

ΤΕΧΝΟΛΟΓΙΚΟ ΕΚΠΑΙΔΕΥΤΙΚΟ ΙΔΡΥΜΑ ΠΕΙΡΑΙΑ

ΤΜΗΜΑ ΜΗΧΑΝΟΛΟΓΙΑΣ



## ΠΤΥΧΙΑΚΗ ΕΡΓΑΣΙΑ

**«ΚΙΝΗΜΑΤΙΚΗ ΤΟΥ ΥΛΙΚΟΥ ΣΗΜΕΙΟΥ ΚΑΙ ΤΟΥ ΣΤΕΡΕΟΥ  
ΣΩΜΑΤΟΣ»**

ΠΑΠΑΧΡΗΣΤΟΥ ΔΗΜΗΤΡΙΟΣ

A.M.:40721

ΠΑΤΙΡΗΣ ΜΑΡΙΝΟΣ

A.M.:37736



**Επιβλέπων Καθηγητής :**

Γιαννακόπουλος Κωνσταντίνος

Καθηγητής Μηχανικής

ΠΕΙΡΑΙΑΣ

ΙΟΥΛΙΟΣ 2015

## ΣΚΟΠΟΣ

Ο σκοπός της παρούσας εργασίας είναι η πλήρης κατανόηση της κίνησης ενός στερεού σώματος. Η μελέτη μας προσανατολίζεται στην πλήρη περιγραφή όλων των εννοιών, στην κινητική των στερεών σωμάτων, στην κίνηση δηλαδή των σωμάτων όπως αυτή προσδιορίζεται από την κατανομή μάζας του σώματος καθώς και των δυνάμεων και ροπών που εφαρμόζονται πάνω του. Το ζήτημα αυτό είναι άμεσα συνδεδεμένο με σημαντικές έννοιες των μαθηματικών και της φυσικής. Έτσι στην παρούσα εργασία έγινε πλήρη μελέτη των περιπτώσεων Euler και Lagrange. Ειδικότερα η εργασία προσανατολίζεται κυρίως στην περιγραφή της κίνησης ενός στερεού σώματος, στην περιστροφή γύρω από έναν άξονα καθώς και στη μεταφορά πάνω σε αυτόν. Επίσης επιτυγχάνεται η κατανόηση της γωνιακής ταχύτητας ενός στερεού σώματος τόσο στο αδρανειακό όσο και στο ενσωματωμένο στο στερεό σώμα σύστημα αναφοράς. Τέλος στην παρούσα εργασία γίνεται εκτενής αναφορά στις έννοιες της ενέργειας, της στροφορμής, της ροπής, καθώς και σε εκφράσεις αυτών των φυσικών μεγεθών.

### ΕΥΧΑΡΙΣΤΙΕΣ

**Θα θέλαμε από κοινού να ευχαριστήσουμε θερμά τον καθηγητή μας, κύριο Γιαννακόπουλο Κωνσταντίνο για την αμέριστη συμπαράσταση και καθοδήγησή του σε όλη τη διάρκεια εκπόνησης της παρούσας εργασίας.**

**Επίσης θα θέλαμε να ευχαριστήσουμε και τις οικογένειές μας για την υποστήριξή τους στο τελευταίο στάδιο της αποφοίτησής μας από το Τμήμα Μηχανολογίας του Τ.Ε.Ι. Πειραιά.**

**ΠΑΠΑΧΡΗΣΤΟΥ ΔΗΜΗΤΡΙΟΣ - ΠΑΤΙΡΗΣ ΜΑΡΙΝΟΣ**

# ΠΕΡΙΕΧΟΜΕΝΑ

## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 1

### ΕΙΣΑΓΩΓΗ

1.1 Κατηγορίες Τομέων Μηχανικής.....	6
1.2 Στατική.....	7
1.3 Δύναμη.....	8
1.4 Η ροπή.....	11
1.5 Συνεπιπεδες συντρεχουσες δυναμεις .....	12
1.6 Συνεπιπεδες τυχαιες δυναμεις .....	14
1.7 Συνεπιπεδες τυχαιες δυναμεις αναλητικη μεθοδος.....	16
1.8 Κεντρα Βαρους –Ισορροπια Ευσταθεια .....	17
1.9 Αξιοματα της δυναμικης .....	18
1.10 Κεντρομολος και φυγοκεντρικη δυναμη .....	20
1.11 Περιστροφικη κινηση στερεου .....	21
1.12 Εργο .....	23
1.13 Ισχυς .....	24

## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 2

### ΚΙΝΗΜΑΤΙΚΗ ΥΛΙΚΩΝ ΣΗΜΕΙΩΝ

2.1 Περιγραφή τής κίνησης .....	25
---------------------------------	----

2.2 Ευθύγραμμη κίνηση υλικού σημείου.....	25
2.3 Επίπεδη καμπυλόγραμμη κίνηση .....	33
2.4 Ορθογώνιες συντεταγμένες ( $x-y$ ).....	36
2.5 Κάθετες και εφαπτομενικές συντεταγμένες ( $n-t$ ) .....	37
2.6 Πολικές συντεταγμένες ( $r-\theta$ ).....	40
2.7 Σχετική κίνηση σε ένα επίπεδο .....	41
2.8 Μεταφερόμενοι άξονες αναφοράς .....	41
2.9 Περιστρεφόμενοι άξονες αναφοράς.....	43
2.10 Καμπυλόγραμμη κίνηση στο χώρο .....	47
2.11 Συστήματα συντεταγμένων .....	48
2.12 Αλλαγή Συντεταγμένων.....	48
2.13 Σχετική κίνησή στον χώρο .....	51

## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 3

### ΚΙΝΗΤΙΚΗ ΥΛΙΚΩΝ ΣΗΜΕΙΩΝ

3.1 Εισαγωγή.....	57
3.2 Εξίσωση της κίνησης .....	60
3.3 Έργο και ενέργεια .....	63
3.4 Δυναμική ενέργεια.....	68
3.5 Διατήρηση της ενέργειας και της ισχύς .....	73
3.6 Ορμή και ώθηση .....	74
3.7 Διατήρηση της ορμής .....	77
3.8 Κρούση .....	79

## **ΚΕΦΑΛΑΙΟ 4**

### **ΚΙΝΗΤΙΚΗ ΣΥΣΤΗΜΑΤΩΝ ΥΛΙΚΩΝ ΣΗΜΕΙΩΝ**

4.1 Εισαγωγή.....	82
4.2 Έργο καί ενέργεια .....	84
4.3 Γραμμική και γωνιακή ορμή .....	87

## **ΚΕΦΑΛΑΙΟ 5**

### **ΚΙΝΙΜΑΤΙΚΗ ΣΕ ΕΠΙΠΕΔΟ ΤΩΝ ΣΤΕΡΕΩΝ ΣΩΜΑΤΩΝ**

5.1 Εισαγωγή.....	88
5.2 Απόλυτη Κίνηση .....	91
5.3 Σχετική κίνηση .....	91

## **ΚΕΦΑΛΑΙΟ 6**

### **ΕΠΙΠΕΔΗ ΚΙΝΗΤΙΚΗ ΑΠΟΛΥΤΑ ΣΤΕΡΕΩΝ ΣΩΜΑΤΩΝ**

6.1 Εισαγωγή.....	95
6.2 Ροπές αδράνειας μάζας ως προς ένα άξονα .....	95
6.3 Μεταφορά αξόνων.....	96
6.4 Δύναμη , Μάζα και Επιτάχυνση.....	96
6.5 Έργο και Ενέργεια.....	98
6.6 Ώθηση και ορμή.....	99

## **ΚΕΦΑΛΑΙΟ 7**

### **ΚΙΝΗΜΑΤΙΚΗ ΣΤΟΝ ΧΩΡΟ ΑΠΟΛΥΤΑ ΣΤΕΡΕΩΝ ΣΩΜΑΤΩΝ**

7.1	
Εισαγωγή.....	102
7.2 Απόλυτη κίνηση.....	103
7.3 Σχετική κίνηση .....	103
7.4 Αρχή των Δυνατων Εργων .....	104
7.5 Μηχανισμοί και Επίλυση Μηχανισμών.....	105

## **ΚΕΦΑΛΑΙΟ 8**

### **ΚΙΝΗΤΙΚΗ ΣΤΟ ΧΩΡΟ ΣΤΕΡΕΩΝ ΣΩΜΑΤΩΝ**

8.1 Στροφορμή .....	107
8.2 Αδρανειακές ιδιότητες .....	110

# ΚΕΦΑΛΑΙΟ 1

## ΕΙΣΑΓΩΓΗ

### 1.1 Κατηγορίες Τομέων Μηχανικής

Η Μηχανική ανήκει στον ευρύτερο τομέα των επιστημών ,τη Φυσική και διαιρείται ως εξής:

1.Κλασσική Μηχανική: Είναι η επιστήμη που θεμελιώθηκε από τον Νεύτωνα και σήμερα αποτελεί την βάση για πολλούς κλάδους της τεχνολογίας. Όμως οι σχέσεις της Κλασσικής Μηχανικής έχουν χρήση μόνο σε μικρές ταχύτητες γιατί, αν τις χρησιμοποιήσουμε σε πολύ ψηλές ταχύτητες (παραπλήσιες της ταχύτητας του φωτός) μας δίνουν λανθασμένα αποτελέσματα.

2.Μηχανική της Σχετικότητας ή Σχετικιστική Μηχανική:Οι θεμελιώδεις σχέσεις της Κλασσικής Μηχανικής αντικαταστάθηκαν από καινούργιες σχέσεις όπου είναι ισοδύναμες μεταξύ τους όταν τις εφαρμόσουμε σε μικρές ταχύτητες, αλλά ταυτόχρονα ισχύουν και σε πολύ ψηλές ταχύτητες (παραπλήσιες της ταχύτητας του φωτός).

3.Κβαντομηχανική:Είναι η μηχανική του μικρόκοσμου του ατόμου ,γιατί αυτήν την περιοχή δεν μπορούμε να την ερμηνεύσουμε με τους δύο προηγούμενους τρόπους (Κλασσική Μηχανική, Μηχανική της Σχετικότητας).

Η Κλασσική Μηχανική διαιρείται ως εξής:

- Θεωρητική Μηχανική
- Εφαρμοσμένη ή Τεχνική Μηχανική.

Επίσης την Μηχανική ανάλογα με το είδος των σωμάτων που εξετάζουμε την χωρίζουμε σε δύο κλάδους:

- τη Μηχανική Στερεών που εξετάζει τα στερεά σώματα,
- τη Μηχανική Ρευστών που εξετάζει τα υγρά και τα αέρια σώματα.

Η Μηχανική Στερεών χωρίζεται σε τρία μέρη:

- τη Στατική που εξετάζει την ισορροπία των σωμάτων όταν πάνω σε αυτά ενεργούν διάφορες δυνάμεις.
- τη Κινηματική που εξετάζει την κίνηση των σωμάτων ,την τροχιά , την ταχύτητα και την επιτάχυνση αλλά δεν ασχολείται με τα αίτια που προκαλούν την κίνηση.
- τη Δυναμική που εξετάζει τις δυνάμεις που προκαλούν τη μεταβολή της κινητικής κατάστασης των σωμάτων δηλαδή τα αίτια.. [1]

## 1.2 Στατική

Η Στατική ασχολείται με τα εξής θεμάτα:

1. Τον προσδιορισμό της συνισταμένης μερικών δυνάμεων.
2. Την αντικατάσταση μιας δύναμης από τις συνιστώσες αυτής.
3. Την εξέταση ισορροπίας μιας κατασκευής.
4. Τον προσδιορισμό των αντιδράσεων που πρέπει να αναπτύξουν τα στηρίγματα μιας κατασκευής.
5. Τον προσδιορισμό των δυνάμεων που αναλαμβάνουν τα διάφορα μέρη μιας κατασκευής.
6. Τον προσδιορισμό του κέντρου βάρους των στοιχείων και ολόκληρης της κατασκευής.
7. Την εξέταση της ευστάθειας και του κινδύνου ανατροπής μιας κατασκευής.

Μέθοδοι Στατικής: Οι μέθοδοι που χρησιμοποιούμε για να λύσουμε προβλήματα που εμφανίζονται στη Στατική είναι οι εξής: [1]

A) Γραφική Μέθοδος: Στην Γραφική Μέθοδο φθάνουμε στη λύση με γραφικές κατασκευές. Για αυτές πρέπει να γνωρίζουμε ορισμένες βασικές αρχές και στοιχειώδεις γνώσεις γραμμικού σχεδίου. [1]

Η γραφική μέθοδος εμφανίζει τα εξής χαρακτηριστικά:

1. Είναι απλή.
2. Είναι παραστατική επειδή η πορεία της λύσης είναι εμφανής και ο κίνδυνος λάθους είναι πολύ μικρός.
3. Είναι κατάλληλη για απλές περιπτώσεις και δεν μπορεί να εφαρμοσθεί σε περίπλοκα προβλήματα.
4. Είναι χρονοβόρα, διότι πρέπει να κάνουμε γραφικές κατασκευές. Όμως σε κάποιες περιπτώσεις είναι ταχύτερη και την προτιμούμε.
5. Τα αποτελέσματα που μας δίνει δεν έχουν μεγάλη ακρίβεια. [1]

B) Αναλυτική Μέθοδος: Στην Αναλυτική Μέθοδο φθάνουμε στη λύση χρησιμοποιώντας ορισμένες βασικές αρχές και μαθηματικές σχέσεις. Για πιο καλή παρακολούθηση της επίλυσης κατασκευάζουμε κάποια σχήματα χωρίς κλίμακα και ακρίβεια.

Η αναλυτική μέθοδος παρουσιάζει τα εξής χαρακτηριστικά:

1. Τα αποτελέσματα που μας δίνει έχουν ακρίβεια.
2. Εφαρμόζεται σε κάθε παρουσιαζόμενο πρόβλημα, ανεξάρτητα της περιπλοκότητας που παρουσιάζει.
3. Είναι σύντομη.
4. Επιδέχεται χρήση ηλεκτρονικού υπολογιστή. [1]



### 1.3 Δύναμη

Με την έννοια δύναμη εννοούμε ένα φυσικό μέγεθος το οποίο γίνεται αντιληπτό από τα αποτελέσματα που προκαλεί και η οποία είναι η αιτία που:

- 1.Αναγκάζει ένα σώμα να κινηθεί.
2. Αναγκάζει ένα σώμα να επιβραδύνει ή να ακινητοποιηθεί.
- 3.Δημιουργεί σε ένα σώμα παραμόρφωση. [1]

Βαρος

Η δύναμη με την οποία το σώμα έλκετο απο τη γη λέγεται βάρος του σώματος .[2]

Τα φυσικά μεγέθη διακρίνονται σε δύο κατηγορίες :

-Βαθμωτά είναι τα φυσικά μεγέθη όπου μπορούμε να τα προσδιορίσουμε με ένα στοιχείο .Αυτά τα μεγέθη είναι το μήκος ,η μάζα,η θερμοκρασία,η επιφάνεια,ο όγκος και άλλα.

-Ανυσματικά ή διανυσματικά είναι τα μεγέθη που για να τα προσδιορίσουμε πρέπει να δώσουμε περισσότερα από ένα χαρακτηριστικά στοιχεία όπως η ταχύτητα,η δύναμη και η επιτάχυνση .Τα μεγέθη αυτά τα παριστάνουμε με ένα διάνυσμα. [1]

Χαρακτηριστικά μιας δύναμης :

A .Γραφικός καθορισμός

Για να προσδιορίσουμε μια δύναμη πρέπει να δώσουμε τα εξής χαρακτηριστικά:

- 1.Το μέγεθος της δύναμης.
- 2.Την ευθεία ενέργειας .Είναι η ευθεία πάνω στην οποία ενεργεί η δύναμη.
- 3.Την φορά προς την οποία ενεργεί.
- 4.Το σημείο εφαρμογής. [1]

B .Αναλυτικός Καθορισμός

Με αυτόν τον τρόπο για να καθορίσουμε μια δύναμη δίνουμε τα εξής στοιχεία:

- 1.Το μέγεθος της δύναμης.
- 2.Τη διεύθυνση της δύναμης. Αυτή ορίζεται με την γωνία  $\alpha$  που πρέπει να στραφεί ο θετικός ημιάξονας X ενός τυχαίου συστήματος συντεταγμένων,αντίθετα από την φορά των δεικτών ενός ρολογιού,μέχρι να συμπέσει με την ευθεία ενέργειας της δύναμης.
- 3.Τη θέση της δύναμης[1]

Μονάδες μέτρησης της δύναμης:

Οι μονάδες μέτρησης για μια δύναμη που χρησιμοποιούνται σήμερα είναι οι εξής:

ΔΙΕΘΝΕΣ ΣΥΣΤΗΜΑ SI	ΤΕΧΝΙΚΟ ΣΥΣΤΗΜΑ	ΑΓΓΛΙΚΟ ΤΕΧΝΙΚΟ ΣΥΣΤΗΜΑ
1 N (ΝΙΟΥΤΟΝ)	1 kp (ΚΙΛΟΠΟΝΤ)	1 lb (ΛΙΜΠΡΑ)

Τα πολλαπλάσια και υποπολλαπλάσια αυτών είναι τα εξής :

ΔΙΕΘΝΕΣ ΣΥΣΤΗΜΑ	ΤΕΧΝΙΚΟ ΣΥΣΤΗΜΑ
1 KN = 1000 N (ΚΙΛΟΝΙΟΥΤΟΝ)	1 P = 1/100 kp (ΠΟΝΤ)
1 MN = 1000 KN (ΜΕΓΑΝΙΟΥΤΟΝ)	1 KP = 1000 P (ΚΙΛΟΠΟΝΤ)
1 GN = 1000MN (ΓΙΓΑΝΙΟΥΤΟΝ)	1 MP = 1000kp (ΜΕΓΑΠΟΝΤ ή ΤΟΝΟΣ)
	1 GP = 1000MP (ΓΙΓΑΠΟΝΤ)

Η συνισταμένη και οι συνιστώσες – Ισορροπία:

Συνισταμένη δύναμη λέγεται η δύναμη η οποία όταν σε ένα σε σώμα ενεργούν κάποιες δυνάμεις δημιουργώντας κάποιο αποτέλεσμα αυτή η δύναμη το δημιουργεί μόνη της. [1]

Συνιστώσες λέγονται οι δυνάμεις που αντικαθιστά η Συνισταμένη δημιουργώντας το ίδιο αποτέλεσμα με αυτές. [1]

Η Συνισταμένη σαν έννοια προέρχεται από την αρχή της επαλληλίας που σημαίνει ότι συνισταμένη είναι η δύναμη που φέρνει αποτέλεσμα ίσο με αυτό με αυτό που προκύπτει από τη διαδοχική επίδραση των συνιστωσών . [1]

Αξίωμα δράσης – αντίδρασης:

Όταν ένα σώμα Α ασκεί μια δύναμη  $F_A$  σε ένα σώμα Β , τότε το σώμα Β ασκεί στο Α ίση και αντίθετη δύναμη  $F_B$ .

Οπότε μπορούμε να διαπιστώσουμε ότι :

1. Στην φύση οι δυνάμεις εμφανίζονται πάντα ανά δύο .Η μία είναι η δράση και η αντίθετη της είναι η αντίδραση.
2. Η δράση και η αντίδραση είναι ίσες αλλά και αντίθετες μεταξύ τους.
3. Η δράση και η αντίδραση είναι ίσες σε μέγεθος αλλά εφαρμόζονται σε διαφορετικά σώματα.
4. Όταν ένα σώμα δεν μπορεί να αναλάβει φορτίο δηλαδή να αντιδράσει ,υποχωρεί από την δράση .

Οι δυνάμεις ταξινομούνται σε δύο μεγάλες κατηγορίες ανάλογα με τον τρόπο που ενεργούν στις κατασκευές ως εξής: [1]

1. Δυνάμεις στον χώρο: Είναι οι δυνάμεις που δρουν σε διαφορετικά επίπεδα του χώρου. [1]

2. Συνεπίπεδες δυνάμεις: Είναι οι δυνάμεις που ενεργούν στο ίδιο επίπεδο .Οι συνεπίπεδες δυνάμεις παρουσιάζονται σε πολλά συστήματα. [1]

A. Συνεπίπεδες συντρέχουσες δυνάμεις :Είναι οι δυνάμεις που ενεργούν σε κοινό σημείο αυτό μπορεί να προκύπτει και μετά από μετάθεση αυτών πάνω στην ευθεία ενέργειάς τους. [1]

B. Συγγραμμικές δυνάμεις:Είναι οι δυνάμεις που έχουν κοινή ευθεία ενέργειας. Αυτές αποτελούν ειδική περίπτωση των συντρεχουσών δυνάμεων, αφού προκύπτουν για  $\alpha=0$  και  $\alpha=180$ . [1]

Γ. Συνεπίπεδες τυχαίες δυνάμεις :Είναι οι δυνάμεις που έχουν τυχαία ευθεία ενέργειας πάνω στο επίπεδο που ενεργούν. [1]

Δ.Συνεπίπεδες παράλληλες δυνάμεις :Είναι ειδική περίπτωση συνεπίπεδων τυχαίων δυνάμεων. [1]

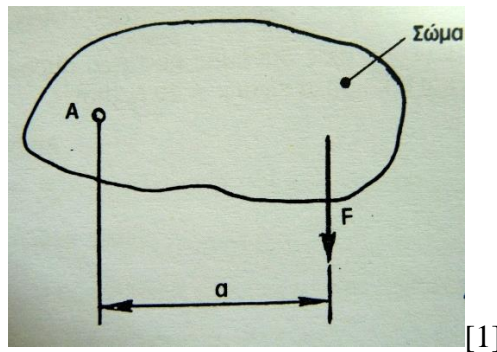
#### 1.4 Η ροπή

Η ροπή είναι η αιτία περιστροφής των σωμάτων,η αιτία ακινητοποίησης στρεφόμενων σωμάτων και η αιτία στρεπτικής παραμόρφωσης των σωμάτων.

Η περιστροφή ενός σώματος δεν εξαρτάται μόνο από το μέγεθος της δύναμης που ενεργεί σε αυτό αλλά και από την απόσταση του σημείου εφαρμογής της δύναμης από το σημείο περιστροφής. Έτσι εμφανίζεται η έννοια της ροπής ,στην οποία συνυπάρχει και η δύναμη που εφαρμόζεται σε ένα σώμα και η απόσταση της δύναμης από το σημείο περιστροφής.. [1]

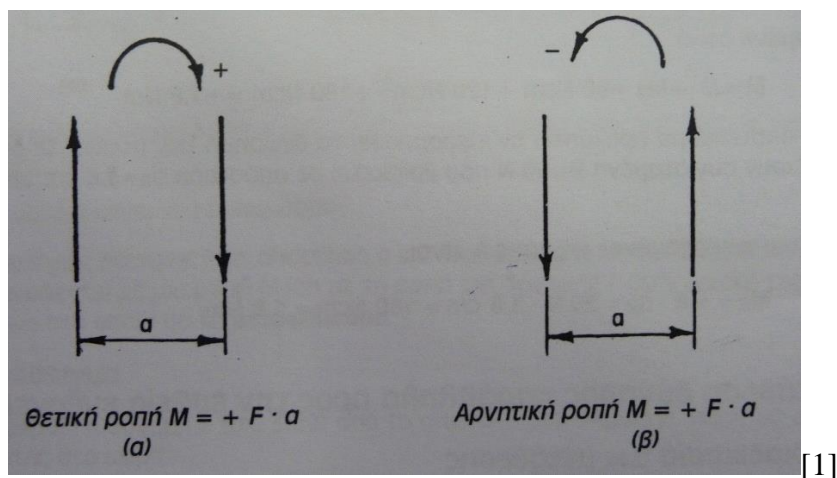
Ροπή δύναμης ως προς ένα σημείο:Όπως η δύναμη έτσι και η ροπή είναι ένα διανυσματικό μέγεθος .Αυτό σημαίνει ότι έχει μέγεθος , ευθεία ενέργειας και φορά.

Το μέγεθος της ροπής:Το μέγεθος της ροπής μια δύναμης  $F$ , ως προς ένα σημείο  $A$ , είναι το γινόμενο της δύναμης  $F$  επί την απόσταση  $a$  που απέχει η δύναμη από το σημείο  $A$ ,δηλαδή :  $M=F \cdot a$ . [1]



Σχήμα 1

Το πρόσημο της ροπής ορίζεται ως εξής :Αν η δύναμη  $F$  που εφαρμόζεται σε ένα σώμα προσπαθεί να το στρέψει δεξιόστροφα τότε κατά σύμβαση η ροπή λαμβάνεται θετική .Στην αντίθετη περίπτωση η ροπή λαμβάνεται αρνητική. [1]



Σχήμα 2

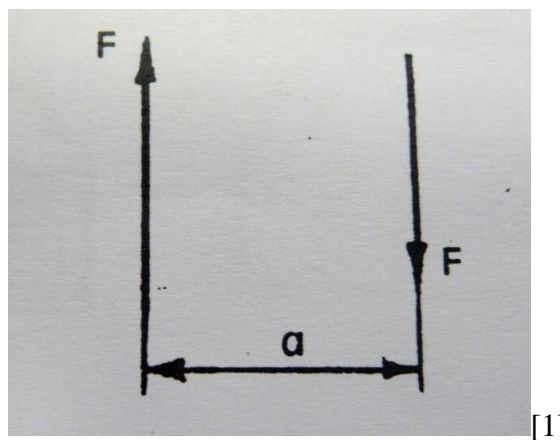
Από τον ορισμό της και τις μονάδες κάθε συστήματος προκύπτει ο πίνακας

Σύστημα μονάδων	$M = F * A$
Διεθνές (S.I)	N m (Νιουτόμετρο)
Τεχνικό Μετρικό	Kp m (Κίλοποντόμετρο)
Τεχνικό Αγγλικό	Lb ft (Ποδόλιμπρο)

Ζεύγος δυνάμεων :Στο παρακάτω σχήμα φαίνονται δύο δυνάμεις ίσες σε μέγεθος , παράλληλες και αντίθετης φοράς. Αυτές οι δυνάμεις λέγονται ζεύγος δυνάμεων.

Ροπή ζεύγους δυνάμεων :Ροπή ενός ζεύγους δυνάμεων λέμε το γινόμενο μιας εκ των δύο ίσων δυνάμεων επί την απόσταση μεταξύ των δυνάμεων. [1]

$$M = F * A$$



Σχήμα 3

Πρόσημο της ροπής:Αν οι δυνάμεις προσπαθούν να περιστρέψουν το σώμα τους δεξιόστροφα,τότε η ροπή του ζεύγους θεωρείται κατά σύμβαση θετική.

Αν όμως οι δυνάμεις προσπαθούν να περιστρέψουν το σώμα τους αντίθετα ,τότε η ροπή του ζεύγους θεωρείται κατά σύμβαση αρνητική.

Το θεώρημα των ροπών: Όταν σε ένα σώμα ενεργούν μερικές δυνάμεις που έχουν ,ως προς ένα σημείο A,αντίστοιχη ροπή,τότε το αλγεβρικό άθροισμα των ροπών είναι ίσο με την ροπή  $M_R$  της συνισταμένης R των πιο πάνω δυνάμεων,ως προς το ίδιο σημείο A :

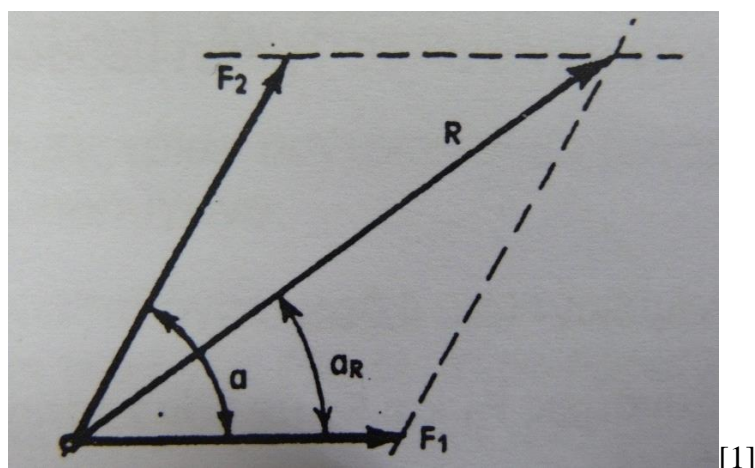
$$M_R = M_1 + M_2 + M_3 + \dots [1]$$

### 1.5 ΣΥΝΕΠΙΠΕΔΕΣ ΣΥΝΤΡΕΧΟΥΣΕΣ ΔΥΝΑΜΕΙΣ- ΓΡΑΦΙΚΗ ΜΕΘΟΔΟΣ

Συντρέχουσες δυνάμεις είναι οι δυνάμεις που ενεργούν στο ίδιο σημείο ενός σώματος ή οι δυνάμεις όπου οι ευθείες ενέργειες αυτών διέρχονται από το ίδιο σημείο.

Υπενθυμίζουμε ότι οι συνεπίπεδες δυνάμεις ενεργούν πάνω στο ίδιο επίπεδο. [1]

Δύο συντρέχουσες δυνάμεις  $F_1$  και  $F_2$  έχουν για συνισταμένη  $R$  την διαγώνιο ενός παραλληλόγραμμου που σχηματίζεται με πλευρές τις δυνάμεις  $F_1$  και  $F_2$ . [1]



Σχήμα 4

### 1.5.1 Σύνθεση δύο συντρεχουσών δυνάμεων με το δυναμοπολύγωνο

Ένας τρόπος σύνθεσης δύο ή και περισσότερων δυνάμεων είναι το δυναμοπολύγωνο. Αυτό προκύπτει από το παραλληλόγραμμο των δυνάμεων και σχηματίζεται ως εξής:

1. Γράφουμε μια ευθεία  $E_1$  παράλληλη προς τη δοθείσα δύναμη  $F_1$  και πάνω σε αυτή λαμβάνουμε μήκος  $AB$ , με βάση την κλίμακα των δυνάμεων, που θα παριστάνει την δύναμη  $F_1$ . [1]
2. Από το τέλος  $B$  της δύναμης  $F_1$  γράφουμε την δύναμη  $F_2$  παράλληλη προς την δοθείσα. Το μήκος  $BD$  παριστάνει την δύναμη  $F_2$  με την κλίμακα των δυνάμεων. [1]
3. Η συνισταμένη είναι το μήκος της ευθείας  $AD$ , που προκύπτει με την ένωση της αρχής  $A$  της πρώτης δύναμης με το τέλος  $D$  της τελευταίας δύναμης. [1]

Μετά από τα παραπάνω μπορούμε να διατυπώσουμε τα εξής συμπεράσματα:

1. Μερικές συντρέχουσες ή συγγραμμικές δυνάμεις ισορροπούν αν έχουν συνισταμένη μηδέν που σημαίνει ότι πρέπει να έχουν δυναμοπολύγωνο κλειστό.
2. Δύο συντρέχουσες δυνάμεις  $F_1$  και  $F_2$  μπορούν να ισορροπήσουν όταν είναι ίσες συγγραμμικές και αντίρροπες.
3. Αν τρεις ή περισσότερες συντρέχουσες δυνάμεις έχουν συνισταμένη, τότε δεν βρίσκονται σε ισορροπία. Το δυναμοπολύγωνο τους είναι ανοικτό. Αυτό σημαίνει πως η αρχή της πρώτης δύναμης και το τέλος της τελευταίας δεν συμπίπτουν.
4. Τρεις ή περισσότερες συντρέχουσες δυνάμεις έχουν συνισταμένη  $R$ , μπορούν να ισορροπήσουν, αν εφαρμοσθεί στο ίδιο σημείο μια ακόμα δύναμη ίση και αντίθετη προς την συνισταμένη  $R$ . [1]

### 1.5.2 Φορείς - Είδη καταπονήσεων φορέων

1. Εφελκυσμός: Ένας φορέας καταπονείται σε εφελκυσμό, όταν ενεργούν σε αυτόν δύο δυνάμεις ίσες και αντίθετης φοράς που ενεργούν πάνω στην ίδια ευθεία ενέργειας και οι οποίες προσπαθούν να τον επιμηκύνουν. [1]

2.Θλίψη:Ένας φορέας καταπονείται σε θλίψη, όταν οι δυνάμεις ίσες και αντίθετης φοράς που ενεργούν πάνω στην ίδια ευθεία ενέργειας και οι οποίες προσπαθούν να του ελαττώσουν το μήκος. [1]

3.Κάμψη :Ένας φορέας καταπονείται σε κάμψη ,όταν ενεργούν πάνω του δυνάμεις κάθετα στον άξονα του και προκαλούν αλλαγή του σχήματος αυτού. [1]

4. Τμήση:Ένας φορέας καταπονείται σε τμήση ,όταν ενεργούν πάνω του δυνάμεις κάθετα στον άξονα όπου είναι αντίρροπες και οι ευθείες ενέργειας αυτών είναι παράλληλες και πολύ κοντά η μία στην άλλη σχεδόν πάν στην ίδια ευθεία ενέργειας.[1]

5 . Διάτμηση:Ένας φορέας καταπονείται σε διάτμηση ,όταν οι δυνάμεις ενεργούν όπως στην τμήση αλλά δεν βρίσκονται σχεδόν πάνω στην ίδια ευθεία .Βρίσκονται σε απόσταση και προκαλούν ολίσθηση των διαδοχικών διατομών . [1]

6. Στρέψη:Ένας φορέας καταπονείται σε στέψη ,όταν ενεργούν σε αυτόν δύο ροπές ίσες και αντίθετης φοράς,αλλά σε διαφορετικό επίπεδο. [1]

7. Λυγισμός :Μια ράβδος καταπονείται σε λυγισμό όταν ενεργούν σε αυτή δυνάμεις όπως στη θλίψη ,αλλά το μήκος της είναι πολύ μεγάλο σε σχέση με το μέγεθος της διατομής. [1]

## 16 ΣΥΝΕΠΙΠΕΔΕΣ ΣΥΝΤΡΕΧΟΥΣΕΣ ΔΥΝΑΜΕΙΣ-ΑΝΑΛΥΤΙΚΗ ΜΕΘΟΔΟΣ

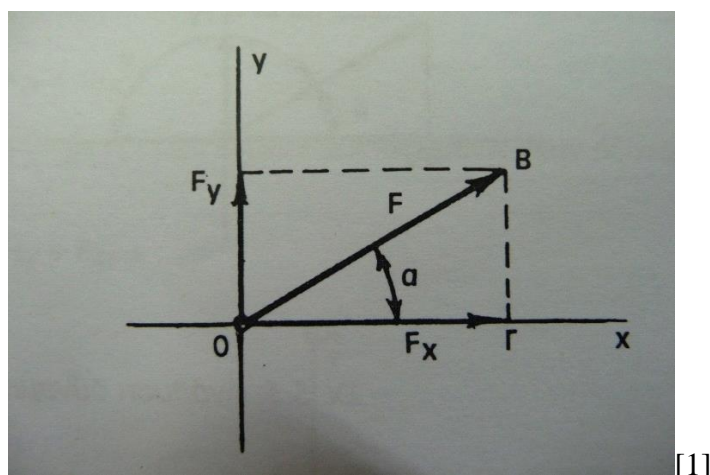
Ανάλυση μιας δύναμης με δύο συνιστώσες: Μια δύναμη F μπορεί να αναλυθεί σε δύο συνιστώσες που θα προκαλούν στο σώμα το ίδιο αποτέλεσμα .

Αυτή η ανάλυση θα γίνει με την βοήθεια τριγωνομετρίας.

Στο σχήμα 1.5 βλέπουμε την δύναμη F που πρέπει να την αναλύσουμε σε δύο συνιστώσες πάνω στους άξονες x και y. Οι συνιστώσες αυτές φαίνεται στο σχήμα και τις υπολογίζουμε ως εξής: [1]

Συνιστώσα πάνω στον άξονα x :  $\sigma\upsilon\upsilon\alpha = \text{ΑΓ} / \text{ΑΒ} \Rightarrow \text{ΑΓ} = \text{ΑΒ} * \sigma\upsilon\upsilon\alpha \Rightarrow F_x = F * \sigma\upsilon\upsilon\alpha$ .

Συνιστώσα πάνω στον άξονα y:  $\eta\mu\alpha = \text{ΒΓ} / \text{ΑΒ} \Rightarrow \text{ΒΓ} = \text{ΑΓ} * \eta\mu\alpha \Rightarrow F_y = F * \eta\mu\alpha$ .



Σχήμα 5

Σύνθεση συντρεχουσών δυνάμεων αναλυτικά

Κάθε δύναμη μπορούμε να την αναλύσουμε σε δύο συνιστώσες. Έτσι αν έχουμε μερικές δυνάμεις  $F_1, F_2, F_3, \dots$  μπορούμε να αναλύσουμε κάθε μια από αυτές σε δύο συνιστώσες. Την  $F_1$  σε  $F_{1x}$  και σε  $F_{1y}$ , την  $F_2$  σε  $F_{2x}$  και  $F_{2y}$ , την  $F_3$  σε  $F_{3x}$  και  $F_{3y}$  κλπ.

Μετά από αυτήν την ανάλυση θα έχουμε μερικές δυνάμεις -συνιστώσες  $F_{1x}, F_{2x}, F_{3x}$  κλπ. στον άξονα  $x$  και μερικές δυνάμεις-συνιστώσες  $F_{1y}, F_{2y}, F_{3y}$  κλπ στον άξονα  $y$ .

Οι δυνάμεις  $F_{1x}, F_{2x}, F_{3x}$  κλπ είναι συγγραμμικές και μας δίνουν συνισταμένη στον άξονα  $x$  το αλγεβρικό άθροισμα:  $\Sigma F_x = F_{1x} + F_{2x} + F_{3x} + \dots$

Οι δυνάμεις  $F_{1y}, F_{2y}, F_{3y}$  κλπ είναι συγγραμμικές και μας δίνουν συνισταμένη στον άξονα  $y$  το αλγεβρικό άθροισμα:  $\Sigma F_y = F_{1y} + F_{2y} + F_{3y} + \dots$

Έτσι οι δυνάμεις  $F_1, F_2, F_3, \dots$  αντικαταστάθηκαν από δύο δυνάμεις  $\Sigma F_x$  και  $\Sigma F_y$  στους άξονες  $x$  και  $y$  αντίστοιχα. Αυτές όμως μπορούν να δώσουν μια συνισταμένη  $R$ . Έτσι τα αθροίσματα  $\Sigma F_x$  και  $\Sigma F_y$  είναι οι συνιστώσες  $R_x$  και  $R_y$  της ζητούμενης συνισταμένης των αρχικών δυνάμεων  $F_1, F_2, F_3, \dots$ .

Επειδή η  $R_x$  και η  $R_y$  σχηματίζουν γωνία  $90^\circ$  μπορούμε να εφαρμόσουμε το πυθαγόρειο θεώρημα:  $R^2 = R_x^2 + R_y^2$ , άρα:

Την γωνία της συνισταμένης  $R$  από τον άξονα  $x$  μπορούμε να την υπολογίσουμε με την χρησιμοποίηση κάποιου τριγωνομετρικού αριθμού. Αν χρησιμοποιήσουμε την εφαπτομένη θα έχουμε:

$$\epsilon\phi\alpha_R = \Sigma y / \Sigma x \Rightarrow \alpha_R = \dots [1]$$

Ισορροπία συντρεχουσών δυνάμεων με την αναλυτική μέθοδο

Μέγεθος και γωνία της συνισταμένης

Όταν έχουμε δύο δυνάμεις μπορούμε να προσδιορίσουμε την συνισταμένη με την χρήση δύο απλών σχέσεων.

Το μέγεθος της συνισταμένης το υπολογίζουμε με την πιο κάτω σχέση, η οποία προκύπτει με εφαρμογή του νόμου συνημιτόνων:

Την γωνία  $\alpha_R$  της συνισταμένης  $R$  από τη δύναμη  $F_1$  την υπολογίζουμε από την σχέση:  $\eta\mu\alpha_R = (F_2 \cdot \eta\mu\alpha) / R$

Ισορροπία συντρεχουσών δυνάμεων με την αναλυτική μέθοδο:

Μερικές συντρέχουσες δυνάμεις ισορροπούν αν έχουν συνισταμένη ίση με το μηδέν, δηλαδή όταν  $R=0$ .

Με την αναλυτική μέθοδο η συνισταμένη είναι:

Η απαίτηση αυτή για να υπάρχει ισορροπία λέγεται συνθήκη ισορροπίας και γράφεται ως εξής:

Για ισορροπία συντρεχουσών δυνάμεων πρέπει:

$$R=0 \Rightarrow \Sigma F_x=0 \ \& \ \Sigma F_y=0. [1]$$

## 1.7 ΣΥΝΕΠΙΠΕΔΕΣ ΤΥΧΑΙΕΣ ΔΥΝΑΜΕΙΣ-ΓΡΑΦΙΚΗ ΜΕΘΟΔΟΣ

Σύνθεση συνεπίπεδων τυχαίων δυνάμεων

Μερικές δυνάμεις μπορούν να αντικατασταθούν από μια συνισταμένη δύναμη που θα προκαλεί το ίδιο αποτέλεσμα που προκαλούσαν οι συνιστώσες. Έτσι μερικές τυχαίες δυνάμεις μπορούν αντικατασταθούν από μια συνισταμένη δύναμη. Προσδιορισμός της συνισταμένης δύναμης σημαίνει να βρεθεί: Το μέγεθος, η φορά και η ευθεία της ενέργειας.

Το μέγεθος και η φορά μπορούν να προσδιοριστούν με το δυναμοπολύγωνο. Η ευθεία ενέργειας βρίσκεται με το σχοινοπολύγωνο. [1]

Ευθεία ενέργειας της συνισταμένης δύναμης:

Για να βρούμε τη θέση της ευθείας ενέργειας της συνισταμένης χρησιμοποιούμε τη μέθοδο του σχοινοπολύγωνου. Για την κατασκευή του σχοινοπολύγωνου ακολουθούμε τα παρακάτω βήματα.

1. Λαμβάνουμε ένα τυχαίο σημείο Π έξω από το δυναμοπολύγωνο που στο εξής θα λέγεται πόλος.

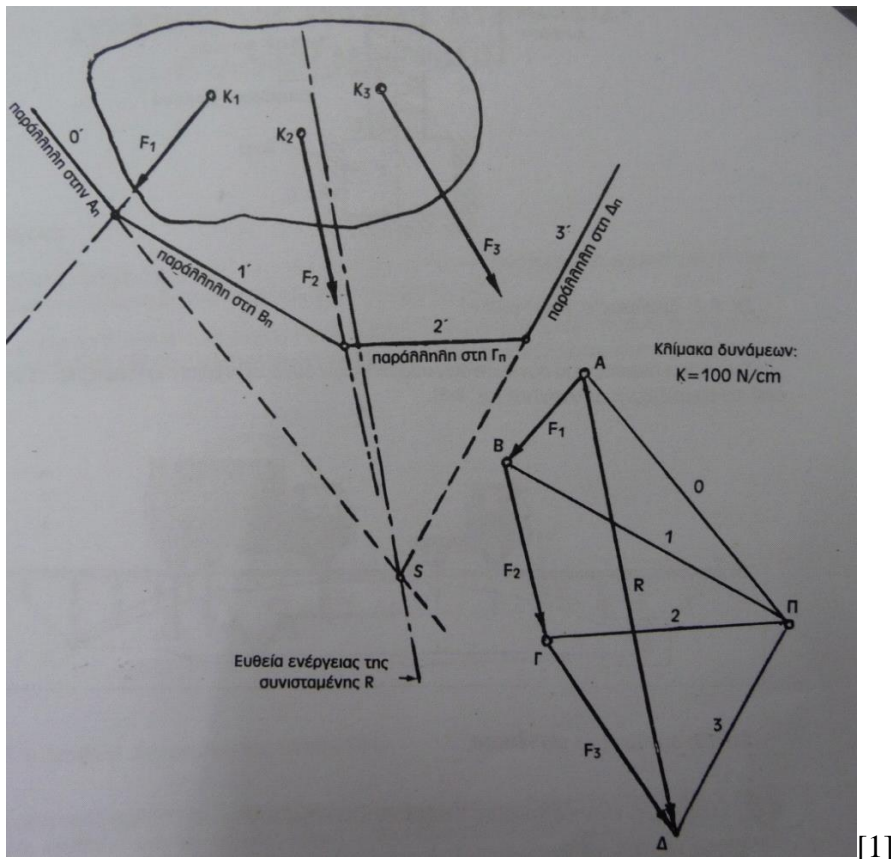
2. Συνδέουμε την αρχή και το τέλος κάθε δύναμης με τον πόλο Π. Αυτές οι γραμμές λέγονται πολικές ακτίνες και τις αριθμίζουμε αρχίζοντας από το μηδέν. Οι πολικές ακτίνες είναι όσες και οι δυνάμεις συν ένα.

3. Το σχοινοπολύγωνο γίνεται πάνω στις ευθείες ενέργειας των δυνάμεων  $F_1, F_2$  και  $F_3$ . Αριστερά της ευθείας ενέργειας της  $F_1$  γράφουμε μια ευθεία  $O$  παράλληλη στην πολική ακτίνα  $O$ . Με τον ίδιο τρόπο γράφουμε μια ευθεία και τις γραμμές  $'1, '2, '3$ , παράλληλες προς τις πολική ακτίνες  $1, 2, 3$  αντίστοιχα.

4. Προεκτείνουμε την πρώτη σχοινική ακτίνα  $O$  και την τελευταία  $'3$ . Αυτές τέμνονται στο σημείο  $S$  από το οποίο διέρχεται και η ευθεία ενέργειας της συνισταμένης  $R$ .

5. Γράφουμε την ευθεία ενέργειας της συνισταμένης  $R$  έτσι, ώστε να διέρχεται από το σημείο  $S$  και να είναι παράλληλη στη γραμμή  $AD$  του δυναμοπολύγωνου, που είμαι το μέγεθος της συνισταμένης. [1]





[1]

Σχήμα 6

### 1.8 ΣΥΝΕΠΙΠΕΔΕΣ ΤΥΧΑΙΕΣ ΔΥΝΑΜΕΙΣ ΑΝΑΛΥΤΙΚΗ ΜΕΘΟΔΟΣ

Σύνθεση συνεπίπεδων τυχαίων δυνάμεων: Γνωρίζουμε ότι μερικές δυνάμεις μπορούν να αντικατασταθούν από μια άλλη δύναμη που επιφέρει το ίδιο αποτέλεσμα με τις συνιστώσες και λέγεται συνισταμένη. Η διαδικασία της αντικατάστασης λέγεται σύνθεση δυνάμεων.

Η σύνθεση συνεπίπεδων δυνάμεων απευτεί τις παρακάτω ενεργούν: 1. Την μεταφορά όλων των τυχαίων δυνάμεων σε ένα κοινό σημείο για να γίνουν συντρέχουσες.

2. Σύνθεση των συντρέχουσών δυνάμεων, δηλαδή προσδιορισμός μιας συνισταμένης δύναμης.

3. Προσδιορισμός της πραγματικής θέσης της συνισταμένης.

Τελικά στο κοινό σημείο που έγινε η μεταφορά θα υπάρχει μια συνισταμένη δύναμη  $R$  και μια ροπή  $M$ .

Η πραγματική θέση της συνισταμένης  $R$  προκύπτει με την παράλληλη μεταφορά αυτής σε τόση απόσταση  $a$ , ώστε:  $M=R \cdot a$ . [1]

1η περίπτωση: Το σώμα θα κάνει σύνθεση κίνηση, δηλαδή θα κάνει ταυτόχρονα και μεταφορική κίνηση και περιστροφική λόγω του ότι το  $R > 0$  και το  $M \neq 0$ .

2η περίπτωση: Όταν  $R > 0$  το σώμα δεν ισορροπεί, αλλά η συνισταμένη περνάει από την αρχή των αξόνων  $O$ . Αυτό φαίνεται από την σχέση:  $a=M/R=0/R=0$

Οπότε το σώμα θα κάνει μεταφορική κίνηση ( $R \neq 0$ ) χωρίς περιστροφή ( $M = 0$ )

3<sup>η</sup> περίπτωση: Όταν  $R=0$  και  $M \neq 0$  το σώμα περιστρέφεται. Η ροπή είναι η αιτία περιστροφής των σωμάτων. Το σύστημα των τυχαίων συνεπίπεδων ισοδυναμεί με ένα ζευγάρι δυνάμεων που έχει ροπή  $M$ , αυτή προέκυψε από την σύνθεση.

4<sup>η</sup> περίπτωση: Εδώ ούτε συνισταμένη  $R$  υπάρχει και ούτε ροπή  $M$ . Οι διάφορες ροπές αλληλοεξουδετερώνονται και έτσι δεν υπάρχει αίτιο για περιστροφή ( $M=0$ ). Αφού δε και  $R=0$  βγαίνει το συμπέρασμα ότι το σώμα ισορροπεί. [1]

Οι πιο πάνω περιπτώσεις φαίνονται στον παρακάτω πίνακα :

Περίπτωση	Αποτέλεσμα της σύνθεσης	Τι θα κάνει το σώμα	Απόσταση $a$ της συνισταμένης από την αρχή των αξόνων
1	$R > 0$ $M \neq 0$	Θα κάνει σύνθετη κίνηση	$a = M/R$
2	$R > 0$ $M = 0$	Θα κάνει μεταφορική	$a = 0$
3	$R = 0$ $M \neq 0$	Θα περιστρέφεται	Δεν υπάρχει συνισταμένη
4	$R = 0$ $M = 0$	Θα ισορροπεί	Δεν υπάρχει συνισταμένη

## 1.9 ΚΕΝΤΡΑ ΒΑΡΟΥΣ-ΙΣΟΡΡΟΠΙΑ-ΕΥΣΤΑΘΕΙΑ

Η δύναμη με την οποία ένα σώμα έλκεται από την γη λέγεται βάρος του σώματος. Η ιδιότητα της γης να έλκει όλα τα υλικά σώματα προς το κέντρο αυτής λέγεται βαρύτητα της γης. Το βάρος του σώματος βρίσκεται από την σχέση :  $G = m \cdot g$ .

Όπου  $m$  = η μάζα του σώματος σε kg.

$g$  = η επιτάχυνση της βαρύτητας σε  $m/s^2$  η οποία είναι  $9.81 m/s^2$ .

$G$  = το βάρος του σώματος σε N.

Το βάρος του σώματος ως δύναμη έχει και σημείο εφαρμογής. Το σημείο αυτό το λέμε κέντρο βάρους. [1]

Το κέντρο βάρους του σώματος είναι το σημείο  $S$  το οποίο παραμένει αμετάβλητο όποια θέση και αν πάρει το σώμα και είναι δυνατόν να βρίσκεται και έξω από το σώμα. Κάθε ευθεία που διέρχεται από το κέντρο βάρους λέγεται κεντροβαρικός άξονας. Η ταχύτητα του κέντρου βάρους είναι σταθερή, όταν στο σύστημα δεν ασκούνται εξωτερικές δυνάμεις. [1]

Θεώρημα Διατηρησης της στροφορμής

Αν η ροπή των εξωτερικών δυνάμεων που ασκούνται σε ένα σύστημα υλικών σημείων είναι μηδενική σω προς κάποιο σταθερό άξονα, τότε η στροφορμή του συστήματος ως προς τον άξονα αυτόν διατηρείται. [3]

### 1.9.1 Κεντροειδές

Όταν ένα σώμα είναι ομογενές , έχει την μορφή πλάκας και σταθερό πάχος σε όλη την επιφάνεια το θεωρούμε ως «υλική επιφάνεια». Το κέντρο μιας τέτοιας επιφάνειας το ονομάζουμε κεντροειδές . Για παράδειγμα, το κεντροειδές μιας πλάκας με ορθογωνική διατομή βρίσκεται στο σημείο των διαγώνιων της . [1]

Ένα σώμα μπορούμε να το θεώρησουμε ως «υλική γραμμή» όταν είναι ομοιογενές ,έχει σχήμα ράβδου και σταθερή διατομή σε όλο το μήκος. Το κέντρο βάρους της υλικής γραμμής ονομάζεται κεντροειδές της γραμμής. [1]

Κεντροειδές απλών επιφανειών

1.Κυκλική επιφάνεια:Το κεντροειδές κυκλικής επιφάνειας βρίσκεται στο κέντρο του κύκλου. [1]

2. Επιφάνεια τετραγώνου, ορθογωνίου και πλάγιου παραλληλόγραμμου:

Το κεντροειδές αυτών των επιφανειών βρίσκεται στην τομή των διαγώνιων αυτών. [1]

Η ταχύτητα του κεντρου βαρους είναι σταθερη όταν στο σώμα δεν ασκούνται σξωτερικες δυναμεις .[5]

3.Τριγωνική επιφάνεια:Το κεντροειδές μιας τριγωνικής επιφάνειας βρίσκεται στην τομή δύο διαμέσων του τριγώνου, δηλαδή στο 1/3 από την βάση. [1]

### 1.9.2 Είδη ισορροπίας

Όταν ένα σώμα ισορροπεί και το απομακρύνουμε από την θέση του ,τότε μπορούν να συμβούν τα εξής:

A) Επαναφορά του σώματος στην αρχική του θέση ισορροπίας.

B) Ανατροπή του σώματος.

Γ) Ισορροπία του σώματος σε μια νέα θέση.

Με βάση αυτό το στοιχείο διακρίνουμε την ισορροπία των σωμάτων στα εξής τρία είδη: [1]

A) Ευσταθής ισορροπία

B) Ασταθής ισορροπία

Γ) Αδιάφορη ισορροπία.

### 1.9.3 Ευστάθεια των κατασκευών

Ροπή ανατροπής:

Ροπή ανατροπής  $M_A$  ονομάζεται η ροπή της δύναμης  $F$  ως προς το σημείο στροφής  $A$  , η οποία είναι :  $M_A=F \cdot h$

Ροπή επαναφοράς :

Ροπή επαναφοράς  $M_E$  είναι η ροπή που αναπτύσσει το βάρος του σώματος  $G$  καθώς η δύναμη  $F$  ενεργεί στο σώμα και προσπαθεί να το ανατρέψει, η οποία είναι :  $M_E=G \cdot e$ [1]

Συντελεστής ασφάλειας από ανατροπή:

Για να μην έχουμε ανατροπή του σώματος πρέπει η ροπή επαναφοράς  $M_E$  να είναι μεγαλύτερη από την ροπή ανατροπής  $M_A$ .

Ο αριθμός που δείχνει πόσες φορές είναι είναι μεγαλύτερη η ροπή επαναφοράς από την ροπή ανατροπής λέγεται συντελεστής ασφάλειας από ανατροπή  $v$ , δηλαδή :  $v = M_E/M_A$ . [1]

### 1.10 ΑΞΙΩΜΑΤΑ ΤΗΣ ΔΥΝΑΜΙΚΗΣ

Οι αρχές του Νεύτωνα είναι θεμελιώδεις και χαρακτηρίζονται ως αξιώματα. Αυτές είναι οι εξής:

1. Αρχή της αδράνειας ή πρώτο αξίωμα
2. Θεμελιώδης νόμος της Μηχανικής ή δεύτερο αξίωμα
3. Αρχή της δράσης – αντίδρασης ή τρίτο αξίωμα [1]

Ομαλή ευθύγραμμη κίνηση:

Ομαλή ευθύγραμμη κίνηση ονομάζεται η κίνηση όπου το κινητό σε ίσους χρόνους διανύει ίσα διαστήματα σε μια ευθύγραμμη τροχία ή αλλιώς το κινητό έχει σταθερή ταχύτητα  $u$  που δίνεται από τη σχέση :  $u = s/t$  [1]

Ομαλά επιταχυνόμενη κίνηση:

Ομαλά επιταχυνόμενη κίνηση ονομάζεται την κίνηση στην οποία η ταχύτητα αυξάνεται ομαλά. Τη σταθερή αύξηση της ταχύτητας στην μονάδα του χρόνου την λέμε επιταχυνόμενη και την συμβολίζουμε με το γράμμα  $\gamma$ .

Οπότε:  $\gamma = \text{Μεταβολή ταχύτητας} / \text{Χρόνος μεταβολής} = \Delta u / \Delta t$ .

Όταν  $u_0 = 0$  τότε :  $u = \gamma * t$

Όταν  $u_0$  διάφορο του μηδενός τότε :  $u = u_0 + \gamma * t$

Το διάστημα που διανύει το κινητό όταν ξεκινάει από την ηρεμία:  $s = 1/2 (\gamma * t^2)$ .

Το διάστημα που διανύει το κινητό όταν έχει αρχική ταχύτητα:  $s = u_0 * t + 1/2 (\gamma * t^2)$ . [1]

Ομαλά επιβραδυνόμενη κίνηση

Ομαλά επιβραδυνόμενη κίνηση ονομάζεται η κίνηση κατά την οποία η ταχύτητα μειώνεται ομαλά. Τη σταθερή μείωση της ταχύτητας στην μονάδα του χρόνου την λέμε επιβράδυνση και την συμβολίζουμε με το γράμμα  $\gamma$ . Την επιβραδυνόμενη μπορούμε να την θεωρήσουμε ως αρνητική επιτάχυνση.

Σε αυτήν την κίνηση έχουμε πάντα αρχική ταχύτητα  $u_0$  και ισχύουν οι παρακάτω σχέσεις :

1. Ταχύτητα  $u$  την χρονική στιγμή  $t$ :  $u = u_0 - \gamma * t$
2. Χρόνος για να μηδενιστεί η ταχύτητα:  $t = u_0 / \gamma$
3. Το διάστημα που διάνυσε την χρονική στιγμή  $t$ :  $s = u_0 * t - 1/2 \gamma * t^2$
4. Το διάστημα που διάνυσε μέχρι να μηδενιστεί η ταχύτητα:  $s = u_0^2 / 2 * \gamma$  [1]

## Πρώτο αξίωμα της Δυναμικής

Το πρώτο αξίωμα της δυναμικής διατυπώνεται ως εξής: Κάθε σώμα στο οποίο δεν ενεργεί εξωτερική δύναμη είτε παραμένει σε ηρεμία είτε κινείται ευθύγραμμα και ομαλά.

Επίσης λόγω του ότι το σώμα εμμένει στην κινητική του κατάσταση αν δεν αναγκασθεί σε αλλαγή αυτής από εξωτερικές δυνάμεις, μπορούμε να το διατυπώσουμε ως εξής: Η κινητική κατάσταση ενός σώματος (ηρεμία ή κίνηση) δεν μπορεί να μεταβληθεί αν δεν επιδράσει σε αυτό κάποια εξωτερική δύναμη. [1]

## Δεύτερο αξίωμα (θεμελιώδης νόμος της Μηχανικής)

Το δεύτερο αξίωμα διατυπώνεται ως εξής :Αν σε ένα υλικό σημείο με μάζα  $m$  ασκήσουμε μια δύναμη  $F$ , τότε αυτό θα αποκτήσει επιτάχυνση  $\gamma$  ανάλογη προς την δύναμη  $F$  που την προκάλεσε. Το αξίωμα αυτό με τον εξής μαθηματικό τρόπο:  $F=m*\gamma$  Αν στο υλικό σημείο ενεργούν περισσότερες δυνάμεις  $F_1, F_2, F_3, \dots$ , τότε ο πιο πάνω θεμελιώδης νόμος γράφεται με τον εξής τρόπο:  $\Sigma F=m*\gamma$

Το  $\Sigma F$  εκφράζει το αλγεβρικό άθροισμα των δυνάμεων που ενεργούν στο υλικό σημείο. Οι δυνάμεις που κινούνται προς την φορά κινήσεως είναι θετικές και αυτές που έχουν αντίθετη φορά είναι αρνητικές. [1]

## Διερεύνηση του θεμελιώδους νόμου της Μηχανικής

Κάνοντας διερεύνηση του θεμελιώδους νόμου της Μηχανικής προκύπτουν τα εξής συμπεράσματα:

- Όταν ένα σώμα κινείται με επιτάχυνση  $\gamma$ , τότε οπωσδήποτε ενεργεί σε αυτό μια δύναμη  $F$ .
- Όταν σε ένα σώμα ενεργεί σταθερή δύναμη  $F$ , τότε αυτό αποκτά σταθερή επιτάχυνση, η οποία είναι ανάλογη της δύναμης  $F$  και αντιστρόφως ανάλογη της μάζας, δηλαδή:  $\gamma = F/m$ .
- Όταν η δύναμη που ενεργεί σε ένα σώμα ( ή η συνισταμένη των δυνάμεων που ενεργούν σε αυτό) είναι μηδέν ( $F=0$ ), τότε η επιτάχυνση του σώματος είναι μηδέν ( $\gamma=0$ ) [1]

## 1.11 ΚΕΝΤΡΟΜΟΛΟΣ ΚΑΙ ΦΥΓΟΚΕΝΤΡΙΚΗ ΔΥΝΑΜΗ

### Ομαλή κυκλική κίνηση

Ομαλή κυκλική κίνηση ενός υλικού σημείου  $A$  ονομάζεται αυτή στην οποία η τροχιά που διαγράφει το υλικό σημείο  $A$  είναι περιφέρεια κύκλου και επιπλέον το μέτρο της περιφερειακής ταχύτητας παραμένει σταθερό. [1]

### Περιφερειακή ταχύτητα

Ισχύουν οι σχέσεις :  $u=\omega*r$  και  $u=2\pi*n*r/60$

Όπου  $u=$  η περιφερειακή ταχύτητα σε  $m/s$ ,

$\omega=$  η γωνιακή ταχύτητα σε  $rad/s$ ,

$r=$  η ακτίνα της κυκλικής σε  $m$ ,

$n=$  ο αριθμός στροφών ανά λεπτό (  $rpm$  ).

Γωνιακή ταχύτητα :  $\omega = 2\pi n/60 = \pi n/30$ .

Κεντρομόλος επιτάχυνση :  $\gamma_k = u^2/r = \omega^2 r$ .

Κεντρομόλος δύναμη: Η Κεντρομόλος δύναμη έχει τα εξής χαρακτηριστικά:

1. Διεύθυνση που συμπίπτει με την ακτίνα της κυκλικής τροχιάς.
2. Φορά προς το κέντρο της κυκλικής τροχιάς.
3. Σημείο εφαρμογής το υλικό σημείο Α.
4. Μέτρο το οποίο προκύπτει σύμφωνα με τον θεμελιώδη νόμο της δυναμικής και είναι :  $F_k = (m \cdot u^2)/r$ .

Επειδή όμως  $u = \omega \cdot r$  θα έχουμε:  $F_k = m \cdot u^2/r = m \cdot \omega^2 \cdot r$

Σε ένα υλικό σημείο με μάζα  $m$  που κινείται ομαλά σε μια περιφέρεια κύκλου αναπτύσσεται μια κεντρομόλος δύναμη  $F_k$  με διεύθυνση την ακτίνα του κύκλου, φορά προς του κύκλου και μέτρο  $F_k = m \cdot u^2/r = m \cdot \omega^2 \cdot r$  [1]

Φυγόκεντρη δύναμη

Η Φυγόκεντρος δύναμη έχει τα εξής χαρακτηριστικά:

1. Διεύθυνση που συμπίπτει με την ακτίνα της κυκλικής τροχιάς , δηλαδή την ίδια διεύθυνση με την κεντρομόλο δύναμη.
2. Φορά αντίθετη από αυτή που έχει η κεντρομόλος δύναμη , δηλαδή από το κέντρο της τροχιάς προς την περιφέρεια.
3. Σημείο εφαρμογής το κέντρο της τροχιάς.
4. Μέτρο ίσο με το μέτρο της κεντρομόλου δύναμης, δηλαδή:  $F_\phi = F_k = m \cdot u^2/r = m \cdot \omega^2 \cdot r$  . [1]

Νόμοι της κεντρομόλου και της φυγόκεντρης δύναμης :

1<sup>ος</sup> νόμος: Η κεντρομόλος δύναμη είναι ανάλογη με την μάζα του υλικού σημείου που εκτελεί ομαλή κυκλική κίνηση.

2<sup>ος</sup> νόμος: Η κεντρομόλος δύναμη είναι ανάλογη με το τετράγωνο της περιφερειακής ταχύτητας  $u$  ή το τετράγωνο της γωνιακής ταχύτητας  $\omega$  του υλικού σημείου που εκτελεί ομαλή κυκλική κίνηση , σε ακτίνα  $r$ .

3<sup>ος</sup> νόμος: Η κεντρομόλος δύναμη που αναπτύσσεται σε ένα υλικό σημείο με μάζα  $m$  και σταθερό αριθμό στροφών  $n$  (σταθερή γωνιακή ταχύτητα  $\omega$ ) είναι ανάλογη με την ακτίνα περιστροφής  $r$ . [1]

Φυγόκεντρη δύναμη :

Η φυγόκεντρη δύναμη αποτελεί την αντιδράση στην κεντρομόλο δύναμη όπως και στην περίπτωση του υλικού σημείου. Επίσης η φυγόκεντρη δύναμη ως αντίδραση ενεργεί σε διαφορετικό σώμα από ότι η κεντρομόλος δύναμη. [1]

## 1.12 ΠΕΡΙΣΤΡΟΦΙΚΗ ΚΙΝΗΣΗ ΣΤΕΡΕΟΥ

### 1.12.1 Ομαλή περιστροφική κίνηση

Στην ομαλή περιστροφική κίνηση το στερεό περιστρέφεται με σταθερή γωνιακή ταχύτητα, δηλαδή με σταθερό αριθμό στροφών  $n$ . Κάθε σημείο του στερεού έχει σταθερή περιφερειακή ταχύτητα  $u$  ανάλογα με την θέση του. Όσο πιο μακριά από τον άξονα είναι το σημείο τόσο μεγαλύτερη είναι και η περιφερειακή ταχύτητα  $u$ , η οποία δίνεται από τον τύπο :

$$u = \omega * r = 2\pi n / 60 * r [1]$$

### 1.12.2 Το πρώτο αξίωμα της δυναμικής για την περιστροφική κίνηση:

Σε κάθε σώμα που μπορεί να περιστραφεί γύρω από άξονα, αν δεν ενεργεί κάποια ροπή ή η συνισταμένη των ροπών που ενεργούν είναι μηδέν, τότε το σώμα είτε παραμένει σε ηρεμία είτε περιστρέφεται ομαλά. [1]

### 1.12.3 Δεύτερο αξίωμα της δυναμικής για την περιστροφική κίνηση:

Όταν σε ένα σώμα που μπορεί να περιστραφεί γύρω από τον άξονα ενεργήσει μία ροπή ή μία συνισταμένη ροπή, τότε το σώμα θα αποκτήσει γωνιακή επιτάχυνση  $\omega'$ , δηλαδή θα εκτελεί επιταχυνόμενη κίνηση.

Η σχέση που ισχύει λέγεται θεμελιώδης εξίσωση της περιστροφικής κίνησης και είναι η εξής:  $M = I * \omega'$

### 1.12.4 Ομαλά μεταβαλλόμενη περιστροφική κίνηση

Ισχύει ότι:  $\omega' = M/I$  από τη σχέση συμπεραίνουμε τα εξής:

α. Η γωνιακή επιτάχυνση που αποκτά ένα περιστρεφόμενο σώμα είναι ανάλογη της ροπής που ενεργεί σε αυτό. Αν η ροπή που ενεργεί είναι σταθερή, τότε η γωνιακή επιτάχυνση θα είναι σταθερή και το σώμα θα εκτελεί ομαλή επιταχυνόμενη κίνηση.

β. Η γωνιακή επιτάχυνση που αποκτά ένα περιστρεφόμενο σώμα από την επίδραση μιας ροπής  $M$  είναι αντιστρόφως ανάλογη της ροπής αδράνειας  $I$  του σώματος, ως προς τον άξονα περιστροφής αυτού. [1]

### 1.12.5 Ροπή αδράνειας

#### 1.12.5.1 Ροπή αδράνειας υλικού σημείου

Ροπή αδράνειας  $I_x$  ενός υλικού σημείου με μάζα  $m$ , ως προς έναν άξονα  $x$  που βρίσκεται σε απόσταση  $r$ , λέμε το γινόμενο της μάζας  $m$  επί το τετράγωνο της απόστασης, δηλαδή:  $I_x = m * r^2$ . [1]

#### 1.12.5.2 Ροπή αδράνειας στερεού σημείου

Ροπή αδράνειας στερεού σημείου είμαι το άθροισμα των ροπών αδράνειας όλων αυτών των σωματιδίων που έχουν μάζες  $m_1, m_2, m_3, \dots$  και απέχουν  $r_1, r_2, r_3, \dots$  από τον άξονα περιστροφής  $x$ , δηλαδή:  $I_x = m_1 * r_1^2 + m_2 * r_2^2 + \dots = \sum m_i * r_i^2$  [1]

#### 1.12.5.3 Ροπή ταλαντώσεως

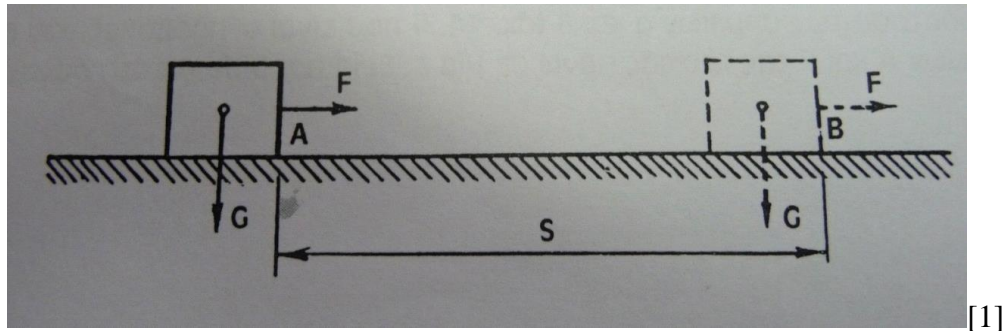
Ισχύει ότι:  $I_{\sigma\phi} = m * R^2 = m * D^2 / 4$

Το γινόμενο  $mD^2$  ονομάζεται ροπή ταλαντώσεως του σφονδύλου ή σφονδύλικη ροπή και έχει διαστάσεις  $Kg * m^2$  [1]

## 1.13 ΕΡΓΟ

### 1.13.1 Έργο σταθερής δύναμης που συμπίπτει με την μετατόπιση

Έργο μιας δύναμης  $F$  με σταθερή ένταση, που μετακινεί το σημείο εφαρμογής της πάνω στην διεύθυνση της, λέμε το γινόμενο της δύναμης  $F$  επί την απόσταση  $s$  που μετακινείται το σημείο εφαρμογής.  $W=F*s$ . [1]



Σχήμα 7

### 1.13.2 Μονάδες έργου

Έργο ενός joule (1J) παράγει μία δύναμη ενός Newton (1N) της οποίας το σημείο εφαρμογής της μετατοπίζεται κατά 1 m.  $W=F*s \Rightarrow 1J=1Nm$

### 1.13.3 Κινητήριο και καταναλισκόμενο έργο

Όταν σε ένα σώμα ενεργεί μία ή περισσότερες δυνάμεις οι οποίες προκαλούν την κίνηση του σώματος ή βοηθούν την κίνηση του, τότε λέμε ότι αυτές οι δυνάμεις παράγουν έργο κινητήριο.

Αντίθετα αν σε ένα σώμα ενεργούν μία ή περισσότερες δυνάμεις οι οποίες προβάλλουν αντίσταση στην κίνηση, τότε το έργο που πράγουν είναι έργο αντιστάσεως ή καταναλισκόμενο έργο. [1]

## 1.14 ΙΣΧΥΣ

### 1.14.1 Ορισμός της ισχύος

Ισχύς μίας δύναμης ή μίας μηχανής ονομάζεται το έργο που παράγεται ή καταναλώνεται σε χρόνο ενός δευτερολέπτου.

Αν  $W$  το έργο που παράγεται ή καταναλώνεται σε χρόνο  $t$ , τότε σύμφωνα με τον πιο πάνω ορισμό η ισχύς  $P$  προκύπτει από την σχέση :  $P=W/t$ [1]

### 1.14.2 Μονάδες μέτρησης ισχύος

Από την παραπάνω σχέση προκύπτει ότι μονάδα μέτρησης της ισχύος είναι το Watt δηλαδή:  $P=W/t \Rightarrow 1W=1J/s$

Επίσης χρησιμοποιείται και ο μετρικός ίππος (PS) ο οποίος ορίζεται ως εξής:  
 $1PS=75Kpm/s$

### 1.14.3 Ισχύς δύναμης με σταθερή ένταση και διεύθυνση που προκαλεί ομαλή ευθύγραμμη κίνηση



Θα εξετάσουμε την περίπτωση όπου σε ένα σώμα ενεργεί μία δύναμη με σταθερή ένταση και διεύθυνση και προκαλεί σε αυτό ομαλή ευθύγραμμη κίνηση στην διεύθυνση της.

Στην περίπτωση αυτή η ταχύτητα  $U$  είναι σταθερή και την υπολογίζουμε από τον γνωστό τύπο:  $U=s/t$

Λόγω του ότι ισχύει ο παραπάνω τύπος η ισχύς είναι:  $P=F*U$ [1]

#### 1.14.4 Ισχύς περιφερειακής δύναμης

Η περιφερειακή δύναμη σε μία στροφή παράγει έργο:

$$W=F*2\pi*r$$

και σε στροφές ανά λεπτό  $W=F*2\pi*n$

Επομένως η ισχύς, που είναι το παραγόμενο έργο ανά δευτερόλεπτο είναι:

$$P=F*2\pi*r*n/60$$

Επειδή το γινόμενο  $F*r$  είναι η ροπή της δύναμης  $F$  ως προς τον άξονα περιστροφής, η ισχύς υπολογίζεται και από την σχέση:  $P=M2\pi*r*n/60$ [1]

#### 1.14.5 Ροπή στρέψεως σώματος με ομαλή περιστροφική κίνηση

Αν ένα σώμα(π.χ. τύμπανο, άξονας, κ.λ.π.) εκτελεί ομαλή περιστροφική κίνηση με αριθμό στροφών ανά λεπτό ή και ισχύ  $P$  σε  $W$ , τότε η ροπή στο σώμα αυτό, σύμφωνα με τις προηγούμενες σχέσεις θα είναι:

$$M=P/\omega=60 P/2\pi*n=9,554P/n [1]$$

## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 2

### ΚΙΝΗΜΑΤΙΚΗ ΥΛΙΚΩΝ ΣΗΜΕΙΩΝ

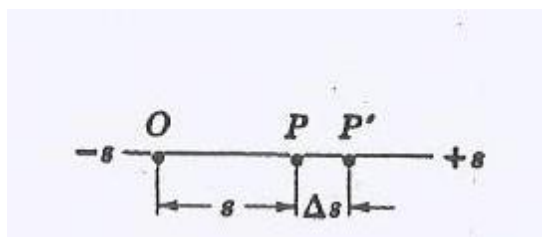
#### 2.1 Περιγραφή τής κίνησης

Η κινηματική μελετάει τη θέση στο χώρο σαν συνάρτηση του χρόνου και συχνά ονομάζεται ‘‘γεωμετρία της κίνησης’’. Ο υπολογισμός των τροχιών αεροσκαφών , πυραύλων και διαστημικών σκαφών και η σχεδίαση έκκεντρων οδοντωτών τροχών και μοχλών που ελέγχουν ή παράγουν τις κινήσεις που θέλουμε , είναι παραδείγματα κινηματικών προβλημάτων . Η κινηματική που μελετάει μόνο την κίνηση , είναι μια απαραίτητη εισαγωγή στην κινητική αφού η ικανότητα περιγραφής μιας κίνησης είναι προαπαιτούμενη για την κατανόηση των σχέσεων μεταξύ δυνάμεων και των κινήσεων που τις ακολουθούν .

Η κίνηση των υ.σ περιγράφεται με τον προσδιορισμό γραμμικών και γωνιακών συντεταγμένων και των παράγωγών τους ως προς το χρόνο . Η κίνηση υ.σ πάνω σε ευθείες λέγεται ευθύγραμμη κίνηση , ενώ η κίνηση πάνω σε καμπύλες λέγεται καμπυλόγραμμη κίνηση . Η καμπύλη τροχιάς μπορεί να είναι δυσδιάστατη ή τρισδιάστατη . Η κινηματική των υ.σ θα αναπτυχθεί σταδιακά, μελετώντας μια, δύο και στο τέλος τρεις συντεταγμένες . [1]

#### 2.2 Ευθύγραμμη κίνηση υλικού σημείου

Θεωρούμε ένα υ.σ  $P$  που κινείται κατά μήκος μιας ευθείας κατά τη διεύθυνση  $s$  (σχ.2). Η θέση του  $P$  σε κάθε χρονική στιγμή  $t$ , μπορεί να προσδιοριστεί από τη μετατόπιση του  $s$ , από κάποιο σταθερό σημείο αναφοράς  $O$  που βρίσκεται πάνω στην ευθεία . Αν το υ.σ κινηθεί κατά ένα διάστημα  $\Delta s$  από το  $P$  στο  $P'$  μέσα στο χρόνο  $\Delta t$ , η μέση ταχύτητά του για το διάστημα είναι  $v_m = \Delta s / \Delta t$ . Όσο το χρονικό διάστημα μικραίνει τείνοντας στο  $0$ , η μέση ταχύτητα τείνει στη στιγμιαία ταχύτητα του  $P$  που είναι  $v = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \Delta s / \Delta t$  [1]



[1]

Σχήμα 2

$$v = \frac{ds}{dt} = \dot{s} \quad (4)$$

Αν η στιγμιαία ταχύτητα του υ.σ αλλάζει από  $u$  που είναι στο  $P$ , σε  $u + \Delta u$  στο  $P'$ , η μέση επιτάχυνση κατά τη διάρκεια του αντίστοιχου χρονικού διαστήματος  $\Delta t$  είναι  $a_m = \Delta u / \Delta t$  και θα είναι θετική ή αρνητική, ανάλογα αν η ταχύτητα αυξάνεται ή μειώνεται. Η στιγμιαία επιτάχυνση  $a$  του υ.σ είναι το μέτρο της μεταβολής της στιγμιαίας ταχύτητας συναρτήσει του χρόνου δηλαδή  $a = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \Delta u / \Delta t$  [1]

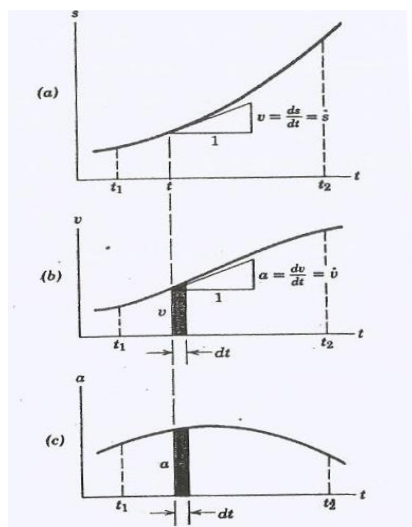
$$a = \frac{du}{dt} = \dot{v} \quad \text{ή} \quad a = \frac{d^2s}{dt^2} = \ddot{s} \quad (5)$$

Απαλείφοντας το χρόνο μεταξύ των εξισώσεων 4 και 5, βρίσκουμε μια διαφορική εξίσωση που σχετίζει τη μετατόπιση, την ταχύτητα και την επιτάχυνση:

$$u du = a ds \quad \text{ή} \quad \dot{s} ds = \ddot{s} ds \quad (6)$$

Οι εξισώσεις 4, 5 και 6 είναι διαφορικές εξισώσεις για την ευθύγραμμη κίνηση ενός υ.σ. Προβλήματα ευθύγραμμης κίνησης που περιέχουν πεπερασμένες μεταβολές μετατοπίσεων και ταχυτήτων λύνονται με την ολοκλήρωση αυτών των βασικών διαφορικών εξισώσεων. Η μετατόπιση  $s$ , η ταχύτητα  $u$  και η επιτάχυνση  $a$  είναι αλγεβρικές ποσότητες, άρα τα πρόσημά τους μπορούν να είναι θετικά και αρνητικά. [1]

Κατά τη λύση πολλών προβλημάτων, είναι χρήσιμο να παραστήσουμε γραφικά τις σχέσεις μεταξύ των  $s, u, a$  και  $t$ . Το σχήμα 3<sup>α</sup> παριστάνει κάθε αυθαίρετη μεταβολή του  $s$  σαν συνάρτηση του χρόνου  $t$ , κατά το χρονικό διάστημα μεταξύ  $t_1$  και  $t_2$



[1]

Σχήμα 3

Η κλίση της καμπύλης σε κάθε χρονική στιγμή  $t$  είναι η ταχύτητα  $u = \dot{s}$  αυτής της στιγμής. Το σχήμα 3 είναι μια σχηματική παράσταση αυτών των κλίσεων και δίνει τη μεταβολή της ταχύτητας  $u$  συναρτήσει του χρόνου  $t$ . Η κλίση της καμπύλης της ταχύτητας σε κάθε χρονική στιγμή είναι η επιτάχυνση  $a = \dot{u}$  αυτής της στιγμής. Το σχήμα ε είναι η παράσταση αυτών των κλίσεων και δίνει τη μεταβολή της επιτάχυνσης  $a$  συναρτήσει του χρόνου  $t$ . [1]

Φαίνεται αμέσως από το σχήμα 3b ότι η επιφάνεια κάτω από την καμπύλη  $u-t$ , κατά την διάρκεια του χρόνου  $dt$  είναι  $u dt$  που από την εξίσωση 4 είναι μετατόπιση  $ds$ . Άρα η μετατόπιση του υ.σ κατά το χρονικό διάστημα από  $t_1$  ως  $t_2$  είναι η αντίστοιχη επιφάνεια κάτω από την καμπύλη, που είναι

$$\int_{s_1}^{s_2} ds = \int_{t_1}^{t_2} u dt \quad \text{ή} \quad s_2 - s_1 = (\text{επιφάνεια κάτω από την καμπύλη } u-t)$$

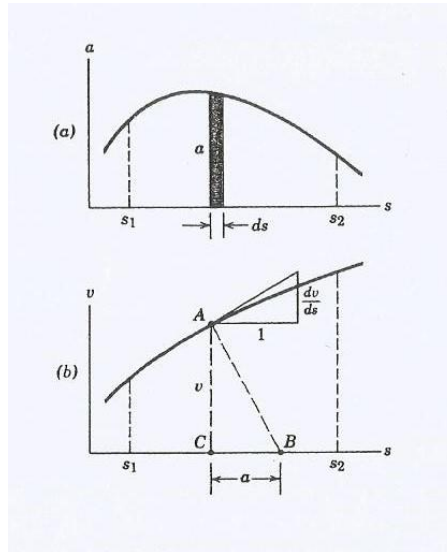
Με τον ίδιο τρόπο, από το σχήμα 3c βλέπουμε ότι η επιφάνεια κάτω από την καμπύλη  $a-t$  κατά τη διάρκεια του χρόνου  $dt$  είναι  $a \cdot dt$ , που από την πρώτη των εξισώσεων 5 είναι  $du$ . Δηλαδή η μεταβολή της ταχύτητας μεταξύ  $t_1$  και  $t_2$  είναι η αντίστοιχη επιφάνεια κάτω από την καμπύλη που είναι

$$\int_{u_1}^{u_2} du = \int_{t_1}^{t_2} a dt \quad \text{ή} \quad u_2 - u_1 = (\text{επιφάνεια κάτω από την καμπύλη } a-t)$$

Σημειώνουμε δυο πρόσθετες γραφικές παραστάσεις. Αν παραστήσουμε με την επιτάχυνση  $a$  σαν συνάρτηση της μετατόπισης  $s$ , (σχ.4a), η επιφάνεια κάτω από την καμπύλη κατά την διάρκεια της μετατόπισης  $ds$  είναι  $a ds$ , που από την εξίσωση 6 είναι  $u du = d(u^2/2)$ . Δηλαδή η επιφάνεια κάτω από την καμπύλη μεταξύ των μετατοπίσεων  $s_1$  και  $s_2$  είναι

$$\int_{u_1}^{u_2} u du = \int_{s_1}^{s_2} a ds \quad \text{ή} \quad \frac{1}{2} (u_2^2 - u_1^2) = (\text{επιφάνεια κάτω από την καμπύλη } a-s)$$

Αν παραστήσουμε την ταχύτητα  $u$  σαν συνάρτηση της μετατόπισης  $s$  (σχ.4b), η κλίση της καμπύλης σε κάθε σημείο  $A$  είναι  $du/ds$ . Φέρνοντας την κάθετο  $AB$  της καμπύλης σε αυτό το σημείο, βλέπουμε από τα όμοια τρίγωνα ότι



Σχημα 4

$\overline{CB}/c = du/ds$ . Άρα από την εξ.6  $\overline{CB} = (ds/du) = a$ , δηλαδή η επιτάχυνση. Είναι απαραίτητο οι άξονες της ταχύτητας και της μετατόπισης να έχουν την ίδια αριθμητική κλίμακα, ώστε η επιτάχυνση που μετράμε στην κλίμακα των μετατοπίσεων σε μέτρα, να παριστάνει την πραγματική επιτάχυνση σε  $m/s^2$ . [1]

Οι γραφικές παραστάσεις που περιγράψαμε, είναι χρήσιμες για να βλέπουμε τις σχέσεις μεταξύ των διαφόρων ποσοτήτων της κίνησης, αλλά και για να βρίσκουμε προσεγγιστικά αποτελέσματα με γραφική ολοκλήρωση ή διαφορίση, όταν η έλλειψη γνώσης της μαθηματικής σχέσης εμποδίζει την έκφραση της σαν σαφή μαθηματική συνάρτηση. Πειραματικές πληροφορίες αναλύονται γραφικά πολύ συχνά. [1]

Οι ποσότητες μετατόπιση, ταχύτητα και επιτάχυνση μπορούν να γραφτούν και σαν διανύσματα. Αν ο άξονας των  $x$  αντικαταστήσει τη διεύθυνση  $s$  και αν  $\vec{i}$  είναι ένα μοναδιαίο διάνυσμα κατά τη θετική φορά πάνω στον  $x$ , τότε οι όροι της κίνησης μπορούν να γραφτούν ως εξής: μετατόπιση  $\vec{s} = \vec{i}x$ , ταχύτητα  $\vec{V} = \vec{i}\dot{x}$  και επιτάχυνση  $\vec{a} = \vec{i}\ddot{x}$ . Για ευθύγραμμη κίνηση, όπου η διεύθυνση της κίνησης είναι γνωστή κατά μήκος μιας ευθείας γραμμής δεν χρειάζεται η έκφραση των πιο πάνω ποσοτήτων με διανύσματα. Η μονόμετρη αλγεβρική τους έκφραση αρκεί. Η φορά της ποσότητας προσδιορίζεται από το αλγεβρικό τους σημείο. [1]

Αν γνωρίζουμε τη μετατόπιση  $s$  για όλες τις τιμές του χρόνου  $t$ , βρίσκουμε την ταχύτητα  $u$  και την επιτάχυνση  $a$  παραγωγίζοντας διαδοχικά ως προς το χρόνο. Όμως σε πολλά προβλήματα, η συναρτησιακή σχέση μεταξύ μετατόπισης και χρόνου είναι άγνωστη και πρέπει να προσδιοριστεί με διαδοχικές ολοκληρώσεις από την επιτάχυνση. Η επιτάχυνση προσδιορίζεται από τις δυνάμεις και τις ροπές που

εξασκούνται στα κινούμενα σώματα και υπολογίζεται από τις εξισώσεις της κινητικής που θα συζητηθεί παρακάτω. Ανάλογα με τη φύση των δυνάμεων και των ροπών, η επιτάχυνση προσδιορίζεται σε συνάρτηση του χρόνου, της ταχύτητας ή της μετατόπισης της ολοκλήρωσης της διαφορικής εξίσωσης σε κάθε περίπτωση φαίνεται πιο κάτω. [1]

#### Σταθερή επιτάχυνση

Όταν το  $a$  είναι σταθερό η πρώτη από τις εξισώσεις 5,6 μπορούν να ολοκληρωθούν απ' ευθείας. Για απλούστευση με  $s=0, u=u_1$  και  $t=0$  στην αρχή του διαστήματος, για πάροδο  $t$  οι ολοκληρωμένες εξισώσεις γίνονται

$$\int_{u_1}^u du = a \int_0^t dt \quad \text{ή} \quad u = u_1 + at$$

$$\int_{u_1}^u u du = a \int_0^s ds \quad \text{ή} \quad u^2 = u_1^2 + 2as$$

Αν αντικαταστήσουμε την ολοκληρωμένη έκφραση του  $u$  στην εξίσωση 4 και ολοκληρώσουμε ως προς  $t$  έχουμε

$$\int_0^s ds = \int_0^t (u_1 + at) dt \quad \text{ή} \quad s = u_1 t + \frac{1}{2} at^2$$

Αυτές οι σχέσεις ισχύουν μόνο για την περίπτωση σταθερής επιτάχυνσης. Τα όρια ολοκλήρωσης εξαρτώνται από την αρχική και τελική κατάσταση και για ένα δοσμένο πρόβλημα μπορεί να είναι διαφορετικά από αυτά που χρησιμοποιήθηκαν εδώ. Για παράδειγμα, μπορεί να βολέψει περισσότερο να αρχίσουμε την ολοκλήρωση από κάποιο προσδιορισμένο χρόνο  $t_1$  η αρχική μετατόπιση  $s_1$ . [1]

Η επιτάχυνση δοσμένη σε συνάρτηση του χρόνου  $a=f(t)$ .

Αντικαθιστώντας τη συνάρτηση στην πρώτη από τις εξισώσεις 5 έχουμε  $f(t)=du/dt$ , οπότε η ταχύτητα βρίσκεται με άμεση ολοκλήρωση:

$$\int_{u_1}^u du = \int_0^t f(t) dt \quad \text{ή} \quad u = u_1 + \int_0^t f(t) dt$$

Από αυτή την ολοκληρωμένη έκφραση της ταχύτητας συναρτήσει του  $t$  βρίσκουμε τη μετατόπιση  $s$  ολοκληρώνοντας την εξ.4 που γίνεται:

$$s = \int_0^g ds = \int_0^t u dt$$

Αν χρησιμοποιήσουμε αόριστο ολοκλήρωμα ,πρέπει να βρούμε τις οριακές συνθήκες για να υπολογίσουμε τις σταθερές της ολοκλήρωσης .Τα αποτελέσματα όμως θα βγούν ίδια με εκείνα που βγαίνουν όταν χρησιμοποιούμε ορισμένο ολοκλήρωμα .

Αν θέλουμε μπορούμε να βρούμε τη μετατόπιση  $s$  λύνοντας τη β' βαθμού διαφορική εξίσωση  $s=f(t)$  ,που βρίσκεται αν αντικαταστήσουμε την  $f(t)$  στη δεύτερη απο τις εξ.5. [1]

Η επιτάχυνση δοσμένη σαν συνάρτηση της ταχύτητας  $a=f(u)$

Αντικαθιστώντας τη συνάρτηση στην πρώτη δοσμένη απο τις εξ.5 έχουμε  $f(u)=du/dt$  που ολοκληρώνεται ως εξης :

$$\int_0^t dt = \int_{u_1}^u \frac{du}{f(u)}$$

Απο την προηγούμενη σχέση βρίσκουμε την  $u$  σε σχέση με το  $t$  .Μετά όπως πριν ,ολοκληρώνοντας τη  $u$  ως προς  $t$  βρίσκουμε τη μετατόπιση  $s$ . [1]

Επίσης μπορούμε να αντικαταστήσουμε την επιτάχυνση στην εξ.6 και να ολοκληρώσουμε οπότε

$$\int_{u_1}^u \frac{u du}{f(u)} \int_0^s ds = s$$

Η επιτάχυνση δοσμένη σαν συνάρτηση της μετατόπισης  $a=f(s)$

Αντικαθιστώντας τη συνάρτηση στην εξ.6 και ολοκληρώνοντας έχουμε :

$$\int_{u_1}^u u du = \int_0^g f(s) ds \quad \text{ή} \quad u^2 = u_1^2 + 2 \int_0^g f(s) ds$$

Αντικαθιστώντας τώρα το  $ds/dt$  αντί  $u$   $s$  σε αυτή την ολοκληρωμένη εξίσωση ,βρίσκουμε μια εξίσωση που μπορούμε να ολοκληρώσουμε για να βρούμε το  $s$  σε συνάρτηση του  $t$ .

Σε κάθε μια απο τις προηγούμενες περιπτώσεις όπου η επιτάχυνση διαφέρει ανάλογα με κάποια συναρτησιακή σχέση ,η δυνατότητα επίλυσης των εξισώσεων με άμεση μαθηματική ολοκλήρωση εξαρτάται απο τη μορφή της συνάρτησης .Σε περιπτώσεις που η ολοκλήρωση είναι πολύ δύσκολη, μπορούμε να την κάνουμε γραφικά ,αριθμητικά ή ακόμα και με υπολογιστή. [1]

## Γωνιακή κίνηση μιας γραμμής

Παραπάνω αναλύθηκε η ευθύγραμμη μετατόπιση και οι παράγωγοι της ως προς το χρόνο. Μια δεύτερη ποσότητα που χρησιμοποιείται στην κινηματική είναι η γωνιακή μετατόπιση. Σε αυτή την παράγραφο θα αναπτυχθεί η γωνιακή κίνηση μιας γραμμής, όταν αυτή γίνεται πάνω σε ένα ορισμένο επίπεδο. Το σχήμα 5 δείχνει δύο παραδείγματα, όπου η θέση σε ένα επίπεδο περιγράφεται με γωνιακές μετρήσεις. Στο σχήμα 5<sup>α</sup> η θέση του υ.σ P που κινείται κατά μήκος ορισμένου δρόμου, στο επίπεδο χ-ψ μπορεί να προσδιοριστεί από την γωνία θ που σχηματίζεται από τη γραμμή OA και τον άξονα των χ. Στο σχήμα 5b η γωνία θ από τον άξονα αναφοράς μέχρι την γραμμή AB που μπορεί να χρησιμοποιηθεί για να περιγράψει τη γωνιακή θέση του κύκλου. Σημειώνουμε ότι η γωνιακή θέση μιας γραμμής δεν απαιτεί την ύπαρξη ενός ορισμένου σημείου πάνω στην γραμμή, περί το οποίο γίνεται η περιστροφή. [1]

Γενικά λοιπόν, για την γραμμή AB του σχ.5c που έχει περιοριστεί να κινείται στο επίπεδο του σχήματος, η γωνιακή μετατόπιση της γραμμής ως προς μια σταθερή διεύθυνση αναφοράς, είναι η γωνία θ. Για τις περιπτώσεις που εξετάζουμε, η γωνιακή μετατόπιση είναι θετική κατά την αντίθετη φορά των δεικτών του ρολογιού. Η εκλογή του άξονα αναφοράς και της φοράς των θετικών μετρήσεων είναι τελείως αυθαίρετη. [1]

Η γωνιακή κίνηση μιας γραμμής εξαρτάται μόνο από τη γωνιακή της συνιστώσας και των παραγώγων ως προς το χρόνο της συνιστώσας αυτής. Η κεντρική γραμμή AB του συνδέσμου στο σχ.6 για παράδειγμα, δεν έχει γωνιακή κίνηση κατά τη διάρκεια της περιστροφής των 01A και 02B αφού δεν υπάρχει μεταβολή της γωνίας που σχηματίζει η AB ως προς ένα σταθερό άξονα αναφοράς, όπως είναι η 0102. Ακόμα πρέπει να σημειωθεί ότι ένα σημείο ή ένα υ.σ δεν μπορεί να έχει γωνιακή κίνηση, γιατί αυτή συνδέεται μόνο με τη γωνιακή κίνηση μιας γραμμής. [1]

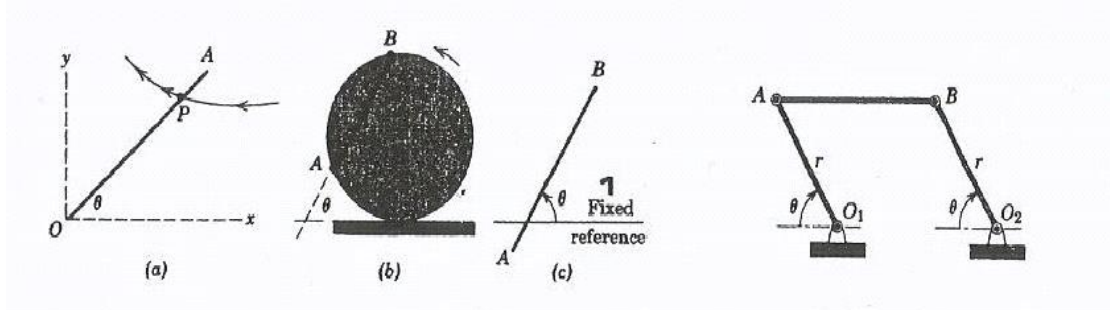
Η γωνιακή ταχύτητα  $\omega$  και η γωνιακή επιτάχυνση  $\alpha$  μια γραμμής, είναι αντίστοιχα, η πρώτη και η δεύτερη παράγωγος της γωνιακής μετατόπισης θ. Αυτοί οι ορισμοί δίνουν:

$$\begin{aligned}\omega &= \frac{d\theta}{dt} = \dot{\theta} \\ \alpha &= \frac{d\omega}{dt} = \dot{\omega} \quad \text{ή} \quad \alpha = \frac{d^2\theta}{dt^2} = \ddot{\theta} \\ \omega d\omega &= \alpha d\theta \quad \text{ή} \quad \dot{\theta} d\dot{\theta} = \ddot{\theta} d\theta\end{aligned} \quad (7)$$

Η τρίτη σχέση λαμβάνεται αν απαλείψουμε το dt από τις δυο πρώτες. Σε κάθε μια από αυτές τις σχέσεις η θετική φορά για το  $\omega$  και το  $\alpha$ , κατά τη φορά των δεικτών του ρολογιού η αντίθετη είναι η ίδια με αυτήν που διαλέχτηκε για το  $\theta$ . οι εξισώσεις 7



είναι ανάλογες με τις εξισώσεις 4,5 και 6 που περιγράφουν την ευθύγραμμη κίνηση στην παράγραφο 10 για την ευθύγραμμη κίνηση, μπορούν να εφαρμοστούν και στην περιστροφή σε ένα επίπεδο αν οι γραμμικές ποσότητες  $s, u$  και  $a$  αντικατασταθούν αντίστοιχα από τις γωνιακές ποσότητες  $\theta, \omega$  και  $\alpha$ . [1]



[1]

Σχημα 11

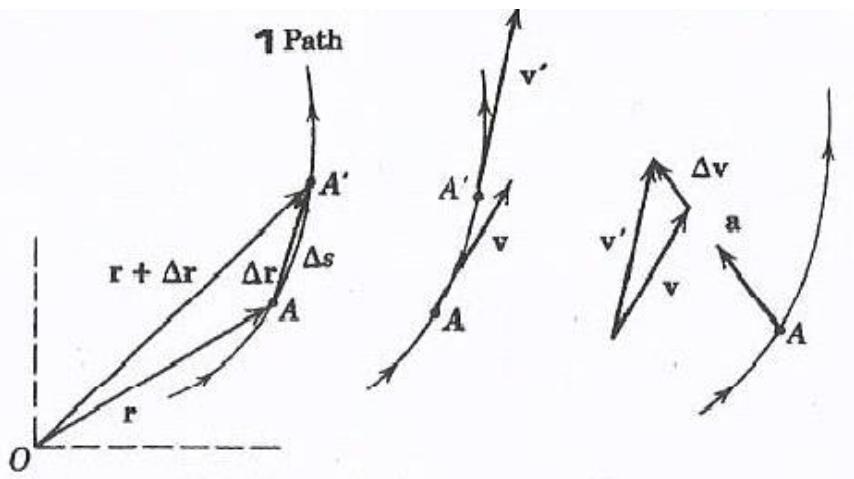
### 2.3 Επίπεδη καμπυλόγραμμη κίνηση

Η κίνηση ενός υ.σ κατά μήκος μιας γραμμής που βρίσκεται πάνω σε ένα μόνο επίπεδο, λέγεται επίπεδη καμπυλόγραμμη κίνηση. Η πλειοψηφία των κινήσεων σημείων η υ.σ που συναντάμε στα προβλήματα του μηχανικού είναι αυτού του τύπου. Θεωρήστε ένα υ.σ που κινείται πάνω στην επίπεδη καμπύλη του σχ.8. Στη θέση της A το υ.σ προσδιορίζεται από το διάνυσμα θέσης  $r$ , που μετριέται από μια σταθερή αρχή O και στο A από το διάνυσμα  $r + \Delta r$ . Η διανυσματική μεταβολή θέσης λέγεται μετατόπιση  $\Delta r$  και είναι ανεξάρτητη από την εκλογή της αρχής O. Η απόσταση που πραγματικά διανύεται είναι το μονόμετρο μήκος  $\Delta s$  που μετριέται κατά μήκος της τροχιάς. Αν το διάστημα τείνει στο μηδέν, η απόσταση  $\Delta s$  μπορεί να γραφτεί σαν το διαφορικό  $ds$  που το όριο ισούται με το μέτρο της αντίστοιχης διαφορικής μετατόπισης  $dr$ . [1]

Η μέση ταχύτητα του υ.σ από το A στο A' ορίζεται ως

$$v = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta r}{\Delta t} = \frac{dr}{dt} = \dot{r}$$

Πρέπει να σημειωθεί ότι το διάνυσμα  $\dot{r}$  είναι η ταχύτητα εφαπτομένη στην τροχιά, ενώ το  $\dot{r}$  είναι μονόμετρο μέγεθος και αντιπροσωπεύει το ρυθμό με τον οποίο μεταβάλλεται με το χρόνο, το μήκος ή το μέτρο του  $r$ . Το μέτρο της ταχύτητας είναι  $\dot{s} = |\dot{r}|$ . [1]

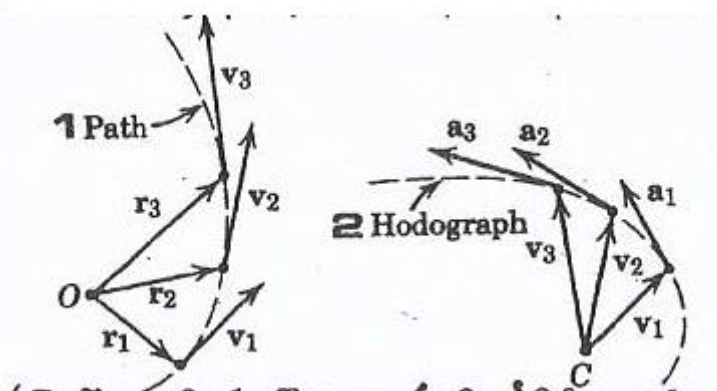


Σχημα 12

Κατά την κίνηση αοι ο Α στο Α' η ταχύτητα μεταβάλλεται απο το v σε v' κατα την ποσότητα Δv όπως φαίνεται στο σχ.8. Η μέση επιτάχυνση του v.σ μεταξύ Α και Α' είναι Δv/Δt. Στη γενική περίπτωση το Δv δεν είναι ούτε εφαπτόμενο ούτε κάθετο στην τροχιά. Όσο το διάστημα μικραίνει, το Δv πλησιάζει τη διεύθυνση της στιγμιαίας επιτάχυνσης a που ορίζεται απο τη σχέση

$$a = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta v}{\Delta t} = \frac{dv}{dt} = \dot{v} = \ddot{r}$$

Στο σχ.9 φαίνονται τρεις αυθαίρετες θέσεις του v.σ πάνω στην τροχιά του και τα αντίστοιχα διανύσματα της ταχύτητας και της επιτάχυνσης. Σε κάθε διάνυσμα θέσης αντιστοιχεί ένα διάνυσμα ταχύτητας εφαπτόμενο στην τροχιά σύμφωνα με τη σχέση  $v = \dot{r}$ . Αν τώρα σχεδιάσουμε αυτά τα τρία διανύσματα της ταχύτητας αρχίζοντας απο το ίδιο αυθαίρετο σημείο ψ, σχηματίζεται απο τα τέλη τους μια καμπύλη, που λέγεται οδογράφος της κίνησης. Οι παράγωγοι αυτών των διανυσμάτων ταχύτητας, θα είναι τα διανύσματα της επιτάχυνσης  $a = \dot{v}$  και είναι εφαπτόμενα στην οδογράφο. Φαίνεται καθαρά οτι η επιτάχυνση με την ταχύτητα έχουν την ίδια σχέση που είχε η ταχύτητα με το διάνυσμα θέσης. [1]



[1]

Σχημα 13

Το γεωμετρικό πορτραίτο των παραγώγων του διανύσματος θέσης  $r$  και του διανύσματος της ταχύτητας  $v$  του σχ.8, μπορεί να χρησιμοποιηθεί για να περιγράψει την παράγωγο οποιασδήποτε διανυσματικής ποσότητας  $z$  προς  $t$  ή ως προς οποιαδήποτε μεταβλητή. Μετά την εισαγωγή που κάναμε για την παράγωγο ενός διαστήματος, στους ορισμούς της ταχύτητας και της επιτάχυνσης είναι απαραίτητο σε αυτό το σημείο να θέσουμε τους κανόνες που διέπουν την παραγωγήση διανυσματικών ποσοτήτων. Αυτοί οι κανόνες είναι ίδιοι με εκείνους της παραγωγήσης μονόμετρων μεγεθών, εκτός από την περίπτωση του εξωτερικού γινόμενου, όπου δεν μπορούμε να αλλάξουμε τη σειρά των όρων. [1]

Υπάρχουν τρία διαφορετικά συστήματα συντεταγμένων, που συνήθως χρησιμοποιούνται για να περιγράψουν την επίπεδη καμπυλόγραμμη κίνηση ενός υ.σ. Από τη μελέτη των συστημάτων αυτών θα μάθουμε να διαλέγουμε ποιο είναι το κατάλληλο για κάθε δοσμένο πρόβλημα. Η εκλογή αυτή εξαρτάται από το είδος της κίνησης ή από τον τρόπο που δίνονται οι πληροφορίες. Τώρα θα εξετάσουμε χωριστά κάθε ένα από τα τρία συστήματα. [1]

#### 2.4 Ορθογώνιες συντεταγμένες ( $x$ - $y$ )

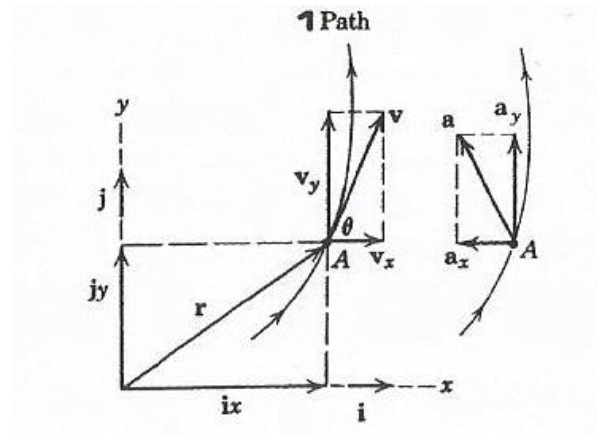
Αυτό το σύστημα αναφοράς είναι ιδιαίτερα χρήσιμο για κινήσεις όπου οι συνιστώσες της επιτάχυνσης στους άξονες  $x$  και  $y$ , παράγονται ή προσδιορίζονται ανεξάρτητα. Στην περίπτωση αυτή η καμπυλόγραμμη κίνηση λαμβάνεται συνδιάζοντας τις αντίστοιχες συνιστώσες της κίνησης. Το διάνυσμα θέσης  $r$ , η ταχύτητα  $v$  και η επιτάχυνση  $a$  του υ.σ στο σχ.8 μπορούν να γραφτούν σε συναρτήσεις των συνιστωσών τους ως προς τους άξονες  $x, y$  με τη βοήθεια των μοναδιαίων διανυσμάτων  $i$  και  $j$ . [1]

$$\begin{aligned} r &= ix + jy \\ v = \dot{r} &= i\dot{x} + j\dot{y} \\ a = \dot{v} = \ddot{r} &= i\ddot{x} + j\ddot{y} \end{aligned} \quad (8)$$

όπως φαίνεται και στο σχ.10 όπου τα μέτρα των συνιστωσών της ταχύτητας και της επιτάχυνσης είναι  $u_x = \dot{x}, u_y = \dot{y}$ , και  $a_x = \ddot{x}, a_y = \ddot{y}$  (όπως φαίνεται σε αυτό το σχήμα το  $a_x$  κατευθύνεται προς τα αριστερά, άρα το  $\dot{x}$ , είναι αρνητικός αριθμός). Η διεύθυνση της ταχύτητας είναι πάντα κατά μήκος της τροχιάς και από το σχήμα φαίνεται ότι ισχύουν οι σχέσεις :

$$u^2 = u_x^2 + u_y^2 \quad \text{και} \quad \epsilon\phi\theta = \frac{u_y}{u_x}$$

Τα μοναδιαία διανύσματα  $i$  και  $j$  δεν έχουν χρονικές παραγώγους, αφού και οι διευθύνσεις τους και τα μέτρα τους είναι σταθερά. Η ολοκλήρωση των συνιστωσών της επιτάχυνσης δυο φορές ως προς το χρόνο δίνει τις αντίστοιχες συνιστώσες της μετατόπισης συναρτήσει του χρόνου,  $x=f_1(t)$  και  $y=f_2(t)$ . Η απαλοιφή του  $t$  από αυτές τις δύο κινήσεις σε ορθογώνιες συντεταγμένες, δεν είναι τίποτε άλλο από την υπέρθεση των συντεταγμένων δυο ταυτόχρονων ευθύγραμμων κινήσεων, μιας κατά τον άξονα  $x$  και μιας κατά τον  $y$ . [1]



[1]

Σχημα 14

## 2.5 Κάθετες και εφαπτομενικές συντεταγμένες (n-t)

Αυτές οι συντεταγμένες των διανυσμάτων της κίνησης, που βρίσκονται κατά μήκος της εφαπτομένης  $t$  και της κάθετης  $n$  στην καμπύλη τροχιά στη στιγμιαία θέση του υ.σ (σχ. 11 α), δίνουν την πιο συνηθισμένη και χρήσιμη περιγραφή της καμπυλόγραμμης κίνησης. Η θετική φορά του  $n$  λαμβάνεται προς το κέντρο καμπυλότητας  $\theta$  της τροχιάς. [1]

Η ταχύτητα  $v$  ενός υ.σ κατά μήκος της τροχιάς έχει μέτρο :

$$U = \dot{s} = \frac{ds}{dt} = \rho \frac{d\theta}{dt} = \rho \dot{\theta} \quad (9)$$

Όπου  $\rho$  είναι η ακτίνα καμπυλότητας της τροχιάς στη θεωρούμενη θέση. Μεταξύ των  $A$  και  $A'$  η διανυσματική αλλαγή της ταχύτητας, που φαίνεται στο σχ. 11 β, είναι

$$Dv = dv_n + dv_t \quad (10)$$

Όπου, η ως προς  $n$  συνιστώσα, οφείλεται στη μεταβολή της διεύθυνσης του  $v$  και έχει μέτρο  $|dv_n|=u d\theta$ , και η προς  $t$  συνιστώσα, οφείλεται στην αλλαγή του μέτρου του  $v$  και είναι  $|dv_t|=d(\rho\dot{\theta})$ . Πρέπει να σημειωθεί ότι το μέτρο  $dv$  της διαφορικής μεταβολής του διανύσματος  $v$ , δεν είναι το ίδιο με τη διαφορική μεταβολή  $du$  του μέτρου του  $v$ . Με άλλα λόγια, για ένα διάνυσμα που αλλάζει διεύθυνση, το μέτρο της παραγώγου διαφέρει από την παράγωγο του μέτρου. [1]

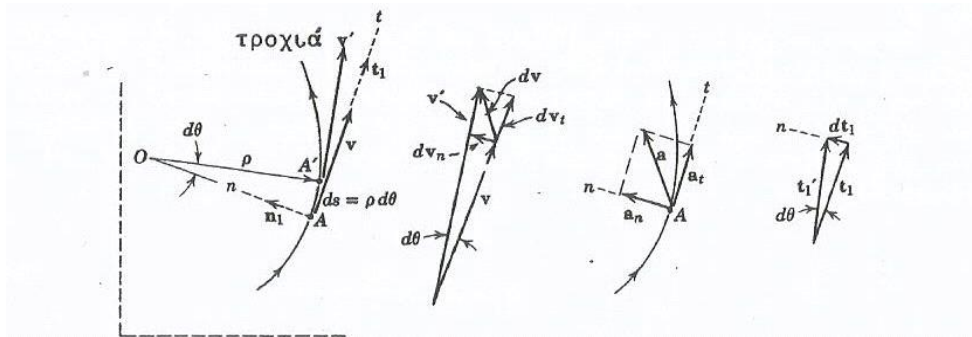
Η επιτάχυνση  $a$  λαμβάνεται στο όριο, διαιρώντας την εξίσωση 10 με  $dt$ , και έχει δύο συνιστώσες (σχ.11c),

$$\mathbf{a} = \mathbf{a}_n + \mathbf{a}_t \quad (11)$$

Η συνιστώσα ως προς  $n$ , οφείλεται στην αλλαγή της διεύθυνσης του  $v$  και έχει μέτρο

$$a_n = \frac{|dv_n|}{dt} = \frac{u d\theta}{dt} = u\dot{\theta} = \rho\dot{\theta}^2 = \frac{u^2}{\rho} \quad (12)$$

Οι δυο τελευταίες εκφράσεις για το  $a_n$ , προέρχονται από αντικατάσταση της εξ.9 και θα πρέπει να μελετηθούν προσεκτικά. Παρατηρείστε ότι η ως προς  $n$  συνιστώσα της επιτάχυνσης, διευθύνεται πάντα στο κέντρο καμπυλότητας, όπως φαίνεται στα σχ.11b,c. [1]



[1]

Σχ.15

Η ως προς  $t$  συνιστώσα της επιτάχυνσης, οφείλεται στη μεταβολή του μέτρου  $v$  και έχει τιμή

$$a_t = \frac{|dv_t|}{dt} = \dot{u} = \ddot{s} \quad (13)$$

όπου  $s$  είναι η απόσταση που μετρείται πάνω στην τροχιά. Οι δυο συνιστώσες της επιτάχυνσης φαίνονται στο σχ.11c. Αν η ταχύτητα του  $v$  ελαττωνόταν αντί να αυξάνεται, η  $a_t$  θα είχε αντίθετη φορά. [1]

Η προηγούμενη ανάλυση της επιτάχυνσης ,έδωσε μια φυσική και γεωμετρική εικόνα των διανυσμάτων και των μεταβολών τους και είναι απαραίτητο υπόβαθρο, για να καταλάβουμε την παραγωγή της διανυσματικής εξίσωσης της ταχύτητας ,απο όπου παίρνουμε την επιτάχυνση .Για το λόγο αυτό θεωρούμε δυο μοναδιαία διανύσματα  $t_1$  και  $n_1$  κατά μήκος της εφαπτομένης και της κάθετης σε αυτήν διεύθυνση στη τροχιά ,στο εξεταζόμενο σημείο ,όπως φαίνεται στο σχ.11. Αρα η ταχύτητα μπορεί να γραφτεί με διανυσματική μορφή ως εξής . [1]

$$v = t_1 u$$

όπου  $u$  είναι το μέτρο  $v$  και το  $t_1$  δίνει τη διεύθυνση του  $v$ . Η παραγωγή του γινομένου αυτού ως προς το χρόνο δίνει :

$$a = \dot{v} = \dot{t}_1 u + t_1 \dot{u}$$

όπου το μοναδιαίο διάνυσμα έχει χρονική παράγωγο ,αφού η διεύθυνση του αλλάζει,ενω το μέτρο του παραμένει μοναδιαίο .Η διανυσματική μεταβολή του  $t_1$  κατά τη διάρκεια του διαστήματος μεταξύ  $A$  και  $A'$  φαίνεται στο σχ.11d. Το μέτρο της μεταβολής αυτής σε χρόνο  $dt$  είναι  $|t_1| = d\theta = d\theta$ , και η διεύθυνση της καθορίζεται απο το μοναδιαίο διάνυσμα  $n_1$ . [1]Αρα

$$\dot{t}_1 = \frac{dt_1}{dt} = \frac{n_1 d\theta}{dt} = n_1 \dot{\theta} \quad (14)$$

Αρα η επιτάχυνση γίνεται

$$a = n_1 u \dot{\theta} + t_1 \dot{u} \quad (15)$$

όπου οι δύο όροι είναι ίδιοι με αυτούς που εκφράστηκαν στις εξ.12 και 13 .

Η κυκλική κίνηση είναι ειδική περίπτωση της επίπεδης καμπυλόγραμμης κίνησης .Σ'αυτην, η ακτίνα καμπυλότητας  $\rho$ , γίνεται η σταθερή ακτίνα  $r$  του κύκλου .Αν χρησιμοποιήσουμε το σύμβολο  $\omega$  για τη γωνιακή ταχύτητα  $\dot{\theta}$ , και το  $a$  για τη γωνιακή επιτάχυνση  $\dot{\theta}$  του διανύσματος της ακτίνας ,η ταχύτητα και η επιτάχυνση για την απλή κυκλική κίνηση είναι . [1]

$$u = r\omega$$

$$a_n = r\omega^2 = \frac{v^2}{r} = u\omega \quad (16)$$

$$a_t = ra$$

## 2.6 Πολικές συντεταγμένες (r-θ)

Σε πολλές περιπτώσεις η καμπυλόγραμμη κίνηση ενός υ.σ προσδιορίζεται από τις πολικές συντεταγμένες r και θ. Στο σχ.12α η διαφορική μετατόπιση dr του υ.σ μεταξύ Α και Α' παριστάνεται από τις δυο πολικές συνιστώσες της  $dr = dr\hat{r} + r d\theta$ . Η ακτινική συνιστώσα dr έχει μέτρο dr ίσο με τη διαφορική μεταβολή του r σε μήκος. Η ως προς θ συνιστώσα r dθ έχει μέτρο ίσο με το μήκος του ισοδύναμου διαφορικού τόξου r dθ. Διαιρώντας με το χρόνο dt έχουμε το μέτρο των συνιστωσών της ταχύτητας, έτσι ώστε η ταχύτητα να γράφεται ως εξής :

$$\begin{aligned} \mathbf{v} &= v_r \hat{r} + v_\theta \hat{\theta} \\ \mathbf{v} &= \frac{dr}{dt} \hat{r} + r \frac{d\theta}{dt} \hat{\theta} \end{aligned} \quad (17)$$

όπως το υ.σ κινείται από το Α στο Α' στο σχ.12b και κάθε μια από τις συνιστώσες της ταχύτητας  $V_r$  και  $V_\theta$  θα μεταβληθεί διανυσματικά, όπως φαίνεται στο σχ.12.c. Οι συνιστώσες του dv<sub>r</sub> έχουν μέτρα |(dv<sub>r</sub>)<sub>r</sub>| = du<sub>r</sub> = d $\dot{r}$  κατά τη διεύθυνση του  $\hat{r}$ , όπου οφείλεται στην αλλαγή του μέτρου του  $\dot{r}$  και |(dv<sub>r</sub>)<sub>θ</sub>| = u<sub>r</sub> dθ =  $\dot{r} d\theta$  κατά τη διεύθυνση του  $\hat{\theta}$ . Οι συνιστώσες της επιτάχυνσης που οφείλονται στο dV<sub>r</sub> λαμβάνονται διαιρώντας τις δυο συνιστώσες της ταχύτητας με dt και είναι d $\dot{r}/dt = \ddot{r}$  κατά τη διεύθυνση του  $\hat{r}$  και  $\dot{r} d\theta/dt = \dot{r} \dot{\theta}$  κατά τη διεύθυνση του  $\hat{\theta}$ . [1]

όμοια οι συνιστώσες του dV<sub>θ</sub> έχουν μέτρα |(dV<sub>θ</sub>)<sub>θ</sub>| = du<sub>θ</sub> = d(r $\dot{\theta}$ ) κατά την διεύθυνση του  $\hat{\theta}$ , που οφείλεται στην μεταβολή του μέτρου του V<sub>θ</sub> και |(dV<sub>θ</sub>)<sub>r</sub>| = u<sub>θ</sub> dθ = r $\dot{\theta} d\theta$  κατά την αρνητική διεύθυνση του  $\hat{r}$ , που οφείλεται στη μεταβολή της διεύθυνσης του v<sub>θ</sub>. Οι συνιστώσες της επιτάχυνσης από το dv<sub>θ</sub> λαμβάνονται διαιρώντας με dt τις δυο συνιστώσες της ταχύτητας και είναι d(r $\dot{\theta}$ )/dt =  $\dot{r} \dot{\theta} + r \ddot{\theta}$  κατά τη διεύθυνση του  $\hat{\theta}$  και r $\dot{\theta} d\theta/dt = r \dot{\theta}^2$  κατά την αρνητική διεύθυνση του  $\hat{r}$ . [1]

Συγκεντρώνοντας τους όρους ως προς r και ως προς θ βρίσκουμε τις εκφράσεις των συνιστωσών της επιτάχυνσης της καμπυλόγραμμης κίνησης σε πολικές συντεταγμένες. Άρα η επιτάχυνση που φαίνεται στο σχ.12d μπορεί να γραφτεί ως εξής [1] :

$$\begin{aligned} \mathbf{a} &= \mathbf{a}_r + \mathbf{a}_\theta \\ \mathbf{a}_r &= \ddot{r} \hat{r} - r \dot{\theta}^2 \hat{r} \\ \mathbf{a}_\theta &= r \ddot{\theta} + 2\dot{r} \dot{\theta} \hat{\theta} \end{aligned} \quad (18)$$

Από τους κόνονες της παραγώγισης αποδεικνύεται εύκολα οτι η  $\alpha\theta$  μπορεί να γραφτεί και ως εξής [1]:

$$\alpha\theta = \frac{1}{r} \frac{d}{dt} (r^2 \dot{\theta})$$

## 2.7 Σχετική κίνηση σε ένα επίπεδο

Υπάρχουν πολλά προβλήματα μηχανικής στα οποία η ανάλυση απλοποιείται αν χρησιμοποιήσουμε μετρήσεις που γίνονται σχετικά με ένα κινούμενο σύστημα συντεταγμένων. Αυτές οι μετρήσεις αν συνδιαστούν με την παρατηρούμενη κίνηση του κινούμενου συστήματος συντεταγμένων, επιτρέπουν τον προσδιορισμό της απόλυτης κίνησης που εξετάζουμε. Η μέθοδος αυτή ονομάζεται ανάλυση δια της σχετικής κίνησης. [1]

Η κίνηση του κινούμενου συστήματος συντεταγμένων προσδιορίζεται αναφορικά με ένα σταθερό σύστημα συντεταγμένων. Αν εξετάσουμε το θέμα πολύ αυστηρά, αυτό το ακίνητο σύστημα στην Νευτώνεια μηχανική είναι το αρχικό αδρανειακό σύστημα, που θεωρείται οτι παραμένει ακίνητο στο χώρο. Απο την άποψη όμως του μηχανικού, σαν ακίνητο σύστημα, μπορεί να ληφθεί κάθε σύστημα του οποίου η απόλυτη κίνηση είναι αμελητέα για το δοσμένο σύστημα. Για τα περισσότερα προβλήματα του μηχανικού πάνω στην γη είναι αρκετά ακριβές να πάρουμε σαν σταθερό σύστημα, ένα σύστημα αξόνων συνδεδεμένο με τη γη, διότι η κίνηση της γης είναι αμελητέα. Για προβλήματα όπου εξετάζεται η κίνηση δορυφόρων γύρω απο την γη, είναι βολικό να θεωρούμε ένα μη περιστρεφόμενο σύστημα με αρχή πάνω στον άξονα περιστροφής της γης. Για μια περιγραφή ενός διαπλανητικού ταξιδιού, κατάλληλο είναι ένα μη περιστρεφόμενο σύστημα σταθερά συνδεδεμένο με τον ήλιο: Όπως βλέπουμε η εκλογή του ακίνητου συστήματος εξαρτάται απο το είδος του προβλήματος. [1]

Σε αυτή την παράγραφο θα περιοριστούμε να εξετάσουμε την καμπυλόγραμμη κίνηση, πάνω σε ένα δοσμένο επίπεδο. Η κίνηση αυτή θα περιγράψει με παρατηρήσεις που γίνονται αναφορικά με ένα σύστημα αξόνων που κινείται πάνω στο επίπεδο. Στο πρώτο μέρος της παραγράφου θα περιγράψουμε ένα μεταφερόμενο σύστημα αξόνων αναφοράς, και στο δεύτερο μέρος, θα περιγράψουμε ένα σύστημα που μεταφέρεται και περιστρέφεται ταυτόχρονα. [1]

## 2.8 Μεταφερόμενοι άξονες αναφοράς

Θεωρείστε την επίπεδη καμπυλόγραμμη κίνηση δυο υ.σ. σημείων του σχήματος 13. Θα παρατηρήσουμε την κίνηση του A απο ένα μεταφερόμενο πλαίσιο αναφοράς  $\chi$ - $y$  με αρχή το B. Το διάνυσμα θέσης του A σχετικά με το πλαίσιο αναφοράς του B, είναι  $r_{A/B} = ix + jy$  όπου  $i$  και  $j$  είναι τα μοναδιαία διανύσματα των αξόνων  $\chi$  και  $y$ . Η θέση του B προσδιορίζεται απο το διάνυσμα θέσης του  $r_B$  ως προς τους ακίνητους άξονες αναφοράς X-Y. Η απόλυτη θέση ταχύτητα και επιτάχυνση του A ως προς το ακίνητο σύστημα X-Y δίνεται απο τις σχέσεις. [1]



$$\dot{\mathbf{r}}_A = \dot{\mathbf{r}}_B + \dot{\mathbf{r}}_{A/B} \quad \text{ή} \quad \mathbf{v}_A = \mathbf{v}_B + \mathbf{v}_{A/B} \quad (19)$$

$$\ddot{\mathbf{r}}_A = \ddot{\mathbf{r}}_B + \ddot{\mathbf{r}}_{A/B} \quad \text{ή} \quad \mathbf{a}_A = \mathbf{a}_B + \mathbf{a}_{A/B} \quad (20)$$

Στις εξισώσεις αυτές της σχετικής κίνησης, η ταχύτητα του A σχετικά με το χ-γ είναι  $\dot{\mathbf{r}}_{A/B} = \dot{V}_{A/B} = i\dot{x} + j\dot{y}$ . Σημειώνουμε ότι στις παραγωγίσεις αυτές, τα μοναδιαία διανύσματα δεν έχουν παραγώγους γιατί οι διευθύνσεις και τα μέτρα τους είναι σταθερά. [1]

Με λόγια η εξ.19 (ή20) λέει ότι η απόλυτη ταχύτητα (ή επιτάχυνση) του A ισούται με την απόλυτη ταχύτητα (ή επιτάχυνση) του B συν-δια-νυσματικά – την ταχύτητα (ή επιτάχυνση) του A σχετικά με το B. Ο σχετικός ορός είναι η μέτρηση της ταχύτητας (ή της επιτάχυνσης) που έγινε από ένα παρατηρητή συνδεδεμένο με το κινούμενο σύστημα συντεταγμένων χ-γ. Οι όροι της σχετικής κίνησης μπορούν να εκφραστούν σε οποιοδήποτε σύστημα συντεταγμένων θέλουμε –ορθογώνιο, κάθετο και εφαπτομενικό ή πολικό –και μπορούν να χρησιμοποιηθούν οι τύποι της προηγούμενης παραγράφου, γίνεται τώρα το κινητό σύστημα. [1]

Η εκλογή του κινούμενου σημείου B που είναι η αρχή του κινούμενου συστήματος αναφοράς, είναι αυθαίρετη. Το σημείο A θα μπορούσε εξ ίσου να χρησιμοποιηθεί σαν αρχή του κινούμενου συστήματος, οπότε οι αντίστοιχες εξισώσεις της σχετικής κίνησης θα ήταν

$$\mathbf{r}_B = \mathbf{r}_A + \mathbf{r}_{A/B} \quad \mathbf{v}_B = \mathbf{v}_A + \mathbf{v}_{B/A} \quad \mathbf{a}_B = \mathbf{a}_A + \mathbf{a}_{B/A}$$

Φαίνεται λοιπόν ότι

$$\mathbf{r}_{B/A} = -\mathbf{r}_{A/B}, \mathbf{v}_{B/A} = -\mathbf{v}_{A/B}, \text{ και } \mathbf{a}_{B/A} = -\mathbf{a}_{A/B}$$

Οι εξισώσεις της σχετικής ταχύτητας τριών σημείων A, B και C γράφονται

$$\mathbf{v}_A = \mathbf{v}_B + \mathbf{v}_{A/B}$$

$$\mathbf{v}_A = \mathbf{v}_C + \mathbf{v}_{A/C}$$

$$\mathbf{v}_C = \mathbf{v}_B + \mathbf{v}_{C/B}$$

Απαλείφοντας το  $\mathbf{v}_C$  από τις δύο τελευταίες εξισώσεις και συνδιάζοντας με την πρώτη εξίσωση το αποτέλεσμα, για να απαλείψουμε τα  $\mathbf{v}_A$  και  $\mathbf{v}_B$  βρίσκουμε

$$\mathbf{v}_{A/B} = \mathbf{v}_{A/C} + \mathbf{v}_{C/B}$$

Με τον ίδιο τρόπο βρίσκουμε την αντίστοιχη εξίσωση της σχετικής επιτάχυνσης που είναι

$$\mathbf{a}_{A/B} = \mathbf{a}_{A/C} + \mathbf{a}_{C/B}$$

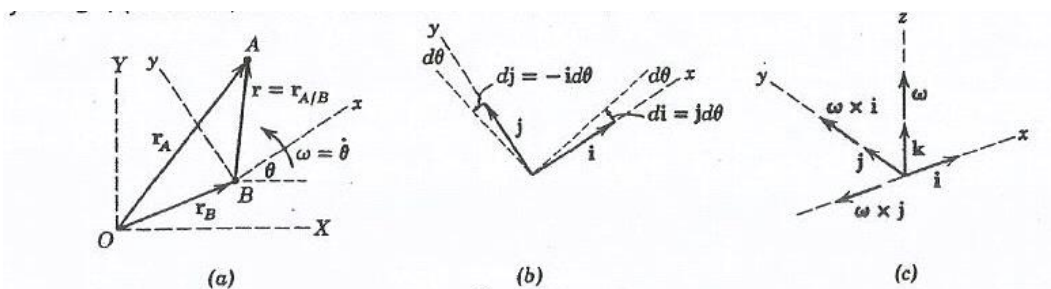
Οι σχέσεις αυτές μεταξύ των όρων της σχετικής κίνησης χρησιμοποιούνται συχνά ,γιατι πλεονεκτούν όταν εξετάσουμε τις σχετικές κινήσεις τριών υ.σ

Μια σπουδαία παρατήρηση που πρέπει να γίνει στην ανάλυση για τη σχετική κίνηση ,είναι ότι η επιτάχυνση ενός υ.σ όπως παρατηρείται σε ένα μεταφερόμενο σύστημα  $\chi$ - $y$  ,είναι ίδια με αυτήν που παρατηρείται σε ένα ακίνητο σύστημα  $X$ - $Y$  αν το κινούμενο σύστημα έχει σταθερή ταχύτητα .Το συμπέρασμα αυτό κάνει πιο ευρεία την εφαρμογή του 2<sup>ου</sup> νόμου του Newton,που εξετάσαμε πιο πριν. [1]

## 2.9 Περιστροφόμενοι άξονες αναφοράς

Η χρήση των περιστρεφόμενων αξόνων αναφοράς ,διευκολύνει πολύ τη λύση πολλών προβλημάτων της κινηματικής ,στα οποία η κίνηση παράγεται ή παρατηρείται από ένα σύστημα που περιστρέφεται κι αυτό .Παράδειγμα τέτοιας κίνησης είναι ο δρόμος που ακολουθεί ένα υγρό σωματίδιο, κινούμενο κατά μήκος του καμπύλου πετρίγιου μιας φυγόκεντρικής αντλίας, όπου η τροχιά σε σχέση με τα πτερύγια του στροφέα ,αποκτά μεγάλη σχεδιαστική σπουδαιότητα . [1]

Θεωρούμε την καμπυλόγραμμη κίνηση δυο υ.σ  $A$  και  $B$  στο σταθερό επίπεδο  $\chi$ - $y$  όπως στο σχ.14. Θα παρατηρήσουμε την κίνηση του  $A$  από ένα κινούμενο πλαίσιο αναφοράς  $\chi$ - $y$  με αρχή στο  $B$  ,το οποίο περιστρέφεται με γωνιακή ταχύτητα  $\omega = \dot{\theta}$  . Μπορούμε να γράψουμε αυτή τη γωνιακή ταχύτητα σαν διάνυσμα :  $\omega = k\omega = k\dot{\theta}$  το διάνυσμα αυτό είναι κάθετο στο επίπεδο της κίνησης και είναι θετικό κατά τη θετική φορά του  $Z$  ,όπως βρίσκουμε και από τον δεξιόστροφο κανόνα. [1]



[1]

Σχημα 16

Η απόλυτη θέση δίνεται από τη σχέση :

$$\mathbf{r}_A = \mathbf{r}_B + \mathbf{r} + (ix + iy)$$

όπου όπως φαίνεται το  $\vec{r}$  αντικαθιστά το  $\vec{r}_{AB}$  ,όπου είναι το διάνυσμα θέσης του  $A$  σχετικά με το  $B$  .Για να βρούμε τις εξισώσεις της ταχύτητας και της επιτάχυνσης παραγωγίζουμε την εξίσωση του διανύσματος θέσης .Στην περίπτωση όμως αυτή –

αντίθετα με την προηγούμενη του μέρους A – τα μοναδιαία διανύσματα  $i$  και  $j$  περιστρέφονται, άρα έχουν παραγώγους που πρέπει να βρούμε. Αυτές οι παραγώγοι φαίνονται στο σχ.14b, που δείχνει την απειροστή μεταβολή κάθε μοναδιαίου διανύσματος μέσα σε χρόνο  $dt$  οπότε οι άξονες αναφοράς περιστρέφονται κατά γωνία  $d\theta = \omega dt$ . Η διαφορική μεταβολή του  $\vec{i}$  είναι  $d\vec{i}$  και έχει τη διεύθυνση του  $\vec{j}$  και μέτρο ίσο με τη γωνία  $d\theta$  επί το μήκος του διανύσματος  $\vec{i}$ , που είναι μονάδα. Δηλαδή  $d\vec{i} = \vec{j} d\theta$ . Εντελώς ανάλογα το μοναδιαίο διάνυσμα  $j$  έχει απειροστή μεταβολή  $d\vec{j}$  που διευθύνεται στα αρνητικά του  $x$  έτσι ώστε να ισχύει  $d\vec{j} = -\vec{i} d\theta$ . Διαιρώντας δια  $dt$  και αντικαθιστώντας το  $d\vec{i}/dt$  με  $\dot{\vec{i}}$ , το  $d\vec{j}/dt$  με  $\dot{\vec{j}}$ , και το  $d\theta/dt$  με  $\dot{\theta} = \omega$  έχουμε

$$\dot{\vec{i}} = \vec{j}\omega \quad \text{και} \quad \dot{\vec{j}} = -\vec{i}\omega$$

Αν χρησιμοποιήσουμε το εξωτερικό γινόμενο, βλέπουμε από το σχ.14c ότι  $\omega \times i = j\omega$  και  $\omega \times j = -i\omega$ . Άρα οι χρονικές παράγωγοι των μοναδιαίων διανυσμάτων μπορούν να γραφτούν και ως εξής

$$\dot{\vec{i}} = \omega \times \vec{i} \quad \text{και} \quad \dot{\vec{j}} = \omega \times \vec{j}$$

Μπορούμε λοιπόν τώρα να παραγωγίσουμε την εξίσωση του διανύσματος θέσης για τα A και B, για να βρούμε την εξίσωση της σχετικής ταχύτητας που γίνεται

$$\dot{\vec{r}}_A = \dot{\vec{r}}_B + (\dot{\vec{x}} + \dot{\vec{y}}) = (\dot{\vec{x}} + \dot{\vec{y}})$$

Όμως  $\dot{\vec{x}} + \dot{\vec{y}} = \vec{\omega} \times \vec{ix} + \vec{\omega} \times \vec{jy} = \vec{\omega} \times \vec{r}$  και  $\dot{\vec{x}} + \dot{\vec{y}} = V_{\text{σχ}}$ , που είναι η ταχύτητα που θα μετρούσε ένα  $\zeta$  παρατηρητής συνδεδεμένος με το πλαίσιο αναφοράς  $x-y$ . Άρα η εξίσωση της σχετικής ταχύτητας γίνεται:

$$\mathbf{V}_A = \mathbf{V}_B + \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r} + \mathbf{V}_{\text{rel}} \quad (22)$$

Συγκρίνοντας τις εξ.22 και 19 για μη περιστρεφόμενους άξονες αναφοράς, βλέπουμε ότι  $\vec{v}_{A/B} = \vec{\omega} \times \vec{r} + \vec{v}_{\text{σχ}}$ . Από τη σχέση αυτή συμπεραίνουμε ότι ο όρος  $\vec{\omega} \times \vec{r}$  είναι η διαφορά μεταξύ της σχετικής ταχύτητας που μετριέται από μη περιστρεφόμενους και από περιστρεφόμενους άξονες. Για να εξηγήσουμε καλύτερα το νόημα των δυο τελευταίων όρων της εξ.22 θεωρούμε στο σχ.15 την κίνηση του A μέσα στην καμπύλη σχισμή ενός δίσκου, ο οποίος παριστάνει το περιστρεφόμενο σύστημα αναφοράς  $x-Y$ . Η ταχύτητα του A όπως μετριέται σχετικά με το δίσκο ( $V_{\text{σχ}}$ ) είναι εφαπτόμενη στην τροχιά, που είναι ακίνητη ως προς το δίσκο  $x-y$  και έχει μέτρο  $s$ . Αυτή η σχετική ταχύτητα μπορεί ακόμα να θεωρηθεί σαν την ταχύτητα  $V_{A/P}$  θεωρούμενη στιγμή. Ο όρος  $\vec{\omega} \times \vec{r}$  έχει μέτρο  $r\dot{\theta}$  και διεύθυνση κάθετη στο  $\vec{r}$  και είναι η ταχύτητα του P η σχετική με το B όπως φαίνεται από μη περιστρεφόμενους άξονες, συνδεδεμένους με το B. [1]

Οι επόμενες συγκρίσεις θα βοηθήσουν στην κατανόηση της διαφοράς μεταξύ των εξισώσεων της σχετικής ταχύτητας, για περιστρεφόμενους και μη περιστρεφόμενους άξονες αναφοράς. [1]

$$\mathbf{V}_A = \mathbf{V}_B + \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r} + \mathbf{V}_{\text{rel}}$$

$$\mathbf{V}_A = \mathbf{V}_B + \mathbf{V}_{P/B} + \mathbf{V}_{A/P} \quad (22 \alpha)$$

$$\mathbf{V}_A = \mathbf{V}_P + \mathbf{V}_{A/P}$$

$$\mathbf{V}_A = \mathbf{V}_B + \mathbf{V}_{A/B}$$

Στην δεύτερη εξίσωση ο όρος  $\overline{\mathbf{V}}_{P/B}$  μετριέται απο μια μη περιστρεφόμενη θέση ,αλλιώς είναι μηδέν.Ο όρος  $\overline{\mathbf{V}}_{A/P}$  είναι ο ίδιος με την  $\overline{\mathbf{V}}_{σχ}$ , και είναι η ταχύτητα του A όπως μετριέται στο σύστημα  $\chi$ - $\gamma$ . Στην τρίτη εξίσωση το  $\overline{\mathbf{V}}_P$  είναι η απόλυτη ταχύτητα του P ,και παριστάνει την επιροή του κινούμενου συστήματος που μεταφέρεται και περιστρέφεται .Η τέταρτη εξίσωση είναι ίδια με την εξίσωση 19 για μη περιστρεφόμενους άξονες και φαίνεται οτι  $\overline{\mathbf{V}}_{A/B} = \overline{\mathbf{V}}_{P/B} + \overline{\mathbf{V}}_{A/P} = \omega \times \vec{r} + \overline{\mathbf{V}}_{σχ}$ . [1]

Η εξίσωση της σχετικής επιτάχυνσης λαμβάνεται αν παραγωγίσουμε την σχέση της σχετικής ταχύτητας (εξ.22) Δηλαδή

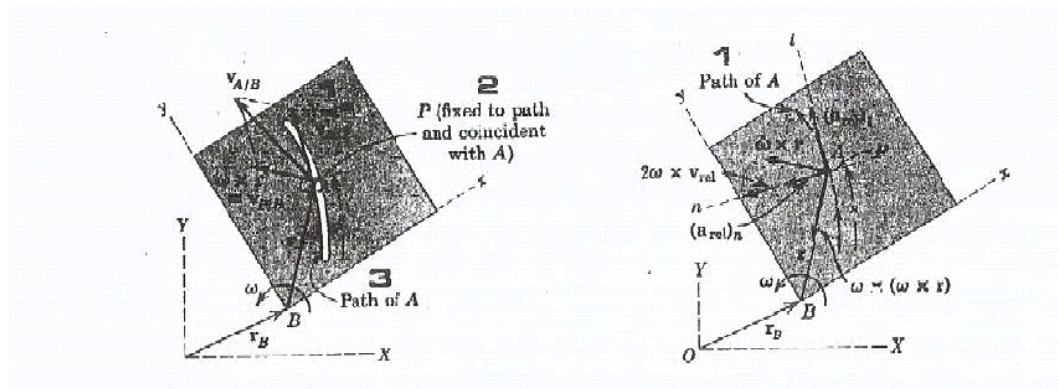
$$\mathbf{a}_A = \mathbf{a}_B + \dot{\omega} \times \mathbf{r} + \omega \times \dot{\mathbf{r}} + \dot{\mathbf{V}}_{rel}$$

Απο την παραγωγή της εξ.22 ,φαίνεται οτι ο τρίτος όρος του δεξιού μέλους της εξίσωσης της επιτάχυνσης γίνεται

$$\omega \times \dot{\mathbf{r}} = \omega \times \frac{d}{dt}(\mathbf{i}\dot{x} + \mathbf{j}\dot{y}) = \omega \times (\omega \times \mathbf{r}) + \omega \times \mathbf{V}_{rel}$$

Ο τελευταίος όρος του δεξιού μέλους της εξίσωσης του  $\dot{\mathbf{a}}_A$  είναι

$$\begin{aligned} \dot{\mathbf{V}}_{rel} &= \frac{d}{dt}(\mathbf{i}\dot{x} + \mathbf{j}\dot{y}) = (\dot{\mathbf{i}}\dot{x} + \mathbf{i}\ddot{x}) + (\dot{\mathbf{j}}\dot{y} + \mathbf{j}\ddot{y}) = \\ &= \omega \times (\mathbf{i}\dot{x} + \mathbf{j}\dot{y}) + (\mathbf{i}\ddot{x} + \mathbf{j}\ddot{y}) = \\ &= \omega \times \mathbf{V}_{rel} + \mathbf{a}_{rel} \end{aligned}$$



[1]

Σχημα 17

Αν αντικαταστήσουμε τώρα στην έκφραση για το A και κάνουμε τις πράξεις έχουμε

$$\mathbf{aA} = \mathbf{aB} + \dot{\omega} \times \mathbf{r} + \omega \times (\omega \times \mathbf{r}) + 2\omega \times \mathbf{V}_{rel} + \mathbf{a}_{rel} \quad (23)$$

Η εξ.23 είναι η γενική διανυσματική έκφραση για την απόλυτη επιτάχυνση ενός υ.σ A συναρτήσει της  $\vec{a}_{σχ}$  που μετριέται σχετικά με ένα κινούμενο σύστημα συντεταγμένων, το οποίο περιστρέφεται με γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$ . Οι όροι  $\vec{\omega} \times \vec{r}$  και  $\vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r})$  φαίνονται στο σχ.16. Παριστάνουν αντίστοιχα τις συνιστώσες ως προς t και n της επιτάχυνσης  $\vec{a}_{P/B}$  του σημείου P κατά την κυκλική του κίνηση, σε σχέση με το B. Η κίνηση αυτή παρατηρείται από ένα σύστημα μη περιστρεφόμενων αξόνων, κινούμενων με το B. Το μέτρο του  $\vec{\omega} \times \vec{r}$  είναι  $r\dot{\theta}$  και η διεύθυνση του εφαπτομένη στο κύκλο. Το μέτρο του  $\vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r})$  είναι  $r\omega^2$  και η διεύθυνση του από το P στο B κατά μήκος της κάθετης στον κύκλο. [1]

Ο όρος  $2\vec{\omega} \times \vec{v}_{σχ}$  φαίνεται στο σχ.16, και είναι γνωστός σαν επιτάχυνση Coriolis παριστάνει τη διαφορά μεταξύ της επιτάχυνσης του A σχετικά με το P όπως μετρήθηκε από μη περιστρεφόμενους άξονες και από περιστρεφόμενους άξονες. Η διεύθυνσή του είναι πάντα κάθετη στο  $\vec{v}_{σχ}$  και η φορά του βρίσκεται από τον δεξιόστροφο κανόνα για το εξωτερικό γινόμενο. Η επιτάχυνση του A σχετικά με την τροχιά,  $\vec{a}_{σχ}$ , μπορεί να εκφραστεί σε ορθογωνικές, κάθετες και εφαπτομενικές ή πολικές συντεταγμένες, στο περιστρεφόμενο σύστημα. Οι κάθετες και εφαπτομενικές συντεταγμένες χρησιμοποιούνται συχνά, γι αυτό και απεικονίζονται στο σχ.16. Η εφαπτομενική συνιστώσα έχει μέτρο  $(a_{σχ})_t = \ddot{s}$ , όπου s είναι η απόσταση που μετρήθηκε κατά μήκος της τροχιάς του A. Η κάθετη συνιστώσα έχει μέτρο  $v_{σχ}^{2/\rho}$  όπου ρ είναι η ακτίνα καμπυλότητας της τροχιάς όπως μετρήθηκε στο χ-γ. Η φορά του διανύσματος είναι πάντα προς το κέντρο καμπυλότητας. Η επόμενη σύγκριση θα βοηθήσει στην κατανόηση της διαφοράς μεταξύ των εξισώσεων της σχετικής επιτάχυνσης για περιστρεφόμενους και μη περιστρεφόμενους άξονες αναφοράς

$$\mathbf{aA} = \mathbf{aB} + \dot{\omega} \times \mathbf{r} + \omega \times (\omega \times \mathbf{r}) + 2\omega \times \mathbf{V}_{rel} + \mathbf{a}_{rel}$$

$$\mathbf{aA} = \mathbf{aB} + \mathbf{a}_{P/B} + \mathbf{a}_{A/P} \quad (23 \alpha)$$

$$\mathbf{aA} = \mathbf{aP} + \mathbf{a}_{A/P}$$

$$\mathbf{aA} = \mathbf{aB} + \mathbf{a}_{A/B}$$

Η ισοδυναμία του  $\mathbf{a}_{P/B}$  και του  $\dot{\omega} \times \mathbf{r} + \omega \times (\omega \times \mathbf{r})$ , όπως φαίνεται στη δεύτερη εξίσωση, έχει ήδη περιγραφεί. Από την τρίτη εξίσωση όπου τα  $\vec{a}_B + \vec{a}_{P/B}$  συνδιάστηκαν για να δώσουν το  $\vec{a}_P$ , φαίνεται ότι ο όρος  $\vec{a}_{A/P}$  της σχετικής επιτάχυνσης, δεν είναι ίσος με τη σχετική επιτάχυνση  $a_{σχ}$  όπως μετριέται από το περιστρεφόμενο σύστημα αναφοράς χ-γ. Άρα ο όρος Coriolis είναι η διαφορά μεταξύ της επιτάχυνσης  $\vec{a}_{A/P}$  του A σχετικά με το P όπως μετριέται σε περιστρεφόμενο σύστημα. Από την τέταρτη εξίσωση φαίνεται ότι η επιτάχυνση  $\vec{a}_{A/B}$  του A σχετικά με το B όπως μετριέται σε ένα μη περιστρεφόμενο σύστημα, εξ.20 είναι ένας συνδιασμός των τεσσάρων τελευταίων όρων της πρώτης εξίσωσης για το περιστρεφόμενο σύστημα. [1]

Στην ανάλυση της επιτάχυνσης ,με χρήση περιστρεφόμενου συστήματος αναφοράς ,είναι συχνά βολικό να παίρνουμε την αρχή των συντεταγμένων αναφοράς στο σημείο P ,οπου συμπίπτει με τη θέση του υ.σ A κατα τη θεωρούμενη στιγμή .Με την εκλογή αυτή φεύγουν οι όροι  $\dot{\omega} \times r$  και  $\omega \times (\omega \times r)$ , αφού εξαφανίζεται το διάνυσμα  $\vec{r}$  .Οι όροι αυτοι λοιπόν εξαφανίζονται κατα τον υπολογισμό της επιτάχυνσης του P .Αρα οπως φαίνεται απο τα προηγούμενα ,οτι η εξίσωση της σχετικής επιτάχυνσης μπορεί να γραφτεί πιο απλά ως εξής :

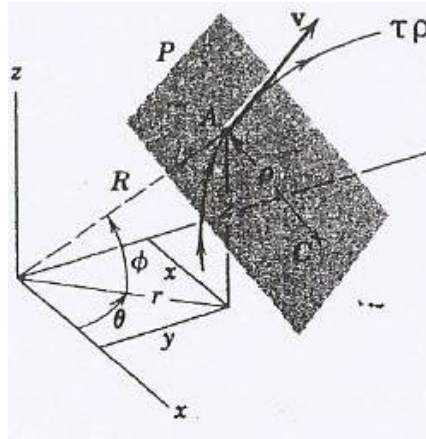
$$\mathbf{aA}=\mathbf{aP}+2\boldsymbol{\omega}\times\mathbf{Vrel}+\mathbf{arel} \quad (23b)$$

Οταν χρησιμοποιείται η πιο πάνω μορφή ,το σημείο P δεν πρέπει να διαλέγεται στην τύχη ,γιατι είναι το σημείο που συμπίπτει με το υ.σ A τη θεωρούμενη στιγμή τους περιστρεφόμενους άξονες αναφοράς . [1]

Σημειώστε οτι στη χρήση των διανυσμάτων,εφαρμόστηκε επίμονα ο δεξιόστροφος κανόνας . [1]

## 2.10 Καμπυλόγραμμη κίνηση στο χώρο

Η κίνηση ενός υ.σ κατα μήκος μιας καμπύλης τροχιάς στο χώρο (σχ.17) λέγεται καμπυλόγραμμη κίνηση στο χώρο .Στη θέση A μπορούμε να θεωρήσουμε οτι η κίνηση γίνεται στο επίπεδο P ,που περιέχει την καμπύλη τροχιά στη θέση αυτη .Το επίπεδο αυτο ,που συχνά λέγεται επίπεδο συνεπαφής ,μπορεί να οριστεί απο το σημείο A και απο δυο αλλα σημεία της τροχιάς κοντά στο A και εκατέρωθεν αυτου .Οσο τα σημεία αυτα πλησιάζουν το A ,το επίπεδο που περιέχει τα τρία σημεία ,τείνει στο οριακό επίπεδο P .Η ταχύτητα  $\vec{v}$  ,που είναι εφαπτομένη στην τροχιά ,βρίσκεται πάνω στο επίπεδο συνεπαφής .Επίσης η επιτάχυνση  $\vec{a}$  του υ.σ βρίσκεται πάνω σε αυτο το επίπεδο και ,οπως στην περίπτωση της επίπεδης κίνησης ,μπορεί να παρασταθεί απο τις συνιστώσες της  $a_t=\dot{u}$  (εφαπτομήνη στην τροχιά και οφειλόμενη στη μεταβολή του μέτρου της ταχύτητας ) και  $a_n=u^2/\rho$  (κάθετη στην καμπύλη και οφειλόμενη στην μεταβολή της διεύθυνσης της ταχύτητας ).Οπως πριν  $\rho$  είναι η ακτίνα καμπυλότητας της τροχιάς στη θεωρούμενη θέση και η κάθετη συνιστώσα της επιτάχυνσης διευθύνεται προς το κέντρο καμπυλότητας C,στο επίπεδο P .Η περιγραφή του επιπέδου συνεπαφής είναι γενικά άβολη για τρισδιάστατη κίνηση .Γιαυτο χρησιμοποιούνται συχνότερα άλλες συντεταγμένες ,εκτός απο τις συντεταγμένες τροχιάς .Στο πρώτο μέρος περιγράφουμε τρία τέτοια συστήματα συντεταγμένων ,ενω στο δεύτερο μέρος δίνουμε τους μετασχηματισμούς μεταξύ των συστημάτων αυτων , εκφρασμένους με πίνακες.[1]



[1]

Σχημα 18

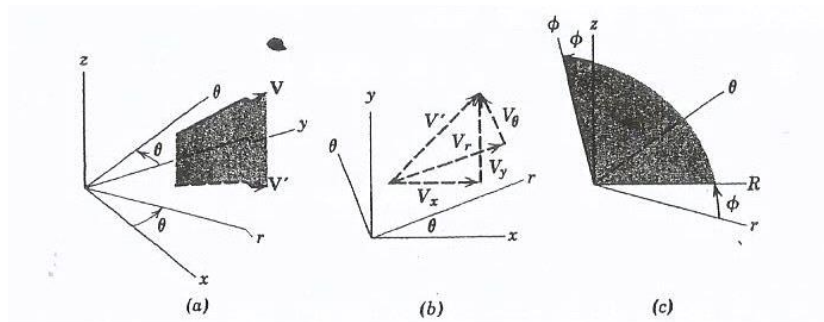
## 2.11 Συστήματα συντεταγμένων

Κυλινδρικές συντεταγμένες (r-θ-z)

Για να περιγράψουμε μια κίνηση στο χώρο με κυλινδρικές συντεταγμένες ,πρέπει να προσθέσουμε την ως προς z συντεταγμένη ,οπως φαίνεται στο σχ.17 ,στις εκφράσεις των πολικών συντεταγμένων στο επίπεδο x-y ,που αναφέραμε στην προηγουμενη παράγραφο . [1]

## 2.12 Αλλαγή Συντεταγμένων

Συχνά είναι απαραίτητο ,ιδίως στην τρισδιάστατη ανάλυση ,να μετατρέπουμε διανυσματικές ποσότητες απο το ενα σύστημα συντεταγμένων στο άλλο .Επειδή η μετατροπή αυτη ,μπορεί να γίνει γράφοντας τις σωστές σχέσεις απ ευθείας απο τη γεωμετρική του προβλήματος ,το πρόβλημα οδηγείται σε πράξεις ρουτίνας με τη βοήθεια της άλγεβρας των πινάκων αφού οι εξισώσεις μετασχηματισμού είναι γραμμικές .Θεωρούμε μια διανυσματική ποσότητα  $\vec{V}$  με συνιστώσες  $V_x, V_y, V_z$  σε ορθογώνιες συντεταγμένες  $V_r, V_\theta, V_z$ , σε κυλινδρικές συντεταγμένες και  $V_r, V_\theta, V_\phi$  σε σφαιρικές συνταταγμένες .Η ποσότητα αυτη μπορεί να είναι η ταχύτητα ή η επιτάχυνση ενός θ.σ .Μπορεί ακόμα να είναι η ορμή του ή απλα το διάνυσμα θέσης του .Θεωρούμε τις εξισώσεις μετατροπής του  $\vec{V}$  οταν μετατρεπεται απο ορθογωνικές σε κυλινδρικές συντεταγμένες .Η διανυσματική ποσότητα  $\vec{V}$  παριστάνεται στο σχ.19 .Αφου η ως προς z συνιστώσα του είναι ιδια και στα δυο σχήματα



[1]

Σχημα 19

Οι μετασχηματισμοί φαίνονται αμέσως απο το σχ.18, που δείχνει την προβολή  $V'$  του  $\vec{V}$  στα επίπεδα  $x$ - $y$  και  $r$ - $\theta$ . Αυτες οι σχέσεις είναι

$$V_r = \cos\theta(V_x) + \sin\theta(V_y) + 0(V_z)$$

$$V_\theta = -\sin\theta(V_x) + \cos\theta(V_y) + 0(V_z)$$

$$V_z = 0(V_x) + 0(V_y) + 1(V_z)$$

Οπου οι μηδενικοί όροι προστέθηκαν για να φαίνεται η συμμετρία των τριών εξισώσεων. Σημειώνουμε οτι οι όροι έχουν διαταχτεί με την ίδια σειρά

$V_x, V_y, V_z$  και στις τρεις εξισώσεις. Με μορφή πινάκων οι σχέσεις αυτές μπορούν να γραφτούν

$$\begin{matrix} V_r & \cos\theta & \sin\theta & 0 & V_x \\ V_\theta & -\sin\theta & \cos\theta & 0 & V_y \\ V_z & 0(V_x) & 0 & 1 & V_z \end{matrix} \quad (29)$$

Οπου η σειρά συνδιασμού είναι αυτή που χρειάζεται για να παράγουμε τις δοσμένες εξισώσεις. Για παράδειγμα η πρώτη εξίσωση δίνει το  $V_r$  και λαμβάνεται πολλαπλασιάζοντας κάθε στοιχείο της δεξιάς στήλης με το αντίστοιχο στοιχείο στην πρώτη γραμμή του τετραγωνικού πίνακα και προσθέτοντας τα γινόμενα. Αυτός ο συνδιασμός δίνει το  $V_r$ . Αυτή η εξίσωση πινάκων μπορεί να γραφτεί και ως εξής



$$\{V_{r\theta z}\} = [T\theta] \{V_{xyz}\}$$

Οπου το  $[T\theta]$  αντικαθιστά τον τετραγωνικό πίνακα και ονομάζεται πίνακας μετασχηματισμού από  $x-y-z$  σε  $r-\theta-z$ . Αφού ο μετασχηματισμός περιέχει μόνο μια περιστροφή των αξόνων κατά γωνία  $\theta$ , ο πίνακας μετασχηματισμού, θα περιέχει μόνο τη γωνία  $\theta$

Ο μετασχηματισμός από κυλινδρικές συντεταγμένες σε ορθογώνιες είναι

$$\{V_{xyz}\} = [T\theta]^{-1} \{V_{r\theta z}\}$$

$$\text{Οπου} = [T\theta]^{-1} = \begin{bmatrix} \cos \theta & -\sin \theta & 0 \\ \sin \theta & \cos \theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Ο αντίστροφος πίνακας  $[T\theta]^{-1}$  είναι ο πίνακας μετασχηματισμού από κυλινδρικές σε ορθογώνιες συντεταγμένες. Αυτό μπορούμε να το εξακριβώσουμε συγκρίνοντας με τη γεωμετρία του σχ.19 όταν τα  $v_x$  και  $v_y$  εκφραστούν συναρτήσει των  $v_r$  και  $v_\theta$ .

Οι δυο πίνακες μετασχηματισμού υπακούουν στον εξής κανόνα :

$$[T\theta][T\theta]^{-1} = [1]$$

Οπου ο μοναδιαίος πίνακας είναι

$$[1] = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Αποδεικνύεται ότι ο αντίστροφος πίνακας λαμβάνεται εναλλάσσοντας τα αντίστοιχα στοιχεία γύρω από την κύρια διαγώνιο. [1]

Η μεταβολή από κυλινδρικές σε σφαιρικές συντεταγμένες γίνεται με μια περιστροφή  $\phi$  των αξόνων γύρω από τον άξονα των  $\theta$  (σχ.19). [1]

Ο πίνακας μετασχηματισμού γράφεται απ' ευθείας από την εξ.29 όπου η περιστροφή  $\phi$  γίνεται στο επίπεδο  $R-\phi$  στο επίπεδο  $r-\theta$ . Δηλαδή

$$\begin{matrix} VR \\ V\theta \\ V\varphi \end{matrix} = \begin{matrix} \cos\varphi & 0 & \sin\varphi \\ 0 & 1 & 0 \\ -\sin\varphi & 0 & \cos\varphi \end{matrix} \begin{matrix} Vr \\ V\theta \\ Vz \end{matrix} \quad (32)$$

Πάλι η εξίσωση αυτή μπορεί να γραφτεί πιο σύντομα ως εξής

$$\{VR\theta\varphi\} = [T\varphi]\{Vr\theta z\} \quad (33)$$

Απο την οποία συμπεραίνουμε ότι

$$\{Vr\theta z\} = [T\varphi]^{-1}\{VR\theta\varphi\} \quad (34)$$

Οπου ο αντίστροφος πίνακας είναι

$$[T\varphi]^{-1} = \begin{matrix} \cos\varphi & 0 & -\sin\varphi \\ 0 & 1 & 0 \\ \sin\varphi & 0 & \cos\varphi \end{matrix}$$

Απ' ευθείας μετασχηματισμός από ορθογώνιες σε σφαιρικές συντεταγμένες μπορεί να γίνει συνδιάζοντας τις εξ. 30 και 33 οπότε έχουμε

$$\{VR\theta\varphi\} = [T\varphi][T\theta]\{Vxyz\} \quad (35)$$

Οπου ο πίνακας μετασχηματισμού είναι

$$[T\varphi][T\theta] = \begin{matrix} \cos\varphi\cos\theta & \cos\varphi\sin\theta & \sin\varphi \\ -\sin\theta & \cos\theta & 0 \\ -\sin\varphi\cos\theta & -\sin\varphi\sin\theta & \cos\varphi \end{matrix}$$

Για παράδειγμα η πρώτη από τις εξισώσεις μετασχηματισμού γίνεται

$$Vr = Vx\cos\varphi\cos\theta + Vy\cos\varphi\sin\theta + Vz\sin\varphi$$

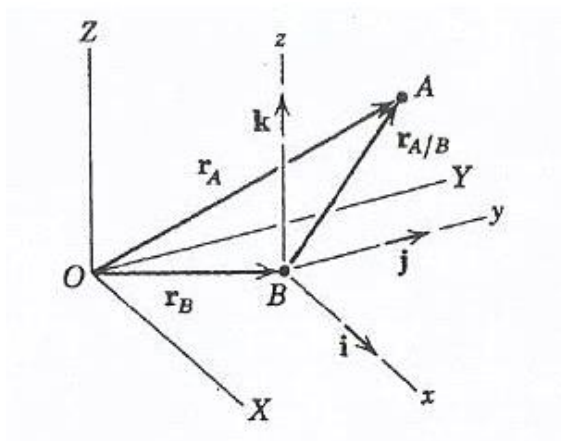
Η γραφή των εξισώσεων με πίνακες μας διευκολύνει πολύ, όταν θέλουμε να λύσουμε ένα πρόβλημα με συνηθισμένα προγράμματα του υπολογιστή. [1]

## 2.13 ΣΧΕΤΙΚΗ ΚΙΝΗΣΗ ΣΤΟΝ ΧΩΡΟ

Θα επεκτείνουμε εδώ όσα είπαμε νωρίτερα για την επίπεδη κίνηση ενός υ.σ σχετικά με μεταφερόμενους και περιστρεφόμενους άξονες αναφοράς, έτσι ώστε να καλυψουμε την κίνηση ενός υλικού σημείου στον χώρο. [1]

### 2.13.1 Μεταφερόμενοι άξονες αναφοράς

Θεωρούμε την καμπυλογραμμική κίνηση στον σφαιρο δυο υ.σ του A και του B .Η κίνηση του A μπορεί να παρατηρηθεί πρώτα από ένα μεταφερόμενο σύστημα αναφοράς x-y-z που κινείται με το B σχ.20 .Το διανύσμα θέσης του A σχετικά με το B είναι  $\vec{r}_{A/B} = \vec{i}x + \vec{j}y + \vec{k}z$  όπου  $\vec{i}$ ,  $\vec{j}$  και  $\vec{k}$  είναι τα μοναδιαία διανύσματα στο κινούμενο σύστημα χ-y-z



[1]

Σχημα 20

Αρα η απόλυτη θέση ,ταχύτητα και επιταχυνση του A είναι

$$r_A = r_B + r_{A/B}$$

$$\dot{r}_A = \dot{r}_B + \dot{r}_{A/B} \quad \text{ή} \quad \mathbf{v}_A = \mathbf{v}_B + \mathbf{v}_{A/B} \quad (36)$$

$$\ddot{r}_A = \ddot{r}_B + \ddot{r}_{A/B} \quad \text{ή} \quad \mathbf{a}_A = \mathbf{a}_B + \mathbf{a}_{A/B} \quad (37)$$

Όπου η ταχύτητα μετρημένη σχετικά με το χ-y-z είναι  $\vec{V}_{A/B} = \dot{\vec{r}}_{A/B} = \vec{i}\dot{x} + \vec{j}\dot{y} + \vec{k}\dot{z}$  και η επιτάχυνση μετρημένη σχετικά με το χ-y-z είναι  $\mathbf{a}_{A/B} = \dot{\vec{V}}_{A/B} = \vec{i}\ddot{x} + \vec{j}\ddot{y} + \vec{k}\ddot{z}$ . Για τους μεταφερόμενους άξονες χ-y-z τα μοναδιαία διανύσματα δεν έχουν χρονικές παραγώγους αφού οι διευθύνσεις τους είναι αμετάβλητες . [1]

Οι όροι της σχετικής κίνησης μπορούν να εκφραστούν σε οποιοδήποτε μεταφερόμενο σύστημα αναφοράς μας βολεύει-ορθογώνιο ,κυλινδρικό ή σφαιρικό.Όπως αναφέραμε και πιο πριν ,η εκλογή εξαρτάται από τον τρόπο που παράγεται η κίνηση ή από τις πληροφορίες που μας δίνονται

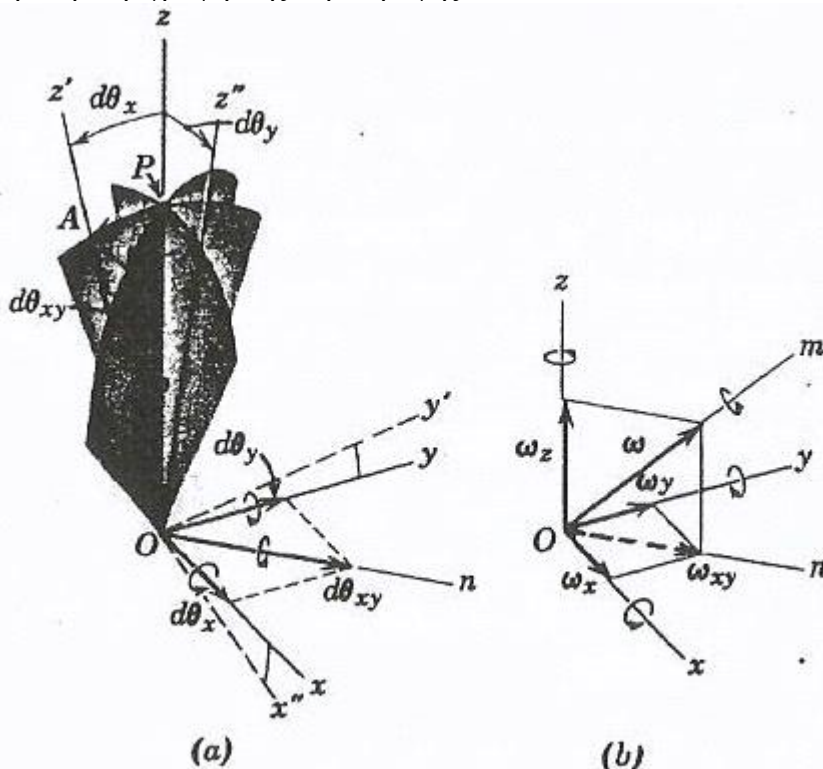
Η χρήση του A αντι για το B σα σημείο αναφοράς και η εξίσωση που συσχετίζει τις σχετικές κινήσεις τριών υ.σ A,B και C ακολουθούν ακριβώς τα οσα είπαμε προηγουμένως . [1]

### 2.13.2.Περιστρεφόμενοι άξονες αναφοράς

Υπάρχουν πολλά προβλήματα στην τρισδιάστατη κίνηση ,στα οποία η περιγραφή απλουστεύεται πολύ αν κάνουμε τις παρατηρήσεις μας σχετικά με ενα περιστρεφόμενο σύστημα αναφοράς .Η εξίσωση της σχετικής κίνησης για την τρισδιάστατη περίπτωση ,μπορεί να βρεθεί αν προσθέσουμε την τρίτη διάσταση ,στην ανάλυση που κάνουμε στις προηγούμενες παραγράφους για την επίπεδη κίνηση.Συνιστούμε λοιπόν να γίνει λεπτομερώς αυτη η διαδικασία .Εμείς εξετάζουμε το θέμα λιγο γενικευμένα ,για να κατανοήσουμε καλύτερα τη σχέση μεταξύ της χρονικής παραγώγου οποιουδήποτε διανύσματος σε ενα ακίνητο και σε ενα περιστρεφόμενο σύστημα αναφοράς . [1]

Οταν λοιπόν εξετάζουμε ετσι το θέμα ή κάνουμε απευθείας επέκταση της ανάλυσης που οδηγεί στην εξίσωση (23),είναι απαραίτητο να ξέρουμε τη γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$  του περιστρεφόμενου συστήματος αναφοράς . [1]

Στο σχήμα 21 φαίνονται οι άξονες  $x-y-z$  που περιστρέφονται σαν απόλυτα στερεό σώμα γύρω απο το O .Το σημείο O μπορεί να θεωρηθεί σταθερό ως εδώ ,αφου μας ενδιαφέρει η περιγραφή της περιστροφής . [1]



[1]

Σχημα 21

Κατα την διάρκεια του χρόνου  $dt$  το πλαίσιο αναφοράς περιστρέφεται γύρω από τον άξονα  $x$  κατά γωνία  $d\theta_x$ , οπότε ο άξονας  $y$  γίνεται  $y'$  και ο  $z$  γίνεται  $z'$  και το σημείο  $P$  πάνω στον άξονα  $z$  σε απόσταση  $b$  από το  $O$ , φθάνει στο  $A$  σε απόσταση  $b d\theta_z$ . Η περιστροφή ορίζεται από το διάνυσμα  $\vec{d}\theta_x$ , όπου η διεύθυνση του διανύσματος συμπίπτει με τον άξονα της περιστροφής και η φορά του διανύσματος καθορίζεται από το δεξιόστροφο κανόνα. Το μέτρο του διανύσματος είναι η γωνία  $d\theta_x$ , εκφρασμένη σε ακτίνια. Ομοια, μια ανεξάρτητη περιστροφή του πλαισίου αναφοράς κατά γωνία  $d\theta$  γύρω από τον άξονα  $y$ , κάνει τον άξονα  $x$  να πάει στον  $x'$ , τον  $z$  στον  $z'$  και το σημείο  $P$  να πάει στο  $B$  κατά την απόσταση  $b d\theta_y$ . [1]

Η περιστροφή αυτή ορίζεται από το διάνυσμα  $\vec{d}\theta_y$ . Αν και οι δυο περιστροφές συμβούν ταυτόχρονα, το σημείο  $P$  θα πάει στο  $C$  κατά το μήκος του τόξου  $b d\theta_{xy}$ . Αυτή η συνολική κίνηση μπορεί να θεωρηθεί ότι οφείλεται σε μια περιστροφή  $d\theta_{xy}$  του πλαισίου αναφοράς, γύρω από τον άξονα  $O-n$  που βρίσκεται στο επίπεδο  $x-y$  και είναι κάθετος στο επίπεδο περιστροφής  $OPC$ . Αφού στο όριο το  $PC$  είναι η διαγώνιος ενός στοιχειωδούς ορθογώνιου πλευρών  $PA$  και  $PB$ , συμπεραίνουμε ότι  $(d\theta_{xy})^2 = (d\theta_x)^2 + d\theta_y^2$ , και ένα παρόμοιο στοιχειώδες ορθογώνιο σχηματίζεται από τα διανύσματα περιστροφής. Παρατηρούμε ακόμα ότι η σειρά συνδιασμού των διαφορικών αυτών περιστροφών δεν έχει σημασία, αφού το  $P$  θα καταλήξει στο  $C$  άσχετα με το ποιά περιστροφή έγινε πρώτη. Άρα τα διανύσματα της διαφορικής περιστροφής υπακούουν στους γνωστούς νόμους των διανυσματικών ποσοτήτων. Από την άλλη μεριά όμως οι πεπερασμένες περιστροφές δεν υπακούουν στον μεταθετικό νόμο, γιατί ο τελικός σχηματισμός εξαρτάται από τη σειρά της πρόθεσης. Το γεγονός αυτό αποδεικνύεται εύκολα αν βρούμε τις τελικές θέσεις του  $P$  για δυο περιστροφές  $90^\circ$  για παράδειγμα, μιας κατά τον άξονα  $x$  και μιας κατά τον άξονα  $y$ . [1]

Βλέπουμε ότι οι θέσεις αυτές εξαρτώνται από τη σειρά που πήραμε τις περιστροφές. Αν το πλαίσιο αναφοράς του σχ.21 α περιστραφεί ακόμα κατά  $\vec{d}\theta_z$  γύρω από τον άξονα  $z$ , αποδεικνύεται με τον ίδιο τρόπο παίρνοντας ένα σημείο πάνω στον άξονα  $x$  ή τον  $y$ , ότι η περιστροφή αυτή μπορεί να συνδιαστεί διανυσματικά με τα  $d\vec{\theta}_x$  και  $d\vec{\theta}_y$ . Διαιρώντας τις διαφορικές περιστροφές με  $dt$  έχουμε τις συνιστώσες της γωνιακής ταχύτητας  $\omega_x = \dot{\theta}_x$ ,  $\omega_y = \dot{\theta}_y$ ,  $\omega_z = \dot{\theta}_z$  για το πλαίσιο αναφοράς. Έτσι αποδείχτηκε ότι η γωνιακή ταχύτητα των αξόνων αναφοράς  $x-y-z$  μπορεί να παρασταθεί από το διάνυσμα

$$\omega = i\omega_x + j\omega_y + k\omega_z$$

οπώς φαίνεται στο σχ.21. b. Άρα στη δεδομένη στιγμή, το πλαίσιο αναφοράς περιστρέφεται γύρω από τον άξονα  $O_m$ . [1]

Σε προηγούμενη παράγραφο δώσαμε τις χρονικές παραγώγους των μοναδιαίων διανυσμάτων  $\vec{i}$  και  $\vec{j}$  που οφείλονταν στην περιστροφή των αξόνων  $x-y$  γύρω από τον

z .Πριν προχωρήσουμε παραπέρα είναι απαραίτητο να βρούμε αυτές τις παραγώγους ,που οφείλονται τώρα στη γενική περιστροφή  $\vec{\omega}$ . Στο σχ.22 φαίνεται η επίδραση της περιστροφής των αξόνων στο μοναδιαίο διάνυσμα  $\vec{i}$  κατά την διάρκεια του χρόνου dt. Εξ αιτίας της περιστροφής  $d\theta_y$  το άκρο του διανύσματος  $\vec{i}$  κινείται κατά μήκος τόξου  $|\vec{i}|d\theta_y$  κατά την αρνητική διεύθυνση του z και έχει διανυσματική μεταβολή  $-\vec{k}d\theta_y$  αφού το  $|\vec{i}|$  είναι μονάδα .Ομοια ,εξαιτίας της  $d\theta_z$ ,το άκρο του  $\vec{i}$  κινείται κατά μήκος τόξου  $|\vec{i}|d\theta_z$ ,ετσι ώστε η διανυσματική μεταβολή είναι  $j d\theta_z$ .Είναι φανερό οτι ο  $\vec{i}$  δεν μεταβάλλεται κατά την περιστροφή γύρω απο τον άξονα x.Αρα η διανυσματική μεταβολή του  $\vec{i}$  ,που οφείλεται στην απειροστή περιστροφή  $\vec{\omega}dt$  είναι  $d\vec{i}=\vec{j}d\theta_z-\vec{k}d\theta_y$  .Διαιρώντας με dt καθώς περνάμε στο όριο και αντικαθιστώντας τις συνιστώσες της γωνιακής ταχύτητας έχουμε  $\dot{\vec{i}}=\vec{j}\omega_z-\vec{k}\omega_y$ .Αυτή η έκφραση είναι ίδια με το εξωτερικό γινόμενο  $\vec{\omega} \times \vec{i}$  ,πράγμα που εύκολα αποδεικνύεται αν κάνουμε τις πράξεις .Παρόμοιες είναι και οι μεταβολές των  $\vec{j}$  και  $\vec{k}$  που οφείλονται στην περιστροφή .Αρα οι χρονικές παράγωγοι των μοναδιαίων διανυσμάτων για σύστημα αναφοράς περιστρεφόμενο με γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$  ,μπορούν να γραφτούν

$$\dot{\vec{i}}=\vec{\omega} \times \vec{i} \qquad \dot{\vec{j}}=\vec{\omega} \times \vec{j} \qquad \dot{\vec{k}}=\vec{\omega} \times \vec{k} \qquad (38)$$

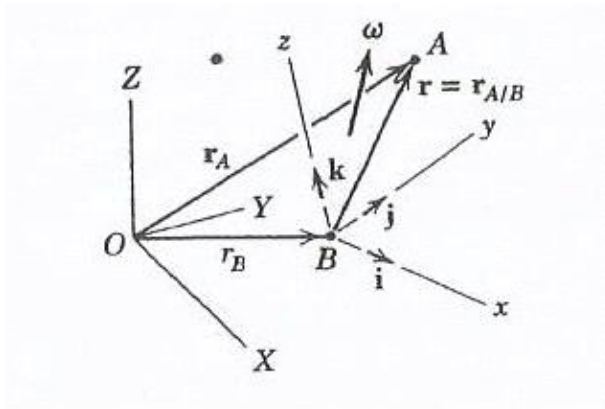
Στρέφουμε τώρα την προσοχή μας στο νόημα της χρονικής παραγώγου κάθε διανυσματικής ποσότητας  $\vec{V}=\vec{i}V_x+\vec{j}V_y+\vec{k}V_z$  στο περιστρεφόμενο σύστημα αναφοράς (σχ.23).Η παράγωγος του  $\vec{V}$  ως προς το χρόνο οπως μετριέται στο ελεύθερο πλαίσιο X-Y-Z είναι

$$\left(\frac{dV}{dt}\right)_{XYZ} = \frac{d}{dt}(\vec{i}V_x+\vec{j}V_y+\vec{k}V_z)=(\dot{\vec{i}}V_x+\vec{j}\dot{V}_x+\dot{\vec{j}}V_y+\vec{k}\dot{V}_y+(\dot{\vec{k}}V_z+\vec{k}\dot{V}_z))$$

Αν αντικαταστήσουμε τις εξισώσεις 38 στην πρώτη παρένθεση ,αυτή γίνεται  $\vec{\omega} \times \vec{V}$  .Οι όροι στη δεύτερη παρένθεση παριστάνουν τις συνιστώσες της χρονικής παραγώγου  $(d\vec{V}/dt)_{xyz}$  οπως μετριέται σχετικά με τους κινούμενους άξονες αναφοράς x-y-z.Αρα

$$\left(\frac{dV}{dt}\right)_{XYZ} = \vec{\omega} \times \vec{V} + \left(\frac{dV}{dt}\right)_{xyz} \qquad (39)$$

Η εξίσωση 39 δίνει τη σχέση μεταξύ της χρονικής παραγώγου μιας διανυσματικής ποσότητας σε ένα σταθερό σύστημα και της χρονικής παραγώγου της ποσότητας όπως παρατηρείται σε ένα περιστρεφόμενο σύστημα . [1]



[1]

Σχημα 22

Έχοντας έτοιμη την εξ.39, θεωρούμε τώρα την κίνηση στο χώρο ενός υ.σ. A (σχ.24) όπως παρατηρείται και από ένα περιστρεφόμενο σύστημα  $x-y-z$  και από ένα σταθερό σύστημα  $X-Y-Z$ . Η αρχή του περιστρεφόμενου συστήματος συμπίπτει με τη θέση ενός δεύτερου υ.σ αναφοράς B, και το σύστημα έχει γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$ . Η εξίσωση του διανύσματος θέσης είναι  $\vec{r}_A = \vec{r}_B + \vec{r}$  όπου το  $\vec{r}$  αντικαθιστά το  $\vec{r}_{A/B}$ . Η χρονική παράγωγος της σχέσης αυτής δίνει  $\vec{V}_A = \vec{V}_B + \vec{v}$ . Από την εξ.39 έχουμε

$$\dot{\vec{r}} = \left(\frac{d\vec{r}}{dt}\right)_{XYZ} = \vec{\omega} \times \vec{r} + \vec{V}_{rel}$$

Όπου η ταχύτητα μετρημένη στο  $x-y-z$  είναι  $\vec{V}_{σχ} = (d\vec{r}/dt)_{xyz} = \dot{x}\vec{i} + \dot{y}\vec{j} + \dot{z}\vec{k}$ . Άρα η εξίσωση της σχετικής ταχύτητας γίνεται

$$\vec{V}_A = \vec{V}_B + \vec{\omega} \times \vec{r} + \vec{V}_{rel} \quad (40)$$

που είναι ίδια με την εξ.22 που βρήκαμε για την επίπεδη σχετική κίνηση. [1]

Η εξίσωση της σχετικής επιτάχυνσης είναι η χρονική παράγωγος της εξ.40, που δίνει  $\vec{a}_A = \vec{a}_B + \vec{\omega} + \dot{\vec{r}} + \vec{\omega} + \dot{\vec{r}} + \vec{V}_{σχ}$ . Από την εξ.39 ο τελευταίος όρος γίνεται

$$\dot{\vec{V}}_{rel} = \left(\frac{d\vec{V}_{rel}}{dt}\right)_{XYZ} = \vec{\omega} \times \vec{V}_{rel} + \vec{a}_{rel}$$

Όπου  $\vec{a}_{σχ} = (d\vec{v}_{σχ}/dt)_{xyz} = \ddot{x}\vec{i} + \ddot{y}\vec{j} + \ddot{z}\vec{k}$ . Το αποτέλεσμα αυτό μαζί με την έκφραση του  $\dot{\vec{r}}$  που βρήκαμε πριν δίνει με την αναγωγή των ομοίων όρων

$$\mathbf{a}_A = \mathbf{a}_B + \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r} + \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}) + 2\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{V}_{rel} + \mathbf{a}_{rel} \quad (41)$$

Η έκφραση αυτή είναι ίδια με την εξίσωση 23 που αναλύσαμε προηγουμένως για την επίπεδη κίνηση . [1]

Όπως τονίσαμε στην εξ.22<sup>α</sup> οι όροι  $\vec{\omega} \times \vec{r} \times \vec{V}_{σχ}$  που εμφανίζονται στις εξ.22 και 40 αποτελούν την ταχύτητα του A σχετικά με το B όπως μετριέται από μη περιστρεφόμενες άξονες .Αρα το  $\vec{\omega} \times \vec{r}$  είναι η διαφορά μεταξύ της σχετικής ταχύτητας μετρούμενης από μη περιστρεφόμενες άξονες .Στη σχέση επιτάχυνσης στην εξ.23 α αποδείχτηκε ότι οι όροι  $2\vec{\omega} \times \vec{V}_{σχ} + \vec{a}_{σχ}$  συνιστούν μαζί την επιτάχυνση του A αναφερόμενη σε ένα σημείο P πάνω στο x-y-z που συμπίπτει με το κινούμενο υλικό σημείο κατά την θεωρούμενη στιγμή .Οι όροι  $\vec{\omega} \times \mathbf{r} + \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r})$  συνιστούν την επιτάχυνση του P ως προς το B.Η επιτάχυνση Coriolis  $2\vec{\omega} \times \vec{V}_{σχ}$  είναι η διαφορά της επιτάχυνσης του A ως προς το P μετρούμενη από περιστρεφόμενες άξονες . [1] [2]



## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 3

### ΚΙΝΗΤΙΚΗ ΥΛΙΚΩΝ ΣΗΜΕΙΩΝ

#### 3.1 Εισαγωγή

Όταν επάνω σε ένα υ.σ. επιδρά μια δύναμη, τότε το υ.σ. έχει επιταχυνόμενη κίνηση. Κινητική είναι η μελέτη των σχέσεων μεταξύ συστημάτων δυνάμεων και των μεταβολών που επιφέρουν οι δυνάμεις στην κίνηση. Οι ιδιότητες των συστημάτων δυνάμεων καλύπτονται από τη στατική κίνηση και οι μεταβολές στην κίνηση των υ.σ. καλύφθηκαν. [1]

Η βασική σχέση μεταξύ δύναμης και επιτάχυνσης είναι  $F=ma$ . Ο δεύτερος νόμος του Newton. Η απόδειξη του νόμου αυτού είναι πειραματική. Θα περιγράψουμε λοιπόν το βασικό νόημα του νόμου αυτού με ένα ιδεατό πείραμα, όπου θεωρούμε ότι μετράμε την ταχύτητα και την επιτάχυνση χωρίς λάθος. Ένα σωματίδιο μάζας απομονώνεται στο αρχικό αδρανειακό σύστημα και υφίσταται την επίδραση μιας δύναμης  $\vec{F}_1$ . Μετράμε την επιτάχυνση  $\vec{a}_1$  του σωματιδίου και βρίσκουμε το λόγο  $F_1/a_1$  των μέτρων της δύναμης και της επιτάχυνσης που θα είναι κάποιος αριθμός  $C_1$ , του οποίου η τιμή θα εξαρτάται από τις μονάδες που χρησιμοποιήθηκαν για τη μέτρηση της δύναμης και της επιτάχυνσης. Επαναλαμβάνουμε τώρα το πείραμα εφαρμόζοντας στο ίδιο υ.σ. διαφορετική δύναμη  $\vec{F}_2$ . Μετράμε τώρα την αντίστοιχη επιτάχυνση  $\vec{a}_2$ . Πάλι ο λόγος των μέτρων  $F_2/a_2$  θα δώσει ένα αριθμό  $C_2$ . Το πείραμα επαναλαμβάνεται όσες φορές θέλουμε. [1]

Από τα αποτελέσματα βγάζουμε δυο σπουδαία συμπεράσματα. Πρώτον, ότι οι λόγοι της εφαρμοζόμενης δύναμης προς την αντίστοιχη κάθε φορά επιτάχυνση, είναι όλοι ίσοι, με την προϋπόθεση ότι χρησιμοποιούμε τις ίδιες μονάδες για όλες τις μετρήσεις. Δηλαδή :

$$\frac{F_1}{a_1} = \frac{F_2}{a_2} = \dots = \frac{F}{a} = C, \text{ μια σταθερά}$$

Η σταθερά  $C$  είναι ένα μέτρο κάποιας ιδιότητας του υ.σ. που δεν μεταβάλλεται. Αυτή η ιδιότητα είναι η αδράνεια του υ.σ. που είναι η αντίσταση του στο ρυθμό μεταβολής της ταχύτητας. Για ένα υ.σ. με μεγάλη αδράνεια (Μεγάλο  $C$ ), η επιτάχυνση για μια δοσμένη δύναμη  $F$  θα είναι μεγάλη. Σαν ένα ποσοτικό μέτρο της αδράνειας χρησιμοποιείται η μάζα  $m$  και συνεπώς μπορούμε να γράψουμε τη σχέση  $C=km$ , όπου  $k$  είναι μια σταθερά, για τις μονάδες που χρησιμοποιούνται. Έτσι και η πειραματική σχέση γίνεται :

$$F=km a \quad (42)$$

Όπου  $F$  είναι το μέτρο της τελικής δύναμης που δρα πάνω στο υ.σ. μάζας  $m$  και  $a$  είναι το μέτρο της επιτάχυνσης του υ.σ που έχουμε σαν αποτέλεσμα . [1]

Το δεύτερο συμπέρασμα από το ιδεατό πείραμα είναι ότι η επιτάχυνση έχει πάντα τη διεύθυνση της εφαρμοσμένης δύναμης .Έτσι η εξ.42 είναι μια διανυσματική σχέση και μπορεί να γραφτεί ως εξής

$$\mathbf{F} = k\mathbf{m}\mathbf{a} \quad (43)$$

Αν και κανένα πραγματικό πείραμα δεν μπορεί να γίνει με τον ιδανικό τρόπο που περιγράψαμε ,τα αποτελέσματα συνάγονται από μετρήσεις πειραμάτων που έγιναν με μεγάλη ακρίβεια ,όπου τα αποτελέσματα προβλέπονται σωστά μέσω της υπόθεσης του ιδανικού πειράματος .Μια από τις πιο ακριβείς δοκιμές ,είναι η ακριβής πρόβλεψη των κινήσεων των πλανητών στην εξ.43. [1]

Είναι φανερό ότι τα αποτελέσματα αυτού του θεμελιώδους πειράματος ,λαμβάνονται μόνο αν οι μετρήσεις γίνουν σχετικά με το “σταθερό” αρχικό αδρανειακό σύστημα .Δηλαδή αν το πείραμα που περιγράψαμε γινόταν στην επιφάνεια της γης ,και όλες οι μετρήσεις γίνονταν σχετικά με ένα σύστημα αναφοράς προσδεδεδεμένο στη γη ,τα αποτελέσματα θα μας έδιναν μικρές διαφορές ,αν τα αντικαταστήσουμε στην εξ.43. .Η διαφορά αυτή οφείλεται στο γεγονός ότι η επιτάχυνση που μετρήθηκε δεν είναι η σωστή απόλυτη επιτάχυνση . [1]

Η διαφορά αυτή θα εξαφανιστεί αν γίνουν οι κατάλληλες διορθώσεις ,που οφείλονται στις συνιστώσες της επιτάχυνσης της γης .Σε τέτοιες περιπτώσεις οι επιταχύνσεις που μετριοούνται σχετικά με άξονες αναφοράς συνδεδεμένους με τη γη ,μπορούν να θεωρηθούν σαν “απόλυτες” και μπορεί να χρησιμοποιηθεί με αμελητέο λάθος η εξ.43 για πειραματικές μετρήσεις που γίνονται πάνω στην επιφάνεια της γης . [1]

Υπάρχει ένας μεγάλος αριθμός προβλημάτων ,όπως αυτά που έχουν σχέση με πυραύλους ή διαστημόπλοια ,στα οποία οι συνιστώσες της επιτάχυνσης της γης έχουν μεγάλη σημασία . Είναι απαραίτητο λοιπόν ,να καταλάβει κανείς τη θεμελιώδη βάση του νόμου του Newton ώστε να χρησιμοποιεί τις κατάλληλες συνιστώσες της απόλυτης επιτάχυνσης . [1]

Πρίν το 1950 οι νόμοι της Νευτώνειας μηχανικής αποδείχτηκαν με αναρίθμητα φυσικά πειράματα και θεωρήθηκαν η τελική περιγραφή της κίνησης των σωμάτων .Η έννοια του χρόνου που θεωρείται απόλυτη ποσότητα στην Νευτώνεια θεωρία ,πήρε μια διαφορετική ερμηνεία στη θεωρία της σχετικότητας ,που παρουσίασε ο Einstein το 1905 . Η νέα αυτή έννοια είχε σαν συνέπεια τον ολοκληρωτικό μετασχηματισμό των νόμων της μηχανικής .Η θεωρία της σχετικότητας γελιοποιήθηκε στην αρχή ,αλλά έπειτα ελέγχθηκε πειραματικά και σήμερα την δέχονται οι επιστήμονες όλου του κόσμου .Αν και η διαφορά μεταξύ της μηχανικής του Newton και του Einstein είναι βασική ,υπάρχει πρακτική διαφορά στα αποτελέσματα που δίνονται από τις δύο

θεωρίες μόνο όταν χρησιμοποιούμε ταχύτητες της τάξης της ταχύτητας του φωτός  $(300(10^6))\text{m/s}$  . [1]

Για παράδειγμα ,προβλήματα που ασχολούνται με ατομικά και πυρηνικά σωματίδια ,περιέχουν υπολογισμούς βασισμένους στη θεωρία της σχετικότητας και έχουν βασικό ενδιαφέρον και για τους επιστήμονες αλλά και για τους μηχανικούς . [1]

Συνηθίζεται να παίρνουμε το  $k$  ίσο με τη μονάδα στην εξ.43 ,οπότε η συνηθισμένη μορφή του δεύτερου νόμου του Newton είναι

$$\mathbf{F}=\mathbf{ma}$$

Ένα σύστημα μονάδων ,για το οποίο το  $k$  είναι μονάδα ,είναι γνωστό σαν ένα κινητικό σύστημα .Αρα για ένα κινητικό σύστημα οι μονάδες της δύναμης της μάζας και της επιτάχυνσης δεν είναι ανεξάρτητες .Στο σύστημα S.I ,οι μονάδες της δύναμης (newton ,N) παράγονται από το δεύτερο νόμο ,του Newton ,συναρτήσει των βασικών μονάδων της μάζας (Kg) επί την επιτάχυνση ( $\text{m/s}^2$ ) .Δηλαδή  $N=\text{kg} \times \text{m/s}^2$  .Αυτό το σύστημα είναι γνωστό σαν ένα απόλυτο σύστημα ,αφού η μονάδα της δύναμης εξαρτάται από την απόλυτη τιμή της μάζας . [1]

Στο U.S, βρετανικό σύστημα μονάδων ,οι μονάδες της μάζας παράγονται από τις μονάδες της δύναμης δια τις μονάδες της επιτάχυνσης .Αρα οι μονάδες της μάζας είναι :  $\text{slugs}=\text{lbf s}^2/\text{ft}$

Αυτό το σύστημα είναι γνωστό σαν βαρυτικό σύστημα ,αφού η μάζα παράγεται από τη δύναμη όπως ορίζεται από τη βαρυτική έλξη. [1]

Για μετρήσεις που έγιναν σχετικά με την περιστρεφόμενη γη ,πρέπει να χρησιμοποιείται η σχετική τιμή του  $g$ .Η διεθνώς παραδεκτή τιμή του  $g$  σχετικά με τη γη ,στην επιφάνεια της θάλασσας και σε πλάτος  $45^\circ$  είναι  $9,80665 \text{ m/s}^2$  ,εκτός από τις περιπτώσεις που χρειαζόμαστε μεγαλύτερη ακρίβεια .Για μετρήσεις σχετικά με μη περιστρεφόμενη γη ,πρέπει να χρησιμοποιούμε την απόλυτη τιμή του  $g$  .Η απόλυτη τιμή σε πλάτος  $45^\circ$  και στην επιφάνεια της θάλασσας είναι  $9,8236 \text{ m/s}^2$  . [1]

Στο U.S-Βρετανικό σύστημα, η τιμή του  $g$  σχετικά με την περιστρεφόμενη γη ,στο επίπεδο της θάλασσας και σε πλάτος  $45^\circ$  είναι  $32,1740 \text{ ft/s}^2$  .Η αντίστοιχή της ,σχετικά με μη περιστρεφόμενη γη είναι  $32,2295 \text{ ft/s}^2$  . [1]

### 3.2 Εξίσωση της κίνησης

Θεωρείστε ένα υ.σ. μάζας  $m$  ,που πάνω του επιδρούν οι συντρέχουσες δυνάμεις  $\vec{F}_1, \vec{F}_2, \vec{F}_3, \dots$  των οποίων το διανυσματικό άθροισμα είναι  $\Sigma \vec{F}$  .Αρα η εξίσωση  $\mathbf{F}=\mathbf{ma}$  γίνεται :

$$\Sigma \vec{F}=\mathbf{ma} \quad (44)$$

Στην λύση των προβλημάτων η εξ.44 χρησιμοποιείται συνήθως με μορφή συνιστωσών, που εξαρτάται από το χρησιμοποιούμενο σύστημα συντεταγμένων. Η εκλογή του κατάλληλου συστήματος συντεταγμένων υπαγορεύεται από την εν λόγω κίνηση, και είναι ένα βασικό πρόβλημα για τη λύση του προβλήματος.

Όταν οι δυνάμεις και η κίνηση περιγράφονται από ορθογώνιες συντεταγμένες  $x, y, z$  η εξ.44 έχει τις συνιστώσες

$$\begin{aligned}\Sigma F_x &= ma_x \\ \Sigma F_y &= ma_y \\ \Sigma F_z &= ma_z\end{aligned}\tag{45}$$

Όπου

$$|\Sigma F| = \sqrt{(\Sigma F_x)^2 + (\Sigma F_y)^2 + (\Sigma F_z)^2} \quad \text{και} \quad |a| = \sqrt{a_x^2 + a_y^2 + a_z^2}$$

Αν η κίνηση είναι ευθύγραμμη, μπορούμε να διαλέξουμε π.χ τον άξονα  $x$ , έτσι ώστε να συμπίπτει με τη διεύθυνση της επιτάχυνσης  $\vec{a}$ , και έτσι οι εξισώσεις της κίνησης γίνονται:  $\Sigma F_x = ma$ ,  $\Sigma F_y = 0$ ,  $\Sigma F_z = 0$ . Η εξίσωση της κίνησης μπορεί ακόμα να γραφτεί και σαν διαφορική εξίσωση της μορφής  $\Sigma F_x = m\ddot{x}$ . Αυτή η μορφή της εξίσωσης της κίνησης μπορεί να χρησιμοποιηθεί για να περιγράψει προβλήματα όπου το  $\Sigma F_x$  είναι συναρτήσεως του χρόνου, της μετατόπισης ή της ταχύτητας. Δύο διαδοχικές ολοκληρώσεις της εξίσωσης χρειάζονται τότε, για να εκφράσουμε το  $x$  σαν συνάρτηση του  $t$ . Όταν γνωρίζουμε αυτή τη συναρτησιακή σχέση, η κίνηση είναι απόλυτα γνωστή. [1]

Για επίπεδη καμπυλόγραμμη κίνηση ενός υ.σ. και αν χρησιμοποιηθούν οι ως προς  $n$  και  $t$  συνιστώσες, οι συνιστώσες της εξ.44 γράφονται

$$\begin{aligned}\Sigma F_n &= ma_n \\ \Sigma F_t &= ma_t\end{aligned}\tag{46}$$

Όπου  $a_n = v\dot{\theta} = \rho\dot{\theta}^2 = v^2/\rho$  και  $a_t = \dot{v} = \dot{s}$  από τις εξ.12 και 13. Για κυκλική κίνηση, η ακτίνα καμπυλότητας  $\rho$  είναι σταθερή, και οι συνιστώσες της επιτάχυνσης μπορούν να γραφτούν όπως στην εξ.16

Για επίπεδη καμπυλόγραμμη κίνηση και χρησιμοποιώντας τις ως προς  $r$  και  $\theta$  συνιστώσες, η εξ.44 γράφεται

$$\Sigma F_r = ma_r$$

$$\Sigma F_{\theta} = ma_{\theta} \quad (47)$$

Οπου  $a_r = \ddot{r} - r\dot{\theta}^2$  και  $a_{\theta} = r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta}$  απο την εξίσωση 18

Με τον ίδιο τρόπο για καμπυλόγραμμη κίνηση στο χώρο ,μπορούν να χρησιμοποιηθούν οι κυλινδρικές συντεταγμένες των εξ.25 οπότε θα έχουμε

$$\begin{aligned} \Sigma F_r &= ma_r \\ \Sigma F_{\theta} &= ma_{\theta} \\ \Sigma F_z &= ma_z \end{aligned} \quad (48)$$

ή ακόμα και οι σφαιρικές συντεταγμένες των εξ.28,οπότε :

$$\begin{aligned} \Sigma F_R &= ma_R \\ \Sigma F_{\theta} &= ma_{\theta} \\ \Sigma F_{\phi} &= ma_{\phi} \end{aligned} \quad (49)$$

Υπάρχουν συχνά περιπτώσεις οπου η απόλυτη επιτάχυνση  $\vec{a}$  ενός υ.σ περιγράφεται καλύτερα συναρτήσει της επιτάχυνσης ενός κινούμενου συστήματος συντεταγμένων και της επιτάχυνσης σχετικά με το κινούμενο αυτό σύστημα . [1]

Είναι φανερό οτι η εκλογή του συστήματος συντεταγμένων που θα χρησιμοποιηθεί σε ενα δοσμένο πρόβλημα ,είναι πολύ σπουδαίος παράγονας . [1]

Αρα λοιπόν πρέπει να υπάρχει άριστη γνώση της κινηματικής κίνησης του υ.σ για να μπορέσουμε να προχωρήσουμε στην κινητική του προβλήματος .Συχνά η εκλογή του συστήματος συντεταγμένων υποδεικνύεται απο τον αριθμό και τη γεωμετρία των περιορισμών.Δηλαδή αν το υ.σ. είναι ελεύθερο να κινείται στο χώρο,οπως συμβαίνει με το κέντρο μάζας ενός πυραύλου σε ελεύθερη πτήση,λέμε οτι το υ.σ εχει τρεις βαθμούς ελευθερίας που χρειάζονται τρεις ανεξάρτητες συντεταγμένες ,οι οποίες προσδιορίζουν τη θέση του υ.σ κάθε στιγμή.Και οι τρεις μονόμετρες συνιστώσες,(εξ45,48 η 49) της εξίσωσης της κίνησης ,πρέπει να χρησιμοποιηθούν και να ολοκληρωθούν ,ώστε να πάρουμε τις χωρικές συντεταγμένες συναρτήσει του χρόνου .Αν ενα υ.σ είναι περιορισμένο να κινείται πάνω σε μια επιφάνεια ,χρειάζονται μόνο δύο συνιστώσες για να προσδιορίσουν τη θέση του ,και σε αυτην την περίπτωση λέμε οτι έχει δύο βαθμούς ελευθερίας .Αν ενα υ.σ είναι περιορισμένο να κινείται κατά μήκος μια γραμμής ,η θέση του μπορεί να καθοριστεί απο μια συντεταγμένη που μετριέται κατά μήκος της γραμμής .Σε αυτή την περίπτωση λέμε οτι το υ.σ. εχει μόνο ενα βαθμό ελευθερίας . [1]

Η εξίσωση<sup>44</sup>, ή οποιαδήποτε άλλη απο τις μορφές με τις συνιστώσες της εξίσωσης της δύναμης, της μάζας και της επιτάχυνσης, ονομάζεται εξίσωση της κίνησης. Η εξίσωση της κίνησης μας δίνει τη στιγμιαία τιμή της επιτάχυνσης που αντιστοιχεί στη στιγμιαία τιμή των δυνάμεων που δρουν πάνω στο υ.σ.. Αν οι δυνάμεις μεταβάλλονται, τότε και η επιτάχυνση θα μεταβάλλεται, και οι μεταβολές της ταχύτητας και της μετατόπισης του υ.σ. σε ένα διάστημα της κίνησής του μπορούν να υπολογιστούν με απ'ευθείας ολοκλήρωση της αντίστοιχης εξίσωσης της κίνησης. Συχνά χρειάζεται αριθμητική ή γραφική ολοκλήρωση της εξίσωσης της κίνησης, όταν η συναρτησιακή σχέση μεταξύ των μεταβλητών δυνάμεων και των συνιστωσών δεν μπορεί να γραφτεί. Αυτή η περίπτωση είναι συνηθισμένη όταν οι δυνάμεις προσδιορίζονται πειραματικά ή απο άλλες προσεγγιστικές πληροφορίες. [1]

Όταν χρησιμοποιούμε οποιαδήποτε απο τις εξισώσεις δύναμης-μάζας-επιτάχυνσης της κίνησης, είναι απαραίτητο να παίρνουμε όλες τις δυνάμεις που εξασκούνται πάνω στο υ.σ. οι μόνες δυνάμεις που μπορούμε να αποκλείσουμε, είναι αυτές που τα μεγέθη τους είναι αμελητέα σε σύγκριση με τις άλλες δρώσες δυνάμεις, όπως είναι οι δυνάμεις μεταξύ δυο υλικών σημείων αν συγκριθούν με την έλξη που εξασκεί σε αυτά η γη. Το διανυσματικό άθροισμα  $\Sigma \vec{F}$  της εξ. 44, υποδηλώνει όλες τις δυνάμεις που δρουν πάνω στο εξεταζόμενο υ.σ. Με τον ίδιο τρόπο, το αντίστοιχο μονόμετρο άθροισμα δυνάμεων σε οποιαδήποτε απο τις διευθύνσεις των συντεταγμένων, εννοεί το άθροισμα των συνιστωσών όλων των δυνάμεων που δρουν πάνω στο υ.σ. κατά τη διεύθυνση αυτή. Ο μόνος εύκολος τρόπος για να υπολογίσουμε σωστά όλες τις δυνάμεις, είναι να απομονώσουμε το εξεταζόμενο υ.σ. απο όλα τα σώματα με τα οποία εφάπτεται ή απο τα οποία επηρεάζεται, και να αντικαταστήσουμε τα σώματα αυτά με τις δυνάμεις που εξασκούν πάνω στο εξεταζόμενο υ.σ. Το διάγραμμα ελεύθερου σώματος που θα πάρουμε, θα μας βοηθήσει να συμπεριλάβουμε στους υπολογισμούς, κάθε δύναμη γνωστή ή άγνωστη που εξασκείται πάνω στο υ.σ. Μόνο αφού κάνουμε όσα είπαμε πριν, γράφουμε τις κατάλληλες εξισώσεις της κίνησης. Το διάγραμμα του ελεύθερου σώματος, εξυπηρετεί στη δυναμική τον ίδιο σκοπό, όπως και στην στατική. [1]

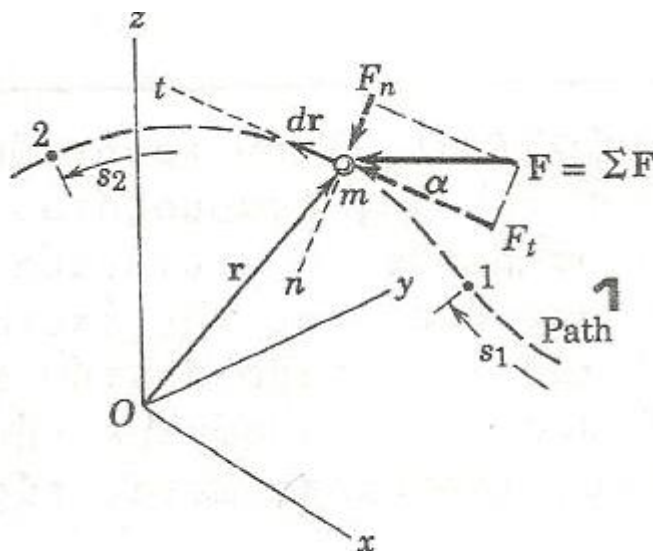
Ο σκοπός αυτός είναι απλά, να βρούμε μια αποτελεσματική μέθοδο, για να υπολογίσουμε σωστά το αποτέλεσμα όλων των πραγματικών δυνάμεων που εξασκούνται στο εξεταζόμενο υ.σ. η σώμα. Στη στατική το αποτέλεσμα αυτό είναι μηδενικό, ενώ στη δυναμική είναι το γινόμενο της μάζας επι την επιτάχυνση. Αν πρέπει να γίνει σαφές ότι οι εξισώσεις της κίνησης πρέπει να εφαρμόζονται σωστά και επαρκώς, και αν ενώ τις εφαρμόζουμε διατηρούμε τις ισότητες μεταξύ μονόμετρων και διανυσματικών μεγεθών, τότε θα βρούμε ελάχιστες δυσκολίες. [1]

### 3.3 Έργο και ενέργεια

Προηγουμένως ο δεύτερος νόμος του Newton  $\vec{F} = m\vec{a}$ , εφαρμοζόταν σε διάφορα προβλήματα κίνησης υ.σ. για να βρεθεί η στιγμιαία σχέση μεταξύ της δύναμης που εξασκείται στο υ.σ. και της επιτάχυνσης που αποκτά το υ.σ. αυτό. Όταν θέλαμε τη μεταβολή στην ταχύτητα ή στην αντίστοιχη μετατόπιση του υ.σ., ολοκληρώναμε την

επιτάχυνση που είχαμε προηγούμενα βρει ,χρησιμοποιώντας τις κατάλληλες κινηματικές εξισώσεις . [1]

Θεωρούμε ένα υ.σ. μάζας  $m$  ,που κινείται κατά μήκος της διακεκομμένης γραμμής του σχήματος 25. [1]



[1]

Σχημα 22

Εστω  $\vec{F}$  η συνισταμένη  $\Sigma\vec{F}$  όλων των δυνάμεων που εξασκούνται πάνω στη μάζα  $m$ . Η θέση της  $m$  καθορίζεται από το διάνυσμα θέσης  $\vec{r}$  και η μετατόπιση της κατά μήκος της τροχιάς της κατά τη διάρκεια του χρόνου  $dt$  ,παριστάνεται από τη μεταβολή  $d\vec{r}$  του διανύσματος θέσης της .Το έργο  $dU$  που παράγεται από την  $\vec{F}$  κατά τη διάρκεια της μετατόπισης αυτής ορίζεται από το εσωτερικό γινόμενο

$$dU = \vec{F} \cdot d\vec{r}$$

Η έκφραση αυτή παριστάνει το μονόμετρο μέγεθος  $F_t |dr| = F_t ds = (F \cos \alpha) ds$  όπου  $s$  είναι η μονόμετρα απόσταση που μετρείται κατά μήκος της καμπύλης .Αρα το έργο είναι μια μονόμετρα ποσότητα .Αν η  $F_t$  έχει την ίδια διεύθυνση με το  $d\vec{r}$  ,το έργο είναι θετικό .Αν η  $F_t$  έχει την αντίθετη διεύθυνση από το  $d\vec{r}$  ,το έργο είναι αρνητικό .Η συνιστώσα  $F_n$  της δύναμης που είναι κάθετη στη διεύθυνση της τροχιάς ,δεν μπορεί να παράγει έργο αφού το εσωτερικό της γινόμενο με τη μετατόπιση  $d\vec{r}$  είναι μηδέν. [1]

Το έργο που παράγεται από την  $\vec{F}$  κατά τη διάρκεια μια ορισμένης κίνησης του υ.σ.σ από το σημείο 1 ως το 2 είναι

$$U = \int \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r} = \int_{s_1}^{s_2} F_t ds$$

Αφού τα όρια προσδιορίζουν το αρχικό και τελικό σημείο του διαστήματος κίνησης .  
[1]

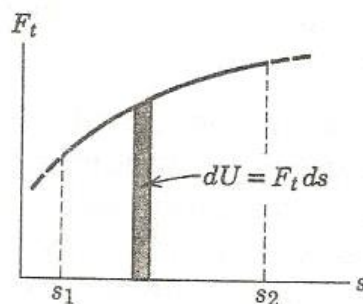
Για ένα σύστημα δυνάμεων  $\vec{F}_1, \vec{F}_2, \vec{F}_3, \dots$ , που ενεργούν πάνω σε ένα υ.σ. που έχει μετατόπιση  $d\vec{r}$ , το έργο που παράγεται από τη συνισταμένη  $\Sigma\vec{F}$  του συστήματος είναι ίσο με το άθροισμα των έργων που παράγει κάθε μια συνιστώσα. Δηλαδή

$$dU = F_1 dr + F_2 dr + F_3 dr + \dots$$

$$(F_1 + F_2 + F_3 + \dots) dr = \Sigma F dr$$

Οπότε έχουμε ότι  $U = \int \Sigma F dr$

Το έργο έχει μονάδες δύναμης (N) έχει μετατόπιση (m) δηλαδή N m. Η μονάδα αυτή ονομάζεται joule (j) και ορίζεται σαν το έργο που παράγει μια δύναμη 1N κινούμενο σε απόσταση 1m κατά τη διεύθυνσή της. Η χρήση του joule για το έργο (και την ενέργεια) αντί για τις μονάδες Nm μας βοηθάει να αποφύγουμε κάποια πιθανή σύγχυση με τις μονάδες ροπής μιας δύναμης ή της ροπής στρέψης που γράφονται επίσης Nm. Αν η συναρτησιακή σχέση μεταξύ της εφαπτομενικής συνιστώσας  $F_t$  μιας δύναμης και της απόστασης  $s$  κατά μήκος της τροχιάς, είναι γνωστή, το ολοκλήρωμα για; Το έργο  $U$  μπορεί να αναπτυχθεί μαθηματικά. Αν η συναρτησιακή σχέση δεν είναι γνωστή, σε μαθηματική έκφραση που μπορεί να ολοκληρωθεί, αλλά καθορίζεται από προσεγγιστικές ή πειραματικές πληροφορίες, τότε το έργο μπορεί να βρεθεί αν κάνουμε μια αριθμητική ή γραφική ολοκλήρωση που παριστάνεται από την επιφάνεια κάτω από την καμπύλη  $F_t, s$  όπως φαίνεται στο σχ.23. [1]

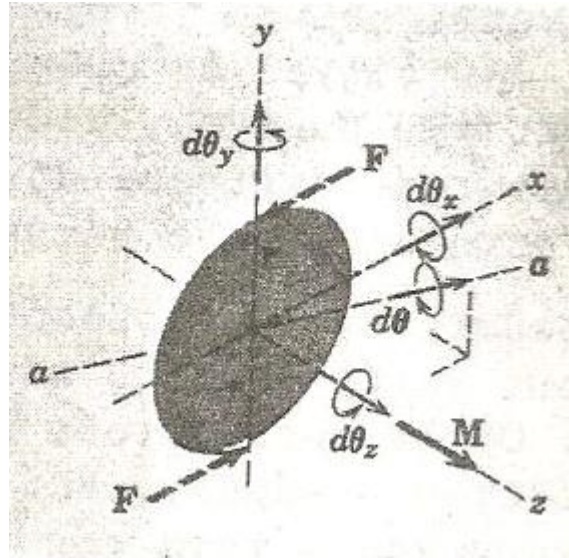


[1]

Σχημα 23



Αν και δεν χρειάζεται στην ανάπτυξη της κίνησης ενός υ.σ. το έργο που παράγεται από ένα ζεύγος δυνάμεων, που ενεργεί πάνω σε ένα περιστρεφόμενο σώμα, θα αναπτυχθεί εδώ αφού είναι ανάλογο με το έργο μιας δύναμης. θεωρείστε το ζεύγος ροπής  $\vec{M}$  που εξασκείται στο δίσκο του σχ.27, και αποτελείται από τις δυο ίσες και αντίθετες δυνάμεις  $\vec{F}$  παράλληλες στον άξονα των  $x$  που απέχουν κατά  $2r$ . [1]



[1]

Σχημα 24

Προφανώς δεν παράγεται έργο κατά τη μια μεταφορά του δίσκου. Θεωρούμε τώρα μια απειροστή περιστροφή  $d\vec{\theta} = \vec{i}d\theta_x + \vec{j}d\theta_y + \vec{k}d\theta_z$  του δίσκου γύρω από οποιοδήποτε άξονα που περνάει από το κέντρο του, όπως είναι ο  $a-a$ . Φαίνεται αμέσως ότι δεν παράγεται έργο από καμία από τις δυνάμεις, κατά τη διάρκεια των συνιστωσών περιστροφών  $d\theta_x$  και  $d\theta_y$ . Κατά τη διάρκεια της περιστροφής  $d\theta_z$  όμως, το έργο που παράγεται είναι  $dU = 2Fr d\theta_z = M d\theta_z$  που μπορεί να γράφεται και ως εξής

$$dU = M d\theta$$

Αρα το συνολικό έργο που παράγεται κατά τη διάρκεια μιας ορισμένης περιστροφής είναι

$$U = \int \mathbf{M} d\theta = \int (M_x d\theta_x + M_y d\theta_y + M_z d\theta_z)$$

Το έργο που παράγεται από τη συνισταμένη  $\Sigma \vec{F}$  όλων των δυνάμεων που ενεργούν στο υ.σ  $m$  του σχ.25 κατά τη διάρκεια ενός ορισμένου διαστήματος κίνησης κατά

μήκος της τροχιάς του ,μπορεί να προσδιοριστεί αν αντικαταστήσουμε με το δεύτερο νόμο του Newton (εξ.44) οπότε έχουμε

$$U = \int \Sigma F dr = \int ma dr$$

Αλλά  $\vec{a} \cdot \vec{dr} = at ds$  όπου  $at$  είναι η εφαπτομενική συνιστώσα της επιτάχυνσης της  $m$  και  $ds$  είναι το μέτρο του  $d\vec{r}$  .Συναρτήσε της ταχύτητας  $v$  του υ.σ, η εξ.6 δίνει  $ds = u du$  .Αρα η έκφραση για το έργο της  $\Sigma \vec{F}$  γίνεται

$$U = \int \Sigma F dr = \int mu du$$

$$U = \int \Sigma F dr = \frac{1}{2}m(u_2^2 - u_1^2) \quad (50)$$

Όπου η ολοκλήρωση έγινε μεταξύ των σημείων 1 και 2 κατά μήκος της καμπύλης ,και οι ταχύτητες στα σημεία αυτά έχουν μέτρα  $u_1$  και  $u_2$  αντίστοιχα

Η κινητική ενέργεια  $T$  του υ.σ. ορίζεται ως εξής

$$T = \frac{1}{2}mu^2$$

Και είναι το συνολικό έργο που πρέπει να δοθεί στο υ.σ. για να το φέρει απο την κατάσταση της ηρεμίας ,σε ταχύτητα  $u$  .η κινητική ενέργεια  $T$  είναι μια μονόμετρη ποσότητα με μονάδες Nm η joules(j) και είναι πάντα θετικά ασέτα με τη διεύθυνση της ταχύτητας ,Η εξίσωση 50 μπορεί να γραφτεί απλούστερα και ως εξής

$$U = \Delta T \quad (51)$$

Η εξίσωση έργου –ενέργειας για ενα υ.σ.

Η εξίσωση λέει οτι το συνολικό έργο που παράγεται απο όλες τις δυνάμεις που εξασκούνται πάνω σε ενα υ.σ. κατά την διάρκεια ενός διαστήματος της κινήσής του ,είναι ίσο με την αντίστοιχη μεταβολή της κινητικής ενέργειας του υ.σ. Φαίνεται τώρα απο την εξ.50,οτι το μεγάλο πλεονέκτημα της μεθόδου του έργου και της ενέργειας ,είναι οτι αποφεύγει τον υπολογισμό της επιτάχυνσης και οδηγεί απευθείας ,στις μεταβολές της ταχύτητας συναρτήσε των δυνάμεων που παράγουν το έργο .Ακόμα η εξίσωση έργου-ενέργειας περιέχει μόνο τις δυνάμεις που παράγουν έργο και αρα μεταβάλλουν το μέτρο των ταχυτήτων . [1]

Θεωρείστε δύο η περισσότερα υ.σ. ενωμένα μεταξύ τους με συνδέσμους χωρίς τριβές ,που δεν μπορούν να παραμορφώνονται ελαστικά .Οι δυνάμεις στους συνδέσμους υπάρχουν κατά ζεύγη ίσων και αντίθετων δυνάμεων ,και τα σημεία εφαρμογής των δυνάμεων αυτών έχουν απαραίτητα τις ίδιες συνιστώσες μετατόπισης κατα τη διεύθυνση των δυνάμεων .Αρα το έργο που παράγεται απο αυτές τις εσωτερικές

δυνάμεις ,είναι μηδέν κατά τη διάρκεια οποιασδήποτε κίνησης του συστήματος των δύο η περισσότερων συνδεδεμένων υ.σ. .Αρα η εξ.51 μπορεί να εφαρμοστεί σε όλο το σύστημα ,οπου U είναι το συνολικό έργο που παράγεται στο σύστημα απο εξωτερικές προς αυτό δυνάμεις και ΔT είναι η μεταβολή της συνολικής κινητικής ενέργειας του συστήματος .Η συνολική κινητική ενέργεια είναι το άθροισμα των κινητικών ενεργειών όλων των στοιχείων του συστήματος .Παρατηρούμε τώρα οτι αλλο ενα πλεονέκτημα της μεθόδο έργου –ενέργειας είναι το οτι επιτρέπει την ανάλυση ενος συστήματος υ.σ. συνδεδεμένων με τον τρόπο που περιγράψαμε πριν ,χωρίς να χωρίζεται το σύστημα στα μέλη του . [1]

### 3.4 Δυναμική ενέργεια

Το έργο που παράγεται απο μια δύναμη  $\vec{F}$  κατά τη διάρκεια μιας μετατόπισης  $d\vec{r}$  του σημείου εφαρμογής της ,μπορεί να γραφτεί και ως εξής :

$$U = \int \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r} = \int (F_x dx + F_y dy + F_z dz)$$

Το ολοκλήρωμα  $\int \vec{F} \cdot d\vec{r}$  είναι γραμμικό ολοκλήρωμα που εξαρτάται σε γενικές γραμμές ,απο την τροχιά που ακολουθείται μεταξύ δυο οποιωνδήποτε σημείων 1 και 2 στο χώρο .Αν όμως το  $\vec{F} \cdot d\vec{r}$  είναι ένα τέλειο διαφορικό  $-dV$  μιας μονόμετρης συνάρτησης V των συντεταγμένων ,τότε

$$U = \int_{u_1}^{u_2} -dV = -(V_2 - V_1) \quad (52)$$

που εξαρτάται μόνο απο τα τελικά σημεία της κίνησης ,και αρα είναι ανεξάρτητο απο το δρόμο που ακολουθείται .Το σημείο πριν απο το dV είναι αυθαίρετο ,αλλα το διαλέξαμε ετσι ωστε να συμφωνεί με τους συνηθισμένους ορισμούς του προσήμου της μεταβολής της δυναμικής ενέργειας στο βαρυτικό πεδίο της γής .Αν η V υπάρχει ,η διαφορική της μεταβολή μπορεί να γραφτεί ως εξής :

$$dV = \frac{\partial V}{\partial x} dx + \frac{\partial V}{\partial y} dy + \frac{\partial V}{\partial z} dz$$

Η σύγκριση με το  $-dV = \vec{F} \cdot d\vec{r} = F_x dx + F_y dy + F_z dz$  δίνει

$$F_x = -\frac{\partial V}{\partial x}$$

$$F_y = -\frac{\partial V}{\partial y}$$

$$F_z = -\frac{\partial V}{\partial z}$$

Η δύναμη μπορεί ακόμα να γραφτεί και σα διάνυσμα ως εξής

$$\mathbf{F} = -\nabla V \quad (53)$$

Οπου το σύμβολο  $\nabla$  αντιπροσωπεύει την παράσταση

$$\nabla = \mathbf{i} \frac{\partial}{\partial x} + \mathbf{j} \frac{\partial}{\partial y} + \mathbf{k} \frac{\partial}{\partial z}$$

Η ποσότητα  $V$  είναι γνωστή και σαν συνάρτηση δυναμικού και η έκφραση  $\nabla V$  είναι γνωστή σαν κλίση της συνάρτησης δυναμικού . [1]

Όταν οι συνιστώσες μιας δυναμικής προέρχονται από ένα δυναμικό με τον τρόπο που περιγράψαμε πριν, η δύναμη λέγεται συντηρητική και επομένως το έργο που παράγεται από την  $\vec{F}$  μεταξύ δυο σημείων είναι ανεξάρτητο του ακολουθούμενου δρόμου. Για μια τέτοια δύναμη, το έργο που παράγεται από την  $\vec{F}$  όταν διαγράφει μια πλήρη κλειστή τροχιά είναι

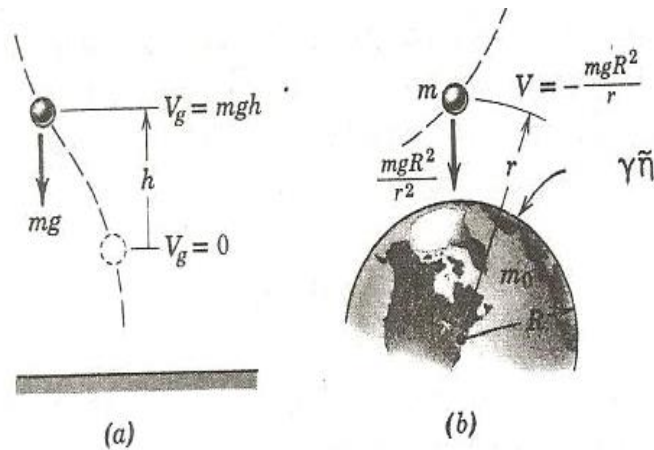
$$\oint \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r} = 0$$

Όταν η δύναμη είναι συνάρτηση της ταχύτητας ή περιέχει τριβή, είναι μη συντηρητική, και το έργο που παράγεται θα εξαρτάται από τον ακολουθούμενο δρόμο. Σε αυτήν την περίπτωση δεν υπάρχει συνάρτηση δυναμικού . [1]

Το πιο κοινό παράδειγμα πεδίου συντηρητικής δύναμης, είναι το πεδίο βαρύτητας της γης που δίνεται από την εξ.2. Για κίνηση κοντά στην επιφάνεια της γης, η βαρυτική έλξη είναι  $F = mg$  και είναι σταθερή. Το έργο της δύναμης αυτής που ενεργεί στο ελκόμενο αντικείμενο του σχ.28<sup>a</sup>, κατά τη διάρκεια μιας ανύψωσης του αντικειμένου κατά μια κατακόρυφη απόσταση  $h$ , καθώς κινείται σε οποιαδήποτε τροχιά είναι  $-mgh$ . Εξισώνοντας το έργο με το αρνητικό της μεταβολής δυναμικού σύμφωνα με την εξ.52 έχουμε  $-mgh = -(V_g - 0)$  ή

$$V_g = mgh \quad (54)$$

Όπου η δυναμική ενέργεια στην κατώτερη θέση, λαμβάνεται αυθαίρετα μηδέν, και ο δείκτης  $g$  δηλώνει βαρυτικό δυναμικό. Είναι προφανές ότι το επίπεδο αναφοράς για τη μηδενική δυναμική ενέργεια είναι αυθαίρετο, αφού το μόνο που μας ενδιαφέρει είναι οι μεταβολές στην δυναμική ενέργεια



[1]

Σχημα 25

Όταν αντιμετωπίζουμε μεγάλες μεταβολές ύψους στο πεδίο της γής, σχ.28b η βαρυτική δύναμη  $km_0/r^2 = mgR^2/r^2$  δεν είναι πια σταθερή. Εξισώνοντας το έργο της δύναμης αυτής που δρα πάνω στο αντικείμενο, με το αρνητικό της μεταβολής του δυναμικού, από την εξ.52 κατά τη διάρκεια οποιασδήποτε κίνησης από μια απόσταση  $r$  από το κέντρο της γής κατά τη διεύθυνση της ακτίνας, σε μια μεγαλύτερη  $r'$  έχουμε

$$\int_r^{r'} -\frac{mgR^2}{r^2} dr = -(V_{g'} - V_g) \text{ ή } V_g - V_{g'} = mgR^2 \left( \frac{1}{r'} - \frac{1}{r} \right)$$

Συνήθως παίρνουμε  $V_{g'} = 0$  όταν  $r' = \infty$ , οπότε το βαρυτικό δυναμικό γίνεται

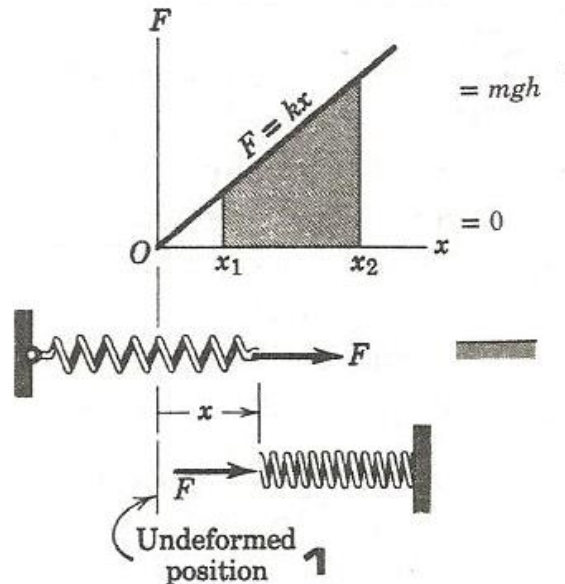
$$V_g = -\frac{mgR^2}{r} \quad (55)$$

Αποδεικνύεται ότι αν σε αυτήν την απόδειξη χρησιμοποιήσουμε το βαρυτικό νόμο της εξ.2, θα ισχύει με την προϋπόθεση ότι η γη θεωρείται υ.σ. με όλη τη μάζα της συγκεντρωμένη στο κέντρο της. [1]

Ένα δεύτερο κοινό παράδειγμα συντηρητικής δύναμης βρίσκεται με την παραμόρφωση ενός ελαστικού σώματος. Για μονοδιάστατο ελαστικό ελατήριο σκληρότητας  $k$  σχ.29, η δύναμη που αναλαμβάνει το ελατήριο σε κάθε παραμόρφωση  $x$ , συμπίεση ή έκταση, από την αρχική του κατάσταση, είναι  $F=kx$ . Άρα το έργο ενός ελαστικού ελατηρίου κατά τη διάρκεια μιας συμπίεσης ή μιας έκτασης είναι

$$\int F dx = \int_{x_1}^{x_2} kx dx = \frac{1}{2} kx_2^2 - \frac{1}{2} kx_1^2$$

που αντιπροσωπεύει την τραπεζοειδή επιφάνεια στο διάγραμμα F-x .Σημειώνουμε ότι θετικό έργο παράγεται σε ένα ελατήριο από μια δύναμη που το παραμορφώνει ,είτε το θλίβει είτε το εφελκύνει . [1]



[1]

Σχημα 26

Επομένως το έργο μιας δύναμης ίσης και αντίθετης που εξασκείται πάνω στο σώμα στο οποίο είναι εφαρμοσμένο το ελατήριο ,είναι αρνητικό .Αντίστροφα ,οταν αφήνουμε το ελατήριο από τη συμπίεση ή έκτασή του , το έργο είναι αρνητικό ,δηλαδή το ελατήριο δίνει θετικό έργο στο σώμα με το οποίο είναι συνδεδεμένο.το έργο που χρειάζεται για να παραμορφώσει ένα ελατήριο κατά χ από την αρχική του κατάσταση ,αποθηκεύεται στο ελατήριο και είναι γνωστό σαν ελαστική δυναμική ενέργεια ,που δίνεται από τον τύπο

$$W_e = \frac{1}{2} kx^2 \quad (56)$$

Η δύναμη F' που εξασκείται πάνω στο σώμα από το ελατήριο ,είναι από την εξ.53

$$F' = -\frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{1}{2} kx^2 \right) = -kx$$

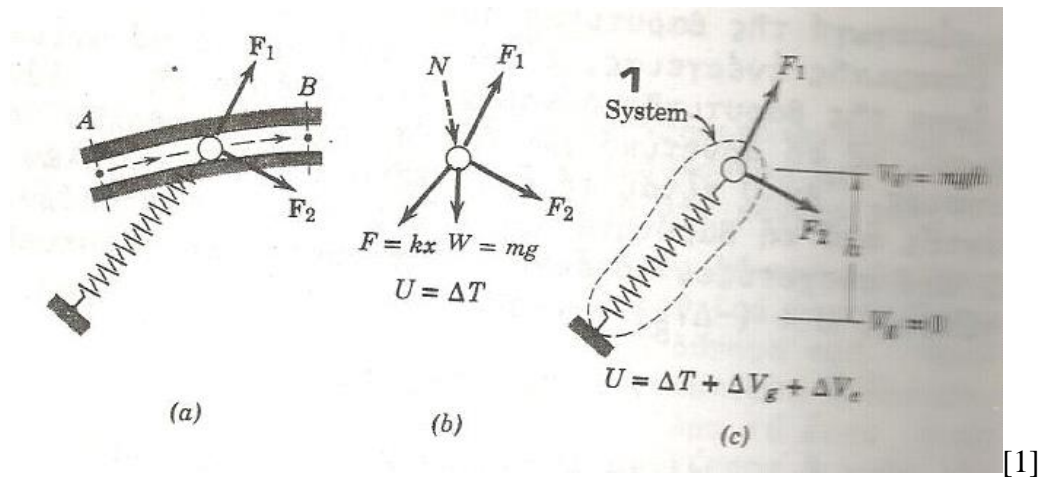
Δηλαδή είναι η αντίθετη της δύναμης F που εξασκείται στο ελατήριο .

Με την εισαγωγή της βαρυτικής δυναμικής ενέργειας και της ελαστικής δυναμικής ενέργειας ,είναι συχνά βολικό να αντικαθιστούμε το έργο της βαρυτικής δύναμης και το έργο της δύναμης του ελατηρίου ,με το αρνητικό των αντίστοιχων μεταβολών δυναμικής ενέργειας ,είναι συχνά βολικό να αντικαθιστούμε το έργο της βαρυτικής δύναμης και το έργο της δύναμης του ελατηρίου , με το αρνητικό των αντίστοιχων μεταβολών δυναμικής ενέργειας .Αν  $U$  είναι το έργο πάνω σε ένα υ.σ.σ όλων των δυνάμεων εκτός απο την βαρύτητα και τις δυνάμεις ελατηρίων ,τότε η εξ.51 που σχετίζει το έργο και τη μεταβολή κινητικής ενέργειας γίνεται  $U+(-\Delta Vg)+(-\Delta Ve)=\Delta T$  ή

$$U=\Delta T+\Delta Vg+\Delta Ve \quad (57)$$

Αυτή η εναλλακτική μορφή της εξίσωσης έργου ενέργειας είναι συχνά πιο βολική στη χρήση απο την εξ.51 ,αφού το έργο των βαρυτικών δυνάμεων και των δυνάμεων ελατηρίων ,υπολογίζεται μονο για τις τελικές θέσεις του κέντρου της βαρύτητας και του μήκους του ελαστικού ελατηρίου .Ο δρόμος που ακολουθείται ανάμεσα απο αυτα τα τελικά σημεία ,δεν εχει καμμία επίπτωση στα  $\Delta Vg$  και  $\Delta Ve$ .

Για να ξεκαθαριστεί η διαφορά στη χρήση των εξ.51 και εξ.57 το σχ30α δείχνει σχηματικά ενα υ.σ. μάζας  $m$ ,που είναι περιορισμένο να κινείται κατά μήκος ορισμένης τροχιάς ,υπο την επίδραση των δυνάμεων  $F_1$  και  $F_2$  ,της βαρυτικής δύναμης  $W=mg$ ,της δύναμης του ελατηρίου  $F$  , και της κάθετης αντίδρασης  $N$  .Στο δεύτερο τμήμα του σχήματος φαίνεται το διάγραμμα ελευθέρου σώματος του υ.σ. και το έργο κάθε μια απο τις δυνάμεις  $F_1,F_2,W$ .Το έργο της δύναμης του ελατηρίου  $F=kx$  αναπτύχθηκε για το θεωρούμενο διάστημα της κίνησης π.χ. απο το  $A$  ως το  $B$  και εξισώθηκε με μεταβολή  $\Delta T$  της κινητικής ενέργειας ,χρησιμοποιώντας την εξ.51 .Η αντίδραση  $N$  ,αν είναι κάθετη στην τροχιά ,δεν παράγει έργο .Στο τρίτο μέρος του σχήματος για μια άλλη αντιμετώπιση του προβλήματος ,το ελατήριο περιέχεται στο απομονωμένο σύστημα .ΤΠ εργο των δυνάμεων  $F_1$  και  $F_2$  κατά το θεωρούμενο διάστημα αποτελεί τον όρο  $U$  της εξ.57, και οι μεταβολές της ελαστικής και βαρυτικής δυναμικής ενέργειας περιέχονται στην μεριά των ενεργειών της εξίσωσης .Σημειώνουμε οτι με τη πρώτη αντιμετώπιση το έργο της  $F=kx$  ,μπορεί να χρειαστεί μια κάπως περίεργη αλοκλήρωση λόγω των μεταβολών σε μέτρο και σε διεύθυνση της  $F$  ,καθώς το υ.σ. κινείται απο το  $A$  στο  $B$  .Με τη δεύτερη αντιμετώπιση ομως χρειάζονται μόνο το αρχικό και το τελικό μήκος του ελατηρίου για το υπολογισμό του  $\Delta Ve$ . [1]



Σχημα 27

### 3.5 Διατήρηση της ενέργειας και της ισχύς

Η εναλλακτική εξίσωση 57 έργου-ενέργειας ,μπορεί να ξανα γραφτεί και ως εξής για ένα σύστημα υ.σ. και ελατηρίου

$$U = \Delta(T + V_g + V_e) = \Delta E \quad (57 \alpha)$$

Οπου  $E = T + V_g + V_e$  είναι η συνολική μηχανική ενέργεια του υ.σ. και του συνδεδεμένου με αυτό γραμμικού ελατηρίου .Η εξίσωση 57<sup>α</sup> λέει οτι ,το έργο όλων των δυνάμεων στο σύστημα ,εκτός απο το έργο των βαρυτικών και ελαστικών δυνάμεων ,ισούται με τη μεταβολή της συνολικής μηχανικής ενέργειας του συστήματος .Οταν οι μόνες δυνάμεις που έχουμε είναι βαρυτικές ,ελαστικές ή συντηρητικές δυνάμεις τότε ο όρος U θα είναι μηδέν και η εξίσωση της ενέργειας γίνεται

$$\Delta E = 0 \quad \text{ή} \quad E = \text{σταθ.} \quad (58)$$

Οταν E είναι σταθερό ,φαίνεται οτι μεταφορές ενέργειας μεταξύ κινητικής και δυναμικής μπορούν να γίνουν εφόσον η συνολική μηχανική ενέργεια  $T + V_g + V_e$  δεν αλλάζει .Η εξίσωση 58 εκφράζει το “νόμο της διατήρησης της μηχανικής ενέργειας”



Ισχύς .Η ικανότητα μιας μηχανής υπολογίζεται με την ισχύ της ,που είναι ο χρονικός ρυθμός παραγωγής έργου .Δηλαδή αν U το έργο μια δύναμης  $\vec{F}$  ,τοτε η ισχύς της δύναμης αυτής είναι

$$P = \dot{U} = \vec{F} \cdot \dot{\vec{r}} = \vec{F} \cdot \vec{v} \quad (59)$$

Οπου  $\dot{\vec{r}} = \vec{v}$  είναι η ταχύτητα του σημείου εφαρμογής της δύναμης .Η ισχύς ενός ζεύγους  $\vec{M}$  που εξασκείται σε ενα σώμα που έχει γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$  είναι

$$P = \dot{U} = \vec{M} \cdot \vec{\omega} \quad (60)$$

Η ισχύς είναι προφανώς μονόμετρη ποσότητα και έχει μονάδες N m/s=J/s .Η μονάδα (j/s) λέγεται watt(w). [1]

### 3.6 Ορμή και ώθηση

#### 3.6.1 Εξισώσεις ορμής και ώθησης

Θεωρούμε τη γενική καμπυλόγραμμη κίνηση στο χώρο ενός υ.σ. μάζας m ,σχ.32, οπου το διάνυσμα θέσης του  $\vec{r}$  μετριέται απο μια σταθερή αρχή 0 .Η ταχύτητα του υ.σ.είναι  $\vec{v} = \dot{\vec{r}}$  και είναι εφαπτομένη στην τροχιά του (που φαίνεται στο σχήμα σε διακεκομμένη γραμμή ).Η συνισταμένη  $\Sigma \vec{F}$  όλων των δυνάμεων πάνω στη m είναι κατά τη διεύθυνση της επιτάχυνσης της  $\dot{\vec{v}}$  .Η βασική εξίσωση της κίνησης για το υ.σ. ,εξ.44 μπορεί να γραφτεί

$$\Sigma \vec{F} = m \dot{\vec{v}} = \frac{d}{dt}(m\vec{v}) \quad \text{ή} \quad \Sigma \vec{F} = \dot{\vec{G}} \quad (61)$$

Οπου το γινόμενο της μάζας και της ταχύτητας είναι γνωστό σαν γραμμική ορμή  $\vec{G} = m\vec{v}$  του υ.σ. Οι μονάδες της γραμμικής ορμής  $\vec{G}$  είναι kg m/s . που είναι ισο με N s .Η εξίσωση 61 λειει οτι η συνισταμένη όλων των δυνάμεων που δρουν πάνω σε ενα υ.σ. είναι ίση με το ρυθμό μεταβολής ως προς το χρόνο της γραμμικής του ορμής .Αφού η εξ.61 είναι διανυσματική εξίσωση ,εκτός απο την ισότητα των μέτρων της  $\Sigma \vec{F}$  και της  $\dot{\vec{G}}$  , η διεύθυνση της συνισταμένης συμπίπτει με τη διεύθυνση της μεταβολής της ταχύτητας .Η εξίσωση 61 είναι μια απο τις πιο χρήσιμες και σπουδαίες σχέσεις της δυναμικής ,και ισχύει εφόσον η μάζα m δεν αλλάζει με το χρόνο .Η περίπτωση που το m μεταβάλλεται με το χρόνο θα συζητηθεί αργότερα.Οι τρεις μονόμετρες συνιστώσες της εξ.61 μπορούν να γραφτούν ως εξής

$$\Sigma F_x = \dot{G}_x \quad \Sigma F_y = \dot{G}_y \quad \Sigma F_z = \dot{G}_z \quad (62)$$

Και μπορούν να εφαρμοστούν ανεξάρτητα η μια απο την αλλη .Η επιρροή της συνισταμένης δύναμης  $\Sigma \vec{F}$  στη γραμμική ορμή του υ.σ. κατά τη διάρκεια μιας ορισμένης χρονικής περιόδου μπορεί να βρεθεί ,αν ολοκληρώσουμε της εξ.61 απο το χρόνο t1 μέχρι το χρόνο t2 .Πολλαπλασιάζοντας την εξίσωση με dt έχουμε  $\Sigma \vec{F} dt = d\vec{G}$  και ολοκληρώνοντας έχουμε

$$\int_{t1}^{t2} \Sigma \vec{F} dt = \vec{G}2 - \vec{G}1 \quad (63)$$

Οπου η ταχύτητα στην  $\vec{G}$  αλλάζει απο  $\vec{v}1$  για χρόνο t1 σε  $\vec{v}2$  για χρόνο t2 .Το γινόμενο της δύναμης και του χρόνου λέγεται γραμμική ώθηση και η εξ.63 λει οτι : συνολική γραμμική ώθηση πάνω στη μάζα m είναι ίση με την αντίστοιχη μεταβολή της γραμμικής ορμής . [1]

Το ολοκλήρωμα της ώθησης ,στη γενική περίπτωση ,είναι ενα ολοκλήρωμα που μπορεί να μεταβάλλεται και κατα μέτρο και κατά διεύθυνση ,κατα τη διάρκεια ενός χρονικού διαστήματος .Κάτω απο αυτές τις προϋποθέσεις είναι απαραίτητο να εκφράσουμε τα  $\Sigma \vec{F}$  και  $\vec{G}$  υπο μορφή συνιστωσών και μετά να συνδιάσουμε τις ολοκληρωμένες συνιστώσες .Ετσι η ως προς χ συνιστώσα της εξ.63 γίνεται η μονόμετρη εξίσωση

$$\int_{t1}^{t2} \Sigma F_x dt = (m v_x)2 - (m v_x)1 \quad (64)$$

Το ίδιο γίνεται για τις ως προς y και z συνιστώσες . [1]

Εκτός απο τις εξισώσεις της γραμμικής ώθησης και της γραμμικής ορμής ,υπάρχει αλλη μια ομάδα εξισώσεων γωνιακής ώθησης και γωνιακής ορμής (στροφορμής) .Η ροπή  $\Sigma \vec{M}_O$  ως προς ενα σταθερό σημείο O όλων των δυνάμεων που εξασκούνται πάνω στην m στο σχ.31 είναι

$$\Sigma \vec{M}_O = \vec{r} \times \Sigma \vec{F} = \vec{r} \times m \vec{v}$$

Ομως  $\frac{d}{dt}(\vec{r} \times m \vec{v}) = \vec{r} \times m \vec{v}$  αφού  $\vec{r} \times m \dot{\vec{r}} = 0$  .Αρα η εξίσωση των ροπών γίνεται

$$\Sigma \vec{M}_O = \frac{d}{dt}(\vec{r} \times m \vec{v}) \quad \eta \quad \Sigma \vec{M}_O = \dot{\vec{H}}_O \quad (65)$$

Οπου η ροπή της γραμμικής ορμής της m λέγεται γωνιακή ορμή  $\vec{H}_O = \vec{r} \times m \vec{v} = \vec{r} \times \vec{G}$  .Η εξίσωση 65 λέει οτι η ροπή ως προς ενα σταθερό σημείο ο όλων των δυνάμεων

που δρούν πάνω στην  $m$ , είναι ίση με το χρονικό ρυθμό μεταβολής της γωνιακής ορμής γύρω από το  $O$ . Η σχέση αυτή, ειδικά αν επεκταθεί σε ένα σύστημα υ.σ. απόλυτα στερεό ή οχι, είναι ένα από τα πιο δυνατά εργαλεία της ανάλυσης σε όλη τη δυναμική. [1]

Οι μονάδες της γωνιακής ορμής είναι  $kg\ m^2/s$  που είναι ίσο με  $N\ m\ s$ . Η εξίσωση 65 είναι μια διανυσματική εξίσωση με μονόμετρες συντετάγμενες

$$\Sigma M_{Ox} = \dot{H}_{Oz} \quad \Sigma M_{Oy} = \dot{H}_{Ox} \quad \Sigma M_{Oz} = \dot{H}_{Oy} \quad (66)$$

Οι μονόμετρες συνιστώσες της γωνιακής ορμής μπορούν να ληφθούν από τη σχέση

$$H_O = r \times mv = im(uz_y - uy_z) + jm(ux_z - uz_x) + km(uy_x - ux_y)$$

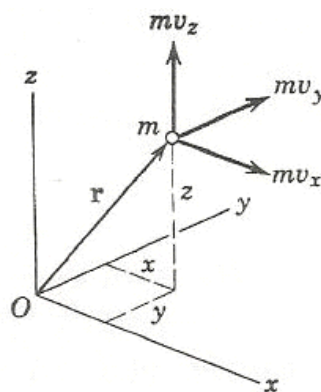
ή

$$H_O = m \begin{vmatrix} i & j & k \\ x & y & z \\ ux & uy & uz \end{vmatrix} \quad (67)$$

Ετσι ώστε

$$H_x = m(uz_y - uy_z), \quad H_y = m(ux_z - uz_x), \quad H_z = m(uy_x - ux_y)$$

Κάθε μια από τις εκφράσεις αυτές για τη γωνιακή ορμή μπορεί να ελεγχθεί εύκολα από το σχ.32, που δείχνει τις τρεις συνιστώσες της γραμμικής ορμής, παίρνοντας τις ροπές των συνιστωσών αυτών ως προς τους άξονες αναφοράς. [1]



[1]

Σχημα 28

Για να βρούμε την επιρροή της ροπής  $\Sigma \vec{M}_O$  πάνω στη στροφορμή ενός υ.σ. για μια ορισμένη περίοδο, μπορούμε να ολοκληρώσουμε την εξ. 65 και χρόνο  $t_1$  μέχρι χρόνο

$t_2$  .Πολλαπλασιάζοντας την εξίσωση επι  $dt$  έχουμε  $\Sigma \vec{M} dt = d\vec{H}_O$ , την οποία ολοκληρώνουμε και έχουμε

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma M_O dH_O = H_O2 - H_O1 \quad (68)$$

Οπου  $\vec{H}_O2 = \vec{r}_2 \times m\vec{v}_2$  και  $\vec{H}_O1 = \vec{r}_1 \times m\vec{v}_1$ . Το γινόμενο της ροπής και του χρόνου λέγεται γωνιακή ώθηση και η εξίσωση 68 λέει ότι η συνολική γωνιακή ώθηση της  $m$  είναι ίση με την αντίστοιχη μεταβολή της στροφορμής . [1]

Όπως στην περίπτωση της γραμμικής ορμής και της γραμμικής ώθησης ,η εξίσωση της γωνιακής ώθησης και της γωνιακής ορμής είναι διανυσματική δηλαδή μπορούν να μεταβληθούν και η διεύθυνση και το μέγεθος κατά τη διάρκεια του χρονικού διαστήματος της ολοκλήρωσης .Κάτω από αυτές τις προϋποθέσεις είναι απαραίτητο να εκφράσουμε τα  $\Sigma \vec{M}_O$  και  $\vec{H}_O$  υπο μορφή συνιστωσών και μετά να συνδιάσουμε τις ολοκληρωμένες συνιστώσες .Έτσι η ως προς  $x$  συνιστώσα της εξ.68 γίνεται

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma M_{Ox} dt = (H_{Ox})_2 - (H_{Ox})_1 = m[(uzy - uyz)_2 - (uzy - uyz)_1]$$

Όπου οι δείκτες 1 και 2 αναφέρονται στις τιμές των αντίστοιχων ποσοτήτων στους χρόνους  $t_1$  και  $t_2$ . Παρόμοιες εκφράσεις υπάρχουν και για τις συνιστώσες ως προς  $y$  και  $z$  του ολοκληρώματος της στροφορμής .Οι εξισώσεις 61 και 65 δεν προσθέτουν ως βασικές πληροφορίες αφού είναι απλώς εναλλακτικές μορφές του δεύτερου νόμου του Newton . [1]

### 3.7 Διατήρηση της ορμής

Αν η συνισταμένη δύναμη πάνω σε ένα υ.σ. είναι μηδέν κατά τη διάρκεια ενός χρονικού διαστήματος ,η εξ.61 απαιτεί ότι η γραμμική του ορμή  $\vec{G}$  παραμένει σταθερή .Όμοια αν η συνισταμένη ορμή γύρω από ένα σταθερό σημείο  $O$  όλων των δυνάμεων που ενεργούν πάνω στο υ.σ. είναι μηδέν κατά τη διάρκεια ενός χρονικού διαστήματος ,η εξ.65 απαιτεί ότι η γωνιακή του ορμή (στροφορμή)  $\vec{H}_O$  γύρω από αυτό το σημείο παραμένει σταθερή .Στην περίπτωση αυτή λέμε ότι η γραμμική ορμή του υ.σ. διατηρείται στη δεύτερη περίπτωση λέμε ότι η στροφορμή του .Η γραμμική ορμή μπορεί να διατηρείται κατά μια διεύθυνση ,ας πούμε κατά τον άξονα  $x$ , αλλά όχι απαραίτητα κατά τις διευθύνσεις  $y$  και  $z$  .Επίσης η στροφορμή μπορεί να διατηρείται γύρω από ένα άξονα και όχι γύρω από έναν άλλο . [1]

Θεωρούμε τώρα την κίνηση δύο υ.σ. μάζας  $m_a$  και  $m_b$  που κινούνται με ταχύτητες  $\vec{v}_a$  και  $\vec{v}_b$  .Αν τα υ.σ αλληλοεπηρεάζονται κατά τη διάρκεια ενός χρονικού διαστήματος  $t$  και αν οι δυνάμεις  $\vec{F}$  και  $-\vec{F}$  που εξασκούνται πάνω στα υ.σ. κατά τη

διάρκεια του συστήματος αυτού ,τοτέ η εξ.63 μπορεί να γραφτεί για κάθε υ.σ. ως εξής

$$\int_0^t \vec{F} dt = m\vec{a}\Delta v_a \quad \text{και} \quad \int_0^t -\vec{F} dt = m\vec{b}\Delta v_b$$

όπου  $\Delta \vec{v}_a$  και  $\Delta \vec{v}_b$  είναι διανυσματικές μεταβολές των σχετικών ταχυτήτων των μαζών  $m_a$  και  $m_b$  κατά τη διάρκεια της αλληλεπίδρασης .Τα ολοκληρώματα της ώθησης διαφέρουν μόνο κατά το πρόσημο ,έτσι ώστε  $m_a\Delta \vec{v}_a = -m_b\Delta \vec{v}_b$ .Ετσι  $\Delta(m_a\vec{v}_a) + \Delta(m_b\vec{v}_b) = \vec{0}$

$$\Delta \vec{G} = \vec{0} \quad (69)$$

όπου η συνολική γραμμική ορμή του συστήματος των δυο υ.σ. είναι  $\vec{G} = \vec{G}_a + \vec{G}_b = m_a\vec{v}_a + m_b\vec{v}_b$  .Η εξίσωση λέει οτι η γραμμική ορμή του συστήματος παραμένει αμετάβλητη κατά τη διάρκεια ενός χρονικού διαστήματος ,αν δεν εξασκούνται στο σύστημα εξωτερικές δυνάμεις .Η πρόταση αυτή αποτελεί την αρχή της διατήρησης της γραμμικής ορμής .Η αρχή μπορεί να εφαρμοστεί και μόνο σε μια διεύθυνση ,π.χ. τη διεύθυνση  $x$  ,αν δεν εξασκούνται στο σύστημα εξωτερικές δυνάμεις κατά τη διεύθυνση αυτή .Η αρχή αυτή μπορεί να επεκταθεί για να καλύψει την κίνηση ενός συστήματος που περιέχει οποιονδήποτε αριθμό αλληλεπιδρώντων υ.σ.,οπου όλες οι δυνάμεις που εξασκούνται στο υ.σ. είναι δράσεις και αντιδράσεις εσωτερικές του συστήματος . [1]

Ανάλογο συμπέρασμα με την εξ.69 βγαίνει και για τη στροφορμή αλληλεπιδρώντων υ.σ. Οι ροπές γύρω απο το σταθερό σημείο  $O$  των δυνάμεων  $\vec{F}$  και  $-\vec{F}$  προστιθέμενες δίνουν άθροισμα μηδέν ,και αφού δέν υπάρχουν άλλες εξωτερικές δυνάμεις στο σύστημα , η εξ.68 δίνει για κάθε ένα απο τα υ.σ.  $\Delta \vec{H}_a = -\Delta \vec{H}_b$  ή

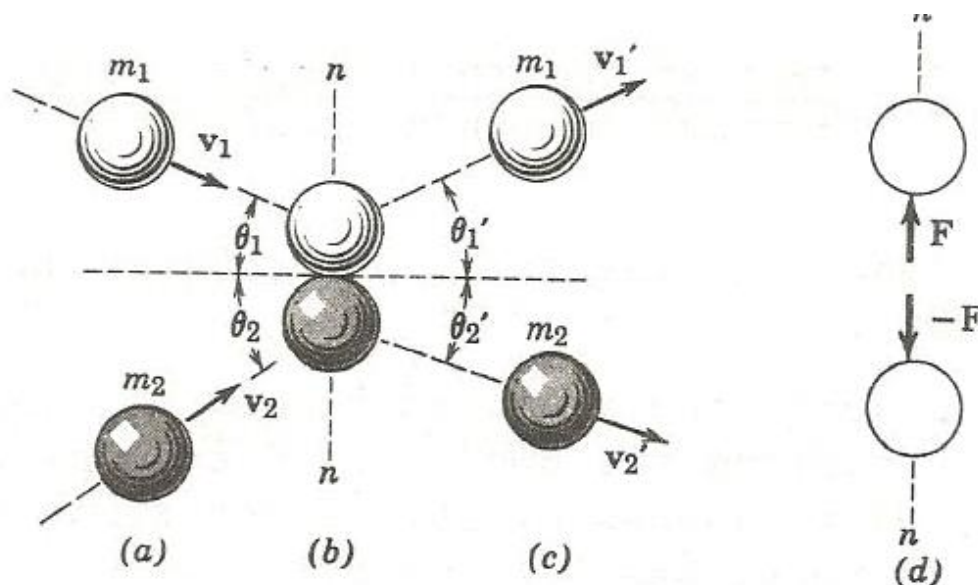
$$\Delta \vec{H}_o = \vec{0} \quad (70)$$

όπου η συνολική στροφορμή του συστήματος των δυο υ.σ. είναι  $\vec{H}_o = \vec{H}_a + \vec{H}_b$ . Η εξ.70 λέει οτι η στροφορμή του συστήματος γύρω απο ενα χρονικό σημείο  $O$  παραμένει αμετάβλητη κατά τη διάρκεια ενός χρονικού διαστήματος αν δεν υπάρχουν ροπές γύρω απο το  $O$  ,οφειλόμενες σε εξωτερικές δυνάμεις .Η πρόταση αυτή αποτελεί την αρχή της διατήρησης της στροφορμής .Η αρχή μπορεί να επεκταθεί για να καλύψει την κίνηση ενός συστήματος υ.σ. οπου όλες οι δυνάμεις που έχουν ροπές γύρω απο το  $O$ ,είναι δράσεις και αντιδράσεις εσωτερικές του συστήματος .

### 3.8 Κρούση

Οι αρχές της ώθησης και της ορμής βρίσκουν μια σπουδαία εφαρμογή στην περιγραφή της συμπεριφοράς των σωμάτων σε κρούση. Κρούση λέγεται η σύγκρουση μεταξύ δυο σωμάτων και χαρακτηρίζεται από την δημιουργία σχετικά μεγάλων δυνάμεων επαφής που εξασκούνται για ένα πολύ μικρό χρονικό διάστημα. Η θεωρία της κρούσης ήταν πολύ δύσκολο να αποδειχτεί πειραματικά, γιατί τα πολύ μικρά χρονικά διαστήματα ήταν ακατάλληλα για μετρήσεις. Παρόλα αυτά, με την πρόοδο της τεχνικής, έχουν ληφθεί πολλές πληροφορίες για τα προβλήματα της κρούσης. [1]

Θεωρείστε τα δυο υ.σ. 1 και 2 μάζας  $m_1$  και  $m_2$ , σχ.29α που κινούνται στο ίδιο επίπεδο και πλησιάζουν το άλλο με ταχύτητες  $\vec{v}_1$  και  $\vec{v}_2$  όπως φαίνεται στο σχήμα.



Σχ.29

Οι διευθύνσεις των ταχυτήτων μετριοούνται εδώ από την διεύθυνση της εφαπτομένης στις επιφάνειες επαφής κατά την κρούση. Οι θέσεις των υ.σ. κατά τη διάρκεια της επαφής φαίνονται στο σχ.29b. Κατά τη διάρκεια αυτού του πολύ μικρού χρονικού διαστήματος, η επιφάνεια επαφής μεγαλώνει γρήγορα, καθώς μεγαλώνει η παραμόρφωση, και μετά μειώνεται ως το μηδέν. Οι τελικές συνθήκες φαίνονται στο σχ.29.c Αν  $\vec{F}$  είναι η δύναμη επαφής κατά τη διεύθυνση  $n$ - $n$  στο υ.σ.1 οποιαδήποτε στιγμή κατά τη διάρκεια της επαφής σχ.29d, τότε η δύναμη στο υ.σ.2 είναι  $-\vec{F}$ . Από την αρχή της διατήρησης της γραμμικής ορμής εξ.69, έπεται ότι η συνολική γραμμική ορμή του συστήματος των δυο υ.σ. παραμένει σταθερή κατά τη διάρκεια της κρούσης, είναι σχετικά μικρές και παράγουν αμελητέες ωθήσεις αν συγκριθούν με τις ωθήσεις των δυνάμεων κρούσης που γενικά είναι πολύ μεγάλες. [1]

Για να βρούμε τις τελικές ταχύτητες μετά την κρούση και τις διευθύνσεις τους χρησιμοποιούμε τη διατήρηση της ορμής κατά τη διεύθυνση N ,για τα δυο υ.σ. μαζί ,οπότε έχουμε

$$-m_1 u_1 \sin \theta_1 + m_2 u_2 \sin \theta_2 = m_1 u_1' \sin \theta_1' + m_2 u_2' \sin \theta_2'$$

Για δοσμένες μάζες και αρχικές τιμές των  $u_1, u_2, \theta_1$  και  $\theta_2$  ,η εξίσωση έχει σαν αγνώστους  $u_1', u_2', \theta_1'$  και  $\theta_2'$  .Μπορούμε να γράψουμε δυο εξισώσεις για τη διεύθυνση t ,αφου χωρις ορμή κατα τη διεύθυνση t,καθε υ.σ. δεν έχει μεταβολή ταχύτητας κατά τη διεύθυνση αυτή. Αρα

$$u_1 \cos \theta_1 = u_1' \cos \theta_1' \quad \text{και} \quad u_2 \cos \theta_2 = u_2' \cos \theta_2'$$

Η τέταρτη σχέση εξαρτάται απο το σχήμα και τις ιδιότητες της υλης των συγκρουόμενων σωμάτων .Ο συνδιασμός των επιρροών αυτων ορίστηκε σαν “ συντελεστής αποκατάστασης e” ,που είναι ο λόγος της ώθησης κατά τη περίοδο της αποκατάστασης προς την ώθηση κατά την περίοδο της παραμόρφωσης .Αν  $F_r$  και  $F_d$  είναι οι δυνάμεις επαφής κατά τις δυο αυτές περιόδους αντίστοιχα ,και αν  $u_0$  είναι η κοινή συνιστώσα της ταχύτητας των δυο υ.σ. κατά τη διεύθυνση n,κατά τη στιγμή της μετάβασης απο την παραμόρφωση στην αποκατάσταση,τότε οι εξισώσεις ώθησης – ορμής για το σώμα 1 δίνουν

$$e = \frac{\int_{t_1}^t F_r dt}{\int_0^{t_1} F_d dt} = \frac{m_1(u_1' \sin \theta_1' - u_0)}{m_1(u_0 + u_1 \sin \theta_1)}$$

οπου  $t_1$  είναι ο χρόνος που χρειάζεται για την παραμόρφωση ,t είναι ο συνολικός χρόνος επαφής και οι μεταβολές της ταχύτητας θεωρούνται θετικές κατά τη διεύθυνση της δύναμης επαφής στο υ.σ.

Μια παρόμοια εξίσωση για το υ.σ. 2 δίνει

$$e = \frac{m_2(u_2' \sin \theta_2' - v_0)}{m_2(-u_0 + u_2 \sin \theta_2)}$$

Απαλείφοντας το  $u_0$  μεταξύ των δυο εξισώσεων και λύνοντας ως προς e έχουμε

$$e = \frac{u_1' \sin \theta_1' + u_2' \sin \theta_2'}{u_1 \sin \theta_1 + u_2 \sin \theta_2}$$

ή πιο απλά ,ο συντελεστής αποκατάστασης μπορεί να εκφραστεί ως εξής

$$e = \frac{\text{σχετικη ταχυτητα απομακρυνσης}}{\text{σχετικη ταχυτητα προσεγγισης}}$$

όπου οι συνιστώσες της ταχύτητας μετριοούνται κατά τη διεύθυνση των δυνάμεων κρούσης . [1]

Σύμφωνα με αυτή τη θεωρία της κρούσης η τιμή  $e=1$  σημαίνει οτι η ικανότητα των δυο υ.σ. να επανέρχονται είναι ίση με την τάση τους να παραμορφώνονται .Η περίπτωση αυτή είναι της "ελαστικής κρούσης" χωρίς απώλειες ενέργειας .Η τιμή  $e=0$  ,απο την άλλη μεριά περιγράφει "ανελαστική" ή "πλαστική κρούση" οπου τα υ.σ. ενώνονται μετά τη σύγκρουση και η απώλεια της ενέργειας είναι μέγιστη .Ολες οι περιπτώσεις κρούσης βρίσκονται κάπου μεταξύ των δυο αυτών άκρων .Πρέπει ακόμα να σημειωθεί οτι ο συντελεστής αποκατάστασης πρέπει να συνδέεται με ενα ζεύγος συγκρουόμενων σωμάτων . [1]

Ο συντελεστής αποκατάστασης θεωρείται συχνά σα μια σταθερά για μια δοσμένη γεωμετρία ή ενα δοσμένο συνδυασμό υλικών σε επαφή .Πρός τη μονάδα καθώς η ταχύτητα κρούσης τείνει προς το μηδέν .Είναι αδύνατο να βρούμε μια τιμή του  $e$  για κάθε περίπτωση κρούσης .Η κρούση είναι ενα σύνθετο φαινόμενο που περιλαμβάνει απώλεια της αρχικής ενέργειας μέσα απο την παραγωγή θερμότητας στο σημείο επαφής ,την παραγωγή εσωτερικών ελαστικών κυμάτων μεταξύ των σωμάτων και την παραγωγή ηχητικής ενέργειας . [1]

Οι καταστάσεις που περιγράφηκαν στο σχ.33 παρουσιάζουν την πλάγια κρούση .Οταν οι ταχύτητες είναι συγγραμικές ,η κρούση λέγεται κεντρική ,και ολες οι γωνίες στο σχήμα είναι  $90^\circ$  . [1]



## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 4

### ΚΙΝΗΤΙΚΗ ΣΥΣΤΗΜΑΤΩΝ ΥΛΙΚΩΝ ΣΗΜΕΙΩΝ

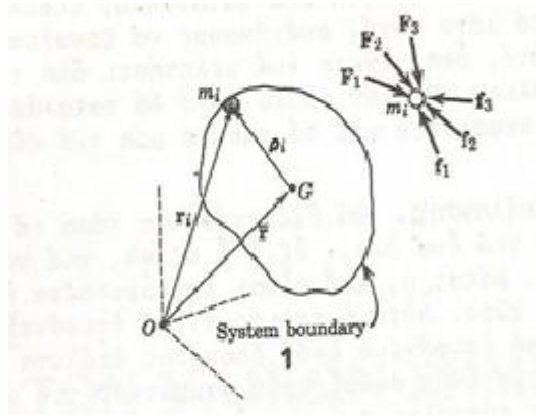
#### 4.1 Εισαγωγή

Το επόμενο σκαλοπάτι στην ανάπτυξη της δυναμικής είναι να επεκτείνουμε τις αρχές αυτές για την κίνηση ενός υ.σ., και να περιγράψουμε την κίνηση ενός συστήματος υ.σ. Η επέκταση αυτή προϋποθέτει μια ενότητα στα υπόλοιπα τμήματα της δυναμικής. Απόλυτα στερεό σώμα είναι ένα στερεό σύστημα υ.σ. όπου οι αποστάσεις μεταξύ των υ.σ. παραμένουν σταθερές. Οι κινήσεις των μηχανών, των οχημάτων εδάφους και αέρα, των πυραύλων και των διαστημόπλοιων και άλλων κινούμενων κατασκευών είναι παραδείγματα προβλημάτων απόλυτα στερεών σωμάτων. Από την άλλη μεριά, ένα όχι απόλυτα στερεό σώμα, μπορεί να είναι ένα στερεό σώμα στο οποίο το αντικείμενο της έρευνας είναι η χρονική εξάρτηση των μεταβολών σε σχήμα, που οφείλεται σε ελαστικές ή μη ελαστικές παραμορφώσεις. Ακόμα σαν μη απόλυτα στερεό σώμα μπορούμε να ορίσουμε μια υγρή ή αέρια μάζα υ.σ. που έχουν ρυθμό ροής εξαρτούμενο από τον χρόνο. Παραδείγματα είναι η ροή του αέρα και των καυσίμων μέσα από την τουρμπίνα της μηχανής ενός αεροπλάνου, τα καυσαέρια που βγαίνουν από την εξάτμιση ενός πυραυλοκινητήρα ή το νερό που περνάει από μια περιστροφική αντλία. [1]

Αν και η επέκταση των εξισώσεων για την κίνηση ενός υ.σ. σε ένα γενικό σύστημα υ.σ. γίνεται χωρίς πολύ κόπο, δεν μπορούμε να περιμένουμε ότι η πλήρης γενικότητα και σημασία αυτών των εκτεταμένων αρχών μπορεί να γίνει ικανοποιητικά κατανοητή. [1]

Εξισώσεις της κίνησης. Θα επεκταθούμε στον δεύτερο νόμο της κίνησης του Newton για ένα υ.σ., εξ. 1 ή εξ. 44, για να καλύψουμε ένα γενικό σύστημα υ.σ. μάζας  $N$  που είναι περιορισμένα από μια κλειστή επιφάνεια μέσα στο χώρο. Αυτή η περιοριστική επιφάνεια μπορεί π.χ. να είναι η εξωτερική επιφάνεια ενός δοσμένου απόλυτα στερεού σώματος ή η συνοριακή επιφάνεια ενός αυθαίρετου κομματιού του σώματος ή η εξωτερική επιφάνεια ενός πυραύλου που περιέχει απόλυτα στερεά σώματα και κινούμενα υ.σ. ή ένας ορισμένος όγκος υγρών υ.σ. Σε κάθε περίπτωση το σύστημα που εξετάζουμε είναι η μάζα μέσα στην κλειστή επιφάνεια και η μάζα αυτή πρέπει να ορίζεται και να απομονώνεται καθαρά. [1]

Το σχ. 30 δείχνει ένα αντιπροσωπευτικό υ.σ. μάζας  $m_i$  του απομονωμένου συστήματος, τις δυνάμεις  $\vec{F}_1, \vec{F}_2, \vec{F}_3, \dots$  που δρουν πάνω στο  $m_i$  από πηγές εξωτερικές ως προς την κλειστή επιφάνεια και τις δυνάμεις  $\vec{f}_1, \vec{f}_2, \vec{f}_3, \dots$ , που δρουν πάνω στο  $m_i$  από πηγές εσωτερικές ως προς την κλειστή επιφάνεια.



Σχημα 30

Οι εξωτερικές δυνάμεις οφείλονται στην επαφή με βαρυτικές, ηλεκτρικές ή μαγνητικές δυνάμεις. Οι εσωτερικές δυνάμεις είναι δυνάμεις αντίδρασης με άλλα υ.σ. που έχουν μάζα, μέσα στην κλειστή επιφάνεια. Το υ.σ.  $m_i$  εντοπίζεται από το διάνυσμα θέσης του  $\vec{r}$  που μετριέται από ένα σταθερό Νευτώνειο σύστημα αξόνων αναφοράς. Το κέντρο μάζας  $G$  του απομονωμένου συστήματος των υ.σ. εντοπίζεται από το διάνυσμα θέσης  $\vec{r}$ , το οποίο από το θεώρημα του Varignon στην στατική, δίνεται από τη σχέση

$$m\vec{r} = \sum m_i \vec{r}_i$$

όπου η συνολική μάζα του συστήματος είναι  $m = \sum m_i$ . Το αθροιστικό γράμμα  $\Sigma$  υπονοεί ότι η άθροιση γίνεται πάνω σε όλα τα υ.σ. .n.

Αν εφαρμόσουμε με την εξ. 44 για την  $m_i$  έχουμε

$$\mathbf{F}_1 + \mathbf{F}_2 + \mathbf{F}_3 + \dots + \mathbf{f}_1 + \mathbf{f}_2 + \mathbf{f}_3 + \dots + m_i \vec{r}_i$$

Όπου  $\vec{r}_i$  είναι η επιτάχυνση του  $m_i$ . Μπορούμε να γράψουμε παρόμοιες εξισώσεις για κάθε ένα από τα υ.σ. του συστήματος. Αν προσθέσουμε όλες αυτές τις εξισώσεις για όλα τα υ.σ. του συστήματος, θα έχουμε

$$\Sigma \mathbf{F} + \Sigma \mathbf{f} = \Sigma m_i \vec{r}_i$$

Ο όρος  $\Sigma \vec{F}$  είναι το διανυσματικό άθροισμα όλων των δυνάμεων που εξασκούνται σε όλα τα υ.σ. του απομονωμένου συστήματος από πηγές εξωτερικές ως προς το σύστημα και ο όρος  $\Sigma \vec{f}$  είναι το διανυσματικό άθροισμα όλων των δυνάμεων που εξασκούνται σε όλα τα υ.σ. και οι οποίες παράγονται από τις εσωτερικές δράσεις και

αντιδράσεις μεταξύ των υ.σ. Το τελευταίο άθροισμα είναι ίσο με το μηδέν ,αφού όλες οι εσωτερικές δυνάμεις υπάρχουν κατά ζεύγη ίσων και αντίθετων δράσεων και αντιδράσεων .Διαχωρίζοντας δυο φορές ως προς το χρόνο την εξίσωση που ορίζει το  $\vec{r}$  έχουμε  $m\ddot{\vec{r}} = \sum m_i \vec{r}_i$ , όπου η μάζα δεν έχει παράγωγο ως προς το χρόνο ,εφόσον δεν μπαίνει ούτε βγαίνει μάζα απο το σύστημα . [1]

Αντικαθιστώντας στο άθροισμα των εξησώσεων κίνησης έχουμε

$$\sum \mathbf{f} = m\ddot{\vec{r}} \quad \eta \quad \sum \mathbf{F} = m\ddot{\vec{a}} \quad (92)$$

Οπου  $\vec{a}$  είναι η επιτάχυνση  $\ddot{\vec{r}}$  του κέντρου μάζας του συστήματος .

Η εξ.92 είναι ο γενικευμένος δεύτερος νόμος του Newton ,για την κίνηση ενός συστήματος μάζας και συχνά τον ονομάζουμε "εξίσωση της κίνησης της m". Η εξίσωση αυτή λέει οτι η συνισταμένη των εξωτερικών δυνάμεων σε οποιαδήποτε συστήματα μάζας είναι ίση με τη συνολική μάζα του συστήματος επι την επιτάχυνση του κέντρου μάζας του .Ο νόμος αυτός εκφράζει την "αρχή της κίνησης του κέντρου μάζας" όπως λέμε .Πρέπει να παρατηρήσουμε οτι  $\vec{a}$  είναι η επιτάχυνση του μαθηματικού σημείου ,που αντιπροσωπεύει στιγμιαία τη θέση του κέντρου μάζας για τα δοσμένα υ.σ. Για νεα απόλυτα στερεό σώμα η επιτάχυνση αυτή ,είναι και η επιτάχυνση ενός ορισμένου υ.σ. που βρίσκεται τοποθετημένο στο κέντρο μάζας .Για ένα όχι απόλυτα στερεό σώμα ,η επιτάχυνση αυτή δεν είναι απαραίτητο να αντιπροσωπεύει την επιτάχυνση κάποιου ορισμένου υ.σ. Η εξ.92 ισχύει για κάθε χρονική στιγμή και είναι άρα μια στιγμιαία σχέση . Η εξ.92 για το σύστημα μάζας δεν πρέπει να συνάγεται αμέσως απο την εξ.44 για το ένα υ.σ. ,αλλα πρέπει να αποδεικνύεται . Η εξ.92 μπορεί να εκφραστεί και με η μορφή των συνιστωσών ,όπως στην εξ.92 α ,χρησιμοποιώντας οποιαδήποτε συστήματα συντεταγμένων είναι βολικό για την κάθε περίπτωση

$$\sum F_x = m\ddot{a}_x \quad \sum F_y = m\ddot{a}_y \quad \sum F_z = m\ddot{a}_z \quad (92a)$$

Αν και η εξ.92 ,σαν διανυσματική εξίσωση ,απαιτεί να έχει το διάνυσμα  $\vec{a}$  της επιτάχυνσης την ίδια διεύθυνση με τη συνισταμένη εξωτερική δύναμη  $\sum \vec{F}$  ,δεν έπεται οτι η  $\sum \vec{F}$  πρέπει να περνά απαραίτητα απο το G .Γενικά ,στην πραγματικότητα η  $\sum \vec{F}$  δεν περνάει απο το G

## 4.2 Έργο και ενέργεια

Παρατηρούμε οτι η εξίσωση έργου –ενέργειας για το αντιπροσωπευτικό υ.σ. μάζας  $m_i$  είναι  $U_i = \Delta t_i$ . Εδω  $U_i$  είναι το έργο που γίνεται στο  $m_i$  απο όλες τις δυνάμεις  $\vec{F}_i = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{F}_3 + \dots$  που εφαρμόζονται απο πηγές εξωτερικές ως προς το σύστημα και απο

όλες τις δυνάμεις  $\vec{f}_i = \vec{f}_1 + \vec{f}_2 + \vec{f}_3 + \dots$  εσωτερικές ως προς το σύστημα .Η μεταβολή της κινητικής ενέργειας της  $m_i$  είναι  $\Delta T_i = \Delta(1/2 m_i v_i^2)$ , όπου  $v_i$  είναι το μέτρο της ταχύτητας  $\vec{v}_i = \dot{\vec{r}}_i$  του υ.σ. [1]

$$U = \Delta T$$

Όπου  $U = \sum U_i$ , είναι το έργο όλων των δυνάμεων πάνω σε όλα τα υ.σ. και  $\Delta T$  είναι η μεταβολή της συνολικής κινητικής ενέργειας  $T = \sum T_i$  του συστήματος

Για ένα απόλυτα στερεό σώμα ή ένα σύστημα απόλυτα στερεών σωμάτων , που είναι ενωμένα με ιδανικούς συνδέσμους στους οποίους δεν παράγεται

έργο από τις εσωτερικές δυνάμεις ή ροπές στους συνδέσμους , το έργο όλων των ζευγών των εσωτερικών δυνάμεων  $\vec{f}_i$  και  $-\vec{f}_i$  του συστήματος είναι μηδέν , αφού τα σημεία εφαρμογής τους , έχουν τις ίδιες συνιστώσες μετατοπίσεων κατά τη διεύθυνση των δυνάμεων . Για την περίπτωση αυτή ,  $U$  είναι το έργο των εξωτερικών δυνάμεων. [1]

Για ένα όχι απόλυτα στερεό μηχανικό σύστημα , που έχει ελαστικά μέλη ικανά να αποθηκεύουν ενέργεια , ένα μέρος του έργου των εξωτερικών δυνάμεων πηγαίνει στη μεταβολή της εσωτερικής ελαστικής δυναμικής ενέργειας  $V_e$ . Ακόμα αν τα έργα των βαρυτικών δυνάμεων εξαιρεθούν από τον όρο του  $V_g$  , η εξίσωση έργου –ενέργειας για ένα όχι απόλυτα στερεό μηχανικό σύστημα , μπορεί να γραφτεί

$$U = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$

Αν δεν παράγεται ( καταναλώνεται ) έργο στο σύστημα , η μηχανική του ενέργεια  $E = T + V_e + V_g$  παραμένει σταθερή . [1]

Μια λεπτομερέστατη ανάλυση στις σχέσεις έργου –ενέργειας , ξεκαθαρίζει περισσότερο την κίνηση ενός γενικού συστήματος μάζας . Το συνολικό έργο  $m_i$  μπορεί να γραφτεί  $U_i = \int (\vec{F}_i + \vec{f}_i) d\vec{r}_i$  όπου  $d\vec{r}_i$  είναι η απειροστή μετακίνηση του  $m_i$ . Το συνολικό έργο στο σύστημα από τις εξωτερικές και τις εσωτερικές δυνάμεις είναι κατά συνέπεια

$$U = \sum U_i = \sum \int (F_i + f_i) dr_i = \sum \int (F_i + f_i) (dr + d\rho_i) = \sum \int (F_i + f_i) dr + \sum \int (F_i + f_i) d\rho_i$$

Όπου το διάνυσμα θέσης  $\vec{\rho}_i$  του  $m_i$  ως προς το G , από το σχήμα 41 έχει μπει από την αντικατάσταση  $\vec{r}_i = \vec{r} + \vec{\rho}_i$  . Στο πρώτο άθροισμα το  $d\vec{r}$  είναι κοινός παράγοντας σε όλους τους όρους και η έκφραση αυτή μπορεί να γραφτεί  $\sum \int (\vec{F}_i + \vec{f}_i) d\vec{r} = \int \{ (\sum \vec{F}_i) + (\sum \vec{f}_i) \} d\vec{r}$  . Το διανυσματικό άθροισμα  $\sum \vec{F}_i$  όλων των εξωτερικών δυνάμεων που εξασκούνται στο σύστημα γράφεται απλά  $\sum \vec{F}$  , και το διανυσματικό άθροισμα  $\sum \vec{f}_i$  όλων των εσωτερικών δυνάμεων που εξασκούνται πάνω σε όλα τα υ.σ. είναι απαραίτητα μηδέν , αφού οι εσωτερικές δυνάμεις εμφανίζονται κατά ζεύγη ίσων και αντίθετων δυνάμεων . Άρα η έκφραση για το συνολικό έργο στο σύστημα γίνεται

$$U = \int \Sigma F d\vec{r} + \int \Sigma \{ (F_i + f_i) d\rho_i \}$$

Θα γράψουμε τώρα την κινητική ενέργεια για το σύστημα με τη βοήθεια της ταχύτητας  $u_i^2 = \dot{\vec{r}}_i + \dot{\vec{r}}_i$  για το τετράγωνο της ταχύτητας του αντιπροσωπευτικού υ.σ. Έχουμε

$$T = \Sigma T_i = \Sigma \frac{1}{2} m_i \dot{\vec{r}}_i \dot{\vec{r}}_i = \Sigma \frac{1}{2} m_i (\dot{\vec{r}} + \dot{\rho}) (\dot{\vec{r}} + \dot{\rho}) = \Sigma \frac{1}{2} m_i \dot{\vec{r}} \dot{\vec{r}} + \dot{\vec{r}} \Sigma m_i \dot{\rho}_i$$

Ομως  $\dot{\vec{r}} \dot{\vec{r}} = u^{-2}$ , το τετράγωνο του μέτρου της ταχύτητας του κέντρου μάζας. Ακόμα  $\Sigma m_i \dot{\rho}_i = d(\Sigma m_i \rho_i) / dt = \vec{0}$  αφού  $\Sigma m_i \rho_i$  είναι απαραίτητα μηδέν, με το  $\rho_i$  μετρημένο από το κέντρο μάζας G. Επίσης  $\dot{\rho}_i \dot{\rho}_i = |\dot{\rho}_i|^2$  όπου  $\dot{\rho}_i$  είναι η ταχύτητα του  $m_i$  ως προς το κέντρο μάζας G. Άρα η συνολική κινητική ενέργεια γίνεται

$$T = \frac{1}{2} m \bar{u}^2 + \Sigma \frac{1}{2} m_i |\dot{\rho}_i|^2 \quad (93)$$

Η εξίσωση αυτή λέει ότι η συνολική κινητική ενέργεια ενός συστήματος μάζας, είναι ίση με την ενέργεια μεταφοράς του κέντρου μάζας του συστήματος σε συνόλου, συν την ενέργεια που οφείλεται στην κίνηση όλων των υ.σ. σχετικά με το κέντρο μάζας.

Μπορούμε να γράψουμε τώρα την εξίσωση έργου-ενέργειας για ένα γενικό σύστημα, εξισώνοντας τις εκφράσεις για τα U και τα ΔT, οπότε έχουμε

$$\int \Sigma F d\vec{r} + \int \Sigma \{ (F_i + f_i) d\rho_i \} = \Delta \left( \frac{1}{2} m \bar{u}^2 \right) + \Delta \left( \Sigma \frac{1}{2} m_i |\dot{\rho}_i|^2 \right)$$

Οι αντίστοιχοι πρώτοι όροι στα δυο μέλη αυτής της εξίσωσης είναι ίσοι μεταξύ τους, όπως φαίνεται αν πάρουμε το εσωτερικό γινόμενο της εξ. 92 με το  $d\vec{r}$  και ολοκληρώσουμε. Το γιατί κάναμε αυτή την ενέργεια, γίνεται φανερό όταν θυμηθούμε ότι  $m \vec{v} d\vec{r} = d(1/2 m \bar{u}^2)$ . Άρα η πλήρης σχέση έργου-ενέργειας, μπορεί να γραφτεί με τις δύο ανεξάρτητες εξισώσεις

$$\int \Sigma F d\vec{r} = \Delta \left( \frac{1}{2} m \bar{u}^2 \right)$$

$$\int \Sigma \{ (F_i + f_i) d\rho_i \} = \Delta \left( \Sigma \frac{1}{2} m_i |\dot{\rho}_i|^2 \right) \quad (94)$$

Η πρώτη από τις εξ.94 περιγράφει την κίνηση του κέντρου μάζας, οπότε φαίνεται να περνάει από το  $G$  η εξωτερική συνισταμένη δύναμη, και η δεύτερη εξίσωση περιγράφει την κίνηση σχετικά με το κέντρο μάζας, σε συνάρτηση του έργου των εξωτερικών και των εσωτερικών δυνάμεων. Για ένα απόλυτα στερεό σώμα ή για ένα σύστημα τέτοιων σωμάτων, που είναι ενωμένα με ιδανικούς συνδέσμους, στους οποίους δεν παράγεται έργο από τις εσωτερικές δυνάμεις ή ροπές των συνδέσμων, το έργο όλων των ζευγαριών των εσωτερικών δυνάμεων που δρουν στο σύστημα είναι μηδέν αφού τα σημεία εφαρμογής τους έχουν ίδιες συνιστώσες μετατόπισης κατά τη διεύθυνση των δυνάμεων. Για την περίπτωση αυτή, η δεύτερη από τις εξ.94 γίνεται . [1]

$$\int \Sigma F_i d\rho_i = \Delta(\Sigma \frac{1}{2} m_i |\rho_i|^2)$$

### 4.3 Γραμμική και γωνιακή ορμή

Οι εξ.61 και 65 που παριστάνουν τις σχέσεις της γραμμικής και της γωνιακής ώθησης-ορμής για ένα υ.σ., θα επεκταθούν τώρα για ένα γενικό σύστημα. Η γραμμική ορμή  $\vec{G}$  του συστήματος ορίζεται σαν το διανυσματικό άθροισμα των γραμμικών ορμών όλων των υ.σ. Άρα.

$$\mathbf{G} = \Sigma m_i \mathbf{v}_i \quad (95)$$

Όπου  $\vec{v}_i$  είναι η ταχύτητα και  $\vec{r}_i$  του αντιπροσωπευτικού υ.σ. Η χρονική παράγωγος του  $\vec{G}$  είναι  $\dot{\vec{G}} = \Sigma m_i \vec{a}_i$ , όπου η επιτάχυνση του αντιπροσωπευτικού υ.σ. είναι  $\vec{a}_i = \dot{\vec{v}}_i = \ddot{\vec{r}}_i$ . Όμως ξέρουμε ότι η συνισταμένη  $\Sigma \vec{F}$  των εξωτερικών δυνάμεων στο σύστημα είναι ίση επίσης με  $\Sigma m_i \vec{a}_i$ . Άρα

$$\Sigma \mathbf{F} = \dot{\mathbf{G}} \quad (96)$$

που έχει την ίδια μορφή με την εξ.61 για ένα υ.σ. Η εξ.96 λέει ότι η συνισταμένη των εξωτερικών δυνάμεων οποιουδήποτε συστήματος μάζας, είναι ίση με το ρυθμό μεταβολής της γραμμικής ορμής του συστήματος και είναι μια εναλλακτική μορφή του γενικευμένου νόμου της κίνησης εξ.92. Στην εξ.96 η συνολική μάζα διατηρήθηκε σταθερή κατά τη διάρκεια της παραγωγής ως προς το χρόνο, άρα η εξίσωση δεν εφαρμόζεται σε συστήματα, των οποίων η μάζα μεταβάλλεται με το χρόνο. [1]

Η στροφορμή του συστήματος μάζας του σχ.41 γιαυτό από ένα σταθερό σημείο  $O$  ορίζεται σαν το διανυσματικό άθροισμα των ροπών των γραμμικών ορμών γύρω από το  $O$  όλων των υ.σ. και είναι  $\mathbf{H}_O = \Sigma (\mathbf{r}_i \times m_i \mathbf{v}_i)$ . [1]

## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 5

### ΚΙΝΙΜΑΤΙΚΗ ΣΕ ΕΠΙΠΕΔΟ ΤΩΝ ΣΤΕΡΕΩΝ ΣΩΜΑΤΩΝ

#### 5.1 Εισαγωγή

Η περιγραφή της κίνησης των α.σ. σωμάτων είναι χρήσιμη για δύο λόγους .Πρώτα ,είναι συχνά απαραίτητο να δημιουργούμε ,να διαβιβάζουμε ή να ελέγχουμε ορισμένες επιθυμητές κινήσεις με τη χρήση έκκεντρων ,οδοντωτών τροχών και συνδέσμων διαφόρων τύπων .Εδώ η περιγραφή της κίνησης είναι απαραίτητη για να προσδιορίσουμε τη σχεδιαστική γεωμετρία του μαθηματικού συνδέσμου .Σαν αποτέλεσμα της δημιουργούμενης κίνησης,αναπτύσσονται συχνά δυνάμεις που πρέπει να ληφθούν υπόψη στο σχεδιασμό του συνδέσμου .Δεύτερο είναι συχνά απαραίτητο να προσδιορίσουμε την κίνηση ενός α.σ σώματος που είναι αποτέλεσμα των δυνάμεων που εξασκούνται πάνω του .Ο υπολογισμός της τροχιάς ενός πυραύλου κάτω από την επίδραση της αεριοώθησής του και της βαρυτικής έλξης ,είναι ένα παράδειγμα τέτοιου προβλήματος .Και στις δυο περιπτώσεις είναι απαραίτητο να κατέχουμε τις αρχές της κινηματικής του α.σ.σ. πριν κάνουμε τον προσδιορισμό των δυνάμεων που ακολουθούν. [1]

Απόλυτα στερεό σώμα είναι ένα σύστημα υ.σ. για το οποίο οι αποστάσεις μεταξύ των υ.σ. παραμένουν αμετάβλητες .Αρα αν κάθε υ.σ. ενός τέτοιου σώματος ,εντοπίζεται από άξονες αναφοράς συνδεδεμένου και περιστρεφόμενους με το σώμα ,δεν υπάρχει μεταβολή σε κανένα διάνυσμα θέσης που μετριέται σε αυτούς τους άξονες .Βέβαια αυτό που λέμε είναι η ιδανική περίπτωση ,αφού όλα τα στερεά υλικά αλλάζουν σχήμα μέχρι ένα ορισμένο σημείο ,όταν πάνω τους εξασκηθούν δυνάμεις .Ομως αν οι κινήσεις που συνδέονται με τις μεταβολές του σχήματος είναι πολύ μικρές σε σύγκριση με τις συνολικές κινήσεις του σώματος σαν σύνολου ,τότε η ιδανική έννοια της απόλυτης στερεότητας είναι αποδεκτή .Όπως αναφέρθηκε σε προηγούμενες παραγράφους ,οι μετατοπίσεις που οφείλονται στη δόνηση του φτερού ενός αεροπλάνου για παράδειγμα ,δεν έχουν σημασία στην περιγραφή της συνολικής τροχιάς πτήσης του αεροσκάφους ,για το οποίο η παραδοχή του α.σ. σώματος γίνεται δεκτή .Απο την άλλη μεριά ,αν το πρόβλημα ζητάει να περιγράψουμε την εσωτερική τάση στο φτερό που οφείλεται στη δόνηση του συναρτήσει του χρόνου ,τότε οι σχετικές κινήσεις των μερών του φτερού αποκτούν μεγάλη σημασία και δεν μπορούν να αμεληθούν. Στην περίπτωση αυτή δεν μπορούμε να θεωρήσουμε το φτερό σαν α.σ. σώμα .

	Είδη Επίπεδης Κίνησης	Παράδειγμα
(α) Ευθύγραμμη Μεταφορά		 Δοκιμή Πύραυλου
(β) Καμπυλόγραμμη Μεταφορά		 Ταλάντωση Πλάκας
(γ) Περιστροφή γύρω από σταθερό άξονα		 Σύνθετο Εκκρεμές
(δ) Γενική επίπεδη κίνηση		 Μηχ. Διωστήρα-Στροφόλου

[1]

Σχημα 31

Η επίπεδη κίνηση ενός α.σ. σώματος μπορεί να διαιρεθεί σε διάφορες κατηγορίες όπως βλέπουμε στο σχ.31 .Η μεταφορά ορίζεται σαν οποιαδήποτε κίνηση ,στην οποία κάθε σταθερή γραμμή στο σώμα ,παραμένει με την αρχική της θέση σε όλες τις χρονικές στιγμές .Ευθύγραμμη μεταφορά (μερος α )είναι η μεταφορά στη οποία όλα τα σημεία του σώματος κινούνται σε ευθείες γραμμές .Καμπυλόγραμμη μεταφορά(,μερος β) είναι η μεταφορά στην οποία όλα τα σημεία κινούνται σε όμοιες καμπύλες .Στην καμπυλόγραμμη μεταφορά δεν γίνεται περιστροφή καμμιάς γραμμής του σώματος .Σημειώστε οτι σε κάθε περίπτωση μεταφοράς ,η κίνηση του σώματος καθορίζεται απόλυτα απο την κίνηση οποιουδήποτε σημείου του σώματος ,αφού όλα τα σημεία εκτελούν την ίδια κίνηση. [1]

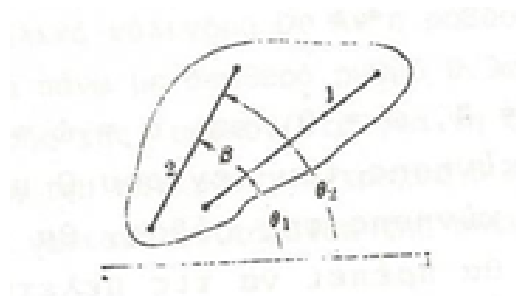
Περιστροφή γύρω απο ένα σταθερό άξονα (μέρος γ ),είναι η γωνιακή κίνηση γύρω απο τον άξονα .Συνεπάγεται οτι όλα τα υ.σ. κινούνται σε κυκλικές τροχιές γύρω απο τον άξονα περιστροφής και όλες οι γραμμές του σώματος (συμπεριλαμβάνοντας κι αυτες που δεν περνάνε από τον άξονα ),περιστρέφονται υπο αυτή την γωνία στον ίδιο χρόνο . [1]

Γενική επίπεδη κίνηση ενός α.σ. σώματος μέρος δ, είναι ένας συνδιασμός μεταφοράς και περιστροφής . [1]

Σε κάθε ενα απο τα προηγούμενα παραδείγματα ,ολα τα υ.σ. του σώματος κινούνται σε παράλληλα επίπεδα .Η κίνηση όμως παριστάνεται απο την προβολή της πάνω σε ενα μόνο επίπεδο ,παράλληλο προς αυτήν ,που καλείται επίπεδο της κίνησης .Το επίπεδο αυτό συνήθως θεωρείται οτι περνάει απο το κέντρο μάζας του σώματος .



Θεωρούμε τώρα ότι η γωνιακή μετατόπιση ενός α.σ.σ σε επίπεδη κίνηση .Το σχ.31 δείχνει ένα α.σ. σώμα που εκτελεί επίπεδη κίνηση στο επίπεδο του σχήματος .Οι γωνιακές θέσεις δυο οποιονδήποτε γραμμών 1 και 2 συνδεδεμένων με το σώμα ,καθορίζονται από τις  $\theta_1$  και  $\theta_2$  που μετριοούνται από κάποια σταθερή διεύθυνση αναφοράς που να μας βολεύει .Αφού η γωνία  $\beta$  είναι αμετάβλητη η σχέση  $\theta_2 = \theta_1 + \beta$  δίνει  $\dot{\theta}_2 = \dot{\theta}_1$  και  $\ddot{\theta}_2 = \ddot{\theta}_1$  ,η κατά τη διάρκεια ενός ορισμένου διαστήματος  $\Delta\theta_2 = \Delta\theta_1$  .Αρα όλες οι γραμμές σε ένα α.σ.σ. ,στο επίπεδο της κίνησής του ,έχουν την ίδια γωνιακή μετατόπιση ,την ίδια γωνιακή ταχύτητα και την ίδια γωνιακή επιτάχυνση .Σημειώστε ότι η γωνιακή κίνηση μιας γραμμής εξαρτάται μόνο από τη γωνιακή της μετατόπιση αναφορικά με οποιαδήποτε σταθερό σύστημα και από τις χρονικές παραγώγους της μετατόπισης .Η γωνιακή κίνηση δεν απαιτεί την παρουσία ενός σταθερού άξονα κάθετου στο επίπεδο της κίνησης ,γύρω από τον οποίο να περιστρέφονται η γραμμή και το σώμα . [1]



[1]

Σχημα 32

Θεωρούμε ότι η γωνιακή μετόπιση ενός α.σ.σ. σε επίπεδη κίνηση .Το σχ.32 δείχνει ένα α.σ. σώμα που εκτελεί επίπεδη κίνηση στο επίπεδο του σχήματος Οι γωνιακές θέσεις δυο οποιονδήποτε γραμμών 1 και 2 συνδεδεμένων με το σώμα ,καθορίζονται από τις  $\theta_1$  και  $\theta_2$  που μετριοούνται από κάποια σταθερή διεύθυνση αναφοράς που να μας βολεύει .Αφού η γωνία  $\beta$  είναι αμετάβλητη η σχέση  $\theta_2 = \theta_1 + \beta$  δίνει  $\dot{\theta}_2 = \dot{\theta}_1$  και  $\ddot{\theta}_2 = \ddot{\theta}_1$  ,η κατά τη διάρκεια ενός ορισμένου διαστήματος  $\Delta\theta_2 = \Delta\theta_1$  .Αρα όλες οι γραμμές σε ένα α.σ. σώμα ,στο επίπεδο της κίνησης του έχουν την ίδια γωνιακή μετατόπιση ,την ίδια γωνιακή ταχύτητα και την ίδια γωνιακή επιτάχυνση .Σημειώνουμε ότι η γωνιακή κίνηση μιας γραμμής ,εξαρτάται μόνο από τη γωνιακή της μετατόπιση αναφορικά με οποιοδήποτε σταθερό σύστημα και από τις χρονικές παραγώγους της μετατόπισης .Η γωνιακή κίνηση δεν απαιτεί την παρουσία ενός σταθερού άξονα κάθετου στο επίπεδο της κίνησης ,γύρω από τον οποίο να περιστρέφονται η γραμμή και το σώμα .Ο προσδιορισμός της επίπεδης κίνησης των α.σ. σωμάτων επιτυγχάνεται ή με άμεσο υπολογισμό των απόλυτων μετατοπίσεων και των χρονικών παραγώγων από την απόλυτη γεωμετρία που έχουμε ,ή χρησιμοποιώντας τις αρχές της σχετικής κίνησης με μεταφερόμενους ή περιστρεφόμενους άξονες αναφοράς .Κάθε μέθοδος είναι σπουδαία και χρήσιμη και θα την αναπτύξουμε με τη σειρά της . [1]

## 5.2 Απόλυτη Κίνηση

Ο προσδιορισμός των ταχυτήτων και των επιταχύνσεων ,γραμμικών και γωνιακών ,στην επίπεδη α.σ.σ. με άμεση παραγωγή των εξισώσεων μετατοπίσεων ,είναι ένας ευθύς και άμεσος τρόπος .Η εκλογή αυτής της μεθόδου ,αντι της λύσης με τη μέθοδο της σχετικής κίνησης ,εξαρτάται κύρια απο τη σχετική απλότητα και γεωμετρία που έχουμε .Η εκλογή πάντως γίνεται καλύτερα οταν έχουμε αποκτήσει κάποια πείρα και με τις δυο μεθόδους . [1]

## 5.3 Σχετική κίνηση

### 5.3.1 Μεταφερόμενοι άξονες

Αν δυο σημεία A και B είναι σταθερά σε ενα δοσμένο α.σ. σώμα στο επίπεδο της κίνησης τότε η απόσταση μεταξύ τους παραμένει σταθερή .Συνεπώς η κίνηση του ενός σημείου ,αν παρατηρείται απο ενα μεταφερόμενο σύστημα συντεταγμένων συνδεδεμένο με το άλλο φαίνεται να είναι κυκλική .Το γεγονός αυτό φαίνεται απο το σχ.44 όπου το α.σ σώμα AB κινείται στο A'B' .Η κίνηση μπορεί να θεωρηθεί οτι γίνεται σε δυο μέρη .Πρώτα ,το σώμα μεταφέρεται στην παράλληλη θέση A''B' με τη μετατόπιση  $\Delta \vec{r}B$ .Επειτα το σώμα περιστρέφεται γύρω απο το B' κατά γωνία  $\Delta \theta$  .Απο τους μη περιστρεφόμενους άξονες  $\chi'-\gamma'$  που είναι συνδεδεμένοι με το σημείο αναφοράς B' ,φαίνεται οτι αυτή η δεύτερη κίνηση του σώματος ,είναι μια απλή περιστροφή γύρω απο το B' ,που αυξάνει τη μετατόπιση  $\Delta \vec{r}A/B$  του A αναφορικά με το B . [1]

Βλέπουμε οτι η συνολική μετατόπιση του A είναι

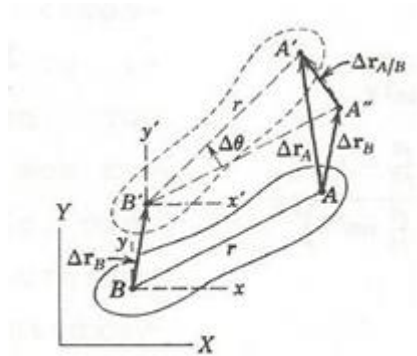
$$\Delta rA = \Delta rB + \Delta rA/B$$

Οπου το  $|\Delta \vec{r}A/B|$  μπορεί να αντικατασταθεί απο το  $r \Delta \theta$  στο όριο καθώς το  $\Delta \theta$  τείνει στο μηδέν .Σημειώνουμε οτι η σχετική γραμμική κίνησης  $\Delta \vec{r}A/B$  ακολουθείται απο την απόλυτη γωνιακή κίνηση  $\Delta \theta$  ,όπως φαίνεται απο τους μεταφερόμενους άξονες  $\chi'-\gamma'$  .Διαιρώντας την έκφραση για το  $\Delta \vec{r}A$  με το αντίστοιχο χρονικό διάστημα  $\Delta t$ ,παίρνοντας το όριο και μετά παραγωγίζοντας πάλι ,έχουμε τις εξισώσεις της σχετικής ταχύτητας και της σχετικής επιτάχυνσης . [1]

$$\mathbf{vA} = \mathbf{vB} + \mathbf{VA/B}$$

$$\mathbf{aA} = \mathbf{aB} + \mathbf{aA/B}$$

(104)



[1]

Σχημα 33

Οι εκφράσεις αυτές είναι ίδιες με τις εξ. 19 και 20 με τον περιορισμό η απόσταση  $r$  μεταξύ των  $A$  και  $B$  να παραμένει σταθερή .

Η εφαρμογή των εξ. 104 γίνεται ξεκάθαρη να προσέξουμε τις χωριστές συνιστώσες της μεταφοράς και της περιστροφής των εξισώσεων .Οι συνιστώσες αυτές φαίνονται στο σχ.33 ,όπου η ταχύτητα του  $A$  ,είναι το διανυσματικό άθροισμα της μεταφορικής ποσότητας  $\vec{v}_B$  συν την περιστροφική ποσότητα  $\vec{v}_{A/B} = \vec{\omega} \times \vec{r}$  , που έχει μέτρο  $u_{A/B} = r\omega$  ,όπου  $|\vec{\omega}| = \dot{\theta}$  ,που είναι η απόλυτη γωνιακή ταχύτητα του  $AB$  .Το γεγονός ότι η σχετική γραμμική ταχύτητα είναι πάντα κάθετη στη γραμμή που ενώνει τα δυο σημεία που εξετάζουμε είναι πολύ χρήσιμο για την λύση πολλών προβλημάτων .

Στην περίπτωση της επιτάχυνσης ,σχ34b, ο όρος της σχετικής επιτάχυνσης είναι αυτός που βγαίνει από την φαινόμενη κυκλική κίνηση του σημείου  $A$  ,από μη περιστρεφόμενους άξονες συνδεδεμένους με το  $B$  .Αρα ο όρος της σχετικής επιτάχυνσης είναι

$$a_{A/B} = (a_{A/B})_n + (a_{A/B})_t$$

όπου τα συνιστώσα διανύσματα είναι

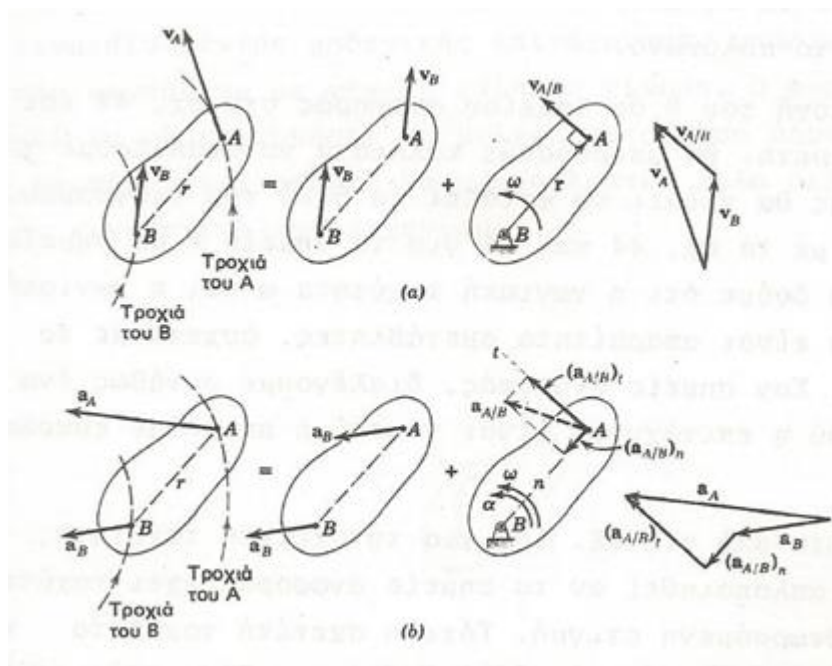
$$(a_{A/B})_n = \omega(\omega \times r)$$

Και

$$(a_{A/B})_t = a \times r$$

Με μέτρα  $(a_{A/B})_n = r\omega^2 = u_{A/B}^2/r$  ως προς το  $B$   $(a_{A/B})_t = ra$  που ευθύνεται κατά μήκος της εφαπτομένης στο τόξο του σχετικού κύκλου που δημιουργείται από το  $A$  γύρω από το  $B$  .Σημειώνουμε ότι η γωνιακή επιτάχυνση  $\vec{a} = \dot{\vec{\omega}}$  του  $AB$  είναι η απόλυτη γωνιακή επιτάχυνση του σώματος . [1]

Ακόμα αφού η σχετική κάθετη επιτάχυνση  $(a_{A/B})_n$  στην εξίσωση της επιτάχυνσης ,περιέχει τη γωνιακή ταχύτητα  $\omega$  του σώματος ,συμπεραίνουμε ότι γενικά είναι απαραίτητο να προσδιορίσουμε τη γωνιακή ταχύτητα πρώτα ,λύνοντας την εξίσωση της σχετικής ταχύτητας . [1]



[1]

Σχημα 34

Οι εξισώσεις 104 μπορούν να γραφούν εναλλακτικά συναρτήσει των ισοδυναμιών του εξωτερικού γινόμενου των όρων της σχετικής κίνησης ,ως εξής

$$\mathbf{v}_A = \mathbf{v}_B + \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}$$

και

$$\mathbf{a}_A = \mathbf{a}_B + \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}) + \boldsymbol{\alpha} \times \mathbf{r}$$

Σε πολλά προβλήματα ανάλυσης μηχανισμών ,βρίσκουμε χρήσιμη τη γραφική λύση .Και για τη γραφική αλλά και για την αλγεβρική λύση ,είναι σκόπιμο να προσέξουμε οτι μια διανυσματική εξίσωση δυο διαστάσεων ισοδυναμεί με δυο μονόμετρες εξισώσεις ετσι ώστε να μπορούμε να λύσουμε για δυο μονόμετρους άγνωστους σε ενα διδιάστατο πρόβλημα .Για παράδειγμα ,οι γνωστοί μπορούν να είναι το μέτρο ενός διανύσματος και η διεύθυνση ενός άλλου .Αν οι εξισώσεις λυθούν γραφικά ,τα γνωστά διανύσματα πρέπει πρώτα να κατασκευαστούν και τα άγνωστα διανύσματα θα είναι οι πλευρές που κλείνουν πολύγωνο .

Η πρώτη απο τις εξ.104 για τη σχετική ταχύτητα ,μπορεί συχνά να απλοποιηθεί αν το σημείο αναφοράς έχει ταχύτητα μηδέν τη θεωρούμενη στιγμή .Τότε η σχετική ταχύτητα γίνεται απόλυτη ταχύτητα .Το σχ.34 δείχνει την θέση ενός σημείου C που έχει ταχύτητα μηδέν ,αφου εκπληρώνει τη συνθήκη οτι ενα στιγμιαίο σημείο γύρω απο το οποίο μπορεί να περιστραφεί στιγμιαία ενα σώμα ,είναι η τομή δυο ακτινικών γραμμών που είναι κάθετες στις ταχύτητες δυο σημείων .Το σημείο C είναι γνωστό σαν στιγμιαίο κέντρο ή πόλος μηδενικής ταχύτητας .Το τρίγωνο CAB μπορεί να θεωρηθεί σαν α.σ. επέκταση του σώματος AB,και άρα οι γραμμές CA,CB,AB και οποιαδήποτε άλλη γραμμή του σώματος στο επίπεδο της κίνησης ,έχουν την ιδια γωνιακή ταχύτητα  $\omega = u_A/r_A = u_B/r_B$  .Θα πρέπει να κατασκευάσουμε τις σχέσεις που ισχύουν οταν το C είναι μεταξύ των A και B ,και οταν το C βρίσκεται στην προέκταση της AB . [1]

Γενικά θα υπάρχει ένα νέο στιγμιαίο κέντρο  $C$  για κάθε νέα θέση του σώματος κατά τη διάρκεια της κίνησης. Ο γεωμετρικός τόπος των κέντρων αυτών στο χώρο ονομάζεται σταθερή πολική τροχιά και ο γεωμετρικός τόπος πάνω στο σώμα (ή στην προέκτασή του) ονομάζεται κινητή πολική τροχιά. Κατά τη διάρκεια της κίνησης η καμπύλη της κινητής πολικής τροχιάς φαίνεται να κυλάει πάνω στη σταθερή πολική τροχιά. Η απόλυτη ταχύτητα του σημείου, του συνδεδεμένου με το σώμα, που γίνεται ο στιγμιαίος πόλος μια ορισμένη στιγμή είναι μηδέν τη στιγμή αυτή, αλλά η επιτάχυνση του δεν είναι μηδέν. Άρα το στιγμιαίο κέντρο (πόλος) μηδενικής ταχύτητας, αν θεωρηθεί συνδεδεμένο με το σώμα, δεν μπορεί να χρησιμοποιηθεί σαν στιγμιαίο κέντρο μηδενικής επιτάχυνσης, με ανάλογο τρόπο όπως για την εύρεση ταχύτητας. [1]

Στιγμιαίο κέντρο μηδενικής επιτάχυνσης, υπάρχει για σώματα που κινούνται με γενική επίπεδη κίνηση. [1]

Είναι φανερό ότι στο διάγραμμα του σχ.34, ότι αν προσδιορίσουμε το στιγμιαίο πόλο  $C$  και τη γωνιακή ταχύτητα  $\omega$  του σώματος, μπορούμε εύκολα να κατασκευάσουμε τη διεύθυνση της ταχύτητας οποιουδήποτε σημείου του σώματος, αφού πρέπει να είναι κάθετη με την ευθεία που ενώνει το σημείο με το  $C$ . Το μέτρο της ταχύτητας του σημείου είναι η ακτινική απόσταση από το σημείο  $C$  επί την γωνιακή ταχύτητα. [5]

## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 6

### ΕΠΙΠΕΔΗ ΚΙΝΗΤΙΚΗ ΑΠΟΛΥΤΑ ΣΤΕΡΕΩΝ ΣΩΜΑΤΩΝ

#### 6.1 Εισαγωγή

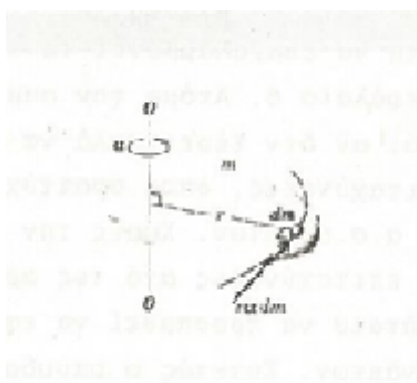
Η κινητική των απόλυτα στερεών σωμάτων με τις σχέσεις μεταξύ των δυνάμεων που δρουν πάνω σε αυτά από εξωτερικές πηγές, και των αντίστοιχων μεταφορικών και περιστροφικών κινήσεων των σωμάτων. Για να ορίσουμε την κίνηση ενός απόλυτα στερεού σώματος του οποίου η κίνηση έχει δύο γραμμικές συνιστώσες, χρειάζονται τρεις εξισώσεις κίνησης, δύο εξισώσεις δυνάμεων και μία εξίσωση ροπών ή οι ισοδύναμες τους για να προσδιορίσουμε την κατάσταση της επίπεδης κίνησης του απόλυτα στερεού σώματος.. [1]

Όταν εφαρμόσουμε τις αρχές του έργου και της ενέργειας, μπορούμε να χρησιμοποιήσουμε ένα διάγραμμα δρώσας-δύναμης, που δείχνει μόνο εκείνες τις εξωτερικές δυνάμεις που παράγουν έργο στο σύστημα, αντί για το διάγραμμα ελευθέρου σώματος. Δεν θα πρέπει να επιχειρήσουμε να λύσουμε μια άσκηση, πριν ορίσουμε το πλήρες εξωτερικό σύνορο του σώματος ή του συστήματος και αναγνωρίσουμε όλες τις εξωτερικές δυνάμεις που εξασκούνται πάνω του. [1]

#### 6.2 Ροπές αδράνειας μάζας ως προς ένα άξονα

Η εξίσωση των ροπών γύρω από ένα άξονα κάθετο στο επίπεδο της κίνησης, για ένα απόλυτα στερεό σώμα σε επίπεδη κίνηση, περιέχει ένα ολοκλήρωμα που εξαρτάται από την κατανομή της μάζας ως προς τον άξονα των ροπών. Το ολοκλήρωμα αυτό υπάρχει, όταν το απόλυτα στερεό σώμα έχει γωνιακή επιτάχυνση. [1]

Θεωρούμε ένα σώμα μάζας  $m$  που περιστρέφεται γύρω από ένα άξονα 0-0 με γωνιακή επιτάχυνση  $\alpha$ , όπως φαίνεται στο Σχήμα 35. Όλα τα  $dm$  του σώματος κινούνται σε παράλληλα επίπεδα, που είναι κάθετα στον άξονα περιστροφής 0-0.



[1]

Σχήμα 35

Η ροπή της δύναμης γύρω από τον άξονα 0-0 είναι  $r^2 dm$ . Για απόλυτα στερεό σώμα η  $\alpha$  είναι ίδια για όλες τις ακτινικές γραμμές του και μπορεί να βγει έξω από

το ολοκλήρωμα. Το υπόλοιπο ολοκλήρωμα είναι γνωστό ως ροπή αδράνειας  $I$  της μάζας  $m$  γύρω από τον άξονα 0-0 και είναι:

$$I = \int r^2 dm$$

Το ολοκλήρωμα αυτό παριστάνει μία σπουδαία ιδιότητα του σώματος και περιέχεται στην ανάλυση των δυνάμεων οποιουδήποτε σώματος που έχει περιστροφική επιτάχυνση γύρω από ένα δοσμένο άξονα. Ακριβώς όπως η μάζα  $m$  ενός σώματος, είναι ένα μέτρο της αντίστασης στην μεταφορική επιτάχυνση, η ροπή αδράνειας είναι ένα μέτρο της αντίστασης στην περιστροφική επιτάχυνση του σώματος.

Αν η πυκνότητα  $\rho$  είναι σταθερή σε όλο το σώμα, η ροπή αδράνειας γίνεται:

$$I = \rho \int r^2 dV, \text{ όπου } dV \text{ ο στοιχειώδης όγκος.}$$

Στην περίπτωση αυτή το ολοκλήρωμα μόνο του ορίζει μία καθαρά γεωμετρική ιδιότητα του σώματος. [1]

### 6.3 Μεταφορά αξόνων

Αν γνωρίζουμε την ροπή αδράνειας ενός σώματος ως προς ένα κεντρικό άξονα, μπορούμε να την προσδιορίσουμε εύκολα και ως προς οποιοδήποτε παράλληλο άξονα. [1]

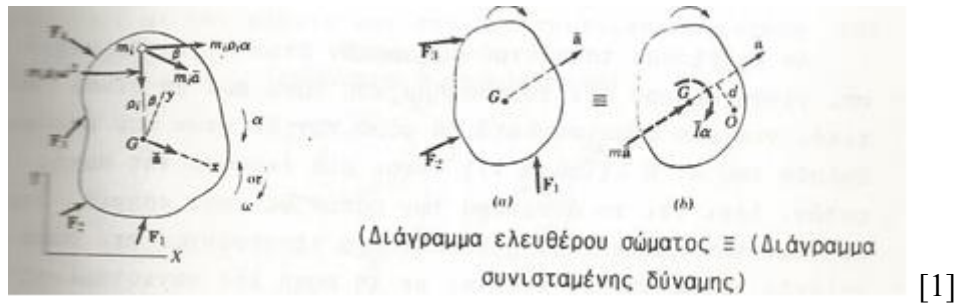
Το πρώτο ολοκλήρωμα είναι η ροπή αδράνειας  $\bar{I}$  ως προς τον άξονα που περνάει από το κέντρο μάζας, ο δεύτερος όρος είναι  $md^2$  και το τρίτο ολοκλήρωμα ισούται με το μηδέν, η ως προς  $u$  συνιστώσα του κέντρου μάζας αναφορικά με τον άξονα που περνάει από το  $G$  είναι μηδέν όποτε το θεώρημα των παράλληλων αξόνων είναι:  $I = \bar{I} + md^2$

Όπου πρέπει η μεταφορά γίνεται μόνο όταν ο ένας άξονας περνάει από το κέντρο μάζας και ο άλλος είναι παράλληλος με αυτόν. [1]

### 6.4 Δύναμη , Μάζα και Επιτάχυνση

Η θέση ενός α.σ. σώματος στο επίπεδο της κίνησης του, απαιτεί τον καθορισμό τριών μονόμετρων συντεταγμένων. Έτσι οι δύο συντεταγμένες του κέντρου μάζας, ή κάποιου άλλου βολικού σημείου, και η γωνιακή θέση του σώματος ως προς ένα σημείο αναφοράς που εκλέγουμε, θα προσδιορίσουν με μοναδικό τρόπο την σχέση κάθε σημείου του σώματος. Άρα η επίπεδη κίνηση κάθε σημείου του σώματος απαιτεί τρεις ανεξάρτητες μονόμετρες εξισώσεις, για την περιγραφή της. Το άθροισμα των ροπών  $\Sigma \bar{M}$  περιέχει τις ροπές των εξωτερικών και εσωτερικών δυνάμεων ως προς το σώμα δυνάμεων. Η συνεισφορά των εσωτερικών δυνάμεων στο άθροισμα των ροπών είναι μηδενική, αφού για κάθε εσωτερική δύναμη, υπάρχει μία ίση και αντίθετη αντίδραση. Άρα το άθροισμα των ροπών παριστάνει το άθροισμα των ροπών ως προς το  $G$  όλων των εξωτερικών δυνάμεων που εξασκούνται πάνω στο σώμα. Η εξίσωση των ροπών και οι δύο μονόμετρες συνιστώσες του γενικευμένου νόμου της κίνησης του Newton δίνουν:

$$\Sigma \bar{M} = \bar{I} a, \quad \Sigma F_x = m \bar{a}_x, \quad \Sigma F_y = m \bar{a}_y \quad (1)$$



Σχῆμα 36

Αν το σημείο O από το πιο πάνω σχῆμα 3 είναι βολικό σημείο, ἡ ἄθροιση των ροπών των εξωτερικών δυνάμεων ως προς το O δίνει. [1]

$$\Sigma M_o = \bar{I}a + m\bar{a}d$$

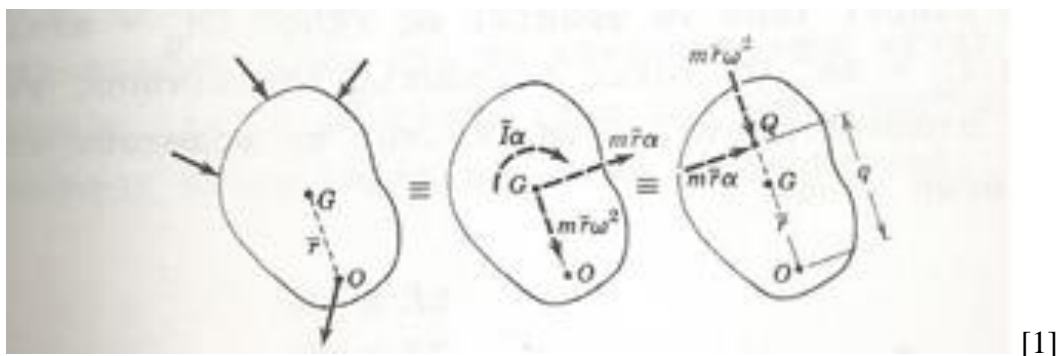
#### 6.4.1 Μεταφορά

Στην ευθύγραμμη μεταφορά ὅλα τα σημεία κινούνται με ευθείες γραμμές, ἐνῶ στην καμπυλόγραμμη μεταφορά ὅλα τα σημεία κινούνται σε ὅμοιες καμπύλες τροχιές. Και στις δύο περιπτώσεις, δεν μπορεί να ὑπάρχει γωνιακή κίνηση του μεταφερόμενου σώματος. Με μηδενική γωνιακή επιτάχυνση ἡ παραπάνω εξίσωση (1) γίνεται. [1]

$$\Sigma F_x = m\bar{a}_x, \Sigma F_y = m\bar{a}_y, \Sigma \bar{M} = 0$$

#### 6.4.2 Περιστροφή γύρω ἀπὸ σταθερό ἀξονα

Το σύστημα της συνισταμένης δύναμης για την γενική περίπτωση της ἐπίπεδης κίνησης, εφαρμόζεται εύκολα στην ἐπίπεδα περιστροφή ενός ἀπόλυτα στερεοῦ σώματος γύρω ἀπὸ ἓνα σταθερό ἀξονα, ὅπως φαίνεται στο πιο κάτω σχῆμα. [1]



Σχῆμα 37

Οι τρεις εξισώσεις της κίνησης για περιστροφή περί σταθερό ἀξονα αν γραφτούν στην πιο χρήσιμη μορφή τους:



$$\Sigma F_n = m\bar{r}\omega^2, \Sigma F_t = m\bar{r}a, \Sigma M_o = I_o a$$

### 6.4.3 Γενική επίπεδη κίνηση

Το μόνο απαραίτητο για να λύσουμε την άσκηση της επίπεδης κίνησης, είναι να βρούμε την ισοδυναμία μεταξύ του συστήματος των εξωτερικών δυνάμεων, όπως φαίνεται στο διάγραμμα ελευθέρου σώματος, και των συνισταμένων δυνάμεων. [1]

Υπάρχουν και δύο ειδικές περιπτώσεις της επίπεδης κίνησης. Η πρώτη περίπτωση είναι όταν το κέντρο των ροπών O, σαν σημείο του σώματος ή της επέκτασης του, δεν έχει επιτάχυνση. Τότε η εξίσωση των ροπών ως προς το O γίνεται:  $\Sigma M_o = I_o a$

Όπου είναι ίδια με την περίπτωση του σώματος που περιστρέφεται περί σταθερό άξονα, διερχόμενο από το O. Το σημείο O δεν είναι ανάγκη να είναι σταθερό, αλλά μπορεί να έχει σταθερή ταχύτητα. [1]

Η δεύτερη περίπτωση είναι όταν διαλέγουμε ένα κέντρο ροπών O, που έχει επιτάχυνση διευθυνόμενη προς το κέντρο μάζας G, τότε:  $\Sigma M_G = I_G a$

### 6.5 Έργο και Ενέργεια

Εδώ θα εξετάσουμε την σχέση για την έκφραση κινητικής ενέργειας οποιαδήποτε συστήματος μάζας, για να καλύψουμε τις εκφράσεις για την κινητική ενέργεια και για τις τρεις κατηγορίες της επίπεδης κίνησης του απόλυτα στερεού σώματος, που αποδεικνύονται ως εξής: [1]

α) Μεταφορά: Το απόλυτα στερεό σώμα του παρακάτω σχήματος έχει μάζα m και και όλα τα υλικά σημεία του έχουν κοινή ταχύτητα u. Η κινητική ενέργεια

οποιαδήποτε υλικού σημείου του σώματος μάζας  $m_i$  είναι:  $T_i = \frac{1}{2} m_i u^2$ , άρα για

$$\text{ολόκληρο το σώμα: } T = \Sigma \frac{1}{2} m_i u^2 = \frac{1}{2} u^2 \Sigma m_i$$

β) Περιστροφή περί σταθερό άξονα: Το απόλυτα στερεό σώμα του παρακάτω σχήματος περιστρέφεται με γωνιακή ταχύτητα  $\omega$ , γύρω από τον σταθερό άξονα στο O. Η κινητική ενέργεια ενός αντιπροσωπευτικού υλικού σημείου μάζας  $m_i$  είναι:

$$T_i = \frac{1}{2} m_i (r_i \omega)^2 = \frac{1}{2} \omega^2 \Sigma m_i r_i^2.$$

Όμως η ροπή αδράνειας του σώματος γύρω από O είναι:  $I_o = \Sigma m_i r_i^2$ ,

$$\text{οπότε: } T = \frac{1}{2} I_o \omega^2$$

Υπάρχει ομοιότητα στην μορφή των εκφράσεων της κινητικής ενέργειας, για την μεταφορά και την περιστροφή. [1]

γ) Γενική επίπεδη κίνηση

Το απόλυτα στερεό του πιο κάτω σχήματος  $S$  εκτελεί επίπεδη κίνηση όπου, την θεωρούμενη στιγμή, η ταχύτητα του κέντρου μάζας του G είναι  $\underline{u}$  και η γωνιακή ταχύτητα είναι  $\omega$ . Η ταχύτητα  $u_i$  ενός αντιπροσωπευτικού υλικού σημείου μάζας  $m_i$ , μπορεί να εκφραστεί συναρτήσει της ταχύτητας  $\underline{u}$  του κέντρου μάζας και της ταχύτητας  $\omega$  σχετικά με το κέντρο μάζας, όπως φαίνεται στο σχήμα.



[1]

Σχημα 38

Με την βοήθεια του νόμου των συνημιτόνων, η κινητική ενέργεια του σώματος γράφεται σαν το άθροισμα  $\sum T_i$  των κινητικών ενεργειών όλων των υλικών σημείων του. Οπότε :

$$T = \sum \frac{1}{2} m_i u_i^2 = \sum \frac{1}{2} m_i (\bar{u}^2 + \rho_i^2 \omega^2 + 2\bar{u} \rho_i \omega \cos \theta)$$

Ο τρίτος όρος της έκφρασης γίνεται:

$$\omega \bar{u} \sum (m_i \rho_i \cos \theta) = \omega \bar{u} \sum (m_i y_i) = 0$$

αφού  $\sum m_i y_i = m \bar{y} = 0$ . Άρα η κινητική ενέργεια του σώματος είναι:

$$T = \frac{1}{2} m \bar{u}^2 + \frac{1}{2} \bar{I} \omega^2 .$$

Όπου  $\bar{I}$  είναι η ροπή αδράνειας του σώματος ως προς το κέντρο μάζας του. Η έκφραση αυτή για την κινητική ενέργεια, δείχνει καθαρά τις χωριστές συνεισφορές στην συνολική κινητική ενέργεια, που είναι αποτέλεσμα μίας μεταφορικής ταχύτητας  $\omega$ , γύρω από το κέντρο μάζας. [1]

Η κινητική ενέργεια της επίπεδης κίνησης, μπορεί ακόμα να εκφραστεί συναρτήσει της περιστροφικής ταχύτητας γύρω από έναν στιγμιαίο πόλο C μηδενικής ταχύτητας . Αφού το C έχει προς στιγμή μηδενική ταχύτητα, η απόδειξη που οδηγεί στη προηγούμενη εξίσωση ισχύει και για το σημείο C, όπως ισχύει και για το σημείο O, οπότε εναλλακτικά η κινητική ενέργεια ενός απόλυτα στερεού σώματος σε επίπεδη κίνηση γράφεται:

$$T = \frac{1}{2} m \bar{u}^2 + \frac{1}{2} \bar{I} \omega^2$$

## 6.6 Ώθηση και ορμή

Οι αρχές ώθησης και ορμής εμφανίζουν ιδιαίτερη σπουδαιότητα, όταν οι εξασκούμενες δυνάμεις είναι εκφρασμένες σαν συναρτήσεις του χρόνου, και όταν υπήρχαν εσωτερικές δράσεις μεταξύ των υλικών σημείων, ειδικά κατά τη διάρκεια μικρών χρονικών διαστημάτων. Για την κίνηση των απόλυτα στερεών σωμάτων έχουμε παρόμοια πλεονεκτήματα και στην ανάπτυξη και εφαρμογή των αρχών της ώθησης και ορμής.

Η γραμμική ορμή του γενικού συστήματος μάζας, ορίστηκε σαν το διανυσματικό άθροισμα των γραμμικών ορμών όλων των υλικών σημείων του συστήματος και εκφράζεται από την σχέση  $\vec{G} = \sum \mathbf{m}_i \vec{v}_i$ , όπου η ταχύτητα του αντιπροσωπευτικού υλικού σημείου είναι  $\vec{v}_i = \dot{\vec{r}}_i$ . Για ένα σύστημα σταθερής συνολικής μάζας, η γραμμική ορμή μπορεί να γραφτεί:

$$\vec{G} = \frac{d}{dt} \sum \mathbf{m}_i \vec{r}_i \quad \text{Αντικαθιστώντας τη σχέση } \mathbf{m} \vec{r} = \sum \mathbf{m}_i \vec{r}_i \text{ έχουμε :}$$

$$\vec{G} = \frac{d}{dt} (m \vec{r}) \quad \text{ή } \vec{G} = m \vec{v}$$

Η ολοκληρωμένη μορφή της εξίσωσης για την σχέση δύναμης ορμής για το απόλυτα στερεό σώμα είναι:

$$\Sigma F = \dot{G} \quad \text{και} \quad \int_{t_1}^{t_2} \Sigma F dt = G_2 - G_1$$

Η συνισταμένη στροφορμή ως προς το κέντρο μάζας μπορεί να γραφτεί ως εξής:

$$\vec{H} = \vec{I} \omega$$

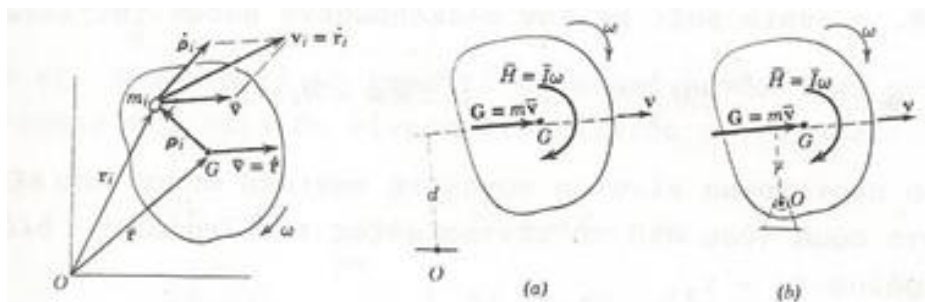
Αν γνωρίζουμε τις συνισταμένες της γραμμικής και τις γωνιακής ορμής, η στροφορμή  $H_o$  ως προς οποιοδήποτε σημείο  $O$  είναι:

$$H_o = \vec{I} \omega + m \vec{u} d$$

Η εξίσωση των ροπών και η ολοκληρωμένη μορφή της, μαζί με τις τρεις συνθήκες, από τις οποίες μία πρέπει να ισχύει 1 ώστε να ισχύουν οι εξισώσεις είναι:

$$\Sigma M_o = \dot{H}_o \quad \text{και} \quad \int_{t_1}^{t_2} \Sigma M_o dt = H_{o2} - H_{o1}$$

1.  $u_0 = 0$
2.  $\vec{u} = 0$
3.  $u_0$  και  $\vec{u}$  είναι παράλληλες



[1]

Σχήμα 39

Όταν ένα σώμα περιστρέφεται γύρω από ένα σταθερό σημείο  $O$  του σώματος ή της προέκτασης του, όπως φαίνεται στο πιο πάνω σχήμα οι σχέσεις  $\bar{u} = \bar{r}\omega$  και  $d = \bar{r}$ , μπορούν να αντικατασταθούν στην έκφραση για το  $H_o$  που δίνει  $H_o = (\bar{I}\omega + m\bar{r}^2\omega)$ .  
 Όμως  $\bar{I} + m\bar{r}^2 = I_o$ , οπότε :

$$H_o = I_o\omega$$

Άρα η περιστροφή γύρω από ένα σταθερό σημείο, η πρώτη από τις συνθήκες της πιο πάνω εξίσωσης ισχύει, και η εξίσωση των ροπών και η ολοκληρωμένη μορφή

της είναι:  $\sum M_o = I_o\dot{\omega}$  και  $\int_{t_1}^{t_2} \sum M_o dt = I_o(\omega_2 - \omega_1)$  [1]

## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 7

### ΚΙΝΗΜΑΤΙΚΗ ΣΤΟΝ ΧΩΡΟ ΑΠΟΛΥΤΑ ΣΤΕΡΕΩΝ ΣΩΜΑΤΩΝ

#### 7.1 Εισαγωγή

Για την επίλυση προβλημάτων δυναμικής χρειάζεται ανάλυση της κίνησης σε τρεις διαστάσεις. Η εισαγωγή της τρίτης διάστασης κάνει αρκετά πιο σύνθετες τις κινηματικές και κινητικές σχέσεις. Δεν προσθέτει μόνο η τρίτη αυτή διάσταση και μία τρίτη συνιστώσα στα διανύσματα που παριστάνουν δύναμη, γραμμική ταχύτητα, γραμμική επιτάχυνση και γραμμική ορμή, αλλά η εισαγωγή αυτής της τρίτης διάστασης προσθέτει την πιθανότητα ύπαρξης δύο παραπάνω συνιστωσών για τα διανύσματα που παριστάνουν γωνιακές ποσότητες, δηλαδή ροπές δυνάμεων, γωνιακή ταχύτητα, γωνιακή επιτάχυνση και στροφορμή. Σε ένα μεγάλο μέρος αυτή η πρόσθετη μαθηματική δυσκολία, αντιμετωπίζεται με συνεχή χρήση της διανυσματικής ανάλυσης και με την εισαγωγή όπου χρειάζεται με μητρώα και τανυστές. Η μελέτη της δυναμικής στο χώρο των απόλυτα στερεών σωμάτων, ακολουθεί την ίδια σειρά με την μελέτη της επίπεδης κίνησης, δηλαδή κινηματική και μετά κινητική. [1]

#### 7.2 Απόλυτη κίνηση

##### 7.2.1 Μεταφορά ενός απόλυτα στερεού σώματος

Δύο οποιαδήποτε σημεία του σώματος, όπως τα A και B, θα κινούνται κατά μήκος παράλληλων ευθειών αν η κίνηση είναι ευθύγραμμη μεταφορά, ή θα κινούνται κατά μήκος όμοιων καμπύλων αν η κίνηση είναι καμπυλόγραμμη μεταφορά. Και στις δύο περιπτώσεις, κάθε γραμμή του σώματος, όπως η AB, παραμένει παράλληλη με την αρχική της θέση. Τα διανύσματα θέσης, και οι πρώτες και δεύτερες παράγωγοι τους είναι:

$$\Gamma_A = \Gamma_B + \Gamma_{B/A} \quad v_A = v_B \quad a_A = a_B$$

όπου το  $\vec{r}_{A/B}$  παραμένει σταθερό, και άρα δεν έχει χρονική παράγωγο. Άρα όλα τα σημεία του σώματος έχουν την ίδια ταχύτητα και επιτάχυνση. [1]

##### 7.2.2 Περιστροφή ενός απόλυτα στερεού σώματος:

Η αρχή O του σταθερού συστήματος συντεταγμένων, εκλέγεται αυθαίρετα πάνω σε ένα κυκλικό τόξο που βρίσκεται σε ένα επίπεδο κάθετο στον άξονα, και έχει ταχύτητα:

$$v = \omega r$$

αν αντικαταστήσουμε το  $\vec{r}$  με  $\vec{a} + \vec{b}$  και προσέξουμε ότι  $\vec{\omega} * \vec{a} = \vec{0}$ . Η επιτάχυνση του A δίνεται από την χρονική παράγωγο της παραπάνω εξίσωσης:

$$\vec{a} = \dot{\omega} * \vec{r} + \vec{\omega} * (\vec{\omega} * \vec{r})$$

όπου το  $\vec{r}$  έχει αντικατασταθεί με το ίσο του  $\vec{v} = \vec{\omega} * \vec{r}$ . Η εφαπτομενική και η κάθετη συνιστώσα του  $\vec{a}$  για την κυκλική κίνηση, έχουν τα γνωστά μέτρα

$$\vec{a}_t = |\vec{\omega} * \vec{r}| = b\omega, \text{ όπου } \vec{a} = \dot{\omega} \text{ και}$$

$$\vec{a}_n = |\vec{\omega} * (\vec{\omega} * \vec{r})| = b\omega^2$$

### 7.2.3 Γωνίες Euler

Είναι οι τρεις γωνίες  $\theta, \psi, \phi$  που καθορίζουν πλήρως την θέση του ρότορ. Οι χρονική ρυθμοί μεταβολής αυτών των γωνιών  $\dot{\theta}, \dot{\psi}, \dot{\phi}$  καθορίζουν αντίστοιχα τις ταχύτητες κλόνησης, μετάπτωσης και περιστροφής του ρότορα.

Η απόλυτη γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\Omega}$  των άξόνων x-y-z είναι:

$$\Omega = i\Omega_x + j\Omega_y + k\Omega_z = i\dot{\theta} + j\dot{\psi} \sin \theta + k\dot{\phi} \cos \theta,$$

όπου το  $\dot{\psi}$  παράγει μία ταχύτητα της οποίας το διάνυσμα είναι κατά την διεύθυνση z με συνιστώσες ως προς x και y,  $\dot{\omega} \sin \theta$  και  $\dot{\omega} \cos \theta$  αντίστοιχα. Αν ο ρότορας δεν περιστρεφόταν γύρω από τον άξονα του, δηλαδή αν  $\dot{\phi}$  ήταν μηδέν, τότε θα είχε συνιστώσες ταχύτητας ίδιες με εκείνες του x-y-z. Η ταχύτητα περιστροφής γύρω από τον άξονα του, παράγει μία πρόσθετη συνιστώσα ως προς z της γωνιακής ταχύτητας. Άρα ο ρότορας έχει μία απόλυτη γωνιακή ταχύτητα  $\omega$  που γίνεται:

$$\omega = i\dot{\theta} + j\dot{\psi} \sin \theta + k(\dot{\phi} + \dot{\psi} \cos \theta)$$

### 7.3 Σχετική κίνηση

Οι κινηματικές εξισώσεις για την στον χώρο ενός υλικού σημείου σχετικά με μεταφορούμενους άξονες μπορούν να εφαρμοστούν άμεσα στην περίπτωση ενός απόλυτα στερεού σώματος, όπου η άρχη του μεταφερόμενου συστήματος x-y-z είναι οποιαδήποτε βολικό σημείο B του σώματος και όπου το σημείο A είναι κάποιο άλλο σημείο σταθερό στο σώμα. Οι εκφράσεις για την σχετική ταχύτητα και επιτάχυνση για την σχετική κίνηση δύο σημείων A και B είναι:

$$v_A = v_B + v_{A/B} \quad \text{και} \quad a_A = a_B + a_{A/B}$$

Κατά την εφαρμογή αυτών των σχέσεων στη κίνηση απόλυτα στερεών σωμάτων, σημειώνουμε ότι η απόσταση AB παραμένει σταθερή. Άρα από την θέση ενός παρατηρητή στο x-y-z, το A φαίνεται ότι περιστρέφεται γύρω από το σημείο B και ότι βρίσκεται πάνω σε μία σφαιρική επιφάνεια με κέντρο το B. Συνεπώς η γενική κίνηση μπορεί να θεωρηθεί σαν μία μεταφορά του σώματος με την κίνηση του B, συν μία περιστροφή του σώματος γύρω από το B. [1]

Οι όροι της σχετικής κίνησης παριστάνουν στην επίδραση της περιστροφής γύρω από το B, και είναι όμοιοι με τις εκφράσεις της ταχύτητας και της επιτάχυνσης για την περιστροφή ενό απόλυτα στερεού σώματος και μίας γραμμής γύρω από ένα σταθερό σημείο. Άρα οι εξισώσεις της σχετικής ταχύτητας και επιτάχυνσης, μπορούν να γραφτούν ως εξής:

$$v_A = v_B + \omega * r_{A/B} \quad \text{και} \quad a_A = a_B + \omega * r_{A/B} + \omega * (\omega * r_{A/B}).$$

Όπου  $\vec{\omega}$  είναι η στιγμιαία γωνιακή ταχύτητα του σώματος.

Η εκλογή του σημείου αναφοράς B είναι τελείως αυθαίρετη στην θεωρία. Στην παράξη σαν σημείο B εκλέγεται κάποιο σημείο του σώματος, του οποίου η κίνηση είναι γνωστή σαν σύνολο ή σε μέρος της. Αν εκλέξουμε το σημείο A σαν σημείο αναφοράς, οι εξισώσεις της σχετικής κίνησης γίνονται:

$$v_B = v_A + \omega * r_{B/A}$$

$$\alpha_B = \alpha_A + \dot{\omega} * r_{A/B} + \omega * (\omega * r_{A/B}), \text{ όπου το } \vec{r}_{B/A} = -\vec{r}_{A/B}.$$

Πρέπει να ξεκαθαρίσουμε ότι το  $\vec{\omega}$  και άρα το  $\vec{\dot{\omega}}$  είναι τα ίδια διανύσματα και για τις δύο μορφές, αφού η απόλυτη γωνιακή κίνηση του σώματος είναι ανεξάρτητη της εκλογής του σημείου αναφοράς.

Όταν εφαρμόζουμε τις προηγούμενες σχέσεις, στην κίνηση στον χώρο ενός ευθύγραμμου τμήματος, ισχύουν τα συμπεράσματα για την γωνιακή κίνηση μιάς γραμμής, γύρω από ένα στάθερο σημείο της, για τους όρους της σχετικής κίνησης, στις σχέσεις της σχετικής ταχύτητας και της γωνιακής επιτάχυνσης. Έτσι η γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}_n$  και η γωνιακή επιτάχυνση  $\vec{a}_l$  του ευθύγραμμου τμήματος, όπως ορίστηκαν στην παράγραφο, πρέπει να υπακούουν στις σχέσεις:

$$\omega_n \cdot v_{AB} = 0 \text{ και } a_l \cdot r_{AB} = 0$$

Όταν το ευθύγραμμο τμήμα είναι μέρος ενός απόλυτα στερεού σώματος, τότε ισχύουν τα ίδια συμπεράσματα.

Μιά πιο γενική μορφοποίηση της κίνησης ενός απόλυτα στερεού σώματος στον χώρο, απαιτεί την χρήση αξόνων αναφοράς που και περιστρέφονται και μεταφέρονται.[1]

#### 7.4 Αρχή των δυνατών έργων

Εφαρμογή δυνατών μετακινήσεων και παραμορφώσεων

Η εφαρμογή γίνεται σε ένα φορέα, ο οποίος ισορροπεί κάτω από εξωτερικά επιβαλλόμενες (πραγματικές) φορτίσεις, δυνατών (φανταστικών) μετακινήσεων οι οποίες είναι συμβατές με τις συνθήκες στήριξης και τις εσωτερικές συνδέσεις του φορέα. [7]

Ισοζύγιο του εξωτερικού και εσωτερικού δυνατού έργου

Το εξωτερικό δυνατό έργο, από την δυνατή μετακίνηση των πραγματικών φορτίσεων πρέπει να ισούται με την ελαστική δυνατή ενέργεια, την οποία πραγματοποιούν οι τάσεις, οι οποίες αντιστοιχούν στα προκαλούμενα από τα πραγματικά φορτία, εσωτερικά εντατικά μεγέθη, κατά τις δυνατές παραμορφώσεις. [7]

$$\delta W_E = \delta W_I$$

## Εναλλακτικές Διατυπώσεις της ΑΔΕ

Αρχή των δυνατών μετακινήσεων

Προκύπτει από εφαρμογή δυνατών μετακινήσεων και το ισοζύγιο του εξωτερικού και εσωτερικού δυνατού έργου. Επίσης η αρχή των δυνατών δυνάμεων προκύπτει από την εφαρμογή των δυνατών δυνάμεων και το ισοζύγιο του εξωτερικού και εσωτερικού συμπληρωματικού δυνατού έργου. [7]

Αρχή των δυνατών συμπληρωματικών έργων

Εφαρμόζουμε σε έναν φορέα, οποίος ισορροπεί κάτω από εξωτερικά επιβαλλόμενες φορτίσεις μια δυνατή εξωτερική φόρτιση και τα αντίστοιχα δυνατά εσωτερικά εντατικά μεγέθη. Το εξωτερικό δυνατό συμπληρωματικό έργο, από την μετακίνηση των δυνατών φορτίσεων κατά τις πραγματικές μετακινήσεις πρέπει να ισούται με την ελαστική δυνατή συμπληρωματική ενέργεια, την οποία πραγματοποιούν οι τάσεις οι οποίες αντιστοιχούν στα προκαλούμενα από τα δυνατά φορτία εσωτερικά εντατικά μεγέθη, κατά τις πραγματικές παραμορφώσεις. Μπορούμε να υπολογίσουμε μια άγνωστη μετακίνηση εφαρμόζοντας μια δυνατή φανταστική δύναμη ή ροπή που ζητείται ο υπολογισμός της. Επιβάλλοντας σε ένα φορέα ο οποίος ισορροπεί κατά από την εφαρμογή εξωτερικών φορτίων, η οποία δεν παραβιάζει τις συνθήκες στήριξης των εσωτερικών συνδέσεων. [7]

## 7.5 Μηχανισμοί και Επίλυση Μηχανισμών

Μηχανισμός ορισμός

Σύνολο απολύτως στερεών σωμάτων, τα οποία είναι συνδεδεμένα μεταξύ του με συγκεκριμένο τρόπο και κινούνται μεταξύ τους με συγκεκριμένο τρόπο. [8]

Κινηματική προσέγγιση

Θεωρώντας σταθερή στροφή για τις μετατοπίσεις των άκρων ενός μοχλού ισχύει.

$$\varphi = \frac{\chi^1}{l_1} = \frac{\chi^2}{l_2} = \text{const}$$

Με χρονική παραγωγή της κινηματικής σχέσης των μετατοπίσεων προκύπτει η γωνική ταχύτητα και για τα άκρα του μοχλού ισχύει

$$\omega = \frac{d}{dt}(\varphi) = \dot{\varphi} = \frac{u_1}{l_1} = \frac{u_2}{l_2}$$

Η κινηματική σχέση μεταξύ των ταχυτήτων είναι

$$u_2 = \left(\frac{l_2}{l_1}\right) u_1$$



ο λόγος (12/11) αυξάνει και μειώνει την κινηματική σχέση των ταχυτήτων και καλείται κέρδος (Gain).

Με χρονική παραγωγή της κινηματικής σχέσης των ταχυτήτων προκύπτει η επιτάχυνση .Απο την επιτάχυνση υπολογίζονται οι αδρανειακές δυνάμεις . [8]



Σημια 40

Ο παραπάνω μηχανισμός κάνει μια συνεχής περιστροφική κίνηση (κάτω αριστερά σώμα ) σε μια διακοπτόμενη περιστροφική κίνηση ( πάνω δεξιά σώμα ). [8]

#### Μεθοδος Denavit-Hartenbrg

Η μέθοδος των Denavit-Hartenbrg αναπτύχθηκε καταρχόν για την περιγραφή της κινηματικής σύνθετων μηχανισμών απο ενα ελάχιστο σύνολο παραμέτρων .Αργότερα ,προσαρμόσθηκε στην περιγραφή της κινηματικής ρομποτικών μηχανισμών.Η μέθοδος αυτη παράγει μια συστηματική παραγωγή των πινακων T που συνδέουν τη θέση και τον προσανατολισμό ενος συνδέσμου ως προς τον προηγούμενο ,υπενθυμίζεται οτι οι πίνακες T περιγράφουν θέση και προσανατολισμό .

#### Παράμετροι Denavit-Hartenbrg

Αναγνωρίζουμε τους άξονες αρθρώσεων.Για μια άρθρωση .

Στροφική ο άξονας της άρθρωσης είναι ο άξονας περιστροφής ενο για μια πρισματική ο άξονας της αρθρώσης είναι η κατεύθυνση της ολίσθησης .

## ΚΕΦΑΛΑΙΟ 8

### ΚΙΝΗΤΙΚΗ ΣΤΟ ΧΩΡΟ ΣΤΕΡΕΩΝ ΣΩΜΑΤΩΝ

#### 8.1 Στροφορμή

Η εξίσωση δυνάμεων για οποιοδήποτε σύστημα μαζας ,α.σ. ή όχι ,εξ.92 η εξ.96, είναι η γενικευση του δευτερου νομου του Newton για την κινηση ενος υ.σ. ,οποτε δεν χρειάζεται περισσότερη εξήγηση .Ομως η εξίσωση των ροπων δεν είναι τοσο απλη ,οσο η πρωτη των εξ.112 για την επιπεδη κινηση ,αφου η μεταβολη της στροφορμης εχει κι αλλες προσθετες συνιστωσες στην τρισδιαστατη κινηση ,που δεν υπαρχουν στην επιπεδη κινηση . [1]

Θεωρουμε τωρα ενα α.σ. σωμα που κινειται σε οποιαδηποτε γενικη κινηση στο χωρο ,σχ.71 α .Οι αξονες  $x-y-z$  είναι συνδεμενοι με το σωμα ,με αρχη στο κεντρο μαζας  $G$  .Η γωνιακη ταχυτητα  $\vec{\omega}$  του σωματος γινεται η γωνιακη ταχυτητα του πλαισιου  $x-y-z$  ,οπως παρατηρειται απο τους σταθερους αξονες αναφορας  $X-Y-Z$ .Η απολυτη στροφορμη  $\vec{H}$  του σωματος ως προς το κεντρο μαζας του  $G$  ,ειναι το αθροισμα ως προς το  $G$  των ροπων των γραμμικων ορμων και εκφραζεται σαν  $\vec{H} = \Sigma(\vec{\rho}_i \times m_i \vec{v}_i)$ , οπου  $\vec{v}_i$  είναι απολυτη ταχυτητα του  $m_i$ .Ομως για το α.σ. σωμα ισχυει  $\vec{v}_i = \vec{v} + \vec{\omega} \times \vec{\rho}_i$  οπου  $\vec{\omega} \times \vec{\rho}_i$  είναι η σχετικη ταχύτητα της  $m_i$  σχετικά με το  $G$  .Ετσι η  $\vec{H}$  μπορεί να γραφτεί ως εξής :

$$\vec{H} = -\vec{v} \times \Sigma m_i \vec{\rho}_i + \Sigma (\vec{\rho}_i \times m_i [\vec{\omega} \times \vec{\rho}_i])$$

Ο πρώτος όρος είναι μηδέν αφού  $\Sigma m_i \vec{\rho}_i = m \vec{\rho} = \vec{0}$ , και ο δεύτερος όρος με την αντικατάσταση του  $dm$  αντι για το  $m_i$  και του  $\vec{\rho}$  αντι για το  $\vec{\rho}_i$  δίνει :

$$\vec{H} = \int (\vec{\rho} \times [\vec{\omega} \times \vec{\rho}]) dm \quad (114)$$

Πρίν αναπτύξουμε το ολοκλήρωμα της εξ.1447, θεωρούμε επίσης την περίπτωση ενός α.σ. σώματος που περιστρέφεται γύρω απο ενα σταθερό σημείο  $O$ , σχ.71b.Οι άξονες  $x-y-z$  είναι συνδεμένοι με το σώμα και μαζί το σώμα και οι άξονες έχουν γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$  .Η στροφορμή γύρω απο το  $O$  είναι  $\vec{H} = \Sigma(\vec{r}_i \times m_i \vec{v}_i)$ , όπου για το α.σ. σώμα  $\vec{v}_i = \vec{\omega} \times \vec{r}_i$  .Αρα με την αντικατάσταση του  $dm$  αντί για το  $m$  και του  $\vec{r}_i$ , η στροφορμή είναι :

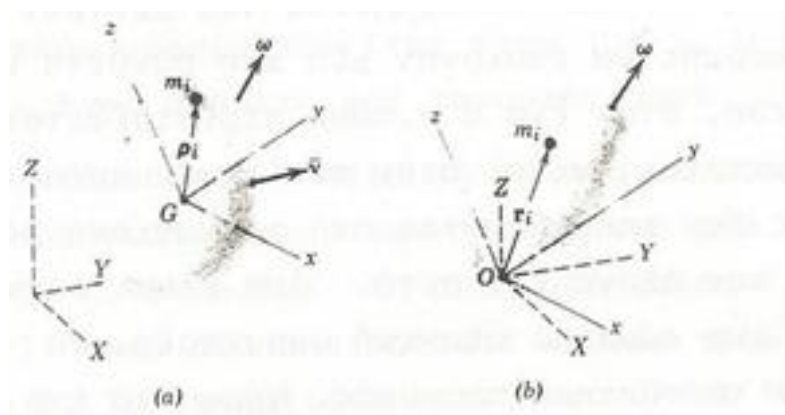
$$\vec{H}_O = \int (\vec{r} \times [\vec{\omega} \times \vec{\rho}]) dm \quad (145)$$

Παρατηρούμε τώρα ότι για τις δυο περιπτώσεις των σχ.71α και 71b, το διάνυσμα θέσης  $\vec{\rho}_i$  ή  $\vec{r}_i$  δίνεται από την ίδια έκφραση  $i\vec{x}+j\vec{y}+k\vec{z}$ . Άρα οι εξισώσεις 144 και 145 είναι όμοιες σε μορφή, και το σύμβολο  $\vec{H}$  θα χρησιμοποιηθεί εδώ και για τις δυο περιπτώσεις. Θα αναπτύξουμε τώρα το ολοκλήρωμα στις δυο εκφράσεις για τη στροφορμή, γνωρίζοντας ότι οι συνιστώσες της  $\vec{\omega}$  είναι αμετάβλητες, αναφορικά με ολοκληρώματα σε όλο το σώμα άρα, γίνονται σταθεροί πολλαπλασιαστές των ολοκληρωμάτων. Η ανάπτυξη του εξωτερικού γινομένου αν εφαρμοστεί στο τριπλό διανυσματικό γινόμενο δίνει :

$$d\vec{H} = i[(y^2 + z^2)\omega_x - xy\omega_y - xz\omega_z]dm \\ + j[-yx\omega_x + (z^2 + x^2)\omega_y - yz\omega_z]dm \\ + k[-zx\omega_x - zy\omega_y + (x^2 + y^2)\omega_z]dm$$

Εστω τώρα ότι

$$\begin{aligned} I_{xx} &= \int (y^2 + z^2) dm & I_{xy} &= -\int xy dm \\ I_{yy} &= \int (z^2 + x^2) dm & I_{yz} &= -\int yz dm \\ I_{zz} &= \int (x^2 + y^2) dm & I_{zx} &= \int xz dm \end{aligned} \quad (146)$$



[1]

Σχημα 41

Οι ποσότητες  $I_{xx}, I_{yy}, I_{zz}$  είναι γνωστές σαν ροπές αδρανείας του σώματος ως προς αντιστοίχους άξονες, και οι  $I_{xy}, I_{xz}, I_{yz}$  είναι γνωστές σαν γινόμενα αδρανείας ως προς τους άξονες των συντεταγμένων. Αυτές οι ποσότητες περιγράφουν τον τρόπο με τον οποίο η μάζα ενός α.σ. σώματος κατανέμεται αναφορικά με τους άξονες που εκλέγουμε. Οι διπλοί δείκτες για τις ροπές αδρανείας διατηρούν μια συμμετρία στη γραφή. Παρατηρούμε ότι  $I_{xy}=I_{yx}, I_{xz}=I_{zx}, I_{yz}=I_{zy}$ . Με την αντικατάσταση των εξ. 146, η έκφραση για τη  $\vec{H}$  γίνεται :

$$\begin{aligned} \mathbf{H} = & i(I_{rr}\omega_r - I_{ry}\omega_y - I_{xz}\omega_z) \\ & + j(-I_{yx}\omega_r + I_{yy}\omega_y - I_{yz}\omega_z) \quad (147) \\ & + k(-I_{zx}\omega_r - I_{zy}\omega_y + I_{zz}\omega_z) \end{aligned}$$

Και οι συνιστώσες της  $\vec{H}$  είναι :

$$\begin{aligned} H_r &= I_{rr}\omega_r - I_{ry}\omega_y - I_{xz}\omega_z \\ H_y &= -I_{yx}\omega_r + I_{yy}\omega_y - I_{yz}\omega_z \\ H_z &= -I_{zx}\omega_r - I_{zy}\omega_y + I_{zz}\omega_z \end{aligned}$$

Η εξ. 147 είναι η γενική έκφραση για τη στροφορμή ως προς το κέντρο μάζας G ή ως προς ένα σταθερό σημείο O, για ένα α.σ. σώμα που περιστρέφεται με στιγμιαία γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$ . [1]

Οι άξονες x-y-z είναι συνδεδεμένοι με το α.σ. σώμα. Αυτή η σύνδεση, κάνει τα ολοκληρώματα των ροπών αδρανείας και τα ολοκληρώματα των γινωμένων αδρανείας των εξ. 146, αμετάβλητα με το χρόνο. Αν οι άξονες x-y-z περιστρέφοντουσαν σχετικά με ένα μη κανονικό σώμα, τότε αυτά τα ολοκληρώματα αδρανείας θα ήταν συναρτήσεις του χρόνου, οπότε οι σχέσεις της στροφορμής θα έπαιρναν μια πιο σύνθετη μορφή. Υπάρχει μια εξαίρεση, όταν ένα α.σ. σώμα περιστρέφεται γύρω από ένα άξονα συμμετρίας, γιατί στην περίπτωση αυτή τα ολοκληρώματα αδρανείας δεν επηρεάζονται από τη γωνιακή θέση του σώματος ως προς τον άξονα από αυτό. Είναι συχνά βολικό να επιτρέπουμε σε ένα σώμα με αξονική συμμετρία, να περιστρέφεται σχετικά με το σύστημα αναφοράς, γύρω από ένα άξονα συντεταγμένων. Τότε με τις συνιστώσες της ορμής που οφείλονται στη γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\Omega}$  των αξόνων αναφοράς, θα πρέπει να λάβουμε υπόψη μια πρόσθετη συνιστώσα στροφορμής κατά μήκος του άξονα περιστροφής, που οφείλεται στη σχετική περιστροφή γύρω από τον άξονα. [1]

## 8.2 Αδρανειακές ιδιότητες .

Μετασχηματίζουμε το διάνυσμα  $\vec{\omega}$  στο διάνυσμα  $\vec{H}$  της εξίσωσης 147, και γράφεται με την μορφή μητρώου ως εξής :

$$\begin{array}{l} H_x \\ H_y \\ H_z \end{array} = \begin{array}{ccccc} I_{xx} & -I_{xy} & -I_{xz} & \omega_x \\ -I_{yx} & I_{yy} & -I_{yz} & \omega_y \\ -I_{zx} & -I_{zy} & I_{zz} & \omega_z \end{array}$$

Ή απλούστερα :

$$\{H_{xyz}\} = [I] \{\omega_{xyz}\} \quad (149)$$

Η διάταξη [I] ονομάζεται αδρανειακό μητρώο .Οι τιμές των στοιχείων στο μητρώο εξαρτώνται από την αρχή και τον προσανατολισμό των αξόνων που έχουμε εκλέξει .Αν αντικαταστήσουμε τους δείκτες x,y,z με τους 1,2,3, τότε ο μητρωικός ητανυστικός μετασχηματισμός μπορεί να γραφτεί ως εξής :

$$H_i = \sum_{j=1}^3 \pm I_{ij} \omega_j \quad i=1,2,3 \quad (150)$$

Όπου το πρόσημο συν για το  $I_{ij}$  χρησιμοποιείται όταν  $i=j$  και το πρόσημο πλην χρησιμοποιείται όταν  $i \neq j$  .Ο αδρανειακός τανυστής είναι ένας συμμετρικός τανυστής αφού  $I_{ij} = I_{ji}$  .Για να εξετάσουμε την επιρροή πάνω στις αδρανειακές ιδιότητες ,του προσανατολισμού των αξόνων για μια δοσμένη αρχή συντεταγμένων Ο, θεωρούμε τη ροπή αδρανείας  $I_M$  ενός α.σ. σώματος σχ.72 από οποιαδήποτε ευθεία γραμμή Μ που περνάει από το Ο .Τα συνημίτονα κατεύθυνσης της Μ είναι l,m,n και ένα μοναδιαίο διάνυσμα  $\vec{l}$  κατά μήκος της Μ μπορεί να γραφτεί ως  $\vec{l} = l\vec{i} + m\vec{j} + n\vec{k}$  .Η ροπή αδρανείας ως προς την Μ είναι

$$I_M = \int h^2 dm = \int (r \times \lambda) \cdot (r \times \lambda) dm$$

Όπου  $|r \times \lambda| = h$  .Το εξωτερικό γινόμενο είναι :

$$(r \times \lambda) = I (yn - zm) + j(zl - xn) + k(xm - yl)$$

Και το άθροισμα των τετραγώνων των ορών δίνει

$$(r \times \lambda) \cdot (r \times \lambda) = h^2 = (y^2 z^2)/l^2 + (x^2 + z^2)m^2 + (x^2 + y^2)n^2 - 2xyln - 2xzln - 2yzmn$$

Αρα με αντικατάσταση των εκφράσεων των εξισώσεων 146 έχουμε :

$$IM = I_{xx}l^2 + I_{yy}m^2 + I_{zz}n^2 - 2I_{xylm} - 2I_{xzln} - 2I_{yzmn} \quad (151)$$

Η έκφραση αυτή δίνει τη ροπή αδρανείας γύρω από οποιοδήποτε άξονα OM, συναρτήσει των ροπών και των γινομένων αδρανείας ως προς τις συντεταγμένες διευθύνσεις. Αν τοποθετήσουμε πάνω στην OM ένα σημείο Q σε απόσταση  $q = 1/\sqrt{IM}$  από το O, τότε η έκφραση για τη IM γράφεται

$$NI = I_{\chi\chi\chi}l^2 + I_{\gamma\gamma\gamma}l^2 + I_{zzz}l^2 - 2I_{\chi\gamma\chi}l^2 - 2I_{\chi z z}l^2 - 2I_{\gamma z z}l^2$$

Όπου  $\chi_1, \gamma_1, z_1$  είναι οι συνισταμένες του Q. Η έκφραση αυτή είναι η εξίσωση μιας τετραγωνικής (δευτεροβάθμιας) επιφάνειας γύρω από το O. Αν προχωρήσουμε περισσότερο, η επιφάνεια πρέπει να ορίζει ένα ελλειψοειδές, σχ. 73<sup>α</sup>, αφού για ένα πεπερασμένο α.σ. σώμα δεν μπορεί να υπάρχει προσανατολισμός της OM για το οποίο η IM να είναι μηδέν και η q άπειρη. Η επιφάνεια αυτή είναι γνωστή σαν ελλειψοειδές αδρανείας για το καθορισμένο σημείο O του δοσμένου α.σ. σώματος. Η γεωμετρία του ελλειψοειδούς καθορίζει πλήρως τις αδρανειακές ιδιότητες του σώματος γύρω από το O. Γενικά για κάθε διαφορετικό σημείο του σώματος, θα υπάρχει και ένα διαφορετικό ελλειψοειδές αδρανείας. [1]

Επίσης, επειδή το ελλειψοειδές έχει τρεις άξονες συμμετρίας, είναι πάντα δυνατό να προσανατολίσουμε τις συντεταγμένες διευθύνσεις έτσι ώστε να συμπίπτουν με τους άξονες αυτούς, όπως φαίνεται στο σχ. 73b. Οι ροπές ως προς αυτούς τους άξονες είναι γνωστές σαν κύριες ροπές αδρανείας  $I_1, I_2, I_3$ , και οι άξονες αυτοί ονομάζονται κύριοι άξονες αδρανείας. Για τον προσανατολισμό αξόνων, τα γινόμενα αδρανείας εξαφανίζονται, και η εξίσωση της τετραγωνικής επιφάνειας γίνεται :

$$I = I_1 x^2 + I_2 y^2 + I_3 z^2 \quad \eta \quad \frac{x^2}{q_1^2} + \frac{y^2}{q_2^2} + \frac{z^2}{q_3^2} = 1$$

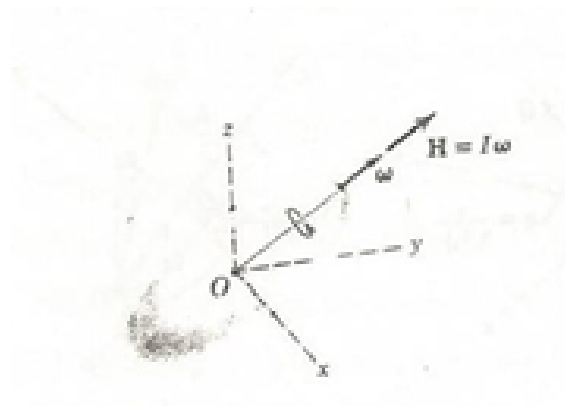
Οι ποσότητες  $q_1 = 1/\sqrt{I_1}, q_2 = 1/\sqrt{I_2}, q_3 = 1/\sqrt{I_3}$ , είναι οι τρεις σταθερές τιμές του q, που δίνουν τα μήκη του μικρού ημιάξονα, του μεσαίου ημιάξονα και του μεγάλου ημιάξονα του ελλειψοειδούς. Με τους όρους των γινομένων αδρανείας ίσους με το μηδέν, για τον προσανατολισμό αυτο των αξόνων, ο τανυστής αδρανείας παίρνει τη μορφή :

$$[I] = \begin{bmatrix} I_1 & 0 & 0 \\ 0 & I_2 & 0 \\ 0 & 0 & I_3 \end{bmatrix}$$

Οπότε λέμε οτι έγινε διαγώνιος.Απο τον ορισμό του q και απο το σχ.73b, παρατηρούμε οτι η ροπή αδρανείας είναι μέγιστη ,ως προς τον άξονα για τον οποίο το q είναι ελάχιστο και αντίστροφα . [1]

Γενικά οι διευθύνσεις του διανύσματος της γωνιακής ταχύτητας  $\vec{\omega}$  και της στροφορμής  $\vec{H}$  δεν είναι ίδιες .Για να το αποδείξουμε θεωρούμε ενα α.σ.σώμα που περιστρέφεται με γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}=\vec{i}\omega_x+\vec{j}\omega_y+\vec{k}\omega_z$  με άξονες συντεταγμένων εκλεγμένους σαν κύριους άξονες ,οποτε  $\vec{H}=\vec{i}I_1\omega_x+\vec{j}I_2\omega_y+\vec{k}I_3\omega_z$ .Αυτά τα διανύσματα μπορούν να έχουν την ιδια διεύθυνση μόνο αν  $I_1=I_2=I_3$  ,οπότε στην περίπτωση αυτη οι λόγοι των συνιστωσών είναι όμοιοι και τα διανύσματα είναι παράλληλα ,η αν π σώμα περιστρέφεται γύρω απο ενα κύριο άξονα ,οποτε οι δυο συνιστώσες που υπολείπονται για κάθε ενα απο τα διανύσματα ,είναι μηδέν .Για να προσδιορίσουμε τις κύριες ροπές αδρανείας απο τις ροπές και τα γινόμενα αδρανείας που αντιστοιχούν σε αυθαίρετο προσανατολισμό των αξόνων ,θεωρούμε ενα σώμα που περιστρέφεται με γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$  γύρω απο ενα κύριο άξονα αδρανείας ,ως προς τον οποιο η ροπή αδρανείας είναι I .Το ελλειψοειδές αδρανείας για την περίπτωση αυτη φαίνεται στο σχ.74 .Χρησιμοποιώντας αυτα που είπαμε προηγουμένως ,βλέπουμε οτι η στροφορμή είναι κατα μήκος αυτου του κύριου άξονα και είναι  $\vec{H}=I\vec{\omega}$ .Αν οι συνιστώσες της  $\vec{H}$  εξισωθούν με τις εκφράσεις στις εξ148 εφαρμοσμένες στην ειδική αυτη περίπτωση ,θα έχουμε μετά απο ανακατάταξη των όρων :

$$\begin{aligned} (I_{xx}-I)\omega_x-Ix_y\omega_y-Ix_z\omega_z &= 0 \\ -Iyx\omega_x+(I_{yy}-I)\omega_y-Iyz\omega_z &= 0 \\ -Izx\omega_x-Izy\omega_y+(I_{zz}-I)\omega_z &= 0 \end{aligned} \tag{152}$$



[1]

Σχημα 42

Αυτές οι εξισώσεις θα έχουν λύση ,με τη προϋπόθεση οτι η οριζουσα των συντελεστών θα είναι μηδέν ,δηλαδή :

$$\begin{array}{rcl}
 I_{xx} - I & -I_{xy} & -I_{rz} \\
 -I_{yz} & I_{yy} - I & -I_{yz} = 0 \\
 -I_{zr} & -I_{zy} & I_{zz} - I
 \end{array} \quad (153)$$

Η εξίσωση αυτή είναι μια κυβική (τρίτου βαθμού) ως προς εξίσωση, και οι τρεις ρίζες της είναι κύριες ροπές αδρανείας  $I_1, I_2, I_3$ . Αν μπορούμε να αποδείξουμε, είναι φανερό ότι και οι τρεις ρίζες είναι θετικές και πραγματικές. Τα συνημίτονα κατεύθυνσης  $l, m, n$  ενός κύριου άξονα αδρανείας μπορούν να ληφθούν αμέσως από την εξ. 152, αφού για τις εξισώσεις αυτές οι διευθύνσεις του  $\vec{\omega}$  και των κύριων αξόνων αδρανείας συμπίπτουν, σχ41. Αντικαθιστώντας  $\omega_x = \omega l, \omega_y = \omega m, \omega_z = \omega n$  έχουμε

$$\begin{array}{rcl}
 (I_{xx} - I)l - I_{xy}m - I_{xz}n = 0 \\
 -I_{yx} + (I_{yy} - I)m - I_{yz}n = 0 \\
 -I_{zx}l - I_{zy}m + (I_{zz} - I)n = 0
 \end{array} \quad (154)$$

Αυτές οι εξισώσεις μαζί με την  $l^2 + m^2 + n^2 = 1$ , κάνουν δυνατή την εύρεση των συνημιτόνων κατεύθυνσης για κάθε μια από τις τρεις  $I$  χωριστά. [1]

Ο μετασχηματισμός των αδρανειακών όρων από ένα σύστημα κεντροβαρικών αξόνων  $xyz$ , σε ένα παράλληλο σύστημα μη κεντροβαρικών αξόνων  $x'y'z'$  είναι πολύ εύκολος. Αν οι συνιστώσες της μετατόπισης της αρχής του  $x'y'z'$  σχετικά με την αρχή του  $xyz$  είναι  $dx, dy, dz$ , εύκολα αποδεικνύεται ότι :

$$\begin{array}{rcl}
 I_{x'x'} = I_{xx} + m(dy^2 + dz^2) & I_{x'y'} = I_{xy} + mdxdy \\
 I_{y'y'} = I_{yy} + m(dz^2 + dx^2) & I_{x'z'} = I_{xz} + mdxdz \\
 I_{z'z'} = I_{zz} + m(dx^2 + dy^2) & I_{y'z'} = I_{yz} + mdydz
 \end{array} \quad (155)$$

Αυτοί οι μετασχηματισμοί για τη μεταφορά των αξόνων, είναι τα θεωρήματα των παράλληλων αξόνων, που μπορούν να χρησιμοποιηθούν μόνο αν η αρχή  $xyz$  είναι το κέντρο μάζας. [1]

Εξισώσεις της κίνησης για την ορμή και την ενέργεια.

Οι γενικές εξισώσεις ροπών, για οποιοδήποτε σύστημα σταθερής μάζας, εξ. 97, εκφράζονται εδώ από την εξίσωση  $\Sigma \vec{M} = \vec{H}$ , όπου οι όροι λαμβάνονται ή ως προς ένα σταθερό σημείο  $O$  ή ως προς το κέντρο μάζας  $G$ . Όταν αναφέραμε για την αρχή των ροπών, πήραμε την παράγωγο του  $\vec{H}$  ως προς ένα απόλυτο σύστημα συντεταγμένων. Όταν το  $\vec{H}$  εκφράζεται συναρτήσει συνιστωσών που μετρήθηκαν σχετικά με ένα



κινούμενο σύστημα συντεταγμένων x-y-z, που έχει γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\Omega}$ , τότε η εξίσωση ροπών γίνεται βάσει της εξ. 142:

$$\Sigma \mathbf{M} = \left( \frac{d\mathbf{H}}{dt} \right)_{xyz} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{H} = (\dot{H}_x \mathbf{i} + \dot{H}_y \mathbf{j} + \dot{H}_z \mathbf{k}) + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{H}$$

Οι όροι μέσα στην παρένθεση παριστάνουν εκείνο το μέρος της  $\vec{H}$  που οφείλεται στη μεταβολή του μέτρου των συνιστωσών της  $\vec{H}$ , και το εξωτερικό γινόμενο παριστάνει το μέρος που οφείλεται στις μεταβολές της διεύθυνσης των συνιστωσών της  $\vec{H}$ . Αναπτύσσοντας το εξωτερικό γινόμενο και κάνοντας πράξεις έχουμε

$$\begin{aligned} \Sigma M &= i(\dot{H}_x - H_y \Omega_z + H_z \Omega_y) \\ &+ j(\dot{H}_y - H_z \Omega_x + H_x \Omega_z) \\ &+ k(\dot{H}_z - H_x \Omega_y + H_y \Omega_x) \end{aligned} \quad (156)$$

Η εξ. 156 είναι η πιο γενική μορφή της εξίσωσης ροπών ως προς ένα σταθερό σημείο O ή ως προς το κέντρο μάζας G. Τα  $\Omega$  είναι οι συνιστώσες της γωνιακής ταχύτητας της περιστροφής των αξόνων αναφοράς, και οι συνιστώσες της ή στην περίπτωση του α.σ. σώματος, είναι όπως ορίστηκαν στην εξ. 148, όπου τα  $\omega$  είναι οι συνιστώσες της γωνιακής ταχύτητας του σώματος. Η εξ. 156 εφαρμόζεται σε ένα α.σ. σώμα, όπου οι άξονες των συντεταγμένων είναι συνδεδεμένοι με το σώμα. Κάτω από αυτές τις συνθήκες και όταν εκφραστούν σε συντεταγμένες ως προς x-y-z, οι ροπές και τα γινόμενα αδρανείας είναι αμετάβλητα με το χρόνο, και  $\vec{\Omega} = \vec{\omega}$

Αρα για άξονες συνδεδεμένους με το σώμα, οι τρεις μονόμετρες συνιστώσες της εξ. 156 γίνονται:

$$\begin{aligned} \Sigma M_y &= \dot{H}_x - H_y \omega_z + H_z \omega_y \\ \Sigma M_x &= \dot{H}_y - H_z \omega_x + H_x \omega_z \\ \Sigma M_z &= \dot{H}_z - H_x \omega_y + H_y \omega_x \end{aligned} \quad (157)$$

Οι εξισώσεις 157 είναι γενικές εξισώσεις ροπών κίνησης α.σ. σώματος με άξονες αναφοράς με το σώμα, και ισχύουν αναφορικά με άξονες που περνάνε από ένα σταθερό σημείο O ή από το κέντρο μάζας G. Αν διαλέξουμε το κέντρο μάζας, μπορούμε να χρησιμοποιήσουμε ή τη σχετική ή την απόλυτη στροφορμή. [1]

Παρατηρούμε ότι η εξ. 156 και αρα η 157 ισχύουν επίσης για ειδικά σημεία, εκτός από το σταθερό σημείο ή το κέντρο μάζας. Για αυτές τις ειδικές περιπτώσεις η σωστή ανάπτυξη του λαθεμένου  $\vec{H}$ , μπορεί να δημιουργήσει μεγάλες δυσκολίες, ειδικά όταν η ειδική συνθήκη εκπληρώνεται μόνο σε μια χρονική στιγμή. Συνεπώς η σχέση  $\Sigma \vec{M} = \dot{\vec{H}}$  θα εφαρμόζεται μόνο ως προς το κέντρο μάζας ή ως προς ένα σταθερό σημείο. [1]

Οποιοδήποτε σημείο σταθερό σε ένα α.σ.σώμα, υπάρχουν τρεις κύριοι άξονες αδράνειας ως προς τους οποίους μηδενίζονται τα γινόμενα αδρανείας. Αν οι άξονες αναφοράς συμπίπτουν με τους κύριους άξονες αδρανείας, με αρχή το κέντρο μάζας G ή σε ένα σημείο O σταθερό στο σώμα και σταθερό στο χώρο, τότε τα  $I_{xy}, I_{yz}, I_{xz}$  θα είναι μηδέν και οι εξ.157 γίνονται

$$\begin{aligned} \Sigma M_x &= I_{xx}\dot{\omega}_x - (I_{yy} - I_{zz})\omega_y\omega_z \\ \Sigma M_y &= I_{yy}\dot{\omega}_y - (I_{zz} - I_{xx})\omega_z\omega_x \\ \Sigma M_z &= I_{zz}\dot{\omega}_z - (I_{xx} - I_{yy})\omega_x\omega_y \end{aligned} \quad (158)$$

Αυτές οι σχέσεις είναι γνωστές σαν εξισώσεις του Euler και είναι μεταξύ των πιο χρήσιμων εξισώσεων κίνησης της δυναμικής. [1]

Οι εξισώσεις του Euler χρησιμοποιούνται συχνά για να περιγράψουν την κίνηση ενός α.σ.σώματος, που περιστρέφεται γύρω από ένα άξονα συμμετρίας. Πραγματικά είναι βολικό να επιτρέπουμε στο σώμα να περιστρέφεται γύρω από τον άξονα συμμετρίας του, σχετικά με το σύστημα αναφοράς. Το σχ.75 δείχνει ένα τέτοιο σώμα, που έχει περιστροφική συμμετρία γύρω από τον άξονα z. Το υποθετικό επίπεδο περιστρέφεται μαζί με το σώμα, έτσι ώστε η γωνιακή ταχύτητα ή σπίν του σώματος σχετικά με το x-y-z μετριέται με το  $\dot{\phi}$ . Προφανώς οι τιμές των ολοκληρωμάτων των ροπών αδρανείας ως προς οποιοδήποτε άξονα συντεταγμένων, δεν είναι συναρτήσεις του  $\phi$  ή του χρόνου t. Αν ονομάσουμε  $\vec{\Omega}$  τη γωνιακή ταχύτητα των αξόνων συντεταγμένων, τότε οι συνιστώσες της ορμής από την εξ.148 είναι:

$$\begin{aligned} H_x &= I_{xx}\omega_x = I_{xx}\Omega_x \\ H_y &= I_{yy}\omega_y = I_{yy}\Omega_y \\ H_z &= I_{zz}\omega_z = I_{zz}(\Omega_z + \dot{\phi}) \end{aligned}$$

Όπου  $\omega_z$  είναι η συνολική γωνιακή ταχύτητα του σώματος, γύρω από τον άξονα z. Με τις αντικαταστάσεις αυτές οι συνιστώσες της εξ.156 γίνονται:

$$\begin{aligned} \Sigma M_x &= I_{xx}\dot{\Omega}_x - (I_{yy} - I_{zz})\Omega_y\Omega_z + I_{zz}\dot{\phi}\Omega_y \\ \Sigma M_y &= I_{yy}\dot{\Omega}_y - (I_{zz} - I_{xx})\Omega_z\Omega_x - I_{zz}\dot{\phi}\Omega_x \\ \Sigma M_z &= I_{zz}\dot{\Omega}_z + I_{zz}\dot{\phi} \end{aligned} \quad (159)$$

Όπως και οι εξ.156, 157 και 158, αυτές οι εξισώσεις του Euler εφαρμόζονται για ένα σύστημα με αρχή σε ένα σταθερό σημείο O ή στο κέντρο μάζας G. Αν διαλέξουμε σαν άξονα περιστροφής, ένα άξονα συντεταγμένων εκτός από τον z, πρέπει να ξαναγράψουμε τις εξισώσεις. [1]

Η κινητική ενέργεια T ενός γενικού συστήματος μάζας δίνεται από την εξ.94, που δείχνει ξεκάθαρα τις χωριστές συνεισφορές στην T που οφείλονται στην

μεταφορική κίνηση του συστήματος ,και στην κίνηση του συστήματος σχετικά με το κέντρο μάζας .Ο όρος της μεταφορικής κίνησης είναι :

$$\frac{1}{2}\mathbf{m}\dot{\mathbf{r}}^2 = \frac{1}{2}\mathbf{m}\dot{\mathbf{r}} \cdot \dot{\mathbf{r}} = \frac{1}{2}\mathbf{v}\mathbf{G}$$

Οπου  $\dot{\mathbf{r}}$  είναι η ταχύτητα του κέντρου μάζας  $\vec{G}$  η γραμμική ορμή του σώματος .Ο σχετικός όρος της εξ.93 είναι  $\sum \frac{1}{2}m_i|\dot{\rho}_i|^2$  ,οπου  $\rho_i$  είναι το διάνυσμα θέσης του αντιπροσωπευτικού υ.σ. μάζας  $m_i$  σχετικά με το κέντρο μάζας ,σχ41 .Για ενα α.σ.σώμα ,με γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$ ,η ταχύτητα του  $m_i$  σχετικά με το κέντρο μάζας είναι  $\dot{\rho}_i = \vec{\omega} \times \rho_i$  ,και ο όρος της κινητικής ενέργειας για την κίνηση σχετικά με το κέντρο μάζας γίνεται :

$$\sum \frac{1}{2}m_i \rho_i \dot{\rho} = \sum \frac{1}{2}m_i(\omega \times \rho_i) (\omega \times \rho_i)$$

Η έκφραση αυτη μπορεί να συντομευτεί αν θυμηθούμε οτι τα σημεία του εσωτερικού και του εξωτερικού γινομένου μπορούν να εναλλαγούν για το τριπλό μονόμετρο γινόμενο ,δηλαδή  $\vec{P} \times \vec{Q} = \vec{R}$   $\vec{R} = \vec{P} \times \vec{Q}$

Αυτός ο μετασχηματισμός δίνει

$$\sum \frac{1}{2}m_i(\omega \times \rho_i) (\omega \times \rho_i) = \frac{1}{2}\omega \sum (m_i \rho_i \times [\omega \times \rho_i]) = \frac{1}{2}\omega \bar{H}$$

Οπου  $\bar{H}$  είναι το ολοκλήρωμα που εκφράζεται απο την εξ.144 που παριστάνει και τη σχετική και την απόλυτη στροφορμή ως προς το κέντρο μάζας .Αρα η γενική έκφραση για την κινητική ενέργεια ενος α.σ.σώματος ,που κινείται με ταχύτητα κέντρου μάζας  $\vec{v}$  και γωνιακή ταχύτητα  $\vec{\omega}$  είναι

$$\mathbf{T} = \frac{1}{2}\mathbf{v}\mathbf{G} + \frac{1}{2}\omega \bar{H} \quad (160)$$

Αντικαθιστώντας στην εξίσωση αυτη την εκφραση για το  $\bar{H}$  απο την εξ.147 και κανοντας πραξεις εχουμε

$$\begin{aligned} \mathbf{T} = & \frac{1}{2}\mathbf{m}\bar{u}^2 + \frac{1}{2}(\bar{I}_{xx}\omega x^2 + \bar{I}_{yy}\omega y^2 + \bar{I}_{zz}\omega z^2) \\ & -(\bar{I}_{xy}\omega x\omega y + \bar{I}_{xz}\omega x\omega z + \bar{I}_{yz}\omega y\omega z) \end{aligned} \quad (161)$$

Αν οι άξονες συμπίπτουν με τους κύριους άξονες αδρανείας η κινητική ενέργεια είναι

$$T = \frac{1}{2} m \overline{r^2} + \frac{1}{2} (\bar{I}_{xx} \omega_x^2 + \bar{I}_{yy} \omega_y^2 + \bar{I}_{zz} \omega_z^2) \quad (162)$$

Όταν ένα σώμα στρέφεται γύρω από ένα σταθερό σημείο ο ή υπάρχει ένα σημείο ο του σώματος, που στιγμιαία έχει μηδενική ταχύτητα, η κινητική ενέργεια είναι  $T = \Sigma 1/2 m_i \dot{\vec{r}}_i^2$ . Αυτή η έκφραση γράφεται και ως εξής :

$$T = \frac{1}{2} \omega \vec{H}_O \quad (163)$$

Όπου  $\vec{H}_O$  είναι η στροφορμή ως προς το O, όπως μπορούμε να δούμε αν αντικαταστήσουμε το  $\vec{r}_i$  στην προηγούμενη απόδειξη με  $\vec{r}_i$ , που είναι το διάνυσμα θέσης από το O. [1]

## ΒΙΒΛΙΟΓΡΑΦΙΑ-ΑΝΑΦΟΡΕΣ

- [1] J.L.Meriam ,Εκδόσεις ΠΛΑΙΣΙΟ , «ΔΥΝΑΜΙΚΗ»
- [2] ΑΙΜ.ΚΑΝΕΛΛΟΠΟΥΛΟΣ, Αριστοτέλειο Πανεπιστήμιο Θεσσαλονίκης,«ΤΕΧΝΙΚΗ ΜΗΧΑΝΙΚΗ-ΑΡΧΕΣ ΣΤΑΤΙΚΗΣ»,Θεσσαλονίκη-1974
- [3] ΓΙΑΝΝΗΣ Β. ΓΚΑΡΟΥΤΣΟΣ, Εκδόσεις SPIN , «ΦΥΣΙΚΗ Ι-ΜΗΧΑΝΙΚΗ»,Αθήνα
- [4] AUGUST C.HELMHOZ,Prof.of Physics,University of California, Berkeley, «ΜΗΧΑΝΙΚΗ-ΜΑΘΗΜΑΤΑ ΦΥΣΙΚΗΣ – BERKELEYE»- Μεταφρασμένο για το Ε.Μ.Π.- Τόμος Ι , Εκδόσεις Τ.Ε.Ε.,ΑΘΗΝΑ -1977
- [5]Δ.Ε ΠΑΝΑΓΙΩΤΟΥΝΑΚΟΣ,Γ.Α.ΠΑΠΑΔΟΠΟΥΛΟΣ και Κ.Π ΣΠΥΡΟΠΟΥΛΟΣ, ΜΗΧΑΝΙΚΗ ΙΙ (Κινηματική και Δυναμική του Υλικού Σημείου και του Απολύτως Στερεού Σώματος), Εκδοση ΕΜΠ Αθήνα 1985
- [6]Δ.Ε ΠΑΝΑΓΙΩΤΟΥΝΑΚΟΣ,Γ.Α.ΠΑΠΑΔΟΠΟΥΛΟΣ, ΕΙΣΑΓΩΓΗ ΣΤΗ ΜΗΧΑΝΙΚΗ - ΣΤΑΤΙΚΗ, Εκδοση Γρ Φούντας Αθηνά 1992
- [7] ΠΠΜ220,<<ΣΤΑΤΙΚΗ ΑΝΑΛΥΣΗ ΤΩΝ ΚΑΤΑΣΚΕΥΩΝ>>,Διαλέξης 24-27,Πέτρος Κωμοδρομος , <http://www.ucy.ac.cy/~petrosk>.
- [8]Δρ.Ιωαννης .Α.Αντώνιαδης ,<<Μηχανισμοι και Εισαγωγή στο Σχεδιασμο Μηχανωνων >> ΕΜΠ,Σχολή Μηχανολόγων Μηχανικών,2011-2012