

Εξισώσεις LAGRANGE

ΓΕΝΙΚΕΥΜΕΝΗ ΕΞΙΣΩΣΗ ΤΗΣ ΜΗΧΑΝΙΚΗΣ

$T =$ Κινητική Ενέργεια

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_j} = Q_j$$

$\dot{q}_i =$ Γενικευμένες
ταχύτητες

$Q_j =$ Γενικευμένες Δυνάμεις

$q_j =$ Γενικευμένες συντεταγμένες

όπου :

$$Q_j = - \frac{\partial V}{\partial q_j}$$

και $j=1,2,\dots,k$

Εξισώσεις LAGRANGE

Στην περίπτωση κατά την οποία οι εξωτερικές δυνάμεις απορρέουν από δυναμική συνάρτηση, δηλαδή:

$$Q_j = -\frac{\partial V}{\partial q_j}$$

όπου: $V = V(r_1, r_2, \dots, r_N)$

και $r_i = r_i(q_1, q_2, \dots, q_k)$

οι εξισώσεις

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_j} = Q_j$$

γίνονται:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_j} = -\frac{\partial V}{\partial q_j} \longrightarrow$$

Εξισώσεις LAGRANGE

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_j} = - \frac{\partial V}{\partial q_j} \longrightarrow$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial (T-V)}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial (T-V)}{\partial q_j} = - \frac{\partial (V-V)}{\partial q_j} \longrightarrow$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial (T-V)}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial (T-V)}{\partial q_j} = 0$$

Εφόσον η V δεν εξαρτάται από τις γενικευμένες ταχύτητες \dot{q}_j

$$V = V(r_1, r_2, \dots, r_N)$$

Επομένως εισάγοντας μια καινούργια συνάρτηση L που ορίζεται ως L :

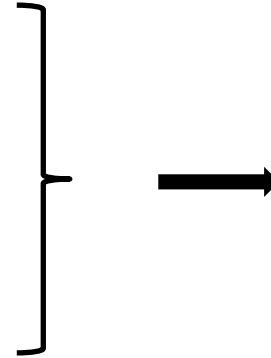
$$L = T - V$$

θα έχουμε :

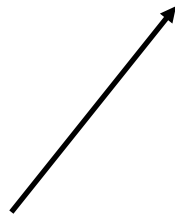
Εξισώσεις LAGRANGE

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial(T-V)}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial(T-V)}{\partial q_j} = 0$$

$$L = T - V$$



$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_j} = 0$$



Η εξίσωση αυτή ονομάζεται **εξίσωση Lagrange**

ΑΣΚΗΣΕΙΣ (Εξισώσεις LAGRANGE)

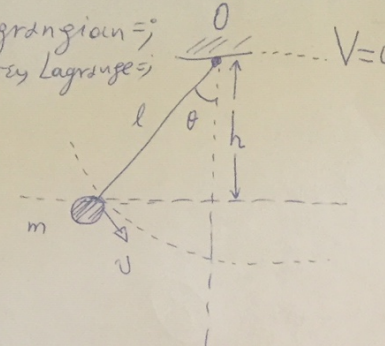
ΑΣΚΗΣΗ 1

1. Θεωρήστε το απλό εκκρεμές του σχήματος που αποτελείται από μία μάζα m αναρτημένη από ένα μη-εκτατό αβαρές νήμα μήκους l .

(i) Υπολογίστε την συνάρτηση Lagrange του συστήματος

(ii) Γράψτε τις εξισώσεις Lagrange

i) Lagrangian =
ii) Εξισώσεις Lagrange



$\varphi_1 = \theta$

$L = T - V$ (*)

$L = L(\theta, \dot{\theta}, t)$

i)

$T = \frac{1}{2} m v^2$ (1)

$v = \omega l$

$\omega = \frac{d\theta}{dt} = \dot{\theta}$ (2) $\Rightarrow v = \dot{\theta} l$

$T = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2$ (3)

$V = -mgh \Rightarrow V = -mg l \cos \theta$ (4)

Η σχέση (*) $\xrightarrow{(3), (4)}$ $L = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2 - (-mg l \cos \theta)$

$\Rightarrow L = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2 + mg l \cos \theta$ (5)

ΑΣΚΗΣΗ 1 (συνέχεια)

1. Θεωρήστε το απλό εκκρεμές του σχήματος που αποτελείται από μία μάζα m αναρτημένη από ένα μη-εκτατό αβαρές νήμα μήκους l .

(i) Υπολογίστε την συνάρτηση Lagrange του συστήματος

(ii) Γράψτε τις εξισώσεις Lagrange

$$L = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2 + m g l \cos \theta \quad (5)$$

Η εξίσωση Lagrange (είναι μόνο μία γιατί έχω μόνο μία γενικευμένη συντεταγμένη) θα είναι:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \quad (6)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = \frac{1}{2} m l^2 \cdot 2 \dot{\theta} = m l^2 \dot{\theta} \quad (7)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = \frac{d}{dt} (m l^2 \dot{\theta}) = m l^2 \frac{d \dot{\theta}}{dt} = m l^2 \ddot{\theta} \quad (8)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = -m g l \sin \theta \quad (9)$$

Οπότε η (6) γίνεται εξαιτίας των (7), (8), (9):

$$m l^2 \ddot{\theta} - (-m g l \sin \theta) = 0$$

$$m l^2 \ddot{\theta} + m g l \sin \theta = 0$$

$$\ddot{\theta} + \frac{m g l \sin \theta}{m l^2} = 0 \Rightarrow$$

Κ. ΠΑΠΑΓΕΩΡΓΙΟΥ
ΚΑΘΗΓΗΤΗΣ
ΠΑΝΕΠΙΣΤΗΜΙΟ ΑΙΓΑΛΟΥ

ΑΣΚΗΣΗ 2

2. Θεωρήστε το φυσικό εκκρεμές του σχήματος που αποτελείται από μία ομογενή ράβδο μάζας m και μήκους l η οποία μπορεί να περιστρέφεται στο κατακόρυφο επίπεδο γύρω από το ένα άκρο της O .

(i) Υπολογίστε την συνάρτηση Lagrange του συστήματος

(ii) Γράψτε τις εξισώσεις Lagrange

ΛΥΣΗ

Θεωρώντας την γωνία θ σαν την γενικευμένη συντεταγμένη του συστήματος έχουμε: $q = \theta$

$L = T - V$ (1)

$L = L(\theta, \dot{\theta}, t)$

$T = \frac{1}{2} I_{(O)} \omega^2$ (2)

$I_{(O)} = I_{cm} + m\left(\frac{l}{2}\right)^2 = \frac{1}{12} ml^2 + m\frac{l^2}{4} = \dots = \frac{1}{3} ml^2$ (3)

$\omega = \frac{d\theta}{dt} \Rightarrow \omega = \dot{\theta}$ (4)

Επομένως:

Κ. ΠΑΠΑΓΕΩΡΓΙΟΥ
ΚΑΘΗΓΗΤΗΣ
ΠΑΝΕΠΙΣΤΗΜΙΟ ΑΙΓΑΙΟΥ

η (2) $\xrightarrow{(3)}$ $T = \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{3} ml^2 \dot{\theta}^2 \Rightarrow$ (5)

$T = \frac{1}{6} ml^2 \dot{\theta}^2$ (5)

ΑΣΚΗΣΗ 2 (συνέχεια)

2. Θεωρήστε το φυσικό εκκρεμές του σχήματος που αποτελείται από μία ράβδο μάζας m και μήκους l η οποία μπορεί να περιστρέφεται στο κατακόρυφο επίπεδο γύρω από το ένα άκρο της O .

(i) Υπολογίστε την συνάρτηση Lagrange του συστήματος

(ii) Γράψτε τις εξισώσεις Lagrange

Η δυναμική ενέργεια του συστήματος θα είναι:
 $V = -mgh \Rightarrow$

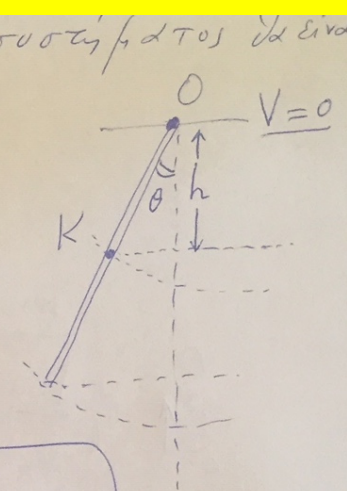
$$V = -mg \cdot \frac{l}{2} \cos \theta \quad (6)$$

Επομένως η (1) $\xrightarrow{(5)}$ (6)

$$L = \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2 + mg \frac{l}{2} \cos \theta \quad (7)$$

ii) Η εξίσωση Lagrange θα είναι:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \quad (8)$$



ΑΣΚΗΣΗ 2 (συνέχεια)

2. Θεωρήστε το φυσικό εκκρεμές του σχήματος που αποτελείται από μία ράβδο μάζας m και μήκους l η οποία μπορεί να περιστρέφεται στο κατακόρυφο επίπεδο γύρω από το ένα άκρο της O .

(i) Υπολογίστε την συνάρτηση Lagrange του συστήματος

(ii) Γράψτε τις εξισώσεις Lagrange

$$L = \frac{1}{6} m l^2 \dot{\theta}^2 + m g \frac{l}{2} \cos \theta$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = \frac{1}{3} m l^2 \dot{\theta} = \frac{1}{3} m l^2 \dot{\theta}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{3} m l^2 \dot{\theta} \right) = \frac{1}{3} m l^2 \frac{d}{dt} \dot{\theta} \Rightarrow$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = \frac{1}{3} m l^2 \ddot{\theta} \quad (9)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = -m g \frac{l}{2} \sin \theta \quad (10)$$

Επομένως η (8) $\xrightarrow{(9)}$ (10)

$$\frac{1}{3} m l^2 \ddot{\theta} + m g \frac{l}{2} \sin \theta = 0 \Rightarrow$$

$$\ddot{\theta} + \frac{m g \frac{l}{2}}{\frac{1}{3} m l^2} \sin \theta = 0 \Rightarrow$$

$$\ddot{\theta} + \frac{3g}{2l} \sin \theta = 0$$

Κ. ΠΑΠΑΓΕΩΡΓΙΟΥ
ΚΑΘΗΓΗΤΗΣ
ΓΙΑ ΝΕΠΙΣΤΗΜΩΣ ΑΓΓΛΟΥ

ΑΣΚΗΣΕΙΣ (Εξισώσεις LAGRANGE)

ΑΣΚΗΣΗ 8

ΑΡΜΟΝΙΚΟΣ ΤΑΛΑΝΤΩΤΗΣ

ΑΣΚΗΣΗ 3 (θ.Ι) Αφρονιώς ταλαντωτής (1-D)

Θεωρώντας σαν γενικευμένη συντεταγμένη την απόκλιση της μάζας m από τήν θ.Ι, έχω:

$\varphi = x$, $L = T - V$ (1), $L = L(x, \dot{x}, t)$

$T = \frac{1}{2} m v^2$
 $v = \dot{x}$ } $\Rightarrow T = \frac{1}{2} m \dot{x}^2$ (2)

$V = \frac{1}{2} k x^2$ (3)

Κ. ΠΑΠΑΓΕΩΡΓΙΟΥ
ΚΑΘΗΓΗΤΗΣ
ΤΑΝΕΤΙΣΤΗΜΙΟ ΑΓΓΙΟΥ

→ ΔΥΝΑΜΙΚΗ ΕΝΕΡΓΕΙΑ ΤΟΥ ΕΛΑΤΗΡΙΟΥ
(Η ΔΥΝΑΜΙΚΗ ΕΝΕΡΓΕΙΑ ΤΗΣ ΜΑΖΑΣ (m)
ΕΙΝΑΙ ΜΗΔΕΝ (0), ΑΦΟΥ ΒΡΙΣΚΕΤΑΙ ΠΑΝΩ
ΣΤΟ ΕΠΙΠΕΔΟ ΜΗΔΕΝΙΚΗΣ ΔΥΝΑΜΙΚΗΣ
ΕΝΕΡΓΕΙΑΣ).

ΑΣΚΗΣΗ 8

ΑΡΜΟΝΙΚΟΣ ΤΑΛΑΝΤΩΤΗΣ

$$L = T - V$$
$$L = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 - \frac{1}{2} kx^2 \quad (4) \quad \text{Συνάρτηση Lagrange}$$

ii) Η εξίσωση Lagrange ∂x είναι:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) - \frac{\partial L}{\partial x} = 0 \quad (5)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = \frac{1}{2} m \cdot 2 \dot{x} = m \dot{x} \quad (6)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) = \frac{d}{dt} (m \dot{x}) = m \frac{d\dot{x}}{dt} = m \ddot{x} \quad (7)$$

$$\frac{\partial L}{\partial x} = -\frac{1}{2} k \cdot 2x = -kx \quad (8)$$

Επομένως $n \begin{matrix} (5) & \xrightarrow{(6)(7)} \\ & (8) \end{matrix}$

$$m \ddot{x} - (-kx) = 0 \Rightarrow$$

$$m \ddot{x} + kx = 0 \Rightarrow$$

$$\ddot{x} + \frac{k}{m} x = 0 \quad (9) \quad m \neq 0$$

Κ. ΠΑΠΑΓΕΩΡΓΙΟΥ
ΚΑΘΗΓΗΤΗΣ
ΜΑΘΗΤΗΣ

ΑΣΚΗΣΕΙΣ (Εξισώσεις LAGRANGE)

ΑΣΚΗΣΗ 8

ΑΡΜΟΝΙΚΟΣ ΤΑΛΑΝΤΩΤΗΣ

Η εξίσωση (9) είναι
για ομογενή διαφορική εξίσωση
δευτέρου τάξης, γραμμική.

Για να συν γίνουμε διάταξη

$$\omega^2 = \frac{k}{m} \Rightarrow \left(\frac{2\pi}{T}\right)^2 = \frac{k}{m} \Rightarrow \frac{4\pi^2}{T^2} = \frac{k}{m} \Rightarrow$$
$$T^2 = 4\pi^2 \frac{m}{k} \Rightarrow$$

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{m}{k}}$$

- 9 -

ΑΡΧΗ ΤΗΣ ΕΛΑΧΙΣΤΗΣ ΔΡΑΣΗΣ

Η εξέλιξη ενός φυσικού συστήματος στον θεσεογραφικό χώρο από την χρονική στιγμή t_1 έως την χρονική στιγμή t_2 είναι τέτοια ώστε το συναρτησιοειδές :

$$F = \int_{t_1}^{t_2} L(\dot{q}_k, q, t) dt$$

όπου $L=T-V$, να λαμβάνει ακρότατη τιμή (συνήθως ελάχιστο)

Με άλλα λόγια το μηχανικό σύστημα από όλες τις δυνατές τροχιές $q_k(t)$ στον θεσεογραφικό χώρο, επιλέγει εκείνη για την οποία η ποσότητα F γίνεται ακρότατο. Το ολοκλήρωμα F ονομάζεται δράση του συστήματος

ΑΡΧΗ ΤΗΣ ΕΛΑΧΙΣΤΗΣ ΔΡΑΣΗΣ

Η ποσότητα

$$H = \sum_j \dot{q}_j \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - L$$

είναι σταθερή και ονομάζεται **Hamiltonian** του συστήματος

Ορίζοντας ως γενικευμένη ορμή την ποσότητα που ορίζεται ως

$$p_j = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j}$$

τότε η **Hamiltonian** του συστήματος γράφεται:

$$H = \sum_j p_j \dot{q}_j - L$$

Εξισώσεις HAMILTON

Οι εξισώσεις :

$$\dot{q}_j = \frac{\partial H}{\partial p_j}$$

$$\dot{p}_j = -\frac{\partial H}{\partial q_j}$$

$$\frac{\partial H}{\partial t} = -\frac{\partial L}{\partial t}$$

Είναι γνωστές ως κανονικές εξισώσεις του **Hamilton**

Εξισώσεις HAMILTON

ΠΑΡΑΔΕΙΓΜΑ

Ας θεωρήσουμε για παράδειγμα την επίπεδη κίνηση υλικού σημείου σε κεντρικό πεδίο δυνάμεων $V(r)$. Δεν υπάρχει σύνδεσμος, επομένως:

$$H = T + V$$

$$L = T - V$$

Αν χρησιμοποιήσουμε τις πολικές συντεταγμένες (r, θ) σαν γενικευμένες συντεταγμένες, τότε:

$$\left. \begin{array}{l} x=r \cos \theta \\ y=r \sin \theta \end{array} \right\} \longrightarrow \left. \begin{array}{l} \dot{x}=\dot{r} \cos \theta - r \sin \theta \dot{\theta} \\ \dot{y}=\dot{r} \sin \theta + r \cos \theta \dot{\theta} \end{array} \right\} \longrightarrow$$

$$\dot{x}^2 = \dot{r}^2 \cos^2 \theta + r^2 \sin^2 \theta \dot{\theta}^2 - 2r \dot{r} \sin \theta \cos \theta \dot{\theta}$$

$$\dot{y}^2 = \dot{r}^2 \sin^2 \theta + r^2 \cos^2 \theta \dot{\theta}^2 + 2r \dot{r} \sin \theta \cos \theta \dot{\theta}$$

Εξισώσεις HAMILTON

ΠΑΡΑΔΕΙΓΜΑ

Επομένως :

$$T = \frac{1}{2} m (\dot{x}^2 + \dot{y}^2) \quad \longrightarrow$$

$$T = \frac{1}{2} m (\underbrace{\dot{r}^2 \cos^2 \theta + r^2 \sin^2 \theta \dot{\theta}^2}_{\text{blue}} - \cancel{2r \dot{r} \sin \theta \cos \theta \dot{\theta}} + \underbrace{\dot{r}^2 \sin^2 \theta + r^2 \cos^2 \theta \dot{\theta}^2}_{\text{blue}} + \cancel{2r \dot{r} \sin \theta \cos \theta \dot{\theta}}) \quad \longrightarrow$$

$$T = \frac{1}{2} m (\underbrace{\dot{r}^2 \cos^2 \theta + r^2 \sin^2 \theta \dot{\theta}^2}_{\text{blue}} + \underbrace{\dot{r}^2 \sin^2 \theta + r^2 \cos^2 \theta \dot{\theta}^2}_{\text{blue}}) \quad \longrightarrow$$

$$T = \frac{1}{2} m [\dot{r}^2 (\underbrace{\cos^2 \theta + \sin^2 \theta}_{\text{red}}) + r^2 \dot{\theta}^2 (\underbrace{\sin^2 \theta + \cos^2 \theta}_{\text{red}})] \quad \longrightarrow$$

$$T = \frac{1}{2} m (\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2)$$

Εξισώσεις HAMILTON

Επομένως :

$$L = T - V$$

$$T = \frac{1}{2} m(\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2)$$

$$V = 0$$

$$\left. \begin{array}{l} L = T - V \\ T = \frac{1}{2} m(\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2) \\ V = 0 \end{array} \right\} \longrightarrow L = \frac{1}{2} m(\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2)$$

Οπότε :

$$p_r = \frac{\partial L}{\partial \dot{r}} \longrightarrow p_r = \cancel{\frac{1}{2}} m \cancel{2} \dot{r} \longrightarrow p_r = m \dot{r}$$

Ομοίως :

$$p_\theta = \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \longrightarrow p_\theta = \cancel{\frac{1}{2}} m r^2 \cancel{2} \dot{\theta} \longrightarrow p_\theta = m r^2 \dot{\theta}$$

Εξισώσεις HAMILTON

Συνεπώς :

$$H = \sum_j p_j \dot{q}_j - L$$

$$q_r = r$$

$$q_\theta = \theta$$

$$H = p_r \dot{r} + p_\theta \dot{\theta} - L$$

$$p_r = m \dot{r}$$

$$p_\theta = m r^2 \dot{\theta}$$

$$L = \frac{1}{2} m (\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2) - V(r)$$

Οπότε :

$$H = m \dot{r} \dot{r} + m r^2 \dot{\theta} \dot{\theta} - \frac{1}{2} m (\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2) + V(r) \longrightarrow$$

$$H = \underline{m \dot{r}^2} + \underline{m r^2 \dot{\theta}^2} - \underline{\frac{1}{2} m \dot{r}^2} - \underline{\frac{1}{2} m r^2 \dot{\theta}^2} + V(r) \longrightarrow$$

$$H = \frac{1}{2} m \dot{r}^2 - \frac{1}{2} m r^2 \dot{\theta}^2 + V(r) \longrightarrow$$

$$H = \frac{p_r^2}{2m} + \frac{p_\theta^2}{2mr^2} + V(r)$$

Εξισώσεις HAMILTON

$$H = \frac{p_r^2}{2m} + \frac{p_\theta^2}{2mr^2} + V(r)$$

Συνεπώς οι κανονικές εξισώσεις του **Hamilton** γράφονται :

$$\dot{q}_j = \frac{\partial H}{\partial p_j}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \dot{r} = \frac{\partial H}{\partial p_r} = \frac{2p_r}{2m} = \frac{p_r}{m} \\ \dot{\theta} = \frac{\partial H}{\partial p_\theta} = \frac{2p_\theta}{2mr^2} = \frac{p_\theta}{mr^2} \end{array} \right. \longrightarrow \begin{array}{l} \dot{r} = \frac{p_r}{m} \\ \dot{\theta} = \frac{p_\theta}{mr^2} \end{array}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \dot{p}_j = -\frac{\partial H}{\partial q_j} \\ \dot{p}_r = -\frac{\partial H}{\partial r} = -\frac{\partial}{\partial r} \left[\frac{p_r^2}{2m} + \frac{p_\theta^2}{2mr^2} + V(r) \right] = - \left[\frac{p_\theta^2}{2m} \left(\frac{-2r}{r^4} \right) - \frac{\partial V}{\partial r} \right] \\ \dot{p}_\theta = -\frac{\partial H}{\partial \theta} \longrightarrow \dot{p}_\theta = 0 \end{array} \right. \longrightarrow \begin{array}{l} \dot{p}_r = \frac{p_\theta^2}{mr^3} - \frac{\partial V}{\partial r} \\ \dot{p}_\theta = 0 \end{array}$$

από την οποία, επειδή $\sin\theta \neq 0$, συνεπάγεται κατ' ανάγκη ότι

$$\phi = \text{σταθερά} .$$

Επομένως η κίνηση γίνεται με σταθερά ϕ , δηλαδή επί του μεσημβρινού της σφαίρας που είναι γεωδαισιακή γραμμή.

7.4 Αρχή της Ελάχιστης Δράσης

Στην προηγούμενη παράγραφο κατασκευάσαμε τις εξισώσεις Lagrange και τονίσαμε ότι η γνώση της L για το τυχόν ιδανικό μηχανικό πρόβλημα μας οδηγεί αυτομάτως στην λύση του προβλήματος της αναλυτικής δυναμικής μέσω των εξισώσεων (7.49). Η μέθοδος των εξισώσεων Lagrange είναι τόσο ισχυρή ώστε μπορεί να εφαρμοσθεί και σε περιοχές όπου δεν έχουμε καμιά απεικονιστική ιδέα του τι συμβαίνει, π.χ. πυρηνική φυσική. Τέτοιες περιπτώσεις εφαρμογής της μεθόδου των εξισώσεων Lagrange σε άλλες περιοχές της φυσικής βάζουν αυτομάτως ορισμένα ερωτήματα, όπως:

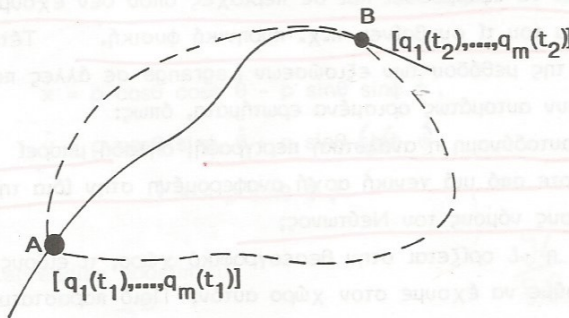
- Είναι αυτοδύναμη η αναλυτική περιγραφή; δηλαδή μπορεί κανείς να ξεκινήσει πάντοτε από μία γενική αρχή αναφερομένη στην ίδια την Lagrangian και όχι στους νόμους του Νεύτωνα;
- Επειδή η L ορίζεται στην θεσεογραφικό χώρο, τι είδους γεωμετρική εικόνα μπορούμε να έχουμε στον χώρο αυτόν; Ποιά παραστατικά θα μπορούσαμε να αναρωτηθούμε: Είναι δυνατή η αναγωγή του αναλυτικού προβλήματος σε ένα γεωμετρικό πρόβλημα στο θεσεογραφικό χώρο, και αν ναι, τι είδους νέα γεωμετρία θέτει το αναλυτικό πρόβλημα;
- Τι άλλα πράγματα η Lagrangian μπορεί να μας δώσει εκτός από τις εξισώσεις κίνησης; Μπορεί η Lagrangian να μας δώσει διατήρηση ενέργειας, ορμής, φορτίου και με ποιό τρόπο;

Θα προσπαθήσουμε να απαντήσουμε λεπτομερώς στο ερώτημα (α). Θα δείξουμε δηλαδή ότι οι εξισώσεις Lagrange, που προήλθαν ουσιαστικά από τον νόμο του Νεύτωνα μέσω της αρχής των δυνατών έργων, προέρχονται επίσης από μία αρχή η οποία αναφέρεται αυστηρά στην συνάρτηση Lagrange L . Η αρχή αυτή καλείται αρχή της ελάχιστης δράσης συναντάται δε και ως αρχή Hamilton. Η διατύπωση της είναι ως εξής: Η εξέλιξη ενός φυσικού συστήματος μέσα στον θεσεογραφικό χώρο από την χρονική στιγμή t_1 στην χρονική στιγμή t_2 είναι τέτοια ώστε το συναρτησειοειδές

$$F = \int_{t_1}^{t_2} L(\dot{q}_k, q_k, t) dt, \quad (7.51)$$

όπου $L = T - V$, να λαμβάνει ακρότατη τιμή (συνήθως ελάχιστη).

Με άλλα λόγια το μηχανικό σύστημα διαλέγει απ' όλες τις δυνατές τροχιές $q_k(t)$ στον θεσεογραφικό χώρο εκείνη για την οποία η ποσότητα F γίνεται ακρότατο. Το ολοκλήρωμα F καλείται δράση του συστήματος. Ας εξηγήσουμε τώρα λεπτομερέστερα τι εννοούμε λέγοντας εξέλιξη του φυσικού συστήματος στον θεσεογραφικό χώρο. Την χρονική στιγμή t_1 το σύστημα χαρακτηρίζεται πλήρως από τις m τιμές των γενικευμένων συντεταγμένων q_k ($k = 1, \dots, m$). Έστω λοιπόν το αντίστοιχο σημείο του θεσεογραφικού χώρου (Σχ. 7.5).



Σχήμα 7.5: Σημεία στον θεσεογραφικό χώρο.

Ομοίως, την χρονική στιγμή t_2 θα έχουμε ένα νέο σημείο του θεσεογραφικού χώρου. Τα ενδιάμεσα σημεία όμως είναι άγνωστα, δηλαδή η τροχιά του φυσικού συστήματος μέσα στον θεσεογραφικό χώρο είναι άγνωστη και δίνεται από την αρχή της ελαχίστης δράσης όπως προαναφέραμε.

Φυσικά η τροχιά που θα προκύψει πρέπει να είναι η ίδια με εκείνη που προκύπτει από τις εξισώσεις Lagrange (7.49). Με άλλα λόγια πρέπει να δείξουμε ότι η αρχή της ελαχίστης δράσης οδηγεί στις εξισώσεις Lagrange.

Ξεκινάμε από την τροχιά $q_k(t)$, η οποία κάνει το συναρτησειοειδές F ακρότατο. Αυτό σημαίνει πως γι' αυτήν την τροχιά και για πολύ μικρές μεταβολές της (μεταβολή από την $q_k(t)$ στην $q_k(t) + \delta q_k(t)$) η μεταβολή του F θα είναι μηδέν, δηλαδή

$$\delta F = \delta \int_{t_1}^{t_2} L(\dot{q}_k, q_k, t) dt = 0. \quad (7.52)$$

Φυσικά όλες οι τροχιές που δοκιμάζουμε θα πρέπει κατά τις χρονικές στιγμές t_1, t_2 να διέρχονται από τα σημεία A και B του θεσογραφικού χώρου αντίστοιχα. Αυτό σημαίνει

$$\delta q_k(t_1) = 0, \quad \delta q_k(t_2) = 0, \quad \delta q_k(t) \neq 0, \quad (7.53)$$

με $k = 1, 2, \dots, m, \quad t \in (t_1, t_2)$.

Με αυτή την προϋπόθεση το σύμβολο της ολοκλήρωσης και της μεταβολής δ εναλλάσσονται και επομένως παίρνουμε

$$\delta F = \int_{t_1}^{t_2} \delta L dt = 0 \quad (7.54)$$

ή

$$0 = \int_{t_1}^{t_2} \sum_{k=1}^m \left(\frac{\partial L}{\partial q_k} \delta q_k + \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \delta \dot{q}_k \right) dt = 0. \quad (7.55)$$

Ο όρος $\frac{\partial L}{\partial t} \delta t$ δεν εμφανίζεται δεδομένου ότι δεν μεταβάλλεται ο χρόνος, δηλαδή η παράμετρος της τροχιάς, αλλά μόνον το είδος της τροχιάς στον θεσογραφικό χώρο. Γιά να μας δώσει τώρα αποτέλεσμα η εξίσωση (7.55) πρέπει να εκφράσουμε το $\delta \dot{q}_k$ συναρτήσει του δq_k . Γιά τον σκοπό αυτό χρησιμοποιούμε τον κανόνα παραγώγισης συναρτήσεων, δηλαδή

$$f \frac{dg}{dt} = \frac{d}{dt} (fg) - \left(\frac{df}{dt} \right) \cdot g.$$

Στην περίπτωση μας η εναλλαγή του δ με το σύμβολο της παραγώγισης $\frac{d}{dt}$ είναι επιτρεπτή, δεδομένου ότι η μεταβολή δ δεν αναφέρεται στον χρόνο t .

Συνεπώς γράφουμε

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \delta \dot{q}_k = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \frac{d}{dt} (\delta q_k) = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \delta q_k \right) - \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \right) \delta q_k.$$

Αντικαθιστώντας το τελευταίο αποτέλεσμα στην (7.55) ευρίσκουμε

$$\int_{t_1}^{t_2} \sum_{k=1}^m \left[\frac{\partial L}{\partial q_k} - \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \right) \right] \delta q_k dt + \int_{t_1}^{t_2} \frac{d}{dt} \left[\sum_{k=1}^m \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \delta q_k \right) \right] dt \quad (7.56)$$

Ο δεύτερος όρος της (7.56) παρέχει

$$\int_{t_1}^{t_2} \frac{d}{dt} \left[\sum_{k=1}^m \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \delta q_k \right) \right] dt = \sum_{k=1}^m \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \delta q_k \right) \Big|_{t_1}^{t_2} = 0 \quad (7.56a)$$

λόγω των συνθηκών (7.53). Κατά συνέπεια η αρχή της ελάχιστης δράσης καταλήγει στην συνθήκη

$$\int_{t_1}^{t_2} \sum_{k=1}^m \left[\frac{\partial L}{\partial q_k} - \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \right) \right] \delta q_k dt = 0 \quad (7.57)$$

Η L είναι προφανώς συνεχής στο διάστημα $[t_1, t_2]$ και επομένως για να ισχύει η (7.57) για αυθαίρετες μεταβολές των q_k πρέπει να έχει κανείς εκ ταυτότητας

$$\frac{\partial L}{\partial q_k} - \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_k} \right) = 0 \quad (7.58)$$

με $k = 1, \dots, m$, που είναι ακριβώς οι εξισώσεις Lagrange (7.49).

Ισχύει επίσης και το αντίστροφο, δηλαδή οι εξισώσεις Lagrange κάνουν το ολοκλήρωμα της δράσης ακρότατο. Τούτο προκύπτει αμέσως γιατί όλα τα βήματα από τις (7.53) στις (7.58) είναι αντιστρεπτά. Υπολογίζονται κατά συνέπεια το δF και χρησιμοποιώντας τις (7.58) καταλήγουμε στην (7.56a) που είναι μηδέν, άρα και $\delta F = 0$.

7.5 Θεωρήματα Διατήρησης και Ιδιότητες των Εξισώσεων Lagrange

→ Πρώτη παρατήρηση είναι ότι η μορφή των εξισώσεων Lagrange είναι αναλλοίωτη στην αλλαγή των γενικευμένων συντεταγμένων. Πράγματι, ας υποθέσουμε ότι αλλάζουμε τις γενικευμένες συντεταγμένες

$$q_k \longrightarrow q'_k = q'_k(q_1, \dots, q_m, t) \quad (7.59)$$

με $k = 1, \dots, m$. Τότε αν καλέσουμε με $L'(q'_k, \dot{q}'_k, t)$ την νέα Lagrangian αποδεικνύεται ότι

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L'}{\partial \dot{q}_k} \right) - \frac{\partial L'}{\partial q_k} = \sum_{k=1}^m \left[\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_s} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_s} \right] \frac{\partial q_s}{\partial q_k} \quad (7.60)$$

Επειδή οι μετασχηματισμοί είναι παραδεκτοί, δηλαδή επειδή $\left| \frac{\partial q_s}{\partial q_k} \right| \neq 0$, συνάγεται ότι αν

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_s} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_s} = 0,$$

τότε

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L'}{\partial \dot{q}_s} \right) - \frac{\partial L'}{\partial q_s} = 0.$$

Δεύτερη πολύ σπουδαία παρατήρηση είναι ότι η Lagrangian ενός μηχανικού προβλήματος, ακόμη και για δεδομένο γενικευμένο σύστημα συντεταγμένων, δεν ορίζεται μονοσήμαντα. Πράγματι, θεωρούμε τον μετασχηματισμό

$$L \longrightarrow L' = L(q, \dot{q}, t) + \frac{d}{dt} g(q, t) \quad (7.61)$$

όπου για ευκολία έχουμε παραλείψει τους δείκτες. Οι εξισώσεις Lagrange για την L' είναι:

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L'}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial L'}{\partial q} &= \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial L}{\partial q} + \frac{d}{dt} \left[\frac{\partial}{\partial \dot{q}} \left(\frac{\partial g}{\partial \dot{q}} \dot{q} + \frac{\partial g}{\partial t} \right) \right] - \\ &\quad - \frac{\partial}{\partial q} \left(\frac{\partial g}{\partial \dot{q}} \dot{q} + \frac{\partial g}{\partial t} \right) = \\ &= \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial L}{\partial q} + \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial g}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial^2 g}{\partial \dot{q}^2} \dot{q} - \frac{\partial^2 g}{\partial \dot{q} \partial t} = \\ &= \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial L}{\partial q} + \frac{\partial^2 g}{\partial \dot{q}^2} \dot{q} + \frac{\partial^2 g}{\partial \dot{q} \partial t} - \frac{\partial^2 g}{\partial \dot{q}^2} \dot{q} - \frac{\partial^2 g}{\partial \dot{q} \partial t} = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial L}{\partial q}. \quad (7.62) \end{aligned}$$

Η (7.62) μας λέει ότι η καινούργια Lagrangian L' η οποία κατασκευάστηκε μέσω του μετασχηματισμού (7.61), οδηγεί στις ίδιες εξισώσεις του Lagrange στις οποίες οδηγεί και η L . Με άλλα λόγια οι εξισώσεις Lagrange είναι αναλλοίωτες σε μετασχηματισμούς της μορφής (7.61). Οι μετασχηματισμοί (7.61) καλούνται μετασχηματισμοί βαθμίδος και επομένως συμπεραίνουμε ότι:

Οι εξισώσεις Lagrange είναι αναλλοίωτοι σε μετασχηματισμούς βαθμίδος.

Δύο Lagrangian που συνδέονται με ένα μετασχηματισμό βαθμίδος θα καλούνται **ισοδύναμοι**.

Ύστερα από τις δύο παραπάνω θεμελιώδεις παρατηρήσεις διατυπώνουμε το εξής ερώτημα: **Πώς εμφανίζονται τα θεωρήματα διατήρησης στην αναλυτική μηχανική των ολονόμων συστημάτων;**

Πρώτη περίπτωση: Η $L(\dot{q}_k, q_k, t)$ δεν εξαρτάται από την μεταβλητή q_i . Τότε η εξίσωση Lagrange (7.49) παρέχει

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} \right) = 0$$

ή

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} = p_i = \text{σταθ.} \quad (7.63)$$

Παρατηρούμε ότι η ποσότητα $\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} = p_i$ διατηρείται και την ονομάζουμε **γενικευμένη ορμή**.

Πρέπει να σημειώσουμε ότι η γενικευμένη συντεταγμένη που διατηρείται δεν είναι πάντοτε και κάποια φυσική ποσότητα, και αν ακόμη δεν μας είναι εύκολο να διακρίνουμε σε ποιά ποσότητα της απεικονιστικής (Νευτώνειας) μηχανικής αντιστοιχεί.

Η μεταβλητή q_i , η οποία δεν εμφανίζεται στην Lagrangian, καλείται **κυκλική**. Η εξίσωση δε (7.63) σημαίνει ότι σε κάθε κυκλική μεταβλητή της Lagrangian ενός συστήματος αντιστοιχεί και ένα διατηρούμενο μέγεθος.

Δεύτερη περίπτωση: Η $L(\dot{q}_k, q_k, t)$ δεν εξαρτάται από τον χρόνο t , δηλαδή

$$\frac{\partial L}{\partial t} = 0.$$

Τότε μέσω των εξισώσεων Lagrange (7.49) παίρνουμε

$$\frac{dL}{dt} = \sum_j \frac{\partial L}{\partial q_j} \dot{q}_j + \sum_j \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \frac{d}{dt} (\dot{q}_j) = \sum_j \left[\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right) \dot{q}_j + \frac{\partial L}{\partial q_j} \frac{d}{dt} (\dot{q}_j) \right].$$

Η τελευταία εξίσωση γράφεται

$$\frac{dL}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\sum_j \dot{q}_j \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right)$$

ή ισοδύναμα

$$\frac{d}{dt} \left(L - \sum_j \dot{q}_j \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right) = 0 .$$

Συνεπώς, η ποσότητα

$$L - \sum_j \dot{q}_j \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} = -H$$

$$\Rightarrow H = \sum_j \dot{q}_j \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - L \quad (7.65)$$

$$H = \sum_j \dot{q}_j p_j - L$$

είναι σταθερή και καλείται **Hamiltonian** του συστήματος.

Διατυπώνουμε τώρα τα εξής δύο θεωρήματα:

Θεώρημα 7.1: Η Hamiltonian ενός συστήματος είναι μιά σταθερά των εξισώσεων κίνησης του συστήματος, τότε και μόνον τότε όταν η Lagrangian L δεν εξαρτάται άμεσα από τον χρόνο, δηλαδή τότε και μόνον τότε όταν

$$\frac{\partial L}{\partial t} = 0 .$$

Θεώρημα 7.2: Η Hamiltonian ενός μηχανικού συστήματος συμπίπτει με την σταθερά της ολικής ενέργειας τότε και μόνον τότε όταν

$$\alpha) \frac{\partial L}{\partial t} = 0 ,$$

β) Οι σύνδεσμοι του συστήματος είναι ανεξάρτητοι του χρόνου (σκληρόνομοι σύνδεσμοί)

Απόδειξη:

α) Από τον ορισμό της $L = T - V$ έχουμε

$$p_j = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} = \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} .$$

Συνεπώς

$$H = \sum_j \dot{q}_j \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} - L . \quad (7.66)$$

β) Με βάση την υπόθεση, οι σύνδεσμοι δεν εξαρτώνται από τον χρόνο.

Επομένως γράφουμε

$$v_i = \sum_j \frac{\partial r_i}{\partial q_j} \dot{q}_j$$

και

$$\begin{aligned} T &= \frac{1}{2} \sum_i m_i v_i^2 = \frac{1}{2} \sum_i m_i \left(\sum_j \frac{\partial r_i}{\partial q_j} \dot{q}_j \right)^2 = \\ &= \frac{1}{2} \sum_i \sum_j \sum_k m_i \frac{\partial r_i}{\partial q_j} \frac{\partial r_i}{\partial q_k} \dot{q}_j \dot{q}_k = \sum_{j,k} A_{jk}(q) \dot{q}_j \dot{q}_k, \end{aligned}$$

στην οποία

$$A_{jk} = \frac{1}{2} \sum_i m_i \frac{\partial r_i}{\partial q_j} \frac{\partial r_i}{\partial q_k}.$$

Έτσι, έχουμε

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} = 2 \sum_{j,k} A_{jk}(q) \dot{q}_k$$

και

$$\sum_j \dot{q}_j \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} = 2 \sum_{j,k} A_{jk}(q) \dot{q}_k \dot{q}_k = 2T. \quad (7.67)$$

Από τις (7.66), (7.67) και τον ορισμό της L παίρνουμε

$$H = 2T - L = 2T - (T - V) = T + V. \quad (7.68)$$

Επειδή ακόμη

$$\frac{\partial L}{\partial t} = 0$$

λόγω του θεωρήματος 7.1 είναι

$$H = \text{σταθερά}$$

και συνεπώς

$$H = T + V = \text{σταθ.} = E_{\text{ολ.}} \quad (7.69)$$

Χρησιμοποιώντας τις γενικευμένες ορμές

$$p_j = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j},$$

η Hamiltonian γράφεται

$$H = \sum_j \dot{q}_j p_j - L \quad (7.70)$$

7.6 Κανονική Εξίσωση Hamilton

$$L = T - V$$

Έχουμε ήδη ορίσει την Hamiltonian ως

$$H = \sum_i p_i \dot{q}_i - L(q_i, \dot{q}_i, t),$$

όπου

$$p_i = \frac{\partial L(q_j, \dot{q}_j, t)}{\partial \dot{q}_i}.$$

Λόγω του ορισμού της γενικευμένης ορμής μπορεί κανείς να εκφράσει την H ως $H(p, q, t)$. Είναι δυνατόν τώρα να θεμελιώσει κανείς την μηχανική μέσω της Hamiltonian H κατά τρόπο ανάλογο με εκείνο που χρησιμοποιήθηκε για τις εξισώσεις Lagrange. Αυτή η θεμελίωση είναι πρόσφορη για γενικεύσεις (κβαντική μηχανική, θεωρία πεδίων). Για να γίνει αντιληπτή η διαφορά ανάμεσα στις δύο θεμελιώσεις παρατηρούμε ότι στην μηχανική του Lagrange ένα μηχανικό σύστημα περιγράφεται πλήρως όταν δοθούν οι αρχικές τιμές των γενικευμένων θέσεων $q_i(0)$ και γενικευμένων ταχυτήτων $\dot{q}_i(0)$. Στην μηχανική του Hamilton ξεχνάμε τις γενικευμένες ταχύτητες \dot{q}_i και δουλεύουμε με τις γενικευμένες ορμές p_i , οι οποίες τώρα νοούνται ως ανεξάρτητες μεταβλητές του προβλήματος. Η διαφορά είναι ουσιώδης, γιατί ενώ στην μηχανική του Lagrange για k βαθμούς ελευθερίας έχουμε k διαφορικές εξισώσεις δεύτερης τάξης, στην μηχανική του Hamilton έχουμε $2k$ διαφορικές εξισώσεις πρώτης τάξης.

Διαφορίζοντας την H νοούμενη ως συνάρτηση των p, q, t έχουμε

$$dH = \sum_i \frac{\partial H}{\partial q_i} dq_i + \sum_i \frac{\partial H}{\partial p_i} dp_i + \frac{\partial H}{\partial t} dt. \quad (7.71)$$

Διαφορίζοντας την (7.70) έχουμε επίσης

$$dH = \sum_i \dot{q}_i dp_i + \sum_i p_i d\dot{q}_i - \sum_i \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} d\dot{q}_i - \sum_i \frac{\partial L}{\partial q_i} dq_i - \frac{\partial L}{\partial t} dt. \quad (7.72)$$

Επειδή από τον ορισμό της γενικευμένης ορμής και τις εξισώσεις Lagrange ισχύει

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} = p_i,$$

η (7.72) παρέχει

$$dH = \sum_i \dot{q}_i dp_i - \sum_i p_i d\dot{q}_i - \frac{\partial L}{\partial t} dt. \quad (7.73)$$

Συγκρίνοντας τις (7.71), (7.73) καταλήγουμε στις εκφράσεις

$$\dot{q}_i = \frac{\partial H}{\partial p_i}, \quad \dot{p}_i = -\frac{\partial H}{\partial q_i}, \quad \frac{\partial H}{\partial t} = -\frac{\partial L}{\partial t}. \quad (7.74)$$

Οι (7.74) είναι γνωστές ως **κανονικές εξισώσεις του Hamilton** και, εφ' όσον δοθεί η H , αποτελούν διαφορικό σύστημα $2k$ εξισώσεων πρώτης τάξης.

Η φυσική σημασία της H έχει ήδη μελετηθεί. Μπορούμε όμως να ξαναδούμε μερικά από τα χαρακτηριστικά της με την βοήθεια των (7.74). Ισχύει

$$\frac{dH}{dt} = \sum_i \left(\frac{\partial H}{\partial q_i} \dot{q}_i + \frac{\partial H}{\partial p_i} \dot{p}_i \right) + \frac{\partial H}{\partial t}. \quad (7.75)$$

Μέσω τώρα των (7.74) η τελευταία εξίσωση γράφεται

$$\frac{dH}{dt} = \sum_i \left(\frac{\partial H}{\partial q_i} \frac{\partial H}{\partial p_i} - \frac{\partial H}{\partial p_i} \frac{\partial H}{\partial q_i} \right) + \frac{\partial H}{\partial t} = \frac{\partial H}{\partial t} = -\frac{\partial L}{\partial t}. \quad (7.76)$$

συνεπώς

$$\frac{dH}{dt} = \frac{\partial H}{\partial t} = -\frac{\partial L}{\partial t} \quad (7.77)$$

και επομένως αν η Lagrangian δεν εξαρτάται από τον χρόνο το ίδιο συμβαίνει με την Hamiltonian και επιπλέον

$$H = \text{σταθερά}. \quad (7.78)$$

Ας θεωρήσουμε για παράδειγμα την επίπεδη κίνηση υλικού σημείου σε κεντρικό πεδίο δυνάμεων $V(r)$. Δεν υπάρχει σύνδεσμος και

$$T = \frac{1}{2} m (\dot{x}^2 + \dot{y}^2)$$

$$T = \frac{1}{2} m (\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2)$$

$$H = T + V,$$

$$L = T - V,$$

$$\begin{aligned} \dot{x} &= \cos\theta \dot{r} \rightarrow \dot{x}^2 = \dot{r}^2 \cos^2\theta \\ \dot{y} &= \sin\theta \dot{r} \rightarrow \dot{y}^2 = \dot{r}^2 \sin^2\theta \\ \dot{x}^2 + \dot{y}^2 &= \dot{r}^2 \end{aligned}$$

όπου χρησιμοποιήθηκαν οι πολικές συντεταγμένες

γεν. συν.
 (r, θ)

$$\begin{aligned} x &= r \cos\theta \rightarrow \dot{x} = -r \sin\theta \dot{\theta} \rightarrow \dot{x}^2 = r^2 \sin^2\theta \dot{\theta}^2 \\ y &= r \sin\theta \rightarrow \dot{y} = r \cos\theta \dot{\theta} \rightarrow \dot{y}^2 = r^2 \cos^2\theta \dot{\theta}^2 \\ \dot{x}^2 + \dot{y}^2 &= r^2 \dot{\theta}^2 \end{aligned}$$

Στην προκειμένη περίπτωση έχουμε τις γενικευμένες ορμές

$$p_r = \frac{\partial L}{\partial \dot{r}} = m\dot{r}, \quad p_\theta = \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = mr^2\dot{\theta}$$

$$H = \sum_i p_i \dot{q}_i - L \Rightarrow H = p_r \dot{r} + p_\theta \dot{\theta} - L \Rightarrow$$

και συνεπώς

$$H = \frac{p_r^2}{2m} + \frac{p_\theta^2}{2mr^2} + V(r) \Rightarrow H = m\dot{r}^2 + mr^2\dot{\theta}^2 - L \quad (T-V)$$

Οι τέσσερις κανονικές εξισώσεις Hamilton είναι

$$H = \frac{p_r^2}{m} + \frac{p_\theta^2}{mr^2} - T + V$$

$$\dot{r} = \frac{p_r}{m}, \quad \dot{\theta} = \frac{p_\theta}{mr^2}, \quad \dot{p}_r = -\frac{\partial H}{\partial r} = \frac{p_\theta^2}{mr^3} - \frac{\partial V}{\partial r}, \quad \dot{p}_\theta = 0$$

Οι δύο πρώτες είναι απλώς ταυτότητες και μας δίνουν την σχέση μεταξύ γενικευμένων ταχυτήτων και γενικευμένων ορμών. Οι δύο τελευταίες είναι οι εξισώσεις κίνησης και ταυτίζονται με αυτές που προκύπτουν από τις εξισώσεις Lagrange.

ΚΡΟΥΣΕΙΣ

10/5/2007

23/04/13

27/3/2008
25/4/2012

6.1 Θεμελιώδης Εξίσωση της Κρούσης

Μέχρι τώρα έχουμε εξετάσει την κίνηση σωμάτων υπό την ενέργεια συνήθων δυνάμεων, όπου οι ταχύτητες των υλικών σημείων μεταβάλλονται συνεχώς, δηλαδή σ' ένα απειροστό χρονικό διάστημα αντιστοιχεί μιά απειροστή μεταβολή της ταχύτητας. Με άλλα λόγια οι δυνάμεις που έχουν εισέλθει μέχρι τώρα είναι λείες συναρτήσεις του χρόνου.

Στο κεφάλαιο αυτό θα προσδιορίσουμε τις μεταβολές που επέρχονται στις κινήσεις των σωμάτων, όταν αυτά προσκρούουν μεταξύ τους με ορμή. Η σύγκρουση αυτή λαμβάνει χώρα σε δύο στάδια. Κατά το πρώτο στάδιο, το οποίο καλείται συνθλιψη, τα τμήματα των σωμάτων που εύρισκονται κοντά στην περιοχή της κρούσης πιέζονται μέχρις ότου τα συγκρουόμενα σώματα αποκτήσουν κοινή ταχύτητα. Οι δυνάμεις που αναπτύσσονται τα σώματα εκτελούν αρνητικό έργο και απορροφούν ανάλογο μέρος της αρχικής ενέργειας που διαθέτουν τα σώματα. Κατά το δεύτερο στάδιο, το οποίο καλείται ανάπαυση, οι ασκούμενες δυνάμεις εκτελούν θετικό έργο και η κινητική ενέργεια των συγκρουσθέντων σωμάτων επανέρχεται σε τιμή που πλησιάζει την αρχική τόσο περισσότερο, όσο ποιά ελαστικά είναι τα σώματα* αν τα σώματα είναι ανελαστικά παρουσιάζεται μόνιμη παραμόρφωση ενώ τμήμα της αρχικής ενέργειας μετατρέπεται σε θερμότητα. Το χρονικό διάστημα που λαμβάνει χώρα η σύγκρουση θεωρείται πολύ μικρό, ενώ αντίθετα, η αναπτυσσόμενη δύναμη πολύ μεγάλη. Δεν είναι όμως εύκολο να προσδιορίσουμε ούτε τον τρόπο μεταβολής της δύναμης συναρτήσει του βάθους συμπίεσης, ούτε το πραγματικό βάθος συμπίεσης. Γιά την έρευνα του φαινομένου βοηθεί ιδιαίτερα η παρόρμηση Ω της δύναμης, δηλαδή το ολοκλήρωμα

Στον

$$\Omega = \int_0^t F_i \cdot dt \quad \Omega = \int_0^t F dt \quad (6.1)$$

Θεωρήσουμε υλικό σημείο υπό την ενέργεια συνήθων δυνάμεων P_1, P_2, \dots, P_n . Η παρόρμηση της δύναμης P_i , για ένα πολύ μικρό χρονικό διάστημα Δt , μπορεί να καθορισθεί ως το γινόμενο $P_i^\mu \Delta t$, όπου P_i^μ είναι η μέση τιμή της δύναμης P_i στο διάστημα Δt . Σύμφωνα τώρα με το θεώρημα της μεταβολής της ποσότητας κίνησης θα έχουμε

$$m \Delta v = \sum_i P_i^\mu \Delta t \Rightarrow \Delta v = \frac{\Delta t}{m} \sum_i F_i^\mu \quad (6.2)$$

h μέση τιμή της δύναμης

όπου $\Delta v = v_1 - v_0$ παριστάνει την μεταβολή της ταχύτητας. Βλέπουμε λοιπόν ότι για ένα πολύ μικρό χρονικό διάστημα Δt , τείνουν στο μηδέν και για συνήθεις δυνάμεις, η μεταβολή της ταχύτητας Δv είναι επίσης απειροστό μέγεθος. Αν όμως ενεργήσουν δυνάμεις πολύ μεγάλες, της τάξης π.χ. $1/\Delta t$, τότε η μεταβολή Δv έχει πεπερασμένη τιμή. Εξ άλλου, αν γ παριστάνει την επιτάχυνση στην διεύθυνση της συνισταμένης $\sum P_i^\mu$ και v_1, v_0 είναι οι ταχύτητες στο τέλος και την αρχή του χρονικού διαστήματος αντίστοιχα κατά την διεύθυνση της παραπάνω συνισταμένης, τότε ισχύει

$$v_1 = v_0 + \frac{\Delta t}{m} \sum_i F_i^\mu, \quad s_1 = s_0 + v_0 \Delta t + \frac{(\Delta t)^2}{2m} \sum_i F_i^\mu. \quad (6.3)$$

$\Delta s \rightarrow 0$ (απείρο)

Επομένως για $\Delta t \rightarrow 0$ η μεταβολή Δv τείνει στο μηδέν για συνήθεις δυνάμεις, ενώ η Δv τείνει σε πεπερασμένες τιμές για πολύ μεγάλες δυνάμεις. Από την άλλη μεριά το διανυσθέν διάστημα $\Delta s = s_1 - s_0$ τόσο για τις συνήθεις όσο και για τις μεγάλες δυνάμεις τείνει πάντοτε προς το μηδέν. Το φαινόμενο κατά το οποίο οι ταχύτητες των σημείων ενός σώματος υπόκεινται σε πεπερασμένη μεταβολή για ένα πολύ μικρό χρονικό διάστημα Δt , ενώ τα σημεία δεν παρουσιάζουν μετατοπίσεις, καλείται **κρούση**. Εξ άλλου, οι αντίστοιχες δυνάμεις καλούνται **δυνάμεις κρούσης** και συμβολίζονται P^{Kp} , ενώ το χρονικό διάστημα Δt **χρονικό διάστημα κρούσης**. Θα δούμε παρακάτω ότι στο στάδιο της σύλληψης η παρόρμηση Ω_I μπορεί να προσδιορισθεί από τις αρχικές, πριν την κρούση, ταχύτητες των σωματιδίων (ταχύτητες προσέγγισης), ενώ κατά το στάδιο της ανάπαυσης η παρόρμηση Ω_{II} είναι τμήμα της Ω_I με βάση την σχέση

$$\Omega_{II} = \kappa \Omega_I. \quad (6.4)$$

Ο συντελεστής κ καλείται συντελεστής κρούσης και ισούται προς την μονάδα για απολύτως ελαστικά σώματα (τέλεια ελαστική κρούση), ενώ ισούται προς μηδέν για απολύτως πλαστικά σώματα (ανελαστική κρούση). Στην πραγματικότητα ισχύει

$$0 < \kappa < 1,$$

και ο συντελεστής κ προσδιορίζεται πειραματικά με αποτέλεσμα να θεωρείται γνωστός. Στην περίπτωση αυτή οι παρορμήσεις Ω_I και Ω_{II} που καθορίζουν την κρούση, προκύπτουν συναρτήσεις των αρχικών ταχυτήτων.

Η παρόρμηση μιάς δύναμης κρούσης

$$\Omega^{κρ.} = \int_0^{\Delta t} F^{κρ.} dt = p_{κρ.} \Delta t$$

$$\Omega = \int_0^{\Delta t} F \cdot dt = \int_0^{\Delta t} m \cdot \gamma dt = \int_0^{\Delta t} m \frac{dv}{dt} dt$$

είναι ποσότητα πεπερασμένη. Παριστάνοντας την ταχύτητα ενός υλικού σημείου μάζας m στην αρχή της κρούσης με u (ταχύτητα προσέγγισης) και την ταχύτητα στο τέλος της κρούσης (ταχύτητα διαχωρισμού) με w , θα έχουμε

ΘΕΜΕΛΙΩΔΗΣ ΕΞΙΣΩΣΗ ΚΡΟΥΣΗΣ

$$m(w - u) = \sum \Omega_i \quad (6.6)$$

όπου αντί για $\Omega_i^{κρ.}$ εθέσαμε για απλοποίηση Ω_i^* και τούτο διότι όπως έχουμε ήδη αναφέρει οι παρορμήσεις των άλλων δυνάμεων κατά το χρονικό διάστημα Δt είναι μηδενικές. Η διατύπωση (6.6) αποτελεί την θεμελιώδη εξίσωση της θεωρίας της κρούσης. Επίσης, η ίδια εξίσωση δομεί και το θεώρημα της μεταβολής της ποσότητας κίνησης ενός υλικού σημείου κατά την διάρκεια της κρούσης, το οποίο διατυπώνεται ως εξής: Η μεταβολή της ποσότητας κίνησης ενός υλικού σημείου κατά το διάστημα της κρούσης ισούται προς το άθροισμα των παρορμήσεων των δυνάμεων κρούσης που ενεργούν επί του σημείου.

Τέλος σημειώνουμε ότι η μετακίνηση του σημείου κατά την κρούση είναι πολύ μικρή ποσότητα (απειροστή) και μπορεί να αμεληθεί.

- Με βάσει τα προαναφερθέντα καταλήγουμε στα εξής τρία συμπεράσματα:
- α) Η ενέργεια μη κρουστικών δυνάμεων (π.χ. βαρύτητα) κατά το χρονικό διάστημα της κρούσης μπορεί να αμεληθεί,
 - β) Η μετακίνηση των σημείων ενός σώματος κατά τον χρόνο της κρούσης μπορεί να αμεληθεί και συνεπώς το σώμα να θεωρηθεί ως ακίνητο, και
 - γ) Η μεταβολή των ταχυτήτων των σημείων ενός σώματος κατά τον χρόνο της

κρούσης καθορίζεται με την θεμελιώδη εξίσωση της κρούσης (6.6).

6.2 Γενικά Θεωρήματα της Θεωρίας Κρούσης

Για την μελέτη της κρούσης συστήματος υλικών σημείων χρησιμοποιούνται τα παρακάτω θεωρήματα:

6.2.1 Το θεώρημα της μεταβολής της ποσότητας κίνησης ενός συστήματος που υπόκειται σε κρουστικές δυνάμεις

Η γνωστή εξίσωση του αντίστοιχου κεφαλαίου έχει την ίδια μορφή και στην περίπτωση της κρούσης, αλλά επειδή, όπως ήδη αναφέρθηκε, η παρόρμηση των συνήθων δυνάμεων παραλείπεται, παραμένουν μόνο οι παρορμήσεις των δυνάμεων κρούσης. Επομένως, ισχύει

$$J_1 - J_0 = \sum_i \Omega_i^{\epsilon \xi}, \quad (6.7)$$

η οποία ως γνωστόν προκύπτει από τον θεμελιώδη νόμο της δυναμικής

Απόδειξη

$$F = m \cdot a \rightarrow F \cdot dt = m \cdot dv = m \frac{dv}{dt} dt \rightarrow F \cdot dt = d(mu)$$

$$F dt = d(mu)$$

Με βάση τα παραπάνω διατυπώνουμε το συμπέρασμα: Η μεταβολή της ποσότητας κίνησης ενός συστήματος κατά το χρονικό διάστημα της κρούσης είναι ίση προς την ολική παρόρμηση όλων των εξωτερικών δυνάμεων κρούσης που ενεργούν επί του συστήματος.

Στην περίπτωση κατά την οποία

$$\sum_i \Omega_i^{\epsilon \xi} = 0,$$

η ποσότητα κίνησης παραμένει αμετάβλητη κατά την κρούση και επομένως οι παρορμήσεις των εσωτερικών δυνάμεων δεν μεταβάλλουν την ποσότητα κίνησης του συστήματος.

6.2.2 Το θεώρημα της συστροφής ενός συστήματος που υπόκειται σε κρουστικές δυνάμεις

Θεωρήσουμε ένα σύστημα n υλικών σημείων και παραστήσουμε την συνισταμένη παρόρμηση όλων των εξωτερικών δυνάμεων κρούσης που ενεργούν

σ' ένα σημείο Σ_i μάζας m_i με Ω_i^{ES} , ενώ την συνισταμένη όλων των εσωτερικών δυνάμεων κρούσης με Ω_i^{EO} . Τότε, με βάση την εξίσωση (6.6) προκύπτει

$$m_i(\mathbf{w}_i - \mathbf{u}_i) = \Omega_i^{ES} + \Omega_i^{EO} \quad (6.8)$$

Λαμβάνοντας τις ροπές των διανυσμάτων που εισέρχονται στην εξίσωση (6.8) προς τυχόν κέντρο O , ευρίσκουμε

$$\mathbf{r} \times m_i \mathbf{w}_i - \mathbf{r} \times m_i \mathbf{u}_i = \mathbf{r} \times \Omega_i^{ES} + \mathbf{r} \times \Omega_i^{EO} \quad (6.9)$$

Γράφοντας την (6.9) για όλα τα σημεία του σώματος καταλήγουμε στην έκφραση

$$\sum_i \mathbf{r} \times m_i \mathbf{w}_i - \sum_i \mathbf{r} \times m_i \mathbf{u}_i = \sum_i \mathbf{r} \times \Omega_i^{ES} + \sum_i \mathbf{r} \times \Omega_i^{EO} \quad (6.10)$$

το αριστερό μέλος της οποίας παριστάνει την συνολική συστροφή του συστήματος ως προς το κέντρο O στο τέλος και την αρχή της κρούσης, που συμβολίζουμε με G_1 και G_0 αντίστοιχα. Έχει όμως ήδη λεχθεί ότι το άθροισμα $\sum_i \Omega_i^{EO}$ είναι ίσο προς μηδέν, δεδομένου ότι αναφέρεται στην συνολική παρόρμηση των εσωτερικών δυνάμεων κρούσης. Επομένως η εξίσωση (6.10) παίρνει την διανυσματική έκφραση

$$G_1 - G_0 = \sum_i \mathbf{r} \times \Omega_i^{ES} \quad (6.11)$$

ΘΕΩΡΗΜΑ ΣΥΣΤΡΟΦΗΣ

ΑΠΟΔΕΙΞΗ

$\frac{dG}{dt} = \mathbf{r} \times \mathbf{F}$
 $\frac{dG}{dt} = \mathbf{r} \times \mathbf{F} dt$

με ισοδύναμες αναλυτικές εξισώσεις ως προς τους άξονες του τρισσορθογωνίου συστήματος συντεταγμένων τις

$$G_{1x} - G_{0x} = \sum_i (\mathbf{r} \times \Omega_i^{ES})_x$$

$$G_{1y} - G_{0y} = \sum_i (\mathbf{r} \times \Omega_i^{ES})_y$$

$$G_{1z} - G_{0z} = \sum_i (\mathbf{r} \times \Omega_i^{ES})_z$$

$F = m \cdot \gamma \Rightarrow$
 $F = m \frac{dv}{dt} \Rightarrow$
 $\int F \cdot dt = \int m \, dv \Rightarrow$
 $dL = m \, dv \Rightarrow$
 $\mathbf{r} \times d\mathbf{v} = \mathbf{r} \times m \, d\mathbf{v} \Rightarrow$
 $d\mathbf{L} = \mathbf{r} \times m \, d\mathbf{v} \Rightarrow$
 $d\mathbf{L} = \mathbf{r} \times d\mathbf{p}$

$dG = \mathbf{r} \times \mathbf{F} \cdot dt$
 $dG = \mathbf{r} \times d\mathbf{p}$
 (with notes: $\mathbf{r} \times d\mathbf{p}$ is the sum of the moments of the impulses)

Η διανυσματική εξίσωση (6.11) εξήχθη με βάση το γεγονός ότι κατά την διάρκεια του φαινομένου της κρούσης οι μετακινήσεις είναι μηδενικές και συνεπώς η διανυσματική ακτίνα \mathbf{r} θεωρείται αμετάβλητη. Εξ άλλου η εξίσωση αυτή είναι

$$\Rightarrow dG = \mathbf{r} \times \frac{d\mathbf{p}}{dt} \Rightarrow dG = \mathbf{r} \times d\mathbf{v}$$

ίδια με εκείνη που προκύπτει από το θεώρημα της συστροφής για τις συνήθεις δυνάμεις, δηλαδή

$$dG = \mathbf{r} \times \mathbf{P} dt = \mathbf{r} \times d\mathbf{L}. \quad (6.13)$$

Συμπεώς, μπορούμε να διατυπώσουμε το εξής συμπέρασμα: Κατά την διάρκεια της κρούσης η μεταβολή της συνολικής συστροφής ενός συστήματος ως προς τυχόν κέντρο είναι ίση προς το άθροισμα των ροπών των παρορμήσεων όλων των εξωτερικών δυνάμεων κρούσης που ενεργούν επί του συστήματος ως προς το ίδιο κέντρο.

Από την άλλη μεριά, μέσω των (6.11) και (6.12) προκύπτει ότι αν το άθροισμα των ροπών των παρορμήσεων όλων των εξωτερικών δυνάμεων κρούσης ως προς κέντρο ή άξονα είναι ίσο προς μηδέν, η συνολική συστροφή του συστήματος παραμένει σταθερή κατά την διάρκεια της κρούσης. Έτσι συνάγουμε ότι παρορμήσεις εσωτερικών δυνάμεων κρούσης δεν μπορούν να μεταβάλλουν την συστροφή του σώματος.

6.3 Συντελεστής Κρούσης

Ο συντελεστής κρούσης k , όπως και παραπάνω αναφέρθηκε, χαρακτηρίζει τις ελαστικές ή πλαστικές (ανελαστικές) ιδιότητες των συγκρουομένων δύο σωμάτων και είναι καθοριστικός του μέτρου της παρόρμησής τους, η οποία δεν εξαρτάται μόνο από τις μάζες και τις αρχικές ταχύτητες των σωμάτων (πριν την κρούση), αλλά και από τον ίδιο τον k . Ως παράδειγμα αναφέρουμε εδώ την πτώση από ένα ορισμένο ύψος μιάς ελαστικής σφαίρας πάνω σε οριζόντιο επίπεδο που παραμένει απαραμόρφωτο. Οι ταχύτητες των σημείων της σφαίρας που πέπτει με μεταβατική κίνηση, έστω ότι είναι, πριν την κρούση, u και κατά την κρούση μηδενικές. Κατά το στάδιο της σύνθλιψης η σφαίρα παραμορφώνεται και η αρχική κινητική ενέργεια είναι ίση προς $mu^2/2$, η οποία μετατρέπεται σε εσωτερική δυναμική ενέργεια παραμόρφωσης. Κατά το στάδιο της ανάπασης οι εσωτερικές ελαστικές δυνάμεις αποκαθιστούν το σχήμα και η εσωτερική δυναμική ενέργεια μετατρέπεται σε κινητική, ώστε στο τέλος και αυτού του σταδίου οι ταχύτητες των σημείων της σφαίρας γίνονται w ενώ η κινητική ενέργεια $mw^2/2$. Συμπεώς, υπάρχει μιά απώλεια ενέργειας ίση προς $mu^2/2 - mw^2/2$, η οποία αναλίσκεται σε ένα μέρος για την δημιουργία μικρής μόνιμης παραμόρφωσης και σε ένα υπόλοιπο για την ανάπτυξη θερμότητας. Επομένως πάντοτε

ισχύει $w < v$. Στην περίπτωση αυτή της ευθείας κρούσης, ο συντελεστής κρούσης κ καθορίζεται με την σχέση

$$\kappa = w/v.$$

$$v = \tau \alpha x \cdot \text{προστίθεται}$$

$$w = \tau \alpha x \cdot \text{δύναμη (6.14)}$$

Γενικότερα, τώρα όταν δύο σώματα συγκρούονται οι παρορμήσεις των δυνάμεων εξαρτώνται μόνο από την σχετική ταχύτητα των σωμάτων, δηλαδή την διαφορά $u_{1x} - u_{2x}$, όπου u_1 και u_2 παριστούν τις αντίστοιχες ταχύτητες πριν από την κρούση. Για τα δύο αυτά σώματα έχοντας υπ' όψη ότι πάντοτε ισχύει

$$u_{1x} > u_{2x}, \quad w_{1x} < w_{2x},$$

γράφουμε

$$\kappa = \left| \frac{w_{1x} - w_{2x}}{u_{1x} - u_{2x}} \right| = - \frac{w_{1x} - w_{2x}}{u_{1x} - u_{2x}} \rightarrow w_{1x} - w_{2x} = - (u_{1x} - u_{2x}). \quad (6.15)$$

Ο συντελεστής κ για διάφορα σώματα καθορίζεται πειραματικά και κυμαίνεται μεταξύ του 1 (για τέλεια ελαστική κρούση) και του 0 (για τέλεια πλαστική, άνελαστική κρούση).

6.4 Είδη Κρούσεων

Κατά την κρούση δύο σωμάτων διακρίνουμε τις εξής περιπτώσεις:

- Ο άξονας της αναπτυσσόμενης δύναμης κρούσης περνάει από το κέντρο μάζας και των δύο σωμάτων. Η κρούση στην περίπτωση αυτή καλείται κεντρική και ως προς τα δύο σώματα. Εφ' όσον ο άξονας διέρχεται από το κέντρο μάζας του ενός μόνον σώματος, τότε η κρούση καλείται κεντρική ως προς το ένα σώμα και έκκεντρη ως προς το άλλο. Τέλος, αν ο άξονας δεν διέρχεται από τα κέντρα μάζας των δύο σωμάτων ομιλούμε περί έκκεντρης κρούσης.
- Οι ταχύτητες αμφοτέρων των σωμάτων κατά την στιγμή της έναρξης της κρούσης διευθύνονται κάθετα προς το κοινό εφαπτόμενο επίπεδο των δύο σωμάτων. Η πρώτη στην περίπτωση αυτή καλείται ευθεία. Εφ' όσον η ταχύτητα μόνον του ενός σώματος διευθύνεται κάθετα προς το παραπάνω επίπεδο, η κρούση καλείται ευθεία ως προς το σώμα αυτό και λοξή ως προς το άλλο. Τέλος, αν ουδεμία ταχύτητα διευθύνεται κάθετα προς το εφαπτόμενο επίπεδο, η

κρούση καλεῖται γενικά λοξή.

γ) Κατὰ τὴν λοξή κρούση δὲν ἀναπτύσσεται εφαπτομενική συνιστώσα ἐπὶ τοῦ κοινού εφαπτόμενου επιπέδου, δηλαδή δὲν ἀναπτύσσεται τριβή. Συνεπώς, ἡ ἀναπτυσσόμενη δύναμη κρούσης διευθύνεται πρὸς τὸ κοινὸ εφαπτόμενο επίπεδο. Στὴν περίπτωση αὐτὴ ἡ κρούση καλεῖται λεῖα - λοξή, ἐνῶ στὴν ἀντίθετη ἀκριβῶς περίπτωση τραχειά - λοξή.

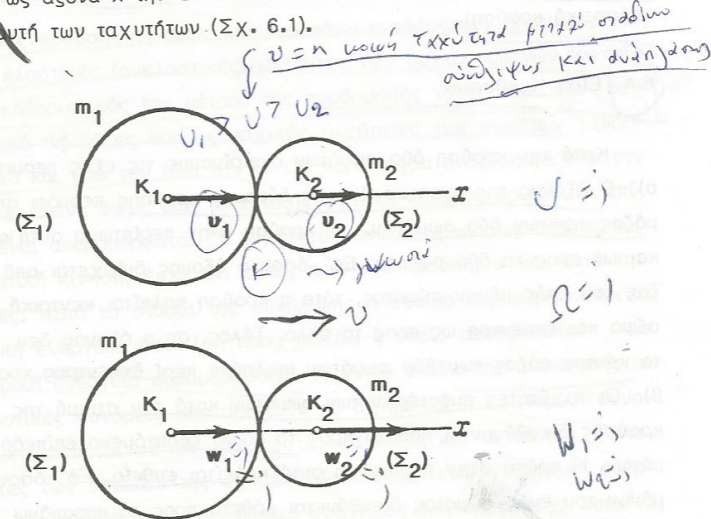
6.5 Κεντρική Ευθεία Κρούση Δύο Σωμάτων

Υποθέτουμε ὅτι δύο σώματα με μάζες m_1, m_2 ἔχουν μεταφορική κίνηση καὶ ὅτι συγκρούονται με κεντρική ευθεία κρούση ἔχοντας ἀρχικές καὶ τελικές ταχύτητες u_1, u_2 καὶ w_1, w_2 ἀντίστοιχα. Μετὰ τὸ τέλος τοῦ σταδίου τῆς συνθλιψῆς ὑπάρχει κοινὴ ταχύτητα που παριστάνεται με v . Ἔτσι, ὁ μηχανισμὸς τῆς κρούσης συντελεῖται ὡς ἐξῆς:

- a) Γιὰ νὰ γίνῃ ἡ σύγκρουση πρέπει $u_1 > u_2$ καὶ γιὰ νὰ γίνῃ διαχωρισμὸς πρέπει $w_1 \leq w_2$. Ὑπάρχει ὅμως ἓνα διάστημα μεταξύ συνθλιψῆς καὶ ἀνάπαλσης που ἡ ταχύτητα v εἶναι κοινὴ καὶ γιὰ τὰ δύο σώματα. Δεχόμεθα ὅτι εἶναι γνωστὰ τὰ $u_1, u_2, κ$ καὶ θέλουμε νὰ προσδιορίσουμε τὰ w_1, w_2 .
- b) Θεωρήσουμε ὡς ἄξονα x τὴν ευθεία τῶν κέντρων μάζας τῶν δύο σωμάτων με θετικὴ φορά αὐτὴ τῶν ταχυτήτων (σχ. 6.1).

⊙ Γιὰ νὰ γίνῃ κρούση:
 $u_1 > u_2$

⊙ Γιὰ νὰ γίνῃ διαχωρισμὸς:
 $w_1 \leq w_2$



Σχήμα 6.1: Ευθεία κεντρική κρούση δύο σφαιρικών μαζών.

Εφαρμόζοντας την αντίστοιχη αναλυτική εξίσωση της διανυσματικής εξίσωσης (6.8) και λαμβάνοντας υπ' όψη τα όσα ήδη έχουν εκτεθεί, καταλήγουμε στις σχέσεις

Επειδή $v > v_2 \Rightarrow v - v_2 < 0$
 πάνω στο m_1 δράει η αντίδραση του m_2

$$\left. \begin{aligned} m_1(u - v_1) &= \Omega, \\ m_2(u - v_2) &= -\Omega. \end{aligned} \right\} \begin{array}{l} \text{από } m_1 + m_2 \\ \text{για δράση - αντίδραση} \end{array} \quad (6.16)$$

$$\left. \begin{aligned} m_1(w_1 - v) &= \Omega, \\ m_2(w_2 - v) &= -\kappa\Omega. \end{aligned} \right\} \text{από } m_2 \quad (6.17)$$

Οι (6.16) ισχύουν για τα δύο σώματα στο τέλος του σταδίου της σύγκλιψης και οι (6.17) στο τέλος του σταδίου της ανάπαυσης. Επειδή $v_1 > v > v_2$ στην πρώτη των εξισώσεων (6.16) η παρόρμηση επάνω στο σώμα m_1 είναι αρνητική, πράγμα το οποίο σημαίνει ότι στο m_1 ενεργεί μόνο η αντίδραση του σώματος m_2 . Αντίθετα, στην δεύτερη των εξισώσεων (6.16) η παρόρμηση $-\Omega$ επάνω στο m_2 είναι θετική, αφού επί του m_2 ενεργεί η δράση του m_1 . Με τον συλλογισμό αυτόν και δεδομένου ότι $w_1 > v > w_2$, ανάλογες συνθήκες ισχύουν για τις εξισώσεις (6.17).

Από τις (6.16) και (6.17), μετά την εκτέλεση απλών αλγεβρικών πράξεων, ευρίσκουμε

$$\Omega = \frac{m_1 m_2}{m_1 + m_2} (v_2 - v_1), \quad v = \frac{m_1 v_1 + m_2 v_2}{m_1 + m_2}, \quad (6.18)$$

$$w_1 = \frac{(m_1 - \kappa m_2)v_1 + (1 + \kappa)m_2 v_2}{m_1 + m_2}, \quad w_2 = \frac{(m_2 - \kappa m_1)v_2 + (1 + \kappa)m_1 v_1}{m_1 + m_2}. \quad (6.19)$$

Για τις ακραίες περιπτώσεις τέλει ελαστικής κρούσης ($\kappa = 1$) και τέλει πλαστικής κρούσης ($\kappa = 0$), οι εξισώσεις (6.19) παρέχουν αντίστοιχα:

$$w_1 = \frac{(m_1 - m_2)v_1 + 2m_2 v_2}{m_1 + m_2}, \quad w_2 = \frac{(m_2 - m_1)v_2 + 2m_1 v_1}{m_1 + m_2}, \quad (6.20)$$

$$w_1 = w_2 = v = \frac{m_1 v_1 + m_2 v_2}{m_1 + m_2}. \quad (6.21)$$

Τους τύπους (6.18) και (6.19) μπορούμε να εξάγουμε και με τον εξής

διαφορετικό τρόπο.

Αν θεωρήσουμε τα δύο σώματα ως ένα μοναδικό σύστημα, οι δυνάμεις κρούσης θα είναι εσωτερικές και συνεπώς η εξίσωση (6.8) παρέχει

$$m_1 w_1 + m_2 w_2 = m_1 u_1 + m_2 u_2 . \quad (6.22)$$

Από την άλλη μεριά, η (6.15) καταλήγει στην

$$k = \frac{|w_1 - w_2|}{|u_1 - u_2|} = \frac{w_1 - w_2}{u_1 - u_2} = -\frac{w_1 - w_2}{u_1 - u_2} = -\kappa(u_1 - u_2) . \quad (6.23)$$

$w_1 < w_2$ $u_1 > u_2$

Λύνοντας το σύστημα των δύο τελευταίων εξισώσεων επανευρίσκουμε τις εκφράσεις των w_1, w_2 . Εξ άλλου, μέσω της (6.8), παίρνουμε

$$\Omega_1 = m_1(w_1 - \dot{u}_1) , \quad \Omega_2 = -\Omega_1 , \quad (6.24)$$

στις οποίες Ω_1 και Ω_2 παριστάνουν τις συνολικές παρορμήσεις των δύο σωμάτων m_1 και m_2 αντίστοιχα. Προσθέτοντας τώρα κατά μέλη τις (6.16) και (6.17) και κάνοντας χρήση της (6.23) υπολογίζουμε

$$\Omega_1 = \Omega(1+\kappa) = m_1(w_1 - u_1) , \quad \Omega_2 = -\Omega(1+\kappa) = m_2(w_2 - u_2) = -m_1(w_1 - u_1) . \quad (6.25)$$

Από τις δύο τελευταίες εξισώσεις προκύπτει η Ω όπως ακριβώς στους τύπους (6.18). Για $\kappa = 0$, δηλαδή για τέλεια πλαστική κρούση, η συνολική παρόρμηση υπολογίζεται

$$\Omega_1 = -\Omega_2 = \frac{m_1 m_2 (u_2 - u_1)}{m_1 + m_2} , \quad (6.26)$$

ενώ για $\kappa = 1$, δηλαδή για τέλεια ελαστική κρούση, υπολογίζεται

$$\Omega_1 = -\Omega_2 = \frac{2m_1 m_2 (u_2 - u_1)}{m_1 + m_2} . \quad (6.27)$$

Καταλήγουμε λοιπόν στο συμπέρασμα ότι στην τέλεια ελαστική κρούση δύο σωμάτων η συνολική παρόρμηση είναι διπλάσια της αντίστοιχης στην τέλεια πλαστική κρούση.

9/5/11 / O. Carnot

6.6 Απώλεια Κινητικής Ενέργειας στην Τέλεια Πλαστική (Ανελαστική) Κρούση

Στην τέλεια πλαστική κρούση δύο σωμάτων μαζών m_1, m_2 επέρχεται μείωση της κινητικής ενέργειας. Υποθέτουμε ότι η κρούση είναι ευθεία κεντρική και ότι τα δύο συγκρουόμενα σώματα έχουν μεταφορική κίνηση με ταχύτητες u_1, u_2 αντίστοιχα. Έστω τώρα v η κοινή ταχύτητα στο τέλος του σταδίου σύνθλιψης. Η αρχική κινητική ενέργεια είναι

$$K_0 = \frac{m_1 u_1^2 + m_2 u_2^2}{2}, \quad (6.28)$$

ενώ στο τέλος της σύνθλιψης είναι

$$K_1 = \frac{(m_1 + m_2)v^2}{2} = \frac{m_1 v + m_2 v}{2} \quad (6.29)$$

Δι' αφαιρέσεως κατά μέλη των δύο τελευταίων εξισώσεων υπολογίζουμε την απώλεια ΔK , δηλαδή

$$\Delta K = K_0 - K_1 = \frac{m_1(u_1^2 - v^2) + m_2(u_2^2 - v^2)}{2}, \quad (6.30)$$

$v = \frac{m_1 u_1 + m_2 u_2}{m_1 + m_2}$

η οποία, μέσω των (6.18) παίρνει την μορφή

$$\Delta K = K_0 - K_1 = \frac{m_1(u_1 - v)^2 + m_2(u_2 - v)^2}{2}. \quad (6.31)$$

O. Carnot

Οι διαφορές $u_1 - v$ και $u_2 - v$ παρέχουν τις ταχύτητες καθενός σώματος ως αποτέλεσμα της κρούσης. Με βάση την εξίσωση (6.31) μπορούμε να διατυπώσουμε το θεώρημα του Gagnot, δηλαδή: Η απώλεια της κινητικής ενέργειας συστήματος σωμάτων σε μιά τέλεια ανελαστική κρούση ισούται με την κινητική ενέργεια του συστήματος που θα είχε αν τα σώματα εκινούντο με τις απωλεσθείσες ταχύτητες.

Γιά $\kappa = 1$, δηλαδή στην τέλεια ελαστική κρούση, προκύπτει

$$\Delta K = K_0 - K_1 = \frac{m_1(u_1 - w_1)^2 + m_2(u_2 - w_2)^2}{2}. \quad (6.32)$$

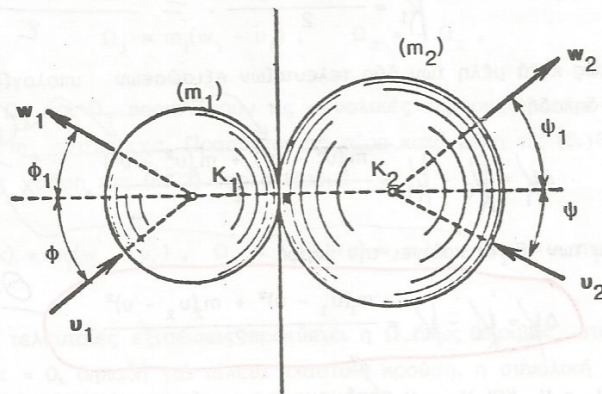
ενώ για $0 < \kappa < 1$, δηλαδή στην ημιελαστική κρούση, προκύπτει

$$\Delta L = L_0 - L_1 = \frac{1 - \kappa}{1 + \kappa} \frac{m_1(u_1 - w_1)^2 + m_2(u_2 - w_2)^2}{2}. \quad (6.33)$$

Συνεπώς, για $\kappa = 1$ η συνολική κινητική ενέργεια επανέρχεται τελικά στην αρχική τιμή, ενώ για $\kappa = 0$ η απωλεσθείσα κατά την σύθλιψη κινητική ενέργεια δεν ανακτάται. Η ποσότητα κίνησης του συστήματος των δύο σωμάτων σε κάθε περίπτωση παραμένει αναλλοίωτη, γιατί οι αναπτυχθείσες κατά την κρούση δυνάμεις είναι εσωτερικές.

6.7 Κεντρική Λοξή Απόλυτα - Λεία Κρούση

Στην περίπτωση αυτή δεν αναπτύσσεται συνιστώσα της παρόρμησης επί του κοινού εφαπτομένου επιπέδου (Σχ. 6.2) και οι εφαπτομενικές συνιστώσες των ποσοτήτων κίνησης παραμένουν αμετάβλητες.



Σχήμα 6.2: Κεντρική λοξή απόλυτα - λεία κρούση δύο σφαιρικών σωμάτων.

Αναφερόμενοι στο σχήμα 6.2 ευρίσκουμε

$$m_1 w_1 \sin \phi_1 = m_1 u_1 \sin \phi, \quad m_2 w_2 \sin \psi_1 = m_2 u_2 \sin \psi, \quad (6.34)$$

όπου ϕ , ψ και ϕ_1 , ψ_1 παριστάνουν τις γωνίες πρόσπτωσης και ανάπασης αντίστοιχα.

Αντίθετα, οι κάθετες συνιστώσες των ποσοτήτων κίνησης μεταβάλλονται όπως στην κεντρική ευθεία κρούση και επομένως, βάσει των (6.19), υπολογίζουμε

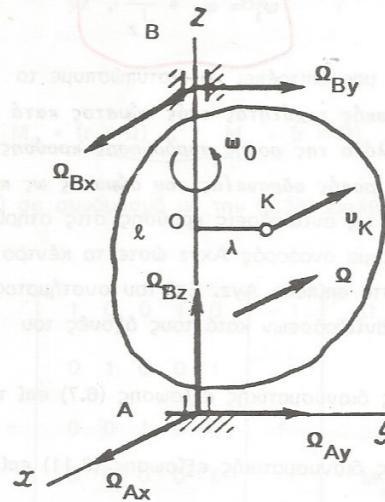
$$w_1 \cos\phi_1 = \frac{(m_1 - \kappa m_2)u_1 \cos\phi + (1 + \kappa)m_2 u_2 \cos\psi}{m_1 + m_2},$$

$$w_2 \cos\psi_1 = \frac{(m_2 - \kappa m_1)u_2 \cos\psi + (1 + \kappa)m_1 u_1 \cos\phi}{m_1 + m_2}. \quad (6.35)$$

Ο συνδυασμός των τελευταίων εξισώσεων με τις (6.34) καταλήγει στον καθορισμό των μεγεθών ϕ_1 , ψ_1 και w_1 , w_2 .

6.8 Κρούση με Περιστρεφόμενο Σώμα. - Κέντρο Κρούσης

Θεωρήσουμε περιστρεφόμενο στερεό με αρχική γωνιακή ταχύτητα ω_0 περί τον άξονα z (Σχ. 6.3) και έστω ότι σε κάποια χρονική στιγμή εφαρμόζεται επ' αυτού παρόρμηση κρούσης Ω με αποτέλεσμα την αλλαγή της γωνιακής ταχύτητάς του από ω_0 σε ω_1 .



Σχήμα 6.3: Κρούση περιστρεφόμενου στερεού.

Με βάση τις εξισώσεις (6.11) και (6.12) προκύπτει

$$(G_1)_z - (G_0)_z = \sum_i (r \times \Omega_i^{E.S.})_z, \quad (6.36)$$

όπου το δεύτερο μέλος παριστάνει την ροπή των εξωτερικών παρορμήσεων προς τον άξονα z . Εξωτερικές παρορμήσεις εδώ είναι η προαναφερθείσα Ω , καθώς επίσης και οι παρορμήσεις των αντιδράσεων Ω_B και Ω_A , των οποίων οι ροπές προς z είναι μηδενικές. Γνωρίζουμε όμως ότι

$$(G_1)_z = J_z \omega_1, \quad (G_0)_z = J_z \omega_0, \quad (6.37)$$

στις οποίες J_z παριστάνει την ροπή αδρανείας του σώματος ως προς τον άξονα z . Επομένως, η εξίσωση (6.36) μετασχηματίζεται στην

$$J_z (\omega_1 - \omega_0) = (r \times \Omega)_z = M_z, \quad (6.38)$$

από την οποία ευρίσκουμε

$$\omega_1 = \omega_0 + \frac{M_z}{J_z}. \quad (6.39)$$

Η τελευταία έκφραση μας επιτρέπει να διατυπώσουμε το συμπέρασμα ότι:
Η μεταβολή της γωνιακής ταχύτητας ενός σώματος κατά το διάστημα της κρούσης ισούται με τον λόγο της ροπής παρόρμησης-κρούσης ως προς τον άξονα περιστροφής διά της ροπής αδρανείας του σώματος ως προς τον ίδιο άξονα.
 Για να υπολογίσουμε τις αντιδράσεις κρούσης στις στηρίξεις A και B (Σχ. 6.3) φέρουμε το σύστημα αναφοράς $Axyz$ ώστε το κέντρο βάρους K του σώματος να κείται πάνω στο επίπεδο Ayz . Επί του συστήματος αυτού αναφέρουμε τις συνιστώσες των αντιδράσεων κατά τους άξονές του και αναγράφουμε τις εξής εξισώσεις:

- Τις προβολές της διανυσματικής εξίσωσης (6.7) επί των τριών αξόνων του συστήματος,
- Τις προβολές της διανυσματικής εξίσωσης (6.11) επί των αξόνων Ax και Ay , και
- Την εξίσωση (6.38).

Εξ άλλου, κατά το χρονικό διάστημα της κρούσης το σώμα δεν υφίσταται, όπως είναι γνωστό, μετακινήσεις και επομένως τα διανύσματα v_K και w_K του κέντρου μάζας είναι παράλληλα προς τον Ax , δηλαδή

$$J_{0x} = -m v_K = -m l \omega_0, \quad J_{1x} = -m l \omega_1, \quad J_y = J_z = 0. \quad (6.40)$$

όπου λ είναι η απόσταση του Κ από τον Oz και m η συνολική μάζα του σώματος. Με βάση τις ήδη γνωστές σχέσεις

$$G_x = -J_x \omega, \quad G_y = -J_{yz} \omega, \quad (6.41)$$

και τις προβολές (a), (b) καταστρώνουμε τις εξής αναλυτικές εξισώσεις:

$$\begin{aligned} -m\lambda(\omega_1 - \omega_0) &= \Omega_{Ax} + \Omega_{Bx} + \Omega_x, \\ \Omega_{Ay} + \Omega_{By} + \Omega_y &= 0, \\ \Omega_{Az} + \Omega_z &= 0, \\ -J_{xz}(\omega_1 - \omega_0) &= -\Omega_{By} \ell + M_x, \\ -J_{yz}(\omega_1 - \omega_0) &= \Omega_{Bx} \ell + M_y, \end{aligned} \quad (6.42)$$

στις οποίες

$$M_x = (\mathbf{r} \times \boldsymbol{\Omega})_x, \quad M_y = (\mathbf{r} \times \boldsymbol{\Omega})_y. \quad (6.43)$$

Από τις (6.42), (6.43) σε συνδυασμό με την (6.38) επιλύουμε το σύστημα (6.42) και ευρίσκουμε

$$\begin{bmatrix} \Omega_{Ax} \\ \Omega_{Ay} \\ \Omega_{Az} \\ \Omega_{Bx} \\ \Omega_{By} \end{bmatrix} = - \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -\ell \\ 0 & 0 & 0 & \ell & 0 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} \Omega_x + m\lambda M_z/J_z \\ \Omega_y \\ \Omega_z \\ M_x + J_{xz} M_z/J_z \\ M_y + J_{yz} M_z/J_z \end{bmatrix}. \quad (6.44)$$

Δεδομένου ότι οι αντιδράσεις που αναπτύσσονται στο σώμα προκαλούν καταστροφές των στηριγμάτων, απαιτούμε πολλές φορές τον μηδενισμό τους. Η απαίτηση αυτή οδηγεί στην αναζήτηση συνθηκών κάτω από τις οποίες να ικανοποιούνται οι εξισώσεις (6.42) με την υπόθεση

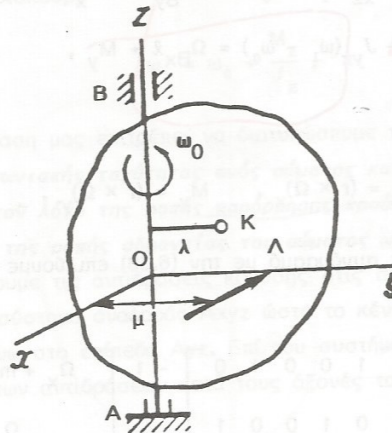
$$\Omega_A = \Omega_B = 0, \quad (6.45)$$

Εισάγοντας τις (6.45) στην εξίσωση πινάκων (6.44) εύκολα υπολογίζουμε ότι στην προκειμένη περίπτωση πρέπει

$$\Omega_y = \Omega_z = 0, \quad (6.46)$$

δηλαδή ότι το διάνυσμα της παρόρμησης Ω είναι κάθετο στο επίπεδο Ayz . Από την άλλη μεριά, επειδή $\Omega_A = \Omega_B$ η μορφή του συστήματος (6.42) δεν εξαρτάται από την θέση της αρχής του συστήματος συντεταγμένων επί του Oz και επομένως, μπορούμε για απλοποίηση να καθορίσουμε το επίπεδο Oxy έτσι ώστε πάνω σ' αυτό να κείται το διάνυσμα Ω , οπότε τότε θα είναι (Σχ. 6.4)

$$M_x = M_y = 0 \quad (6.47)$$



Σχήμα 6.4: Κρούση στερεού με διάνυσμα παρόρμησης κάθετο στο επίπεδο yOz .

Επί πλέον πρέπει το επίπεδο Oxy να διέρχεται από το σημείο O ως προς το οποίο ο άξονας Oz να είναι κύριος άξονας αδρανείας ($J_{xz} = J_{yz} = 0$). Αν το Oxy είναι επίπεδο συμμετρίας τότε ισχύει η παραπάνω συνθήκη και τελικά προκύπτει

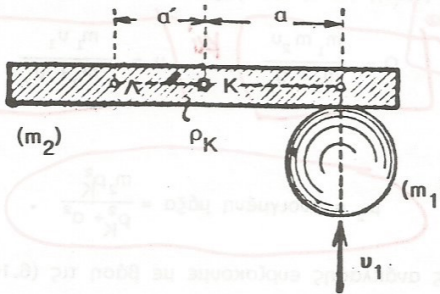
$$\Omega_x = -\Omega = -m\lambda \frac{M_z}{J_z} = -m\lambda\Omega \frac{\mu}{J_z} \rightarrow \mu = \frac{J_z}{m\lambda}, \quad (6.48)$$

όπου μ είναι η απόσταση της Ω από τον άξονα Ox (Σχ. 6.4). Τελικά συμπεραίνουμε ότι για να μηδενισθούν οι αντιδράσεις πρέπει η παρόρμηση κρούσης Ω να κείται στο επίπεδο Oxy , κάθετο στον άξονα z , διερχόμενο από το O ως προς το οποίο ο άξονας z να είναι κύριος άξονας αδρανείας. Επίσης πρέπει η κρούση να διευθύνεται κάθετα προς το επίπεδο του άξονα περιστροφής z και του κέντρου μάζας K του σώματος. Τέλος, η παρόρμηση κρούσης πρέπει να εφαρμοσθεί σε απόσταση $\mu = J_z / m\lambda$ από τον άξονα και προς την ίδια πλευρά του K ως προς τον άξονα.

Το σημείο Λ από το οποίο αν περάσει η παρόρμηση δεν θα αναπτυχθούν αντιδράσεις κρούσης στα στηρίγματα καλείται **κέντρο κρούσης**. Ας σημειωθεί εδώ ότι με βάση την σχέση (6.48) συμπεραίνουμε ότι το κέντρο κρούσης συμπίπτει με το κέντρο αιώρησης του απλού εκκρεμούς. Συνεπώς, όπως έχει ήδη δείχθει, $\mu > \lambda$, δηλαδή η απόσταση του άξονα από το κέντρο κρούσης είναι μεγαλύτερη από την αντίστοιχη απόσταση του κέντρου μάζας. Αν ο άξονας περιστροφής περάσει από το κέντρο μάζας K , τότε είναι $\lambda = 0$ και $\mu = \infty$. Στην περίπτωση αυτή το κέντρο κρούσης ευρίσκεται στο άπειρο και κάθε κρούση θα μεταφέρεται στον άξονα.

6.9 Έκκεντρη Κρούση

Η περίπτωση της έκκεντρης κρούσης εμφανίζεται όταν π.χ. υλικό σημείο μάζας m_1 και ταχύτητας v_1 κρούει στερεό που ηρεμεί ($v_2 = 0$) και έχει μάζα m_2 και κέντρο μάζας K έτσι ώστε το επίπεδο Kv_1 να είναι επίπεδο συμμετρίας του κεντρικού ελλειψοειδούς αδρανείας του σώματος (Σχ. 6.5).



Σχήμα 6.5: Έκκεντρη κρούση δύο σωμάτων.

Τότε το σώμα θα κινηθεί στο επίπεδο Ku_1 . Αναλύουμε την παρόρμηση Ω σε μία ομόρροπη και ίση που να διέρχεται από το κέντρο μάζας K και σε ένα ζεύγος με ροπή $a \times \Omega = b_0 a \Omega$, όπου b_0 είναι μοναδιαίο διάνυσμα κάθετο στο επίπεδο Ku_1 . Το κέντρο μάζας του σώματος κατά το τέλος της σύγκλισης αποκτά ταχύτητα u_K , η οποία σύμφωνα με τις σχέσεις (6.16), (6.17) είναι

$$u_K = \frac{\Omega}{m_2} \quad (1) \quad (6.49)$$

Λόγω τώρα της ροπής το κέντρο μάζας K αποκτά γωνιακή ταχύτητα $\omega = \omega b_0$, το μέτρο της οποίας, βάσει της σχέσης (6.11), είναι ίσο προς

$$\omega = \frac{\Omega a}{J_K} = \frac{\Omega a}{m_2 \rho_K^2} \quad (2) \quad (6.50)$$

Στο τέλος της σύγκλισης η κοινή ταχύτητα u στο σημείο κρούσης θα έχει τιμή

$$u = u_K + a\omega = \frac{\Omega(\rho_K^2 + a^2)}{m_2 \rho_K^2} \quad (3) \quad (6.51)$$

και

$$\frac{u}{\omega} = \frac{\rho_K^2 + a^2}{a} \quad (3') \quad (6.52)$$

Με βάση τις εξισώσεις (6.16), (6.17) για το σώμα m_1 είναι

$$m_1(u - u_1) = -\Omega \cdot (4) \quad (6.53)$$

Από τις σχέσεις (6.51), (6.53) καθορίζονται τα Ω και u ως εξής:

$$\frac{(3), (4)}{\Rightarrow} \quad \Omega = \frac{m_1 m_2 u}{m_1 + \mu_2}, \quad \text{και} \quad u = \frac{m_1 u_1}{m_1 + \mu_2} \quad (5) \quad (6.54)$$

στις οποίες

$$\mu_2 = \text{ανοιγμένη μάζα} = \frac{m_2 \rho_K^2}{\rho_K^2 + a^2} \quad (6.55)$$

Για το στάδιο της ανάπλασης ευρίσκουμε με βάση τις (6.16), (6.17):

$$w_1 = \frac{m_1 - \kappa m_2}{m_1 + \mu_2} u_1, \quad w_2 = \frac{(1 + \kappa)m_1}{m_1 + \mu_2} u_1 \quad (6.56)$$

$$κΩ = μ_2(w_2 - u) = μ_1(u - w_1),$$

6

όπου κ είναι ο συντελεστής κρούσης. Για το κέντρο κρούσης Λ, δηλαδή το έγχος του στιγμιαίου άξονα περιστροφής (Σχ. 6.5) θα είναι

$$\textcircled{7} \quad \begin{matrix} r \\ (a + a')\omega = u, \end{matrix} \quad \begin{matrix} aa' = \rho_K^2. \end{matrix} \quad (6.57)$$

Από τα παραπάνω προκύπτει ότι η απόσταση του κέντρου κρούσης από το κέντρο μάζας είναι η ίδια με την απόσταση του κέντρου αιώρησης στο φυσικό εκκρεμές. Σημειώνουμε εδώ ότι αν η κρούση είναι έκκεντρη και γιά το σώμα που κρούει, τότε θα εισαχθεί και η αντίστοιχη ανοιγμένη μάζα $μ_1$ οπότε το πρόβλημα θα αναχθεί σε πρόβλημα κεντρικής κρούσης με μάζες $μ_1, μ_2$.

μκ'ι

$$\begin{aligned} \textcircled{3'} &\Rightarrow \frac{u}{\omega} = \frac{\rho_K^2 + a^2}{a} \\ \textcircled{7} &\Rightarrow \frac{u}{\omega} = a + a' \end{aligned} \quad \Rightarrow \quad a + a' = \frac{\rho_K^2 + a^2}{a} \Rightarrow$$

$$a(a + a') = \rho_K^2 + a^2 \Rightarrow$$

$$\cancel{a} + a a' = \rho_K^2 + \cancel{a^2} \Rightarrow$$

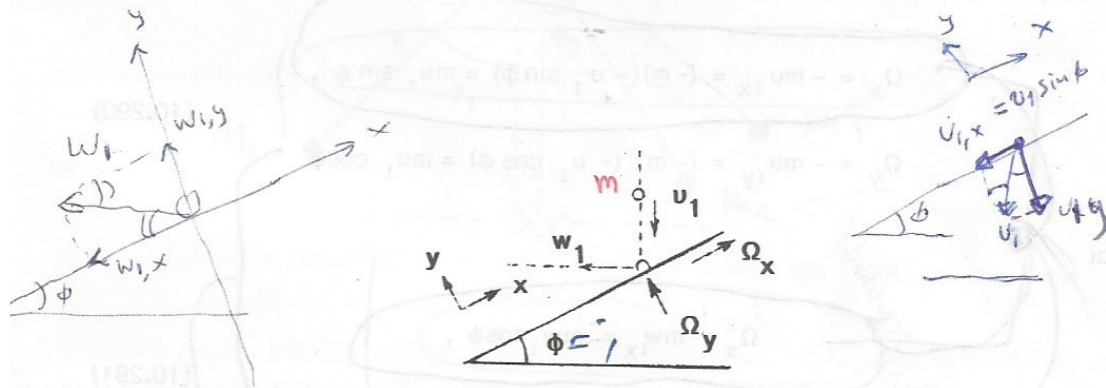
$$aa' = \rho_K^2$$

ΑΣΚΗΣΕΙΣ ΣΕ ΚΡΟΥΣΕΙΣ

18/5/07

6. ΚΡΟΥΣΗ

Εφαρμογή 6.1: Μικρή σφαίρα μάζης m πέφτει κατακόρυφως και συναντά κεκλιμένο επίπεδο (Σχ. 10.58). Αν ο συντελεστής κρούσης είναι κ κάθετα προς το επίπεδο, ζητείται η γωνία κλίσης του επιπέδου ούτως ώστε η σφαίρα μετά την κρούση να κινηθεί οριζόντια.



Σχήμα 10.58: Κρούση σφαίρας επί κεκλιμένου επιπέδου

Λύση: Κατά την κρούση καλούμε $\mathbf{u}_1 = (u_{1x}, u_{1y})$ και $\mathbf{w}_1 = (w_{1x}, w_{1y})$ την ταχύτητα της σφαίρας m προ και ολίγον μετά την κρούση αντίστοιχα, ενώ με $\mathbf{\Omega} = (\Omega_x, \Omega_y)$ το διάνυσμα της παρόρμησης κατά το στάδιο της συμπίεσης (Σχ. 10.58). Από την άλλη μεριά, οι ταχύτητες του δευτέρου σώματος, δηλαδή του κεκλιμένου επιπέδου, πριν και ολίγον μετά την κρούση αντίστοιχα, είναι

$\mathbf{u}_2 = (0, 0)$ και $\mathbf{w}_2 = (0, 0)$. Ας είναι τέλος $\mathbf{u} = (u_x, u_y)$ το κοινό διάνυσμα της ταχύτητας σφαίρας - επιπέδου κατά το τέλος της συμπίεσης. Η διανυσματική εξίσωση (6.6) γράφεται υπό αναλυτική μορφή ως εξής:

I. Στάδιο συμπίεσης:

$$m_1(v - u_1) = \Omega$$

$$m_2(v - u_2) = -\Omega$$

$$\text{Άξονας } x: \Omega_x = m(u_x - u_{1x}), \quad (10.288)$$

$$\text{Άξονας } y: \Omega_y = m(u_y - u_{1y}).$$

II. Στάδιο ανάπασης:

$$m_1(w_1 - v) = \Omega$$

$$m_2(w_2 - v) = -\kappa\Omega$$

$$\text{Άξονας } x: \Omega_x = m(w_{1x} - u_x), \quad (10.289)$$

$$\text{Άξονας } y: \kappa\Omega_y = m(w_{1y} - u_y).$$

Δεδομένου ότι $\mathbf{v} = \mathbf{0}$ και λαμβανομένου υπ' όψη του σχήματος 10.58, οι εξισώσεις (10.288) και (10.289) γράφονται αντίστοιχα:

$$\Omega_x = -m u_{1x} = (-m)(-u_1 \sin \phi) = m u_1 \sin \phi, \quad (10.290)$$

$$\Omega_y = -m u_{1y} = (-m)(-u_1 \cos \phi) = m u_1 \cos \phi$$

και

$$\Omega_x = m w_{1x} = -m w_1 \cos \phi, \quad (10.291)$$

$$\kappa\Omega_y = m w_{1y} = m w_1 \sin \phi$$

Από τις δύο πρώτες των εξισώσεων (10.290) και (10.291) παίρνουμε

$$1 = \frac{u_1}{w_1} \tan \phi, \quad \rightarrow \tan \phi = \frac{w_1}{u_1} \quad (10.292)$$

ενώ από τις δύο τελευταίες των (10.290) και (10.291)

$$\kappa = \frac{w_1}{u_1} \tan \phi. \quad \rightarrow \kappa = \tan^2 \phi \quad (10.293)$$

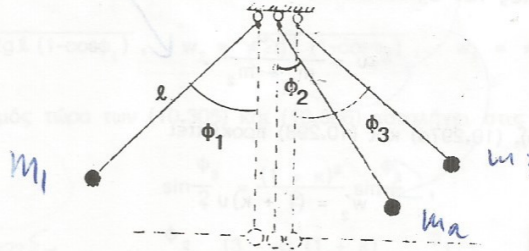
Συνεπώς υπολογίζουμε

$$\tan\phi = \sqrt{\kappa} \quad (10.294)$$

και

$$w_1 = v_1 \tan\phi = \sqrt{\kappa} v_1. \quad (10.295)$$

Εφαρμογή 6.2: Τρεις σφαίρες μαζών m_1 , m_2 , m_3 είναι ανηρτημένες με αβαρή κατακόρυφα νήματα και ισορροπούν εν επαφή όπως φαίνεται στο σχήμα 10.59. Η σφαίρα m_1 εκτρέπεται κατά γωνία ϕ_1 και αφήνεται ελεύθερη. Ζητούνται οι γωνίες εκτροπής ϕ_2 και ϕ_3 των άλλων σφαιρών, όταν ο συντελεστής κρούσης είναι κ . Εφαρμογή για $m_1 = 2m_2 = 6m_3$.



Σχήμα 10.59: Σύστημα τριών σφαιρών εν επαφή.

Λύση: Πρόκειται περί κεντρικής ευθείας κρούσης επί του άξονος xx (Σχ. 10.59) τριών σωμάτων. Καλούμε με v_1 , v_2 , v_3 τις τρεις ταχύτητες των μαζών προ της κρούσης και w_1 , w_2 , w_3 τα αντίστοιχα μεγέθη μετά την κρούση. Ας είναι επίσης Ω η παρόρμηση στο τέλος της συμπύεσης της κρούσης των δύο πρώτων σφαιρών και u η κοινή τους ταχύτητα. Θεωρήσουμε τις δύο πρώτες μάζες m_1 και m_2 . Αν καλέσουμε με w_1 και w_2' τις ταχύτητες αυτών μετά την κρούση, βάσει των εξισώσεων (6.16) και (6.17) μπορούμε να γράψουμε:

$$\begin{aligned} m_1(v - v_1) &= \Omega, \\ m_2(v - v_2) &= -\Omega, \end{aligned} \quad (10.296)$$

$$m_1 (w_1 - u) = \kappa \Omega ,$$

$$m_2 (w_2' - u) = -\kappa \Omega ,$$

όπου κ παριστάνει τον συντελεστή κρούσης. Σημειώνοντας ότι $u_2 = 0$, οι παραπάνω εξισώσεις παίρνουν την μορφή:

$$m_1 (u - v_1) = \Omega , \quad (10.297a)$$

$$m_2 u = -\Omega , \quad (10.297b)$$

$$m_1 (w_1 - u) = \kappa \Omega , \quad (10.297c)$$

$$m_2 (w_2' - u) = -\kappa \Omega . \quad (10.297d)$$

Από τις δύο πρώτες των εξισώσεων αυτών ευρίσκουμε

$$u = \frac{m_1 v_1}{m_1 + m_2} . \quad (10.298)$$

Από τις (10.297b), (10.297d) και (10.298) προκύπτει

$$w_2' = (1 + \kappa) u , \quad (10.299)$$

ενώ από τις ίδιες εξισώσεις σε συνδυασμό με την (10.298) προκύπτει επίσης

$$w_2' = (1 + \kappa) \frac{m_1 v_1}{m_1 + m_2} . \quad (10.300)$$

Θεωρούμε τώρα τις δύο επόμενες σφαίρες με μάζες m_2 και m_3 , με ταχύτητες πριν την κρούση w_2' , v_3 , ταχύτητες μετά την κρούση w_2 , w_3 και κοινή ταχύτητα κατά το τέλος της σύλληψης (σημείο u'). Λαμβανομένου υπ' όψη ότι $v_3 = 0$, ότι η w_2' δίνεται συναρτήσει της v_1 ή v_1 μέσω των τύπων (10.299) και (10.300) και ακολουθώντας τελείως ανάλογη προς την παραπάνω πορεία επίλυσης, ευρίσκουμε:

$$u' = \frac{m_2 w_2'}{m_2 + m_3} , \quad (10.301)$$

$$w_3 = (1 + \kappa) \frac{m_2 w_2'}{m_2 + m_3} = (1 + \kappa)^2 \frac{m_1 m_2}{(m_1 + m_2)(m_2 + m_3)} v_1 . \quad (10.302)$$

Από τις εξισώσεις (10.297a) και (10.297c) έχουμε

$$w_1 = (1 + \kappa)u - \kappa u_1, \quad (10.303)$$

ενώ για την δεύτερη κρούση αντίστοιχα

$$w_2 = (1 + \kappa)u' - \kappa w' = \frac{m_1}{m_1 + m_2} \frac{m_2 - \kappa m_3}{m_2 + m_3} (1 + \kappa)u_1. \quad (10.304)$$

Με βάση τώρα την συνθήκη $m_1 = 2m_2 = 6m_3$ οι εξισώσεις (10.302) και (10.304) παρέχουν

$$w_3 = (1 + \kappa)^2 \frac{u_1}{2}, \quad w_2 = \frac{(3 - \kappa)(1 + \kappa)}{6} u_1. \quad (10.305)$$

Είναι όμως από το σχήμα 10.59

$$u_1 = \sqrt{2gl(1 - \cos\phi_1)}, \quad w_2 = \sqrt{2gl(1 - \cos\phi_2)}, \quad w_3 = \sqrt{2gl(1 - \cos\phi_3)}. \quad (10.306)$$

Ο συνδυασμός τώρα των (10.305) και (10.306) καταλήγει στις εκφράσεις

$$\begin{aligned} \sin \frac{\phi_3}{2} &= \frac{(1 + \kappa)^2}{2} \sin \frac{\phi_1}{2}, \\ \sin \frac{\phi_2}{2} &= \frac{(3 - \kappa)(1 + \kappa)}{6} \sin \frac{\phi_1}{2}. \end{aligned} \quad (10.307)$$

Εφαρμογή 6.3: Ράβδος μήκους l και μάζης m κινείται παράλληλα προς εαυτή με σταθερή ταχύτητα u_0 , της οποίας το διάνυσμα σχηματίζει γωνία ϕ με τον άξονά της (Σχ. 10.60). Κατά την κίνηση η ράβδος συναντά μικρό εμπόδιο σε απόσταση $(l/4)$ από το κέντρο βάρους της. Ζητούνται τα μεγέθη κίνησης της ράβδου-ευθύς μετά την κρούση και η παρόρμηση του εμποδίου. Η κρούση θεωρείται ανελαστική και ανευ ολισθήσεως.

Λύση: Πρόκειται περί έκκεντρης κρούσης. Θεωρούμε το τρισσορθογώνιο σύστημα αξόνων Oxyz του σχήματος 10.60 και έστω Ω η συνολική παρόρμηση του εμποδίου και w η ταχύτητα του κέντρου βάρους της ράβδου μετά την κρούση.

Το θεώρημα μεταβολής της ορμής για όλο το φαινόμενο της κρούσης, που δίνεται από τον τύπο (6.6), γράφεται

$w_x = \frac{\Omega x}{m} + v_0 \cos \phi$ (1) $\Rightarrow w_x = v_0 \cos \phi$
 $w_y = \frac{\Omega y}{m} + v_0 \sin \phi$ (2) $\Rightarrow w_y = -\frac{\Omega}{m} + v_0 \sin \phi$

Από την (10.308) παίρνουμε
 $w = \frac{\Omega}{m} + v_0 = -\frac{\Omega}{m} j + v_0$ (10.312)

Είναι τώρα σαφές ότι η ταχύτητα του σημείου Η είναι μηδενική, δηλαδή

$v_H = 0$
 που σημαίνει ότι
 $v_H = 0 = w + \omega \times SH = w + \omega \frac{l}{4} k \times (-i) = w - \frac{\omega l}{4} j$

ή
 $0 = j \cdot w - \frac{\omega l}{4} \Rightarrow j \cdot w = \frac{\omega l}{4}$

Εισάγοντας την (10.312) στην (10.313) ευρίσκουμε

$j \cdot (-\frac{\Omega}{m} j + v_0) = \frac{\omega l}{4}$

ή
 $-\frac{\Omega}{m} + j \cdot (v_0 \cos \phi i + v_0 \sin \phi j) = \frac{\omega l}{4}$

ή ακόμη
 $v_0 \sin \phi - \frac{\Omega}{m} = \frac{\omega l}{4}$

από την οποία, μέσω και της (10.311), υπολογίζουμε

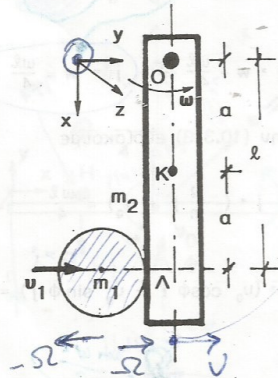
$\omega = \frac{12v_0 \sin \phi}{7l}$ (10.314)

Τέλος, από την (10.312) ευρίσκουμε

$w = -\frac{\Omega}{m} j + v_0 = -\frac{\omega l}{3} j + v_0 \cos \phi i + v_0 \sin \phi j =$
 $= (v_0 \sin \phi - \frac{\omega l}{3}) j + v_0 \cos \phi i = v_0 \cos \phi i + (v_0 \sin \phi - \frac{\omega l}{3}) j$
 $= v_0 \cos \phi i + \frac{3}{7} v_0 \sin \phi j$ (10.315)

Εφαρμογή 6.4: Υλικό σημείο μάζης m_1 και ταχύτητας u_1 κρούει στερεό σώμα μάζης m_2 που μπορεί να περιστραφεί περί σταθερό άξονα O . Τα σώματα κατά την στιγμή της κρούσης ευρίσκονται σε ηρεμία. Η διεύθυνση της κρούσης συναντά τον άξονα συμμετρίας του σώματος με αποτέλεσμα η αντίδραση κρούσης στο O να είναι μία οριζόντια δύναμη (Σχ. 10.61). Ζητούνται:

- Η κοινή ταχύτητα v στο τέλος της σύγκλισης, και
- Οι ταχύτητες w_1 και w_2 μετά την ανάπαυση, καθώς και η παρόρμηση αντίδρασης Ω_0 στην στήριξη κατά την διάρκεια της όλης κρούσης.



Σχήμα 10.61: Έκκεντρη ανελαστική κρούση σφαίρας και ράβδου.

Λύση: Το στερεό σώμα μάζης m_2 , εκτός της παρόρμησης Ω του κρούοντος υλικού σημείου μάζης m_1 , υπόκειται και στην παρόρμηση της αντίδρασης Ω_0 στο O . Αν J_0 είναι η ροπή αδράνειας του σώματος m_2 ως προς O και i_0 η ακτίνα αδράνειας τότε, βάσει του θεωρήματος μεταβολής της συστρόφης ως προς άξονα παράλληλο προς τον z και διερχόμενο από το O καθώς επίσης και της εξίσωσης (4.60), έχουμε

$$J_0 \omega \mathbf{k} = \mathbf{LO} \times \Omega = l \Omega (-\mathbf{i}) \times (-\mathbf{j}) = l \Omega \mathbf{k}$$

ή

$$\omega = \frac{l \Omega}{J_0} = \frac{l \Omega}{m_2 i_0^2}, \quad (10.316)$$

Δύο μάζες M ή m που αδρανεία ως προς άξονα δύνανται από την στήριξη $I = M k^2 \Rightarrow k = \sqrt{\frac{I}{M}}$, ράβδος $k = \frac{L}{2\sqrt{3}}$

$$\omega = \sqrt{\frac{I}{A}} = \omega_{\text{κρ}}$$

όπου i_0 είναι ακτίνα αδρανεΐας ως προς O .

Είναι τώρα σαφές ότι κατά το τέλος του σταδίου της σύνθλιψης η κοινή ταχύτητα u των δύο σωμάτων προκύπτει από την σχέση

$$u = v_j = \omega \times O\Lambda = \omega l \times i = \omega l j ,$$

η οποία, με βάση την (10.316) δίνει το μέτρο u

$$u = \omega l = \frac{\Omega l^2}{m_2 i_0^2} \quad (10.317)$$

εκ της οποίας

$$\Omega = \Omega j , \quad \left(\Omega = \frac{m_2 i_0^2}{l^2} u = \mu_2 u \right) , \quad \mu_2 = \frac{m_2 i_0^2}{l^2} . \quad (10.318)$$

Από την άλλη μεριά, βάσει της αρχής διατηρήσεως της ορμής και λαμβανομένου υπ' όψη ότι η ταχύτητα u_2 του σώματος μάζης m_2 είναι πριν την κρούση μηδενική, η διανυσματική έκφραση των εξισώσεων (6.16), (6.17) είναι:

$$m_1(u_j - u_1 j) = -\Omega j , \quad m_1(w_1 - u_j) = -\kappa \Omega j \quad (10.319)$$

$$m_2 u j = \Omega j , \quad m_2(w_2 - u_j) = \kappa \Omega j ,$$

στις οποίες w_1 και w_2 παριστάνουν τις τελικές ταχύτητες των μαζών m_1 και m_2 και κ ο συντελεστής κρούσης. Σημειώνουμε εδώ ότι στο σχήμα 10.61 το διάγραμμα της παρόρμησης Ω έχει παρασταθεί ως αντίδραση της μάζας m_2 στην μάζα m_1 , επειδή με βάση το τρισσορθογώνιο σύστημα συντεταγμένων που έχει επιλεγεί το Ω γράφεται

$$\Omega = \Omega j ,$$

δικαιολογείται η αλλαγή προσήμου των δευτέρων μελών των (10.319) σε σύγκριση με τις (6.16) και (6.17). Έτσι, οι (10.319) γράφονται και υπό αναλυτική μορφή ως εξής:

$$m_1(u - u_1) = -\Omega , \quad m_1(w_1 - u) = -\kappa \Omega , \quad (10.320)$$

$$m_2 u = \Omega , \quad m_2(w_2 - u) = \kappa \Omega .$$

$$m_2(u - u_2) = \Omega$$

Λαμβανόμενου δε υπ' όψη ότι με βάση τις (10.318) είναι

$$\Omega = \mu_2 \nu,$$

οι (10.320) γράφονται τελικά

$$\left. \begin{aligned} m_1(\nu - \nu_1) &= -\Omega, & m_1(w_1 - \nu) &= -\kappa\Omega, \\ \mu_2 \nu &= \Omega, & \mu_2(w_2 - \nu) &= \kappa\Omega \end{aligned} \right\} \quad (10.321)$$

δεδομένου ότι

$$\mu_2 = m_2 \cdot$$

Από τις (10.321) υπολογίζουμε

$$\begin{aligned} \nu &= \frac{m_1 \nu_1}{\mu_2 + m_1}, & \Omega &= \frac{\mu_2 m_1 \nu_1}{\mu_2 + m_1}, \\ w_1 &= \frac{(m_1 - \kappa \mu_2) \nu_1}{\mu_2 + m_1}, & w_2 &= \frac{(1 + \kappa) m_1 \nu_1}{\mu_2 + m_1} = (1 + \kappa) \nu. \end{aligned} \quad (10.322)$$

Οι ταχύτητες ν_K , w_K του κέντρου μάζης του σώματος m_2 κατά το τέλος της σύγκλισης και ανάπαυσης προκύπτουν από την παρατήρηση ότι το σημείο στήριξης O είναι κέντρο μηδενικής ταχύτητας, δηλαδή

$$\nu_K = \nu_K j = \omega \times OK = \omega a k \times i = \omega a j = \frac{\nu a}{\ell} j = \frac{m_1 \nu_1 a}{(\mu_2 + m_1) \ell} j, \quad (10.323)$$

$$w_K = w_K j = \frac{(1 + \kappa) \nu a}{\ell} j = \frac{(1 + \kappa) m_1 \nu_1 a}{(\mu_2 + m_1) \ell} j,$$

όπου κατά το στάδιο του τέλους της ανάπαυσης με βάση την πρώτη και τέταρτη των (10.322) τέθηκε αντί ν η $(1 + \kappa) \nu$.

Αν Ω'_0 είναι η παρόρμηση της αντίδρασης κατά την σύγκλιση, ισχύει με βάση την τρίτη των (10.320)

$$\Omega + \Omega'_0 = m_2 \nu_K,$$

οπότε, μέσω των (10.322) και (10.323), η τελευταία εξίσωση γράφεται

$$\frac{\mu_2 m_1 \nu_1}{\mu_2 + m_1} + \Omega'_0 = \frac{m_1 m_2 \nu_1 a}{(\mu_2 + m_1) \ell}$$

ή

$$\Omega'_0 = \frac{m_1 u_1}{\mu_2 + m_1} \left[\frac{m_2 a}{\ell} - \mu_2 \right]. \quad (10.324)$$

Από την άλλη μεριά, η παρόρμηση Ω_0 κατά την διάρκεια της όλης κρούσης προκύπτει

$$-\Omega_0 = (1+\kappa)\Omega'_0 = \frac{(1+\kappa)m_1 u_1}{\mu_2 + m_1} \left[\frac{m_2 a}{\ell} - \mu_2 \right]. \quad (10.325)$$

Η ισότητα

$$\Omega_0 = \Omega'_0$$

ισχύει προφανώς εφ' όσον

$$\mu_2 = \frac{m_2 a}{\ell} = \frac{m_2 j_0^2}{\ell},$$

δηλαδή εφ' όσον

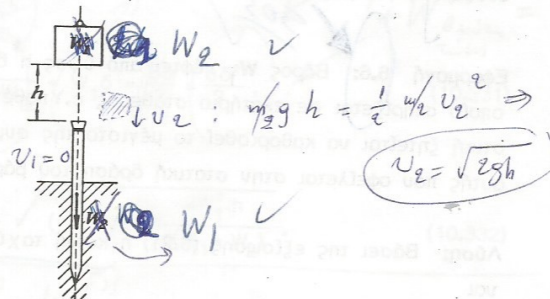
$$j_0^2 = a \ell$$

ή ακόμη

$$i_K^2 = j_0^2 - a^2 = a a',$$

που σημαίνει ότι ο άξονας Ο διέρχεται από το κέντρο κρούσης Λ.

Εφαρμογή 6.5: Ξύλινος πάσσαλος βάρους W_1 λόγω κτυπήματος από σφύρα βάρους W_2 , που πέφτει από ύψος h , διεισδύει κατά μήκος β εντός του εδάφους (Σχ. 10.62). Ζητείται η αντίδραση κατά την διεיסδυση. Η κρούση θεωρείται τελείως πλαστική.



Σχήμα 10.62: Διεיסδυση πασσάλου δια κρούσης.

$$v = \frac{m_1 v_1 + m_2 v_2}{m_1 + m_2} \Rightarrow v = \frac{m_2 v_2}{m_1 + m_2} \Rightarrow v_2 = \sqrt{2gh}$$

Λύση: Με βάση την εξίσωση (6.21) η κοινή ταχύτητα u μετά την σύσθλιψη είναι

$$u = \frac{m_1 v_1 + m_2 v_2}{m_1 + m_2} \Rightarrow u = \frac{W_2 \sqrt{2gh}}{W_1 + W_2} \quad (10.326)$$

Για κρούση απόλυτα πλαστική η κινητική ενέργεια K σφύρας και πασσάλου καθώς και το έργο της βαρύτητας $(W_1 + W_2)\delta$ αναλίσκονται στο έργο αντίδρασης $B\beta$, δηλαδή

$$\Delta K = \Sigma W \Rightarrow K - 0 = (W_1 + W_2)\delta + B\beta \Rightarrow K + (W_1 + W_2)\delta = B\beta \quad (10.327)$$

για $W_1 + W_2 \ll N$
Επειδή ισχύει

$$W_1 + W_2 \ll N$$

προκύπτει

και συνεπώς παίρνουμε

$$\frac{1}{2} m_0 v^2 + \frac{(W_1 + W_2) W_2^2 2gh}{2g (W_1 + W_2)^2} = B\beta \Rightarrow B = \frac{h W_2^2}{(W_1 + W_2) \beta} \quad (10.328)$$

Από την τελευταία εξίσωση εξάγεται

$$\frac{B\beta}{W_2 h} = \frac{W_2}{(W_1 + W_2)} = \frac{\text{παρεχόμενο ωφέλιμο έργο}}{\text{αναλίσκόμενη ενέργεια}}$$

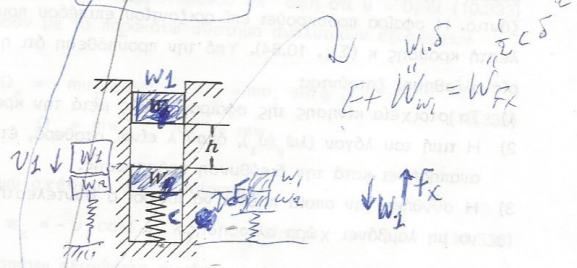
Ο λόγος αυτός τείνει προς την μονάδα όταν $W_2 \gg W_1$, οπότε έχουμε την ευνοϊκότερη περίπτωση.

Εφαρμογή 6.6: Βάρος W_1 πέφτει από ύψος h σε ένα σώμα βάρους W_2 , το οποίο στηρίζεται σε ελατήριο σταθεράς c . Υποθέτοντας ότι η κρούση είναι πλαστική ζητείται να καθορισθεί το μέγιστο της συμπίεσης δ του ελατηρίου πέραν αυτής που οφείλεται στην στατική δράση του βάρους W_2 .

Λύση: Βάσει της εξίσωσης (6.21) η κοινή ταχύτητα u μετά την σύσθλιψη είναι

$w_2 g h = \frac{1}{2} m_1 v^2 \Rightarrow$
 $U = \frac{m_1 v_1 + m_2 v_2}{m_1 + m_2} \Rightarrow$

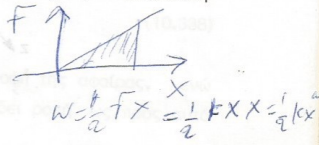
$u = \frac{W_1 \sqrt{2gh}}{W_1 + W_2}$ (10.329)



Σχήμα 10.63: Πτώση βάρους επί σώματος στηριζομένου σε ελατήριο.

Δεδομένου ότι ζητείται το μέγιστο της συμπίεσης δ του ελατηρίου πέραν της οφειλομένης στην στατική δράση του βάρους W_2 , ως έργο βαρύτητας λαμβάνεται η ποσότητα $W_2 \delta$ αντί της $(W_1 + W_2) \delta$. Συνεπώς, η συνολική κινητική ενέργεια L_1 των δύο σωμάτων για την πλαστική κρούση μαζί με το έργο βαρύτητας αναλόγονται στο έργο της αντίστασης $F \delta / 2$. Γράφοντας την αντίσταση B ως

$F = c \delta$,



παίρνουμε

$E = \frac{1}{2} m_1 v^2 \Rightarrow K = \frac{(W_1 + W_2) W_2^2 2gh}{2g (W_1 + W_2)^2} = \frac{W_2^2 h}{W_1 + W_2}$ (10.330)

και

$K = \frac{1}{2} (W_1 + W_2) \delta^2 + W_2 \delta = \frac{W_2^2 h}{W_1 + W_2} + W_2 \delta = \frac{c \delta^2}{2}$ (10.331)

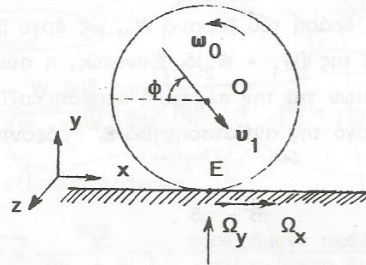
από την οποία υπολογίζουμε

$\delta = \frac{W_1}{c} + \sqrt{\left(\frac{W_1}{c}\right)^2 + \frac{2W_2^2 h}{c(W_1 + W_2)}}$ (10.332)

$K_{\text{αυτ}} + W_{\text{αυτ}} = W_{F_{\text{β}}}$
 $\frac{1}{2} (m_1 + m_2) v^2 + \frac{W_2 \delta}{\text{ήσο ε } W_2 \delta}$
 $\text{δεν με } (m_1 + m_2) \delta$

Εφαρμογή 6.7: Σφαίρα μάζης m και ακτίνας R περιστρέφεται περί οριζόντιο διάμετρό της με γωνιακή ταχύτητα ω_0 , ενώ το κέντρο βάρους της έχει μεταφορική ταχύτητα της οποίας το διάνυσμα \mathbf{u}_1 σχηματίζει γωνία ϕ με την οριζόντιο. Η σφαίρα προσκρούει επί οριζοντίου επιπέδου που παρουσιάζει συντελεστή κρούσης κ (Σχ. 10.64). Υπό την προϋπόθεση ότι η κρούση γίνεται χωρίς ολίσθηση, ζητούνται:

- 1) Τα στοιχεία κίνησης της σφαίρας ευθύς μετά την κρούση.
- 2) Η τιμή του λόγου $(\lambda \omega_0 / u_1)$, όπου λ είναι σταθερά, έτσι ώστε η σφαίρα να αναπηδήσει κατά την διεύθυνση πρόσπτωσης.
- 3) Η συνθήκη την οποία πρέπει να πληροί ο συντελεστής τριβής μ έτσι ώστε να μη λαμβάνει χώρα ολίσθηση.



Σχήμα 10.64: Πρόσπτωση σφαίρας επί οριζοντίου επιπέδου.

Λύση: Θεωρούμε το τρισσορθογώνιο σύστημα συντεταγμένων $Oxyz$ του σχήματος 10.64. Το θεώρημα μεταβολής της ορμής για το στάδιο της συμπίεσης και ανάπαυσης όσον αφορά την σφαίρα, με βάση το σχήμα 10.64 και τις σχέσεις (6.16) και (6.17), δίνει αντίστοιχα τις διανυσματικές εξισώσεις:

$$\Omega_x \mathbf{i} + \Omega_y \mathbf{j} = m(\mathbf{v} - \mathbf{u}_1), \quad (10.333)$$

$$\Omega_x \mathbf{i} + \kappa \Omega_y \mathbf{j} = m(\mathbf{w}_1 - \mathbf{u}), \quad (10.334)$$

όπου \mathbf{v} παριστάνει την κοινή ταχύτητα σφαίρας και επιπέδου κατά το τέλος της συμπίεσης, \mathbf{w}_1 είναι η ταχύτητα της σφαίρας μετά το πέρας της ανάπαυσης και κ είναι ο συντελεστής κρούσης. Λαμβανομένου υπ' όψη ότι $\mathbf{v} = 0$, οι (10.333) και (10.334) ισοδυναμούν με το παρακάτω σύστημα αναλυτικών εξισώσεων

$$\begin{aligned}\Omega_x &= -m v_1 \cos \phi, & \Omega_y &= m v_1 \sin \phi, \\ \Omega_x &= m w_x, & \kappa \Omega_y &= m w_y.\end{aligned}\quad (10.335)$$

Από τον συνδυασμό των σχέσεων αυτών παίρνουμε

$$w_x = -v_1 \cos \phi, \quad w_y = \kappa v_1 \sin \phi, \quad (10.336)$$

ενώ από όλες τις παραπάνω εξισώσεις συνάγουμε ότι η συνολική παρόρμηση $\Omega' = \Omega'_x \mathbf{i} + \Omega'_y \mathbf{j}$ καθ' όλο το φαινόμενο της κρούσης προκύπτει

$$\begin{aligned}\Omega' &= \Omega'_x \mathbf{i} + \Omega'_y \mathbf{j} = (\Omega_x + \Omega_x) \mathbf{i} + \Omega_y (1 + \kappa) \mathbf{j} = \\ &= m(w_x - v_1 \cos \phi) \mathbf{i} + m(w_y + v_1 \sin \phi) \mathbf{j}.\end{aligned}\quad (10.337)$$

Από την άλλη μεριά, το θεώρημα μεταβολής της συστροφής ως προς το κέντρο O καθ' όλο το φαινόμενο της κρούσης γράφεται:

$$\mathbf{G}^T - \mathbf{G}^A = \mathbf{OB} \times \Omega'_x, \quad (10.338)$$

όπου \mathbf{G}^T , \mathbf{G}^A παριστάνουν την τελική και αρχική συστροφή της σφαίρας, ενώ η διανυσματική συνιστώσα Ω'_y διερχόμενη από το O δίδει ροπή ως προς αυτό (σημείο) προς μηδέν. Η (10.338) γράφεται

$$J_0 \omega \mathbf{k} - J_0 \omega_0 \mathbf{k} = -R \Omega'_x (\mathbf{j} \times \mathbf{i}) = R \Omega'_x \mathbf{k}$$

εκ της οποίας

$$R \Omega'_x = J_0 (\omega - \omega_0) = \frac{2mR^2}{5} (\omega - \omega_0), \quad (10.339)$$

όπου ω παριστάνει το μέτρο της γωνιακής ταχύτητας της μάζας μετά την κρούση. Η συνθήκη της μη ολίσθησης είναι

$$\mathbf{v}_B = 0, \quad \text{ή} \quad \mathbf{w}_1 + (\omega \times \mathbf{OB}) = 0,$$

ή ακόμη

$$\mathbf{w}_1 - \omega R(\mathbf{k} \times \mathbf{j}) = \mathbf{0} \rightarrow \mathbf{w}_1 + \omega R \mathbf{i} = \mathbf{0}.$$

από την οποία παίρνουμε

$$w_x = -R\omega. \quad (10.340)$$

Εκ των (10.335) και (10.340) υπολογίζουμε

$$\omega = \frac{2}{7} \omega_0 - \frac{5}{7} \frac{v_1}{R} \cos\phi, \quad (10.341)$$

$$w_x = \frac{5}{7} v_1 \cos\phi - \frac{2}{7} \omega_0 R$$

και

$$\Omega_x = -\frac{2}{7} m(v_1 \cos\phi + R\omega). \quad (10.342)$$

Γιά να αναπηδά τώρα η σφαίρα κατά την γωνία πρόσπτωσης πρέπει

$$\frac{W_x}{W_y} = -\cot\phi$$

ή

$$\frac{5v_1 \cos\phi - 2R\omega_0}{7\kappa v_1 \sin\phi} = -\cot\phi$$

από την οποία

$$\frac{\lambda\omega_0}{v_1} = \frac{1}{2} (5 + 7\kappa) \cos\phi. \quad (10.343)$$

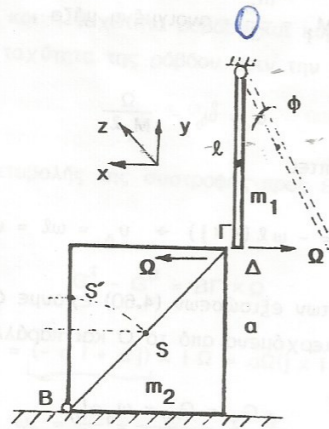
Τέλος, γιά να μη γίνεται ολίσθηση πρέπει

$$\mu > \frac{|\Gamma|}{|N|}$$

όπου $|\Gamma|$ και $|N|$ παριστάνει το μέτρο της τριβής και το μέτρο της κάθετης αντίδρασης. Η τελευταία ανισότητα γράφεται

$$\mu > \frac{\int |\Gamma| dt}{\int |N| dt} = \frac{|\Omega_x|}{|\Omega_y|} = \frac{2}{7(1+\kappa)} \left(\cot\phi + \frac{R\omega}{v_1 \sin\phi} \right). \quad (10.344)$$

Εφαρμογή 6.8: Ομοιόμορφη πρισματική ράβδος μήκους ℓ και μάζης m_1 συναρτάται διά του ενός άκρου της από οριζόντιο άξονα, εφάπτεται δε κύβου σε κατακόρυφη θέση όπως φαίνεται στο σχήμα 10.65. Ο κύβος μπορεί να περιστρέφεται περί οριζόντιο ακμή του. Ζητείται η μέγιστη απόκλιση της ράβδου από την κατακόρυφο ώστε αυτή προσκρουόμενη επί του κύβου να τον ανατρέψει. Η μάζα του κύβου είναι m_2 , ενώ ο συντελεστής κρούσης $\kappa = 0.5$.



Σχήμα 10.65: Σύστημα ράβδου και κύβου.

Λύση: Έστω Ω η παρόρμηση στο τέλος της συμπίεσης όπως φαίνεται στο σχήμα 10.65. Θεωρούμε το σύστημα συντεταγμένων $Oxyz$ και εξετάζουμε τα δύο σώματα χωριστά.

Ράβδος OA : Αν ϕ είναι η ζητούμενη γωνία απόκλισης, το θεώρημα μεταβολής της συστροφής προς O δίνει

$$\Delta G = r_{x\Delta} \vec{\Omega} \Rightarrow G^T - G^a = OA \times \Omega, \quad (10.345)$$

όπου G^T, G^a παριστάνουν την τελική και αρχική συστροφή του σώματος. Η (10.345) γράφεται

$$J_0 \omega k - J_0 \omega_0 k = (-\ell) (\dot{\phi} \Omega) j \times i$$

ή

$$J_0(\omega - \omega_0)k = l\Omega k \quad \rightarrow \quad (\omega - \omega_0)J_0 = l\Omega$$

$$\omega - \omega_0 = \frac{l\Omega}{J_0}$$

από την οποία προκύπτει

$$\omega = \omega_0 - \frac{l\Omega}{J_0} = \omega_0 - \frac{\Omega}{\frac{1}{3}m_1 l}, \quad (10.346)$$

στην οποία ω παριστάνει την γωνιακή ταχύτητα της ράβδου μετά την κρούση, ενώ ω_0 το αντίστοιχο μέγεθος πριν την κρούση. Αν θέσουμε

$$M_1 = \frac{m_1}{3} = \text{ανοιγμένη μάζα},$$

τότε

$$\omega = \omega_0 - \frac{\Omega}{M_1 l}$$

και η ταχύτητα v_Δ προκύπτει

$$v_\Delta = -v_\Delta i = -\omega l (k \times j) \rightarrow v_\Delta = \omega l = \omega_0 l - \frac{\Omega}{M_1}. \quad (10.347)$$

Από την τρίτη τώρα των εξισώσεων (4.60) έχουμε ότι η περιστροφή της ράβδου ως προς άξονα διερχόμενο από το O και παράλληλο προς τον z είναι

$$G_z = G_3 = \omega_0 J_0$$

και η κινητική ενέργεια, μέσου του τύπου (4.57), προκύπτει

$$L = \frac{1}{2} J_0 \omega_0^2.$$

Έτσι έχουμε την έκφραση

$$\frac{1}{2} J_0 \omega_0^2 = L = \frac{m_1 g l}{2} (1 - \cos\phi),$$

η οποία, αν

$$J_0 = \frac{1}{3} m_1 l^2,$$

παρέχει

$$l\omega_0 = \sqrt{3gl(1 - \cos\phi)}. \quad (10.348)$$

Τέλος, το θεώρημα μεταβολής της ορμής για την ράβδο διατυπώνεται ως

$$\Omega = M_1(u - u_1)$$

ή

$$-\Omega i = M_1(u - u_1 i) = M_1(u - u_1)i,$$

δηλαδή

$$\Omega = M_1(u_1 - u), \quad (10.349)$$

όπου u παριστάνει την κοινή ταχύτητα ράβδου και κύβου κατά το τέλος της σύνθλιψης και u_1 την ταχύτητα της ράβδου πριν την κρούση, δηλαδή

$$u_1 = \omega_0 \ell$$

Κύβος: Το θεώρημα μεταβολής της συστροφής προς B παρέχει κατ' αναλογία του τύπου (10.345)

$$G^T - G^A = B\Gamma \times \Omega \quad (10.350)$$

ή

$$J_B \cdot \omega_2 k = \underbrace{(-a i + a j)}_i \times i \Omega = a\Omega(j \times i) = a\Omega k$$

ή

$$\omega_2 = \frac{a\Omega}{J_B} = \frac{a\Omega}{2\frac{a^2}{3}m_2} = \frac{\Omega}{aM_2}, \quad (10.351)$$

όπου

$$M_2 = \frac{2}{3}m_2 = \text{ανοιγμένη μάζα}.$$

Στους παραπάνω τύπους ω_2 παριστάνει το διάνυσμα της γωνιακής ταχύτητας ως προς άξονα διερχόμενο από το B μετά την κρούση και J_B την ροπή αδραειας του κύβου ως προς τον άξονα αυτού, ο οποίος είναι παράλληλος προς τον z . Σημειώνουμε εδώ ότι η αρχική συστροφή G^A του κύβου προς τον άξονα διὰ του B είναι ίση προς μηδέν. Δεδομένου τώρα ότι το B είναι κέντρο μηδενικής ταχύτητας, η ταχύτητα του σημείου Γ προκύπτει

$$\begin{aligned} u_\Gamma &= \omega_2 \times B\Gamma = \omega_2 \times (-a i + a j) = \frac{\Omega}{aM_2} k \times (-a i + a j) = \\ &= \frac{\Omega}{M_2} i + \frac{\Omega}{M_2} j. \end{aligned} \quad (10.352)$$

Στο σημείο όμως Γ πρέπει

$$v_{Γx} = v_{\Delta x}$$

ή με βάση τις (10.347) και (10.352)

$$\omega_0 \ell - \frac{\Omega}{M_1} = \frac{\Omega}{M_2} \quad (10.353)$$

Το θεώρημα διατήρησης της ορμής για τον κύβο παρέχει

$$M_2(u - v_2) = \Omega, \quad M_2(w_2 - v) = \kappa\Omega, \quad (10.354)$$

όπου v_2 είναι το διάνυσμα ταχύτητας του κύβου πριν την κρούση ίση προς το μηδέν και w_2 είναι το διάνυσμα ταχύτητας αυτού μετά το πέρας της ανάπαυσης. Έτσι, οι (10.354) γράφεται

$$M_2 v_i = \Omega \quad \rightarrow \quad M_2 v = \Omega, \quad (10.355)$$

$$M_2(w_2 - v_i) = \kappa\Omega \quad \rightarrow \quad M_2(w_{2x} - v) = \kappa\Omega. \quad (10.356)$$

Συνεπώς, υπολογίζουμε

$$v = \frac{w_{2x}}{\kappa+1}, \quad \Omega = \frac{M_2 w_{2x}}{\kappa+1}$$

οπότε εκ της (10.353) παίρνουμε

$$\Omega \frac{M_1 + M_2}{M_1 M_2} = \omega_0 \ell = v_1$$

ή

$$w_{2x} = (1 + \kappa) \frac{M_1}{M_1 + M_2} v_1$$

ή, τέλος

$$w_{2x} = (1 + \kappa) \frac{m_1}{m_1 + 2m_2} v_1. \quad (10.357)$$

Η κινητική ενέργεια του κύβου μετά την κρούση είναι

$$L_K = \frac{1}{2} J_A \omega_2^2 = \frac{1}{2} J_A \frac{w_2^2}{(\Gamma B)^2} = \frac{1}{2} J_A \frac{w_2^2}{(a\sqrt{2})^2} = \frac{1}{2} \cdot \frac{2}{3} \frac{a^2}{3} m_2 \frac{w_2^2}{(a\sqrt{2})^2} =$$

$$= \frac{1}{2} \frac{2a^2}{3} m_2 \frac{2w_2^2 x}{2a^2} = \frac{1}{3} m_2 w_2^2 x$$

που με βάση την (10.357) δίνει

$$L_K = \frac{1}{3} m_2 \left(\frac{m_1}{m_1 + 2m_2} \right)^2 (1 + \kappa)^2 v_1^2. \quad (10.358)$$

Από την άλλη μεριά, το απαιτούμενο έργο για την ανατροπή του κύβου υπολογίζεται ως

$$W = m_2 g \left(a \frac{\sqrt{2}}{2} - \frac{a}{2} \right) = m_2 g a \frac{\sqrt{2} - 1}{2}. \quad (10.359)$$

Πρέπει επομένως να ισχύει

$$W \leq L_K$$

ή

$$m_2 g a \frac{\sqrt{2} - 1}{2} \leq \frac{1}{3} m_2 \left(\frac{m_1}{m_1 + 2m_2} \right)^2 (1 + \kappa)^2 v^2,$$

η οποία βάσει της (10.359) και της

$$v_1 = \omega_0 \ell$$

παρέχει

$$g a \frac{\sqrt{2} - 1}{2} \leq \frac{1}{3} \left(\frac{m_1}{m_1 + 2m_2} \right)^2 (1 + \kappa)^2 [3g\ell (1 - \cos\phi)]$$

εκ της οποίας υπολογίζουμε

$$\cos\phi \leq 1 - \frac{2}{9} (\sqrt{2} - 1) \frac{a}{\ell} \left(1 + 2 \frac{m_2}{m_1} \right)^2. \quad (10.360)$$