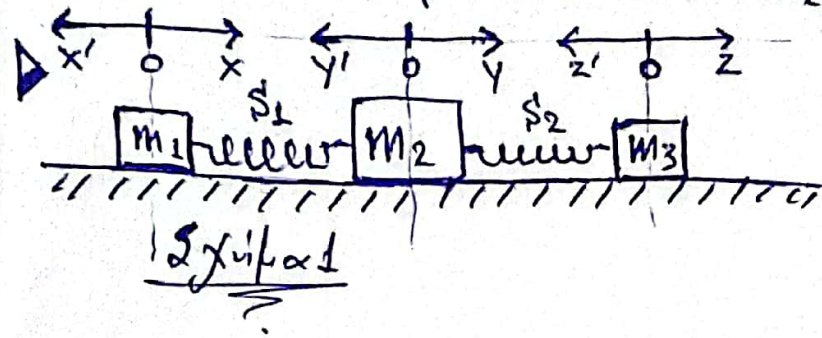


▶ Δίδεται σύστημα 3 σωμάτων μάζας m_1, m_2 κ' m_3 ομογενούς με ελατήρια σκληρότητας S_1 κ' S_2 όπως φαίνεται στο σχήμα 1



▶ Οι διεργασίες θερμότητας της μηχανικής ενέργειας του συστήματος ή ανταλλαγής ενέργειας με το περιβάλλον θεωρούνται ~~αμελητέες~~ αμελητέες.

▶ Συνεπώς η μηχανική ενέργεια E του συστήματος διατηρείται σταθερή, δηλ. $\dot{E} = 0$ (1)

▶ Προσδιορίστε στο επίπεδο επιπέδο επιπέδου του οποίου ολισθαίνουν οι μάζες συστήματος αναφοράς $x'x, y'y$ κ' $z'z$ ούτως ώστε στην ισορροπία οι νέες ισορροπίας των σωμάτων να αλληλεπέσουν με τις αρχές $x=0, y=0$ κ' $z=0$.

- ▶ α) Βρείτε τις εφισώσεις κίνησης του συστήματος
- β) Βρείτε τις ιδιοσυχνότητες των κ.τ.τ. εφόσον $m_1 = m_3 \equiv \mu$, κ' $S_1 = S_2 \equiv S$.
- γ) Για κάθε έναν από τους ανωτέρω κ.τ.τ. βρείτε τους λόγους των πλάτων.
- δ) Περιγράψτε ποιοτικά τον κάθε κ.τ.τ.

▶ α) (α' πρώτος)

▶ $K = \frac{1}{2} m_1 \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m_2 \dot{y}^2 + \frac{1}{2} m_3 \dot{z}^2$ (2) όπου K η κινητική ενέργεια του συστήματος.

▶ Στο κενό σύστημα αναφοράς η επιμήκυνση του I_{100} ελατηρίου (σκληρότητας S_1) είναι $y-x$ ενώ η επιμήκυνση του I_{200} ελατηρίου (σκληρότητας S_2) είναι $z-y$.

► Συνεπώς $U = \frac{1}{2} s_1 (y-x)^2 + \frac{1}{2} s_2 (z-y)^2$ (3) όπου

U η δυναμική ενέργεια του συστήματος.

► Εξ' ορισμού $E = K + U$ (4)

► (1) $\Rightarrow 0 = \dot{E} \stackrel{(4)}{=} \dot{K} + \dot{U} \stackrel{(3)}{\stackrel{(2)}}{=} m_1 \dot{x} \ddot{x} + m_2 \dot{y} \ddot{y} + m_3 \dot{z} \ddot{z} +$

$$+ s_1 (y-x) (\dot{y} - \dot{x}) + s_2 (z-y) (\dot{z} - \dot{y}) \Rightarrow$$

$$\Rightarrow 0 = \dot{x} \cdot [m_1 \ddot{x} + s_1 (x-y)] +$$

$$+ \dot{y} \cdot [m_2 \ddot{y} + s_1 (y-x) + s_2 (y-z)]$$

$$+ \dot{z} \cdot [m_3 \ddot{z} + s_2 (z-y)] \quad (5)$$

► Οι αντιστάθμενες $m_1 \ddot{x}$, $m_2 \ddot{y}$, $m_3 \ddot{z}$ προκύπτουν ετερογενή και από διαφορετικές ελατηρίων. Άρα θα πρέπει να εφευρωται ετερογενή και τις παραμέτρους x, y, z . (6)

► (5) $\stackrel{(6)}{\Rightarrow} \begin{cases} m_1 \ddot{x} + s_1 (x-y) = 0 & (6\alpha) \\ m_2 \ddot{y} + s_1 (y-x) + s_2 (y-z) = 0 & (6\beta) \\ m_3 \ddot{z} + s_2 (z-y) = 0 & (6\gamma) \end{cases}$

► Συμείωση: Σε περίπτωση που το σύστημα δεν ως είναι αδρανές θεωρείται ότι αν δεν ισχύουν οι (6γ) ή (6β)

τότε επιλύοντας των (5) ως προς $m_1 \ddot{x}$ προκύπτει

$m_1 \ddot{x} = F(x, y, z, \dot{y}, \dot{z}, x, y, z)$ (7) το οποίο είναι αριθμητικό για μια αντιστάθμη που προκύπτει από διαφορετικές ελατηρίων.

► Οι (6) είναι οι τυπικές εξισώσεις κίνησης.

► Ας δούμε την λύση κ' με τους υπελοδοτούμενους 2 περιπτώσεις.

▷ α) (β' τρόπο)

▷ Οι εξισώσεις κίνησης ταυτίζονται με τις εξισώσεις διαφραγματικής

$$\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}}\right)' = \frac{\partial L}{\partial x} \quad (7\alpha)$$

$$\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{y}}\right)' = \frac{\partial L}{\partial y} \quad (7\beta)$$

$$\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{z}}\right)' = \frac{\partial L}{\partial z} \quad (7\gamma)$$

οπότε $L \equiv K - U$ η λαγκρανζιανή του συστήματος.

▷ (8) $\Rightarrow L = \frac{1}{2} \{ m_1 \dot{x}^2 + m_2 \dot{y}^2 + m_3 \dot{z}^2 - s_1 (x-y)^2 - s_2 (y-z)^2 \}$ (9)

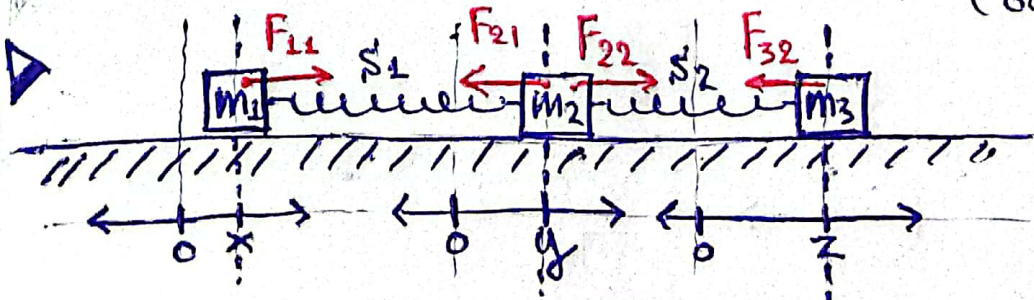
▷ (7α) $\Leftrightarrow -s_1(x-y) = (m_1 \dot{x})' = m_1 \ddot{x} \Leftrightarrow (6\alpha)$

▷ (7β) $\Leftrightarrow -s_1(x-y) \cdot (-1) - s_2(y-z) = (m_2 \dot{y})' = m_2 \ddot{y} \Leftrightarrow (6\beta)$

▷ (7γ) $\Leftrightarrow -s_2(y-z) \cdot (-1) = (m_3 \dot{z})' = m_3 \ddot{z} \Leftrightarrow (6\gamma)$

▷ α) (δ' τρόπο)

▷ Έστω προς τα δεξιά μετατόπιση των m_1, m_2 κ' m_3 κατά x, y κ' z αντίστοιχα οπότε $y > x$ κ' $z > y$. όπως φαίνεται στο σχήμα 2. Άρα κ' τα 2 ελατήρια ελιμικύνονται (δεν συσπρύνονται).



▷ Υπὸ αυτές τις συνθήκες το 1ο ελατήριο ασκεί στην m_1 δύναμη F_{11} με δεξιά φορά, άρα $F_{11} = s_1(y-x)$ και οπότε...

... m_2 δύναμη F_{21} με αρνητική φορά, άρα $F_{21} = s_1(x-y) < 0$. (36)

► Το 2ο ελατήριο ασκεί στην m_2 δύναμη F_{22} με θετική φορά, άρα $F_{22} = s_2(z-y) > 0$ (37) κ' στην m_3 δύναμη F_{32} με αρνητική φορά, άρα $F_{32} = s_3(y-z) < 0$ (38).

► Β' ΝΝ για m_1 : $m_1 \ddot{x} = F_{11} \stackrel{(36)}{=} s_1(y-x) \Leftrightarrow$ (6α)

► Β' ΝΝ για m_2 : $m_2 \ddot{y} = F_{21} + F_{22} \stackrel{(36)}{=} s_1(x-y) + s_2(z-y) \Leftrightarrow$ (6β)

► Β' ΝΝ για m_3 : $m_3 \ddot{z} = F_{32} \stackrel{(38)}{=} s_3(y-z) \Leftrightarrow$ (6γ)

*1
► β) Κανονικός τρόπος ταλάντωσης είναι ο τρόπος ταλάντωσης του όλου συστήματος όπου όλοι οι μάζες ταλαντώνονται με την ίδια συχνότητα, άρα με το ίδιο ω . Συνήθως τα x, y, z θα προκύψουν από εκφράσεις της μορφής

$$x = \tilde{A} \cdot e^{i(\omega t + \phi_x)} \quad y = \tilde{B} \cdot e^{i(\omega t + \phi_y)} \quad z = \tilde{C} \cdot e^{i(\omega t + \phi_z)}$$

όπου $\tilde{A}, \tilde{B}, \tilde{C}$ μιγαδικές (εν γένει) σταθερές.

*2
► Ωστόσο $\tilde{A} \cdot e^{i(\omega t + \phi_x)} = \tilde{A} e^{i\omega t + i\phi_x} = \tilde{A} e^{i\phi_x} \cdot e^{i\omega t} \Rightarrow$

$$\Rightarrow x = A e^{i\omega t} \quad \text{όπου} \quad A = \tilde{A} e^{i\phi_x}$$

*3
► Δηλαδή οι φάσεις ϕ_x, ϕ_y, ϕ_z μπορούν να ενοποιηθούν στους μιγαδικούς συντελεστές $\tilde{A}, \tilde{B}, \tilde{C}$.

*4
► Άρα όταν το σύστημα ταλαντώνεται με κανονικό τρόπο προκύπτει

$$x = A e^{i\omega t} \quad y = B e^{i\omega t} \quad z = C e^{i\omega t} \quad (10)$$

όπου ω η κοινή συχνότητα ταλάντωσης των μάζων ή η ιδιοσυχνότητα του κ.τ.τ.

► Ο φοιτητής που δεν κάλυψε τα *1-*3 μπορεί να έχει ως αμείβο

Εκκίνησης το *4.

► ⊖ ε' τούτων $m_2 = m$ κ' εφ' όσον $m_1 = m_3 = \mu$ κ' $s_1 = s_2 = s$ α'

ⓐ γινόνται:

$$\left. \begin{aligned} \mu \ddot{x} + s(x-y) &= 0 \\ m \ddot{y} + s(y-x) + s(y-z) &= 0 \\ \mu \ddot{z} + s(z-y) &= 0 \end{aligned} \right\} \Rightarrow \begin{aligned} \mu/s &= \alpha \\ m/s &= \gamma \end{aligned}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \alpha \ddot{x} + x - y = 0 & (11\alpha) \\ \gamma \ddot{y} + 2y - x - z = 0 & (11\beta) \\ \alpha \ddot{z} + z - y = 0 & (11\gamma) \end{cases}$$

► ⓑ $\Rightarrow \dot{x} = i\omega \cdot A e^{i\omega t} \Rightarrow \ddot{x} = i\omega \cdot i\omega \cdot \underbrace{A e^{i\omega t}}_x \stackrel{i^2 = -1}{=} -\omega^2 x \Rightarrow$

$\Rightarrow \dots$ ομοίως... $\Rightarrow \begin{cases} \ddot{x} = -\omega^2 x \\ \ddot{y} = -\omega^2 y \\ \ddot{z} = -\omega^2 z \end{cases} \quad (12)$

► ⓑ $\xrightarrow{(12)} \begin{cases} (\omega^2 \alpha - 1)x + y = 0 \\ x + (\omega^2 \gamma - 2)y + z = 0 \\ y + (\omega^2 \alpha - 1)z = 0 \end{cases} \quad (13)$

$\Rightarrow \begin{cases} (\omega^2 \alpha - 1)A + B + 0 \cdot C = 0 \\ A + (\omega^2 \gamma - 2)B + C = 0 \\ 0 \cdot A + B + (\omega^2 \alpha - 1)C = 0 \end{cases} \quad (15) \Rightarrow$

$$\rightarrow \underbrace{\begin{bmatrix} (\omega^2\alpha - 1) & 1 & 0 \\ 1 & (\omega^2\gamma - 2) & 1 \\ 0 & 1 & (\omega^2\alpha - 1) \end{bmatrix}}_{\mathcal{M}} \begin{bmatrix} A \\ B \\ C \end{bmatrix} = 0 \quad (13)$$



► Τα ω προκύπτουν από την συνθήκη

$$0 = \det \mathcal{M} = (\omega^2\alpha - 1) \cdot [(\omega^2\gamma - 2) \cdot (\omega^2\alpha - 1) - 1] +$$

$$+ 1 \cdot [1 \cdot 0 - 1 \cdot (\omega^2\alpha - 1)] +$$

$$+ 0 \cdot [\text{δεν έχει σημασία}] =$$

$$= (\omega^2\alpha - 1) \cdot [(\omega^2\gamma - 2)(\omega^2\alpha - 1) - 1] - 1 \cdot (\omega^2\alpha - 1) =$$

$$= (\omega^2\alpha - 1) \cdot [(\omega^2\gamma - 2)(\omega^2\alpha - 1) - 2] =$$

$$= (\omega^2\alpha - 1) \cdot [\omega^4\alpha\gamma - 2\omega^2\alpha - \omega^2\gamma] =$$

$$= \omega^2 \cdot (\omega^2\alpha - 1) \cdot (\alpha\gamma\omega^2 - 2\alpha - \gamma) \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \omega^2 = 0 \quad \text{ή} \quad \omega^2\alpha - 1 = 0 \quad \text{ή} \quad \omega^2\alpha\gamma - 2\alpha - \gamma = 0 \Rightarrow$$

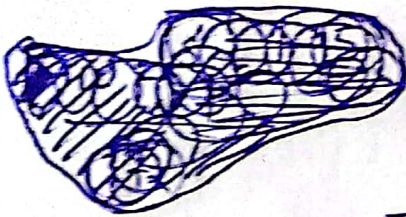
$$\Rightarrow \omega = 0 \quad \text{ή} \quad \omega = \sqrt{1/\alpha} \quad \text{ή} \quad \omega = \sqrt{\frac{2\alpha + \gamma}{\alpha\gamma}} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \omega = 0 \quad \text{ή} \quad \omega = \sqrt{s/\mu} \quad \text{ή} \quad \omega = \sqrt{\frac{(2\mu + m) \cdot s}{\mu \cdot m}} \quad (14)$$

$$\triangleright \omega = 0 \xrightarrow{(15)} \begin{cases} -A + B = 0 \\ A - 2B + C = 0 \\ B - C = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} -B = A \\ B = C \\ -B - 2B + B = 0 \end{cases} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \underline{A = B = C = 0} \quad (16\alpha) \rightarrow (\delta)$$

\triangleright Άρα ο κ.τ.τ. με $\omega = 0$ αποτελείται από ελλοειδή κεντρικά $\rightarrow (\delta)$



$$\triangleright \omega = \sqrt{\frac{5}{m}} = \sqrt{\frac{1}{\alpha}} \xrightarrow{(15)} \begin{cases} B = 0 \\ A + (\frac{5}{\alpha}) \cdot B + C = 0 \\ B = 0 \end{cases} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \underline{A = C} \text{ κ' } \underline{B = 0} \Rightarrow \underline{A/C = 1} \text{ κ' } \underline{B/C = 0} \rightarrow (\delta)$$

$$\triangleright \begin{cases} x = A e^{i\omega t} \\ y = B e^{i\omega t} \\ z = C e^{i\omega t} \end{cases} \xrightarrow{(17\alpha)} \begin{cases} x = -z \\ y = 0 \end{cases} \Rightarrow$$

\Rightarrow Η κεντρική μάζα είναι ακίνητη ενώ οι άκρες ταλαντώνονται με ίσα πλάτη κ' ίδιας συχνότητας κ' φασματικής. (υ όπω λέει με κεντρικές μάζες) $\rightarrow (\delta)$

$$\triangleright w = \sqrt{\frac{2s}{m} + \frac{s}{\mu}} = \sqrt{\frac{2}{\gamma} + \frac{1}{\alpha}} \quad (15)$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \left(\frac{2\alpha}{\gamma} + 1 - 1\right)A + B = 0 \\ A + \left(2 + \frac{\gamma}{\alpha} - 2\right)B + C = 0 \\ B + \left(\frac{2\alpha}{\gamma} + 1 - 1\right)C = 0 \end{cases} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \frac{2\alpha}{\gamma} \cdot A + B = 0 & (18\alpha) \\ A + \frac{\gamma}{\alpha} B + C = 0 & (18\beta) \\ B + \frac{2\alpha}{\gamma} C = 0 & (18\gamma) \end{cases}$$

$$\triangleright (18\alpha) - (18\gamma) \Rightarrow \frac{2\alpha}{\gamma}A + B - B - \frac{2\alpha}{\gamma}C = 0$$

$$\Rightarrow \left(\frac{2\alpha}{\gamma} \cdot A + B\right) - \left(B + \frac{2\alpha}{\gamma} C\right) = 0 \Rightarrow A - C = 0 \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \boxed{A = C} \quad (19) \Rightarrow \boxed{x = z} \quad (20) \quad \text{καί} \quad \boxed{\frac{A}{C} = 1} \quad (21)$$

$$\triangleright (18\alpha) \Rightarrow B = -\frac{2\alpha}{\gamma}A = -2 \frac{\mu/s}{m/s} A \Rightarrow$$

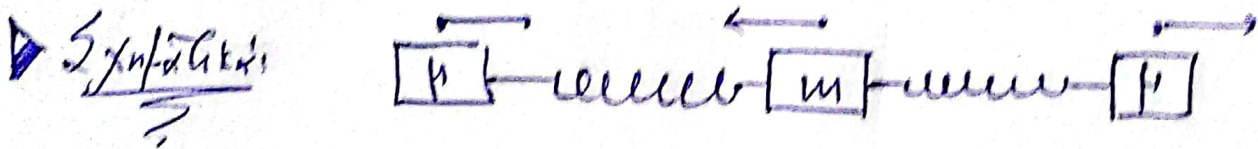
$$\Rightarrow \boxed{B = -2 \frac{\mu}{m} A} \quad (22) \Rightarrow \boxed{\frac{B}{A} = -2 \frac{\mu}{m}} \quad (23)$$

$$\triangleright (22) \Rightarrow \boxed{y = -2 \frac{\mu}{m} x} \quad (20) \Rightarrow \boxed{y = -2 \frac{\mu}{m} z} \quad (24)$$

$$\triangleright \text{D) } (21), (23) \rightarrow \begin{cases} \frac{B}{A} = -2 \frac{\mu}{m} \\ \frac{C}{A} = 1 \end{cases}$$

8) (20) \rightarrow οι αγκύρες ~~από~~ \overline{AB} και \overline{BC} ταλαντώνονται προς τον ίδιο κέντρο K' με το ίδιο πλάτος αυχρηστικά

(24) \rightarrow η κεντρική \overline{AB} αραβάζει τα \overline{BC} και \overline{CA} των αγκύρων κρούσων προς τον αντίθετο κέντρο K'' όπως ώστε το κέντρο \overline{AB} του αραβάζου να ταλαντώνεται ακίνητο. (δεν χρειάζεται να το αποδείξει) *!100



Και για απόδειξη του δεν χρειάζεται να πιάσει!

Η μετατόπιση του κέντρου \overline{AB} είναι

$$\frac{\mu \cdot x + m \cdot y + \mu \cdot z}{\mu + m + \mu} \stackrel{(20)}{\stackrel{(24)}}{=} \frac{\mu z + \left(-2 \frac{\mu}{m} z\right) \cdot m + \mu z}{2\mu + m} =$$

$$= \dots = 0! \rightarrow \text{το κέντρο } \overline{AB} \text{ είναι ακίνητο. *!100}$$