

Secondo Compitino Sistemi Dinamici
21-05-2013

Primo esercizio

E' data una lamina quadrata omogenea di massa m , avente lato pari ad a . Sia O il centro della lamina (punto d'incrocio delle diagonali), ed $\{O, x, y, z\}$ un sistema di riferimento centrato in O , in cui l'asse z è ortogonale alla lamina e gli assi x e y coincidono con le diagonali del quadrato (Fig. 1 (A)).

(i). Si dimostri che $\{O, x, y, z\}$ è una terna principale d'inerzia e si determini la relativa matrice d'inerzia, $\mathbb{I}(O)$.

Viene poi data una seconda lamina uguale alla prima. Le due lamine sono saldate insieme nel vertice A (v. Fig. 1 (B)). Sia, $\{A, X, Y, Z\}$ il nuovo sistema di riferimento i cui assi sono paralleli a quelli di $\{O, x, y, z\}$. Considerando adesso il sistema costituito dalle due lamine, si calcoli:

(ii). $I_{ZZ}(A)$, $I_{YY}(A)$ e $I_{XX}(A)$.

Secondo esercizio

E' data un'asta omogenea, OA , di massa m e lunghezza ℓ . L'asta è vincolata nel punto O e può ruotare liberamente (senza attrito) attorno ad esso (v. Fig. 2). L'estremo A dell'asta è collegato, tramite una molla di massa e lunghezza a riposo trascurabili, al punto $B \equiv (\ell, 0)$. L'asta è soggetta alla forza peso e la costante elastica della molla è k . Si indica con α il seguente parametro

$$\alpha = \frac{mg}{2k\ell}.$$

(i). Si determini il valore di α in corrispondenza del quale la configurazione in cui l'estremo A è sotto O , e la sbarra forma un angolo di $+45^\circ$ rispetto alla verticale è posizione di equilibrio stabile.

(ii). Determinare, per il valore di α di cui al precedente punto (i), la frequenza delle piccole oscillazioni attorno alla suddetta posizione di equilibrio.

(iii). Supponendo la molla assente, si determini la forza $\vec{F} = \vec{F}(t)$, che deve essere applicata, perpendicolarmente alla sbarra, nel suo estremo A , in modo che, partendo dalla posizione in cui la sbarra è verticale con A sotto O , la stessa ruoti con velocità angolare costante ω .

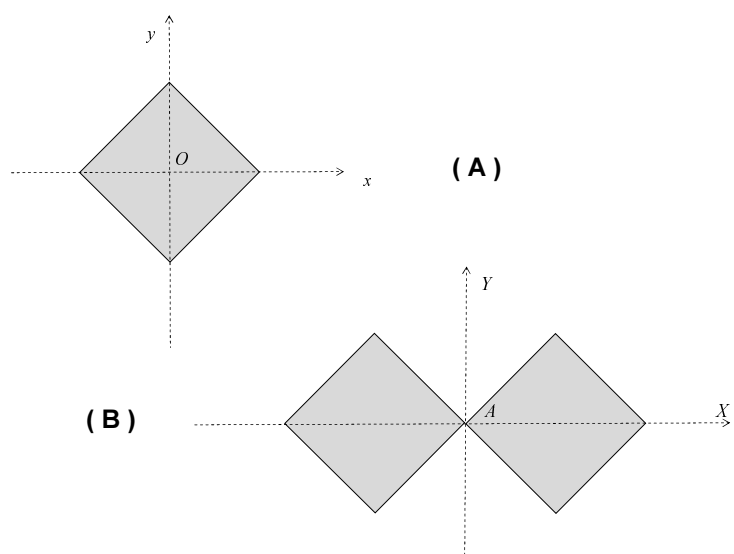


FIGURA 1

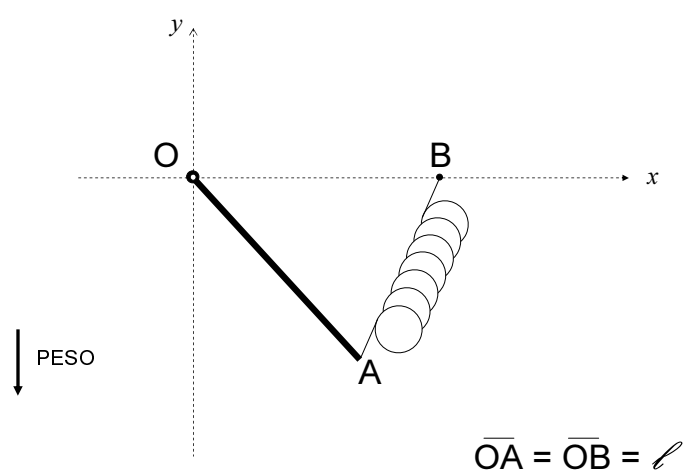


FIGURA 2

SVOLGIMENTO

Primo esercizio

(i). La terna $\{O, x, y, z\}$ è principale d'inerzia per ovvie ragioni di simmetria (sia x che y sono ortogonali ai piani di simmetria materiale e z è a sua volta ortogonale al piano della lamina). Sempre per simmetria avremo

$$I_{xx}(O) = I_{yy}(O),$$

e di conseguenza, siccome $I_{zz}(O) = I_{xx}(O) + I_{yy}(O)$, avremo $I_{xx}(O) = \frac{1}{2}I_{zz}(O)$.

Per quanto riguarda $I_{zz}(O)$, ricordando la definizione¹

$$I_{zz}(O) = \sum_i m_i (\text{distanza punto } P_i \text{ dall'asse } z \text{ passante per } O)^2, \quad (1)$$

risulta evidente che $I_{zz}(O)$ non dipende dall'orientamento degli assi x, y . Quindi, se consideriamo un s.d.r. in cui gli assi sono ortogonali ai lati, otteniamo

$$I_{zz}(O) = \frac{1}{12}m(a^2 + a^2) = \frac{1}{6}ma^2.$$

In definitiva, la matrice d'inerzia è

$$\mathbb{I}(O) = \frac{ma^2}{12} \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{pmatrix}.$$

(ii). Si comincia considerando solo una lamina e spostando il centro rispetto a cui calcolare la matrice d'inerzia nel vertice A . Applicando il Teorema di Huygens abbiamo

$$I_{ZZ}^{singola \text{ lamina}}(A) = I_{zz}(O) + m\frac{a^2}{2} = \frac{2}{3}ma^2,$$

$$I_{YY}^{singola \text{ lamina}}(A) = I_{yy}(O) + m\frac{a^2}{2} = \frac{7}{12}ma^2,$$

mentre $I_{XX}^{singola \text{ lamina}}(A) = I_{xx}(O)$. Passando a considerare le due lamine, avremo

$$I_{ZZ}(A) = 2I_{ZZ}^{singola \text{ lamina}}(A) = \frac{4}{3}ma^2,$$

$$I_{YY}(A) = 2I_{YY}^{singola \text{ lamina}}(A) = \frac{7}{6}ma^2,$$

$$I_{XX}(A) = 2I_{xx}(O) = \frac{1}{6}ma^2.$$

Si può infine verificare che $I_{XX}(A) + I_{YY}(A) = I_{ZZ}(A)$.

Secondo esercizio

(i). Si prende come grado di libertà l'angolo θ che l'asta forma con la verticale ($\theta > 0$, per rotazioni antiorarie). Il dominio in cui varia θ è $(-\pi, \pi)$, con $\theta = 0$ che corrisponde all'asta verticale con l'estremo A sotto O . Se denotiamo con P_o il CM dell'asta abbiamo

$$\begin{aligned} P_o - O &= \frac{\ell}{2} \sin \theta \vec{e}_x - \frac{\ell}{2} \cos \theta \vec{e}_y, \\ A - O &= \ell \sin \theta \vec{e}_x - \ell \cos \theta \vec{e}_y. \end{aligned}$$

¹La (1) si riferisce ad un sistema di punti discreto.

Possiamo poi calcolare l'allungamento della molla

$$\overline{AB}^2 = (\ell \cos \theta)^2 + (\ell - \ell \sin \theta)^2 = 2\ell^2 (1 - \sin \theta).$$

Si denota con U , l'energia potenziale totale che sarà $U = U_{peso} + U_{molla}$, per cui

$$\begin{aligned} U &= mg (\text{quota CM}) + \frac{1}{2} k \overline{AB}^2 \\ &= -m\ell \frac{\ell}{2} \cos \theta + k\ell^2 (1 - \sin \theta) \\ &= k\ell^2 (-\alpha \cos \theta + 1 - \sin \theta). \end{aligned}$$

La configurazione $\theta = +45^\circ$ sarà configurazione di equilibrio stabile se

$$\left. \frac{dU}{d\theta} \right|_{\theta=45^\circ} = 0, \quad \text{e} \quad \left. \frac{d^2U}{d\theta^2} \right|_{\theta=45^\circ} > 0.$$

Imponendo la prima si ha

$$\left. \frac{dU}{d\theta} \right|_{\theta=45^\circ} = k\ell^2 [\alpha \sin \theta - \cos \theta]_{\theta=45^\circ} = k\ell^2 \frac{\sqrt{2}}{2} (\alpha - 1), \quad \Rightarrow \quad \alpha = 1,$$

mentre dalla seconda

$$\left. \frac{d^2U}{d\theta^2} \right|_{\theta=45^\circ} = k\ell^2 [\alpha \cos \theta + \sin \theta]_{\theta=45^\circ} = k\ell^2 \frac{\sqrt{2}}{2} (\alpha + 1) = \sqrt{2} k\ell^2.$$

(ii). Considerando $\alpha = 1$, determiniamo T , l'energia cinetica del sistema

$$T = \frac{m}{2} \left(\frac{d(P_o - O)}{dt} \right)^2 + \frac{1}{2} I_{zz} (P_o) \dot{\theta}^2 = \frac{1}{6} m\ell^2 \dot{\theta}^2.$$

Quindi considerando la posizione di equilibrio stabile $\theta = +45^\circ$, possiamo sostituire alla Lagrangiana la seguente forma approssimata

$$\mathcal{L}_{approssimata} = \underbrace{\frac{1}{2} \left(\frac{m\ell^2}{3} \right)}_A \dot{\theta}^2 - U|_{\theta=45^\circ} - \underbrace{\frac{1}{2} \left(\left. \frac{d^2U}{d\theta^2} \right|_{\theta=45^\circ} \right)}_{\sqrt{2} k\ell^2} \left(\theta - \frac{\pi}{4} \right)^2,$$

da cui otteniamo immediatamente la frequenza (o meglio la pulsazione) delle piccole oscillazioni

$$\omega^2 = \frac{\left(\left. \frac{d^2U}{d\theta^2} \right|_{\theta=45^\circ} \right)}{A} = 3\sqrt{2} \frac{k}{m}.$$

(iii). Se l'asta ruota con velocità angolare costante ω , scrivendo la seconda equazione cardinale rispetto al centro di riduzione O , otteniamo

$$I_{zz}(O) \underbrace{\dot{\omega}}_{=0} = (P_o - O) \wedge (-mg \vec{e}_y) + (A - O) \wedge \vec{F}.$$

Ora, siccome \vec{F} è sempre ortogonale alla sbarra, $(A - O) \wedge \vec{F} = \ell F \vec{e}_z$, con F scalare positivo o negativo a seconda dell'orientazione del vettore \vec{F} . Per quanto riguarda il primo addendo

$$(P_o - O) \wedge (-mg \vec{e}_y) = \begin{vmatrix} \vec{e}_x & \vec{e}_y & \vec{e}_z \\ \frac{\ell}{2} \sin \theta & -\frac{\ell}{2} \cos \theta & 0 \\ 0 & -mg & 0 \end{vmatrix} = -\frac{\ell}{2} mg \sin \theta \vec{e}_z.$$

Abbiamo quindi

$$0 = \left(F\ell - \frac{\ell}{2}mg \sin \theta \right) \vec{e}_z,$$

per cui, siccome $\theta = \omega t$ (l'angolo iniziale corrisponde a $\theta = 0$),

$$F(t) = \frac{1}{2}mg \sin(\omega t).$$

Si può osservare che nel caso in cui $\omega > 0$, rotazione antioraria, allora $F > 0$, mentre se $\omega < 0$, allora $F < 0$.