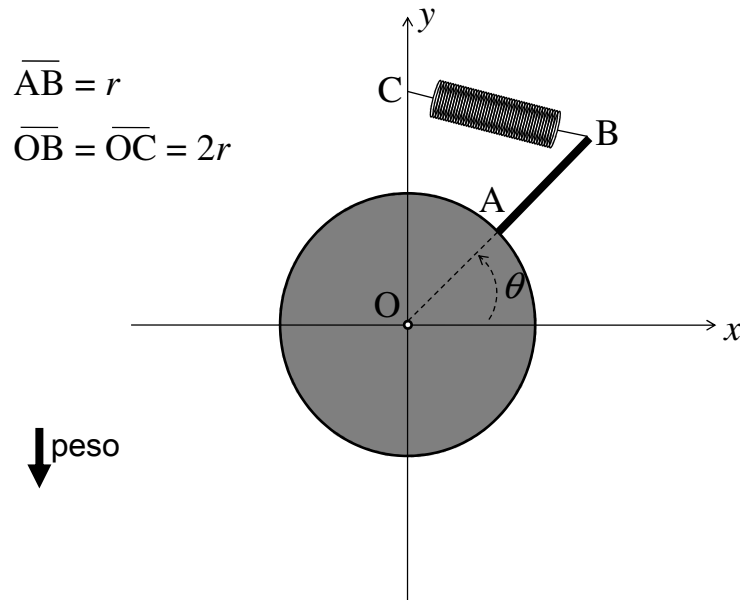


Secondo esercizio

Un sistema meccanico è costituito da un disco di raggio r e massa m sul cui bordo esterno è saldata, in direzione radiale, un'asta AB di massa m e lunghezza r . Il sistema è disposto su di un piano verticale ed è vincolato a ruotare senza attrito attorno al centro del disco O (v. figura). L'estremo B dell'asta è collegato tramite una molla di lunghezza a riposo nulla, massa trascurabile e costante elastica k , al punto $C \equiv (0, 2r)$. Si prenda come parametro lagrangiano l'angolo θ che il segmento OA forma con l'asse x . Il sistema è soggetto alla forza peso, diretta nel verso opposto dell'asse y .

- (i). Si determinino le eventuali posizioni di equilibrio e se ne discuta la stabilità al variare del parametro $\alpha = \frac{8kr}{3mg} > 0$.
- (ii). Si determini il momento d'inerzia del sistema (asta più disco) rispetto ad un asse ortogonale al piano e passante per il punto O . Si scriva poi l'energia cinetica del sistema.
- (iii). Considerando $k = 0$, si scriva l'equazione di moto del sistema supponendo che in B venga applicata una generica forza $\mathbf{F} = F_x \mathbf{e}_x + F_y \mathbf{e}_y$.



SVOLGIMENTO

(i). Si considera $\theta \in (-\pi, \pi]$. Si indica con P_{AB} il C.M. dell'asta AB , e con P_o il C.M. del sistema nel suo complesso (asta e disco), la cui massa totale è $2m$. Scriveremo poi

$$\begin{aligned} B - O &= 2r \cos \theta \mathbf{e}_x + 2r \sin \theta \mathbf{e}_y, \\ P_{AB} - O &= \frac{3}{2}r \cos \theta \mathbf{e}_x + \frac{3}{2}r \sin \theta \mathbf{e}_y, \\ P_o - O &= \frac{1}{2m} [m(P_{AB} - O) + m(O - O)] = \frac{3}{4}r \cos \theta \mathbf{e}_x + \frac{3}{4}r \sin \theta \mathbf{e}_y, \\ \overline{CB}^2 &= 4r^2 \cos^2 \theta + (2r - 2r \sin \theta)^2 = 8r^2 (1 - \sin \theta). \end{aligned}$$

Calcoliamo adesso le energie potenziali. Avremo $U = U_{peso} + U_{molla}$, dove

$$\begin{aligned} U_{molla} &= \frac{k}{2} \overline{CB}^2 = 4kr^2 (1 - \sin \theta), \\ U_{peso} &= 2mg y_{P_o} = \frac{3}{2}mrg \sin \theta, \end{aligned}$$

da cui

$$U = \frac{3}{2}mrg \left(1 - \frac{8kr}{3mg} \right) \sin \theta + 4kr^2 = \frac{3}{2}mrg (1 - \alpha) \sin \theta + 4kr^2,$$

essendo $\alpha = \frac{8kr}{3mg}$. Siccome

$$\frac{\partial U}{\partial \theta} = \frac{3}{2}mrg (1 - \alpha) \cos \theta, \quad \frac{\partial^2 U}{\partial \theta^2} = -\frac{3}{2}mrg (1 - \alpha) \sin \theta,$$

le posizioni di equilibrio corrispondono a $\theta = \pi/2$ e $\theta = -\pi/2$. Per quanto riguarda la stabilità abbiamo i seguenti casi:

- $(1 - \alpha) > 0 \Leftrightarrow \frac{8kr}{3mg} < 1$,
 - $\theta = \pi/2$, instabile,
 - $\theta = -\pi/2$, stabile.
- $(1 - \alpha) < 0 \Leftrightarrow \frac{8kr}{3mg} > 1$,
 - $\theta = \pi/2$, stabile,
 - $\theta = -\pi/2$, instabile.

(ii). Si indica con $I(O)$ il momento d'inerzia del sistema (asta e disco) rispetto ad una retta ortogonale al piano passante per O . Avremo $I(O) = I_{disco}(O) + I_{asta}(O)$, dove

$$\begin{aligned} I_{disco}(O) &= \frac{mr^2}{2}, \\ I_{asta}(O) &= I_{asta}(P_{AB}) + m \left(\frac{3}{2}r \right)^2 = \frac{mr^2}{12} + \frac{9mr^2}{4} = \frac{28}{12}mr^2, \end{aligned}$$

da cui

$$I(O) = \frac{17}{6}mr^2.$$

Per quanto riguarda l'energia cinetica, siccome O è fisso, possiamo scrivere

$$T = \frac{1}{2} I(O) \dot{\theta}^2 = \frac{17}{12} m r^2 \dot{\theta}^2.$$

(iii). Possiamo procedere in due modi: (1) si segue il metodo lagrangiano, (2) si sfrutta la seconda equazione cardinale.

Seguiremo il primo metodo. Dobbiamo scrivere il lavoro fatto dalla forza \mathbf{F} per uno spostamento virtuale del punto B , $\delta(B - O)$. Siccome

$$\delta(B - O) = [-2r \sin \theta e_x + 2r \cos \theta e_y] \delta \theta$$

abbiamo

$$\mathbf{F} \cdot \delta(B - O) = \underbrace{(-2r F_x \sin \theta + 2r F_y \cos \theta)}_{\Xi} \delta \theta.$$

L'equazione di moto sarà quindi

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial T}{\partial \theta} = - \frac{\partial U}{\partial \theta} + \Xi, \quad \Leftrightarrow \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \theta} = \Xi,$$

dove, al solito, $\mathcal{L} = T - U$. Otteniamo quindi

$$\frac{17}{6} m r^2 \ddot{\theta} = - \frac{3}{2} m g r \cos \theta + 2r (-F_x \sin \theta + F_y \cos \theta) .$$

Avremmo ottenuto la stessa equazione se avessimo scritto la seconda cardinale con O centro di riduzione.