

Prova Scritta di Sistemi Dinamici
26 - 06 - 2014

Primo esercizio

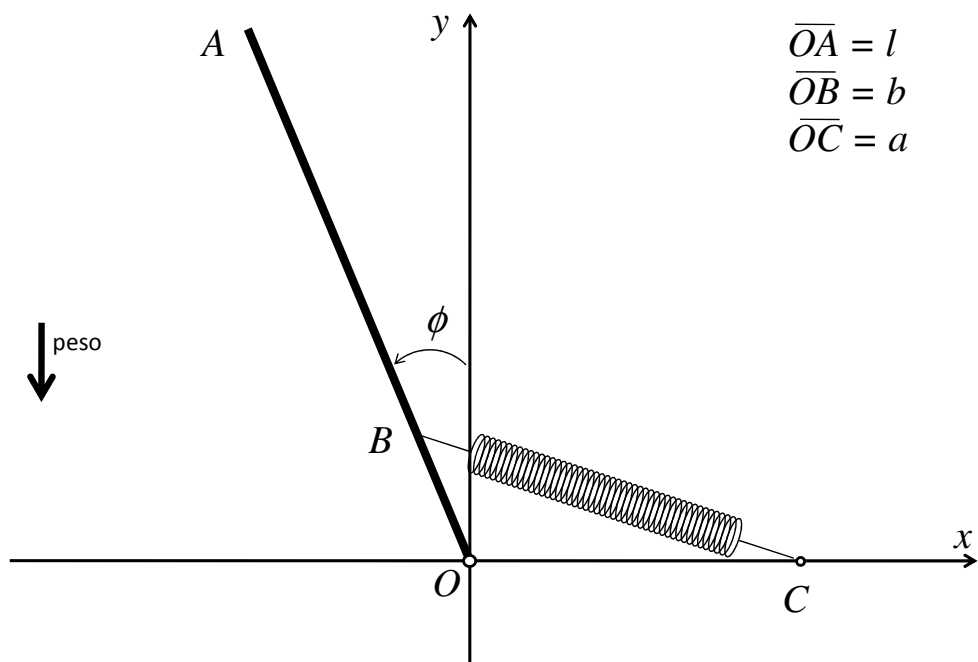
Un punto materiale P di massa m è vincolato a scorrere senza attrito su una parabola la cui equazione sul piano $\{O, x, y\}$ è $x = \frac{y^2}{2p}$. La parabola ruota con velocità uniforme ω attorno all'asse y . La particella è soggetta alla forza di una molla ideale, di costante elastica k , il cui estremo è fissato nell'origine. Si usi come variabile l'ordinata y , $y \in \mathbb{R}$, del punto P . La forza peso non è presente.

- (a). Sia $\{O, X, y, Z\}$, un s.d.r. fisso rispetto al quale il piano che contiene la parabola sta ruotando. Si determinino le coordinate del punto P rispetto al s.d.r. $\{O, X, y, Z\}$.
- (b). Scrivere l'energia cinetica di P nel s.d.r. $\{O, X, y, Z\}$.
- (c). Determinare le posizioni di equilibrio di P rispetto al s.d.r. $\{O, x, y\}$ (s.d.r. ruotante), supponendo che $\beta^2 = \frac{2p^2k}{m\omega^2 - k} > 0$.

Secondo esercizio

Un'asta omogenea AO di massa m e lunghezza l è posta su un piano verticale. L'asta è vincolata a ruotare senza attrito attorno all'estremo O . Il punto B , distante b da O , è collegato mediante una molla di lunghezza a riposo e massa trascurabili al punto fisso $C \equiv (a, 0)$, come mostrato in figura. La rigidità della molla è k . Si consiglia di utilizzare come variabile lagrangiana l'angolo ϕ , $\phi \in [0, 2\pi]$, che l'asta forma con l'asse y (v. figura).

- (a). Trovare le possibili posizioni di equilibrio dell'asta e analizzare la loro stabilità nell'ipotesi che il parametro adimensionale $\alpha = \frac{mgl}{2abk}$ sia uguale ad 1.
- (b). Sempre nell'ipotesi $\alpha = 1$, determinare la frequenza delle piccole oscillazioni attorno alle posizioni di equilibrio stabile.
- (c). Scrivere l'equazione di moto dell'asta utilizzando le equazioni cardinali, nell'ipotesi che venga rimossa la molla.



SVOLGIMENTO

Primo esercizio

(a). Si deve esprimere la posizione di P rispetto al s.d.r. fisso centrato in O e di versori \mathbf{e}_X , \mathbf{e}_y , ed \mathbf{e}_Z , in termini della variabile y . Si denota con $\phi(t)$, l'angolo di rotazione del piano $\{O, x, y\}$, attorno all'asse y . Ovviamente $\phi(t) = \omega t + \phi_o$. Avremo

$$\begin{aligned} P - O &= (\text{distanza dall'asse di rotazione}) [\cos \phi(t) \mathbf{e}_X + \sin \phi(t) \mathbf{e}_Z] + y \mathbf{e}_y \\ &= x [\cos \phi(t) \mathbf{e}_X + \sin \phi(t) \mathbf{e}_Z] + y \mathbf{e}_y \\ &= \frac{y^2}{2p} [\cos \phi(t) \mathbf{e}_X + \sin \phi(t) \mathbf{e}_Z] + y \mathbf{e}_y . \end{aligned}$$

(b). La velocità di P nel s.d.r. $\{O, X, y, Z\}$ è

$$(\dot{P} - \dot{O}) = \frac{y\dot{y}}{p} [\cos \phi(t) \mathbf{e}_X + \sin \phi(t) \mathbf{e}_Z] + \frac{y^2}{2p} \left[-\dot{\phi} \sin \phi(t) \mathbf{e}_X + \dot{\phi} \cos \phi(t) \mathbf{e}_Z \right] + \dot{y} \mathbf{e}_y ,$$

dove $\dot{\phi} = \omega$. L'energia cinetica T è data da

$$T = \frac{m}{2} \left(\frac{d(P - O)}{dt} \right)^2 = \frac{m}{2} \left[1 + \frac{y^2}{p^2} \right] \dot{y}^2 + \frac{m\omega^2}{8p^2} y^4$$

(c). L'energia potenziale elastica è

$$V = \frac{k}{2} |P - O|^2 = \frac{k}{2} \left(\frac{y^4}{4p^2} + y^2 \right)$$

mentre la Lagrangiana è data da

$$\mathcal{L} = \frac{m}{2} \left[1 + \frac{y^2}{p^2} \right] \dot{y}^2 + \frac{m\omega^2}{8p^2} y^4 - \frac{k}{2} \left(\frac{y^4}{4p^2} + y^2 \right) .$$

Si può quindi identificare un'energia potenziale efficace

$$\begin{aligned} V_{eff}(y) &= -\frac{m\omega^2}{8p^2} y^4 + \frac{k}{2} \left(\frac{y^4}{4p^2} + y^2 \right) \\ &= \frac{k - m\omega^2}{8p^2} y^4 + \frac{k}{2} y^2 . \end{aligned}$$

Le posizioni di equilibrio (rispetto al s.d.r. ruotante) si ottengono risolvendo

$$\frac{dV_{eff}(y)}{dy} = 0, \Rightarrow \left(\frac{k - m\omega^2}{2p^2} y^2 + k \right) y = 0,$$

cioè

$$\frac{dV_{eff}(y)}{dy} = k \left(-\frac{y^2}{\beta^2} + 1 \right) y = 0.$$

Abbiamo quindi le seguenti posizioni di equilibrio

$$y = 0, \quad \text{e} \quad y = \pm \beta.$$

Secondo esercizio

(a). Per prima cosa si definiscono i vettori posizione dei principali punti

$$\begin{aligned} P_o - O &= \frac{l}{2} (-\sin \phi \mathbf{e}_x + \cos \phi \mathbf{e}_y), \\ B - O &= b (-\sin \phi \mathbf{e}_x + \cos \phi \mathbf{e}_y), \\ C - O &= a \mathbf{e}_x, \\ B - C &= (B - O) - (C - O) = (-b \sin \phi - a) \mathbf{e}_x + b \cos \phi \mathbf{e}_y. \end{aligned}$$

Passiamo quindi a calcolare le energie potenziali della molla

$$V_{molla} = \frac{k}{2} |B - C|^2 = \frac{k}{2} (a^2 + b^2 + 2ab \sin \phi),$$

e del peso

$$V_{peso} = mg \frac{l}{2} \cos \phi.$$

L'energia potenziale totale è dunque

$$V = V_{molla} + V_{peso} = mg \frac{l}{2} \cos \phi + \frac{k}{2} (a^2 + b^2 + 2ab \sin \phi).$$

Le configurazioni di equilibrio sono gli zeri di V' , ovvero

$$\begin{aligned} V' &= -mg \frac{l}{2} \sin \phi + kab \cos \phi \\ &= kab [\cos \phi - \underbrace{\frac{mgl}{2kab}}_{\alpha=1} \sin \phi] = kab [\cos \phi - \sin \phi] = 0. \end{aligned}$$

Le soluzioni sono $\phi = \pi/4$, e $\phi = 5/4\pi$. La stabilità è dettata dal segno di $V'' = kab[-\sin \phi - \cos \phi]$, per cui

$$\begin{aligned} V'' \left(\frac{\pi}{4} \right) &= -\sqrt{2}kab = -\sqrt{2} \frac{mgl}{2} < 0, & \text{instabile,} \\ V'' \left(\frac{5\pi}{4} \right) &= \sqrt{2}kab = \sqrt{2} \frac{mgl}{2} > 0, & \text{stabile.} \end{aligned}$$

(b). Dobbiamo scrivere la lagrangiana del sistema. L'energia cinetica dell'asta incernierata nel punto O è

$$T = \frac{1}{2} I_O \dot{\phi}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{ml^2}{3} \right) \dot{\phi}^2.$$

Abbiamo quindi

$$\mathcal{L} = T - V = \frac{1}{2} \left(\frac{ml^2}{3} \right) \dot{\phi}^2 - \left[mg \frac{l}{2} \cos \phi + \frac{k}{2} (a^2 + b^2 + 2ab \sin \phi) \right].$$

Considerando poi la posizione di equilibrio stabile, $\phi = \frac{5\pi}{4}$, la lagrangiana approssimata, a meno di costanti, è data da

$$\mathcal{L}_{app} = \frac{1}{2} \left(\frac{ml^2}{3} \right) \dot{\phi}^2 - \frac{1}{2} V'' \left(\frac{5\pi}{4} \right) \left(\phi - \frac{5\pi}{4} \right)^2,$$

per cui la frequenza delle piccole oscillazioni è

$$\omega^2 = \frac{V''\left(\frac{5\pi}{4}\right)}{\frac{ml^2}{3}} = 3\sqrt{2} \left(\frac{ab}{l^2}\right) \frac{k}{m} = \frac{3\sqrt{2}}{2} \frac{g}{l}.$$

(c). Consideriamo il punto O come centro di riduzione. Avremo

$$I_O \ddot{\phi} \mathbf{e}_z = \boldsymbol{\tau}_O^{ext} = (P_o - O) \wedge (-mg\mathbf{e}_y) = mg \frac{l}{2} \sin \phi \mathbf{e}_z,$$

per cui

$$\ddot{\phi} = \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \phi.$$