

Università di Pavia
Facoltà di Ingegneria
Esame di Fisica Matematica (Ingegneria Industriale)
Appello del 4 febbraio 2021

1. Assegnato il sistema di vettori applicati:

$$\begin{cases} \mathbf{v}_1 = -2\mathbf{e}_x + 3\mathbf{e}_y - 4\mathbf{e}_z & \text{applicato in } P_1 - O \equiv (-2, 1, -1), \\ \mathbf{v}_2 = -\mathbf{e}_x - 3\mathbf{e}_y + 2\mathbf{e}_z & \text{applicato in } P_2 - O \equiv (1, -4, 2), \\ \mathbf{v}_3 = 4\mathbf{e}_x + 2\mathbf{e}_y + 3\mathbf{e}_z & \text{applicato in } P_3 - O \equiv (3, -2, 1) \end{cases}$$

determinarne il risultante (**1 punto**); il momento risultante rispetto ad O (**3 punti**); il trinomio invariante (**1 punto**); l'equazione dell'asse centrale (**2 punti**).

Il risultante è $\mathbf{R} = \mathbf{e}_x + 2\mathbf{e}_y + \mathbf{e}_z$ ed il momento risultante rispetto al polo O è $\mathbf{M}_O = -11\mathbf{e}_x - 15\mathbf{e}_y + 3\mathbf{e}_z$, per cui il trinomio invariante è dato da $\mathcal{I} = \mathbf{R} \cdot \mathbf{M}_O = -38$. Per trovare l'equazione dell'asse centrale osserviamo che $|\mathbf{R}|^2 = 6$ e che $\mathbf{R} \wedge \mathbf{M}_O = 21\mathbf{e}_x - 14\mathbf{e}_y + 7\mathbf{e}_z$. Pertanto i punti Q dell'asse centrale hanno vettore posizione $Q - O = x\mathbf{e}_x + y\mathbf{e}_y + z\mathbf{e}_z$ dato da

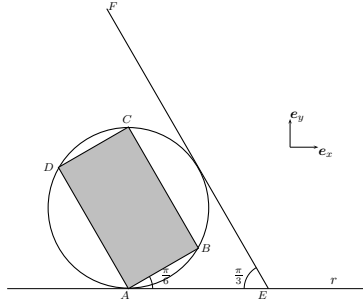
$$\begin{cases} x = \frac{7}{2} + \lambda \\ y = -\frac{7}{3} + 2\lambda \\ z = \frac{7}{6} + \lambda \end{cases}$$

dove λ è un numero reale.

2. Un corpo rigido è formato da un anello di raggio R e massa m , tangente ad una retta orizzontale r ; da un rettangolo $ABCD$ inscritto nella circonferenza, di massa $2m$ e lati AB di lunghezza R , inclinato di $\frac{\pi}{6}$ sull'orizzontale, e $BC = R\sqrt{3}$; da un'asta EF di lunghezza $4R$, massa $3m$, con l'estremo E su r , inclinata di $\frac{\pi}{3}$ rispetto ad r , tangente all'anello. Determinare il momento di inerzia di ciascuno dei tre corpi rispetto alla retta r (**7 punti**); Determinare il momento centrale di inerzia del corpo nella direzione di AB (**5 punti**).

La distanza del centro O dell'anello dalla retta r è R per cui il contributo dell'anello al momento di inerzia lungo r è

$$\frac{mR^2}{2} + mR^2 = \frac{3}{2}mR^2.$$



Quanto al contributo dell'asta, osserviamo che il suo estremo E giace su r per cui

$$I_r = \frac{3m}{3} 16R^2 \sin^2\left(\frac{\pi}{3}\right) = 16mR^2 \frac{3}{4} = 12mR^2.$$

Quanto al rettangolo $ABCD$, osserviamo che il suo centro coincide con quello O dell'anello ed indichiamo con e_1 e e_2 i versori associati ai vettori $B - A$ e $D - A$, rispettivamente. Sulla base $\{e_1, e_2\}$ la matrice centrale di inerzia del rettangolo è

$$\mathbb{I}_{G_R} = \frac{2mR^2}{12} \begin{pmatrix} 3 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix}.$$

Poiché

$$e_x = \frac{\sqrt{3}}{2} e_1 - \frac{1}{2} e_2,$$

abbiamo

$$I_{O, e_x} = e_x \cdot \mathbb{I}_O e_x = \frac{5m}{12} R^2.$$

La distanza da r del centro di massa del rettangolo è ancora R per cui il contributo del rettangolo al momento di inerzia cercato è

$$I_r = \frac{5}{12} mR^2 + 2mR^2 = \frac{29}{12} mR^2.$$

Per il calcolo del momento centrale di inerzia dell'intero corpo nella direzione e_1 , suddividiamo il sistema in due sottocorpi: il primo, \mathcal{B}_1 , costituito da anello e rettangolo, che hanno centro di massa comune in O ; il secondo, \mathcal{B}_2 , formato dalla sola asta, di cui diciamo M il centro di massa. Se G è il centro di massa complessivo, applicando il teorema di composizione, avremo

$$I_{G, e_1} = I_{O, e_1}(\mathcal{B}_1) + I_{M, e_1}(\mathcal{B}_2) + \mu d^2.$$

Poiché il rettangolo e l'anello hanno il centro di massa in comune,

$$I_{O, e_1}(\mathcal{B}_1) = I_{O, e_1}(ABCD) + I_{O, e_1}(\text{anello}) = \frac{2m}{12} 3R^2 + \frac{mR^2}{2} = mR^2$$

mentre per l'asta, osservando che \mathbf{e}_1 è ortogonale ad EF , abbiamo

$$I_{M,\mathbf{e}_1}(\mathcal{B}_2) = \frac{3m}{12}16R^2 = 4mR^2.$$

Per il calcolo della massa ridotta μ , siccome la massa di \mathcal{B}_1 è $3m$, come pure la massa dell'asta, abbiamo $\mu = \frac{3}{2}m$. Infine, d è la distanza di M , centro di massa dell'asta, dalla retta passante per O , diretta lungo \mathbf{e}_1 . Siccome questa retta è ortogonale ad EF , tangente all'anello, essa taglierà l'anello nel punto H di tangenza tra anello ed EF . Dunque

$$d = ME - HE = 2R - HE$$

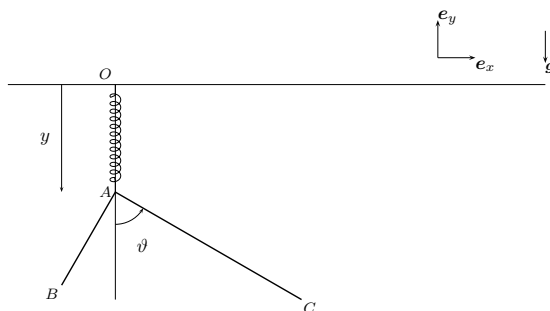
e la geometria del problema consente di concludere che $HE = R\sqrt{3}$ per cui

$$d = R(2 - \sqrt{3}).$$

In definitiva

$$I_{G,\mathbf{e}_1} = 5mR^2 + \frac{3mR^2}{2}(7 - 4\sqrt{3}) = \frac{mR^2}{2}[31 - 12\sqrt{3}].$$

3. In un piano verticale vi è un'asta BAC formata da due bracci $AB = 2\ell$ di massa $2m$ ed $AC = 4\ell$, di massa m , saldati ortogonalmente nell'estremo comune A , mobile lungo una guida fissa verticale e attorno al quale l'asta può oscillare. Inoltre il punto A che è attratto verso un punto O fisso, posto sulla sua verticale, da una molla ideale di costante elastica $\frac{3mg}{\ell}$. Introdotte le coordinate y e ϑ in



figura, determinare l'energia cinetica (**5** punti) e l'energia potenziale del sistema (**2** punti). Determinare il valore di $\ddot{y}(0)$ e $\ddot{\vartheta}(0)$ sapendo che all'istante $t = 0$ il sistema parte dalla quiete con $\vartheta(0) = \frac{\pi}{2}$ e $y(0) = \ell$. (**4** punti)

Siano G ed M i centri di massa dei bracci AB ed AC . Avremo, indicati con \mathbf{e}_1 e \mathbf{e}_2 i versori lungo i bracci $B - A$ e $C - A$:

$$G - O = (A - O) + (G - A) = -y\mathbf{e}_y + \ell\mathbf{e}_1 \quad M - O = (A - O) + (M - A) = -y\mathbf{e}_y + 2\ell\mathbf{e}_2$$

e, se osserviamo che la base $\{\mathbf{e}_1, \mathbf{e}_2\}$ solidale all'asta ruota con velocità angolare $\boldsymbol{\omega} = \dot{\vartheta} \mathbf{e}_z$, avremo

$$\mathbf{v}_G = -\dot{y} \mathbf{e}_y + \ell \dot{\vartheta} \mathbf{e}_z \wedge \mathbf{e}_1 = -\dot{y} \mathbf{e}_y + \ell \dot{\vartheta} \mathbf{e}_2$$

e

$$\mathbf{v}_M = -\dot{y} \mathbf{e}_y + 2\ell \dot{\vartheta} \mathbf{e}_z \wedge \mathbf{e}_2 = -\dot{y} \mathbf{e}_y - 2\ell \dot{\vartheta} \mathbf{e}_1.$$

L'energia cinetica è

$$T = \frac{1}{2} 2m v_G^2 + \frac{1}{2} m v_M^2 + \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega} \cdot \mathbb{I}_G^{(AB)} \boldsymbol{\omega} + \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega} \cdot \mathbb{I}_M^{(AC)} \boldsymbol{\omega}$$

ovvero

$$T = m[\dot{y}^2 + \ell^2 \dot{\vartheta}^2 - 2\ell \dot{y} \dot{\vartheta} \mathbf{e}_y \cdot \mathbf{e}_2] + \frac{m}{2}[\dot{y}^2 + 4\ell^2 \dot{\vartheta}^2 + 4\ell \dot{y} \dot{\vartheta} \mathbf{e}_y \cdot \mathbf{e}_1] + \frac{1}{2} \left[\frac{2m}{12} 4\ell^2 + \frac{m}{12} 16\ell^2 \right] \dot{\vartheta}^2$$

che possiamo semplificare ulteriormente osservando che

$$\mathbf{e}_y \cdot \mathbf{e}_2 = \cos(\pi - \vartheta) = -\cos \vartheta \quad \text{e} \quad \mathbf{e}_y \cdot \mathbf{e}_1 = \cos\left(\frac{\pi}{2} + \vartheta\right) = -\sin \vartheta$$

per cui

$$T = \frac{3}{2} m \dot{y}^2 + 2m\ell \dot{y} \dot{\vartheta} (\cos \vartheta - \sin \vartheta) + 4m\ell^2 \dot{\vartheta}^2.$$

Per l'energia potenziale, consideriamo come quota di riferimento l'orizzontale passante per O . Avremo allora

$$V = -2mg(y + \ell \sin \vartheta) - mg(y + 2\ell \cos \vartheta) + \frac{3}{2} \frac{mg}{\ell} y^2$$

e quindi la lagrangiana $L = T - V$ è

$$L = \frac{3}{2} m \dot{y}^2 + 2m\ell \dot{y} \dot{\vartheta} (\cos \vartheta - \sin \vartheta) + 4m\ell^2 \dot{\vartheta}^2 + 3mgy + 2mg\ell(\sin \vartheta + \cos \vartheta) - \frac{3}{2} \frac{mg}{\ell} y^2.$$

Possiamo scrivere l'equazione di Lagrange rispetto ad y come

$$3\ddot{y} + 2\ell \ddot{\vartheta} (\cos \vartheta - \sin \vartheta) - 2\ell \dot{\vartheta}^2 (\sin \vartheta + \cos \vartheta) = 3g \left(1 - \frac{y}{\ell}\right)$$

e quella relativa a ϑ , come

$$\ddot{y} (\cos \vartheta - \sin \vartheta) + 4\ell \ddot{\vartheta} = g (\cos \vartheta - \sin \vartheta).$$

Inserendo le condizioni iniziali, abbiamo il sistema

$$\begin{cases} 3\ddot{y}(0) - 2\ell \ddot{\vartheta}(0) = 0 \\ -\ddot{y}(0) + 4\ell \ddot{\vartheta}(0) = -g \end{cases}$$

da cui si ricava

$$\ddot{\vartheta}(0) = -\frac{3}{10} \frac{g}{\ell} \quad \ddot{y}(0) = \frac{g}{5}.$$