

UNIVERSITÀ DI PAVIA
 FACOLTÀ DI INGEGNERIA
 CORSO DI LAUREA IN INGEGNERIA INDUSTRIALE
Correzione prova scritta
Esame di Fisica Matematica
 25 giugno 2015

1. Assegnato il sistema di vettori applicati:

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

determinarne

risultante (**1 pt.**); momento risultante rispetto ad O (**3 pt.**); ridurre il sistema ad un altro, ad esso equivalente, formato da due vettori, di cui uno applicato in $Q - O \equiv (2, -3, 1)$ (**3 pt.**).

Il risultante è $\mathbf{R} = 5\mathbf{e}_x + 4\mathbf{e}_y - \mathbf{e}_z$ ed il momento risultante rispetto ad O è $\mathbf{M}_O = 10\mathbf{e}_x + 36\mathbf{e}_y + 12\mathbf{e}_z$. Grazie al teorema del trasporto, si ottiene $\mathbf{M}_Q = 11\mathbf{e}_x + 29\mathbf{e}_y - 11\mathbf{e}_z$. Oltre al risultante, applichiamo in Q un vettore $-\mathbf{v}$ per ora incognito e in un punto S incognito applichiamo il vettore \mathbf{v} . Occorre che

$$(S - Q) \wedge \mathbf{v} = \mathbf{M}_Q$$

e dunque bisogna scegliere \mathbf{v} in modo che $\mathbf{v} \cdot \mathbf{M}_Q = 0$: ad esempio $\mathbf{v} = \mathbf{e}_x + \mathbf{e}_z$. Allora sarà

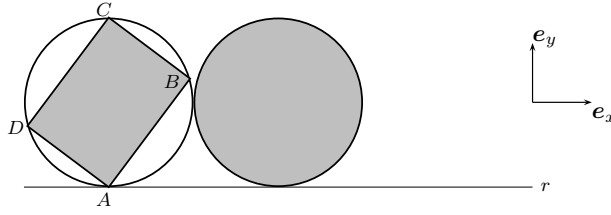
$$S - Q = \frac{1}{2}(-29\mathbf{e}_x + 22\mathbf{e}_y + 29\mathbf{e}_z)$$

per cui $S - O = -\frac{25}{2}\mathbf{e}_x + 8\mathbf{e}_y + \frac{33}{2}\mathbf{e}_z$.

2. Un corpo rigido piano è formato da un rettangolo omogeneo $ABCD$ di massa $3m$ e lati $AB = 8R$ e $BC = 6R$, inscritto in un anello di massa $2m$ e raggio $5R$, con il lato AB inclinato rispetto alla retta orizzontale r su cui giace A di un angolo α tale che $\sin \alpha = \frac{4}{5}$; da un disco omogeneo di massa $4m$ e raggio $5R$, tangente all'anello, con il centro alla stessa quota di quello dell'anello. Supponendo che all'istante $t = 0$ il sistema si trovi nella configurazione indicata in figura, con $\mathbf{v}_A = v_0(-\mathbf{e}_x + 4\mathbf{e}_y)$ e $\mathbf{v}_C = v_0(2\mathbf{e}_x + 4\mathbf{e}_y)$, dove v_0 è una velocità caratteristica, determinare: la velocità angolare $\boldsymbol{\omega}(0)$ (**1 punto**), la velocità del centro del disco, allo stesso istante (**1 punto**); le coordinate del centro di istantanea rotazione a $t = 0$, riferite al punto A (**2 punti**); il momento di inerzia del corpo rispetto all'asse passante per A , diretto come \mathbf{e}_x precisando i contributi del rettangolo, dell'anello e del disco (**5 punti**); il momento centrale di inerzia del sistema nella direzione \mathbf{e}_y (**4 punti**).

Osserviamo anzitutto che il diametro AC è verticale. Infatti, dalla geometria del problema abbiamo che

$$\cos \hat{C}AB = \frac{AB}{AC} = \frac{4}{5}$$



che coincide con il valore di $\sin \alpha$ e pertanto $C\hat{A}B = \frac{\pi}{2} - \alpha$ dimostrando quanto affermato. Posto $\omega(0) = \omega e_z$, siccome $C - A = 10R e_y$ si ha

$$\mathbf{v}_C - \mathbf{v}_A = 3v_0 \mathbf{e}_x = 10\omega R e_z \wedge \mathbf{e}_y = -10\omega R e_x$$

da cui si ottiene $\omega = -\frac{3v_0}{10R}$ e quindi la velocità del centro O del disco è

$$\mathbf{v}_O(0) = \mathbf{v}_A(0) - \frac{3v_0}{10R} e_z \wedge (10R e_x + 5R e_y) = v_0 \left(\frac{1}{2} e_x + e_y \right).$$

Infine, scritto il vettore posizione del centro C^* di istantanea rotazione rispetto ad A come

$$C^* - A = x e_x + y e_y,$$

abbiamo

$$\mathbf{0} = \mathbf{v}_{C^*} = \mathbf{v}_A + \omega \wedge (C^* - A)$$

da cui segue

$$x = \frac{40}{3}R \quad y = -\frac{10R}{3}.$$

Calcoliamo ora i momenti di inerzia di anello, disco e rettangolo nella direzione di e_x . Grazie al teorema di Huygens-Steiner ricaviamo per l'anello

$$I_{xx}^A = 25mR^2 + 50mR^2 = 75mR^2,$$

per il disco abbiamo poi

$$I_{xx}^A = 25mR^2 + 100mR^2 = 125mR^2.$$

Per il rettangolo, conviene introdurre la base ortonormale $\{\mathbf{e}_1, \mathbf{e}_2, \mathbf{e}_z\}$ con $\mathbf{e}_1 = \frac{B-A}{|B-A|}$ e $\mathbf{e}_2 = \frac{C-B}{|C-B|}$ perché in questa base la matrice centrale di inerzia è

$$\frac{mR^2}{4} \begin{pmatrix} 36 & 0 & 0 \\ 0 & 64 & 0 \\ 0 & 0 & 100 \end{pmatrix}$$

e siccome

$$\begin{cases} \mathbf{e}_x = \frac{3}{5}\mathbf{e}_1 - \frac{4}{5}\mathbf{e}_2 \\ \mathbf{e}_y = \frac{4}{5}\mathbf{e}_1 + \frac{3}{5}\mathbf{e}_2 \end{cases}$$

per cui

$$I_{xx}^A = \frac{mR^2}{4} \begin{pmatrix} \frac{3}{5} \\ -\frac{4}{5} \\ 0 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} 36 & 0 & 0 \\ 0 & 64 & 0 \\ 0 & 0 & 100 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \frac{3}{5} \\ -\frac{4}{5} \\ 0 \end{pmatrix} + 75mR^2 = \frac{337}{25}mR^2 + 75mR^2 = \frac{2212}{25}mR^2.$$

Per calcolare il momento centrale di inerzia nella direzione e_y applichiamo il teorema di composizione dapprima all'insieme dell'anello e del rettangolo, che hanno lo stesso centro di massa. Il momento centrale di inerzia dell'anello nella direzione e_y è

$$I_{yy} = 25mR^2$$

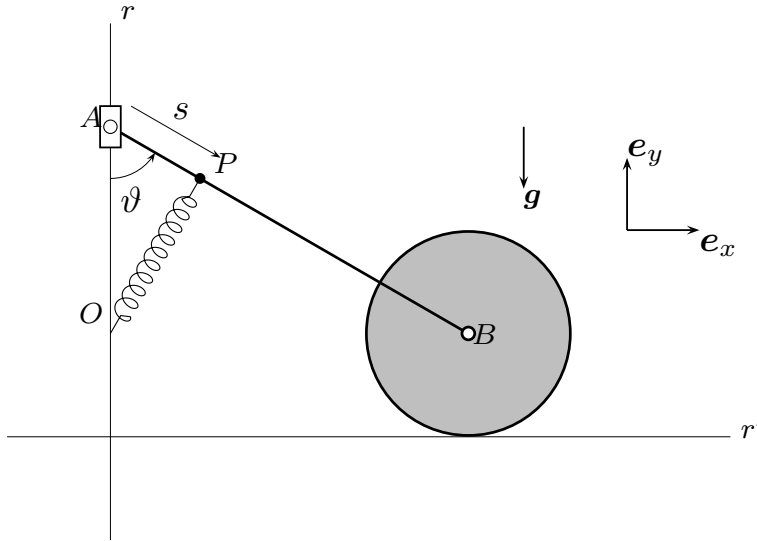
mentre per il rettangolo è

$$I_{yy} = \frac{mR^2}{4} \begin{pmatrix} 4 \\ 33 \\ 0 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} 36 & 0 & 0 \\ 0 & 64 & 0 \\ 0 & 0 & 100 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 4 \\ 33 \\ 0 \end{pmatrix} = \frac{288}{25}mR^2.$$

Prendiamo ora il corpo formato da disco ed anello, di massa $5m$ ed applichiamo il teorema di composizione ad esso ed al disco, pensato come secondo corpo. Poiché la distanza tra le rette verticali passanti per i centri di massa di questi due corpi è $10R$ e la massa ridotta è $\frac{20}{9}m$, abbiamo

$$I_{yy} = \frac{288}{25}mR^2 + 25mR^2 + \frac{2000}{9}mR^2 = \frac{58217}{225}mR^2.$$

3. In un piano verticale un'asta omogenea AB di massa $3m$ e lunghezza $4R$ ha l'estremo A mobile su una guida fissa r verticale mentre B è incernierato senza attrito al centro di un disco di raggio R e massa m , libero di rotolare senza strisciare su una guida orizzontale r' . Un punto materiale P di massa m scorre senza attrito su AB , attratto verso il punto fisso O posto su r , a distanza R da r' , da una molla ideale di costante elastica $2mg/R$. Introdotte le coordinate ϑ e s indicate in figura, determinare: l'espressione dell'energia cinetica totale T (**5 punti**); dell'energia potenziale totale (**3 punti**); determinare i valori di $\dot{\vartheta}(0)$ e $\ddot{s}(0)$ sapendo che, all'istante iniziale il sistema parte dalla quiete con $\vartheta(0) = \frac{\pi}{2}$ ed $s(0) = 2R$. (**2 punti**)



La velocità angolare dell'asta è $\omega = \dot{\vartheta}e_z$ mentre per determinare quella del disco— $\omega_D = \omega_D e_z$ osserviamo che il centro B del disco ha vettore posizione

$$B - O = 4R \sin \vartheta e_x$$

per cui la sua velocità è

$$\mathbf{v}_B = 4R\dot{\vartheta} \cos \vartheta \mathbf{e}_x.$$

D'altra parte, se chiamiamo H il punto di contatto istantaneo tra il disco ed r' , deve anche essere, grazie al vincolo di puro rotolamento

$$\mathbf{v}_B = \omega_D R \mathbf{e}_z \wedge \mathbf{e}_y = -\omega_D R \mathbf{e}_x$$

per cui, confrontando le due espressioni di \mathbf{v}_B abbiamo che

$$\omega_D = -4\dot{\vartheta} \cos \vartheta \mathbf{e}_z.$$

Possiamo allora completare il calcolo dell'energia cinetica del sistema. Per quanto riguarda l'asta, osserviamo che il suo centro di istantanea rotazione si trova nell'intersezione Q tra la verticale passante per B e l'orizzontale per A . Quindi

$$T_{AB} = \frac{1}{2} \dot{\vartheta}^2 \mathbf{e}_z \cdot \mathbb{I}_Q \mathbf{e}_z = 8mR^2 \dot{\vartheta}^2.$$

Quanto al disco, il suo centro di istantanea rotazione è H e dunque

$$T_D = 8\dot{\vartheta}^2 \cos^2 \vartheta \mathbf{e}_z \cdot \mathbb{I}_H \mathbf{e}_z = 12mR^2 \dot{\vartheta}^2 \cos^2 \vartheta.$$

Infine, per il contributo del punto P osserviamo che

$$P - O = 4R \cos \vartheta \mathbf{e}_y + s \mathbf{e}_1$$

dove $\mathbf{e}_1 := \frac{B-A}{|B-A|}$. Indicando con \mathbf{e}_2 il versore del piano di moto ortogonale ad \mathbf{e}_1 e tale che $\mathbf{e}_1 \wedge \mathbf{e}_2 = \mathbf{e}_z$ ed applicando la formule di Poisson, otteniamo

$$\mathbf{v}_P = -4R\dot{\vartheta} \sin \vartheta \mathbf{e}_y + \dot{s} \mathbf{e}_1 + s\dot{\vartheta} \mathbf{e}_2$$

e quindi

$$T_P = \frac{m}{2} [16R\dot{\vartheta}^2 \sin^2 \vartheta + \dot{s}^2 + s^2 \dot{\vartheta}^2 - 8R\dot{\vartheta} \sin \vartheta (-\dot{s} \cos \vartheta + s\dot{\vartheta} \sin \vartheta)].$$

Sommando i tre contributi ottenuti ricaviamo per l'energia cinetica T l'espressione

$$T = 8mR^2 \dot{\vartheta}^2 + 12mR^2 \dot{\vartheta}^2 \cos^2 \vartheta + 8mR^2 \dot{\vartheta}^2 \sin^2 \vartheta - 4mR\dot{\vartheta} \sin \vartheta (-\dot{s} \cos \vartheta + s\dot{\vartheta} \sin \vartheta) + \frac{m}{2} [\dot{s}^2 + s^2 \dot{\vartheta}^2].$$

Per il calcolo dell'energia potenziale del sistema, assumiamo come quota di riferimento per l'energia potenziale gravitazionale l'orizzontale per O e per B e serviamoci del teorema di Carnot per il calcolo della lunghezza di OP . Abbiamo allora

$$V = 8mgR \cos \vartheta - mgs \cos \vartheta + \frac{mg}{R} [s^2 + 16R^2 \cos^2 \vartheta - 8Rs \cos \vartheta].$$

Possiamo ora scrivere le equazioni di Lagrange per la variabile s e per la variabile ϑ e poi inserire i valori proposti delle coordinate e quelli delle velocità generalizzate $\dot{\vartheta}(0) = 0$, $\dot{s}(0) = 0$, ottenendo

$$m\ddot{s}(0) = mg - 2\frac{mg}{R}s(0), \quad \text{cioè} \quad \ddot{s}(0) = -3g.$$

Per la variabile ϑ otteniamo, in modo analogo:

$$36mR^2 \ddot{\vartheta}(0) = -10mgR$$

e quindi

$$\ddot{\vartheta}(0) = -\frac{5g}{36R}.$$