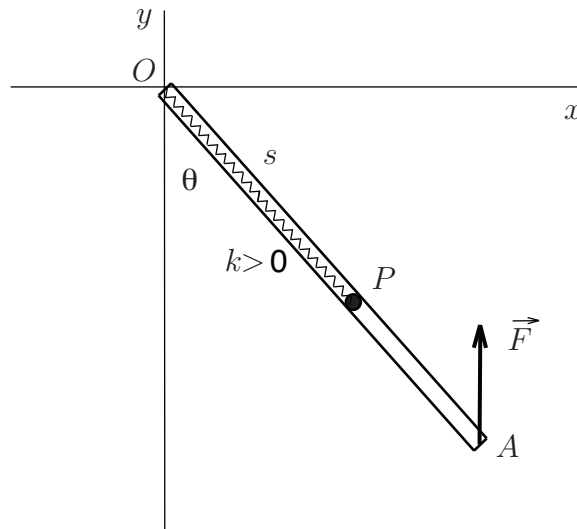


Corso di Laurea in Ingegneria Meccanica
Anno Accademico 2018/2019
Meccanica Razionale - Appello del 13/4/2019

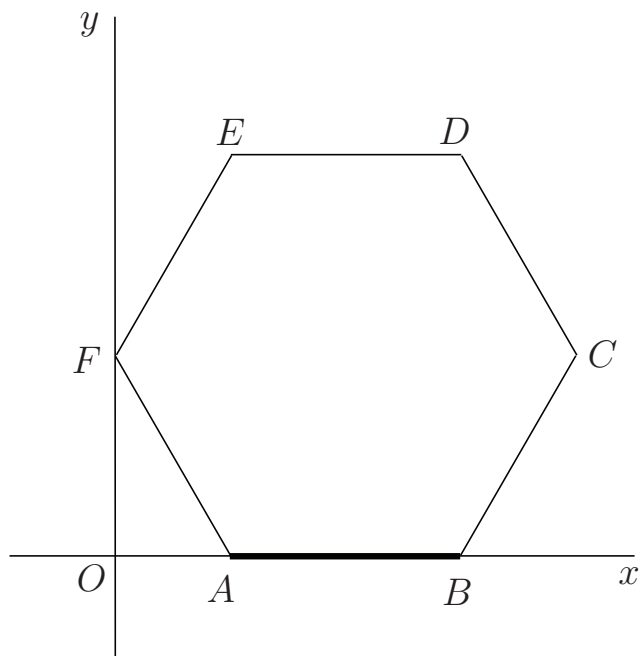
Nome
N. Matricola

Ancona, 13 aprile 2019

1. Un'asta OA di massa M e lunghezza L si muove nel piano verticale $O(x, y)$ (con y verticale ascendente), libera di ruotare attorno al suo estremo O che è fisso. Nell'asta è praticata una scanalatura, nel senso della lunghezza, all'interno della quale scorre senza attrito una pallina P di massa m , collegata all'estremo O da una molla di costante $k > 0$. Una forza costante $\mathbf{F} = F\hat{\mathbf{j}}$ agisce inoltre sull'estremo A dell'asta. Utilizzando le coordinate lagrangiane s (ascissa di P lungo l'asta) e θ (angolo dell'asta con la verticale) indicate in figura, determinare le configurazioni di equilibrio e studiarne la stabilità per valori generici dei parametri; determinare quindi un intervallo per F nel quale le configurazioni di equilibrio incondizionate sono stabili.



2. (15 punti) Nel sistema di riferimento $O(x, y, z)$ indicato in figura, calcolare la matrice d'inerzia di un contorno esagonale regolare non omogeneo $ABCDEA$ di massa M e lato L . Il lato AB , che ha massa quadrupla degli altri lati, giace sull'asse x ed il vertice F appartiene all'asse y . Indicare con m_1 la massa di AB e con m_2 la massa di ciascuno degli altri lati; esprimere gli elementi della matrice d'inerzia dapprima in funzione di m_1 ed m_2 , sostituendo solo alla fine le loro espressioni in funzione di M .



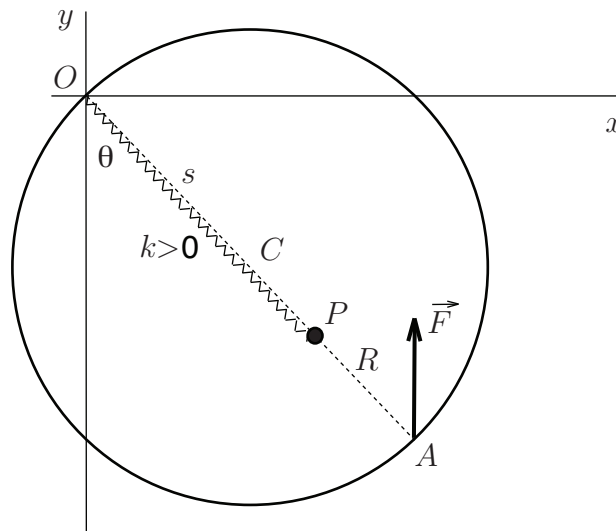
Non si possono usare le formule notevoli dei momenti d'inerzia.

Corso di Laurea in Ingegneria Meccanica
Anno Accademico 2017/2018
Meccanica Razionale - Appello del 13/4/2019

Nome
 N. Matricola

Ancona, 13 aprile 2019

1. Una circonferenza di centro C , raggio R e massa M si muove nel piano verticale $O(x, y)$ (con y verticale ascendente), libera di ruotare attorno ad un suo punto O che è fisso. Sul diametro OA (privo di massa) scorre senza attrito una pallina P di massa m , collegata al punto O da una molla di costante $k > 0$. Una forza costante $\mathbf{F} = F\hat{\mathbf{j}}$ agisce inoltre sul punto A . Utilizzando le coordinate lagrangiane s (ascissa di P lungo il diametro OA) e θ (angolo del diametro OA con la verticale) indicate in figura, determinare le configurazioni di equilibrio e studiarne la stabilità per valori generici dei parametri; determinare quindi un intervallo per F nel quale le configurazioni di equilibrio incondizionate sono stabili.



Svolgimento. L'energia potenziale è data da

$$\begin{aligned}
 V(s, \theta) &= M g y_C + m g y_P + \frac{1}{2} k \overline{OC}^2 - F y_A = \\
 &= -M g R \cos \theta - m g s \cos \theta + \frac{1}{2} k s^2 + 2 F R \cos \theta
 \end{aligned}$$

Derivate dell'energia potenziale:

$$\frac{\partial V}{\partial s} = -m g \cos \theta + k s \quad (1)$$

$$\frac{\partial V}{\partial \theta} = (m g R + m g s - 2 F R) \sin \theta \quad (2)$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial s^2} = k \quad (3)$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial \theta^2} = (m g R + m g s - 2 F R) \cos \theta \quad (4)$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial s \partial \theta} = m g \sin \theta \quad (5)$$

troviamo le configurazioni di equilibrio uguagliando a zero le (1) e (2):

$$-m g \cos \theta + k s = 0 \quad (6)$$

$$(m g R + m g s - 2 F R) \sin \theta = 0 \quad (7)$$

Conviene iniziare dall'equazione (7), già fattorizzata, che fornisce due gruppi di soluzioni.

Primo gruppo:

$$\begin{aligned} \sin \theta &= 0 \\ -m g \cos \theta + k s &= 0 \end{aligned}$$

ovvero

$$\theta = 0, \quad s = \frac{m g}{k} \quad (8)$$

e

$$\theta = \pi, \quad s = -\frac{m g}{k}. \quad (9)$$

Indicando con $Q(\theta, s)$ le configurazioni di equilibrio abbiamo le prime due di esse:

$$Q_1 = \left(0, \frac{m g}{k}\right) \quad (10)$$

$$Q_2 = \left(\pi, -\frac{m g}{k}\right) \quad (11)$$

Fisicamente, Q_2 andrebbe scartata perchè fornisce $s < 0$; ignoriamo tuttavia questo fatto e forniamo la soluzione completa.

Secondo gruppo:

$$m g R + m g s - 2 F R = 0 \quad (12)$$

$$-m g \cos \theta + k s = 0 \quad (13)$$

ovvero

$$\begin{aligned} s &= \frac{m g}{k} \cos \theta \\ m g R + m g \frac{m g}{k} \cos \theta - 2 F R &= 0 \end{aligned}$$

da cui l'equazione risolutiva

$$\cos \theta = \frac{2 F - m g}{m^2 g^2} k R.$$

Otteniamo quindi due configurazioni di equilibrio condizionate,

$$Q_3 = \left(\theta_0, \frac{2 F - m g}{m g} R\right) \quad (14)$$

$$Q_4 = \left(-\theta_0, \frac{2 F - m g}{m g} R\right) \quad (15)$$

che esistono solo se

$$\frac{|2F - mg|}{m^2 g^2} k R \leq 1$$

Per lo studio della stabilità scriviamo le matrici hessiane in corrispondenza dei quattro equilibri.

$$H(Q_1) = \begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & mgR + \frac{m^2 g^2}{k} - 2FR \end{pmatrix}$$

che è stabile se

$$mgR + \frac{m^2 g^2}{k} - 2FR > 0. \quad (16)$$

$$H(Q_2) = \begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & -(mgR - \frac{m^2 g^2}{k} - 2FR) \end{pmatrix}$$

che è stabile se

$$mgR - \frac{m^2 g^2}{k} - 2FR < 0. \quad (17)$$

Le due configurazioni di equilibrio incondizionate Q_1 e Q_2 sono entrambe stabili se

$$\begin{aligned} 2FR &< mgR + \frac{m^2 g^2}{k} \\ 2FR &> mgR - \frac{m^2 g^2}{k} \end{aligned}$$

ovvero

$$\frac{mg}{2} - \frac{m^2 g^2}{2kR} < F < \frac{mg}{2} + \frac{m^2 g^2}{2kR}$$

Le due configurazioni di equilibrio Q_3 e Q_4 sono entrambe instabili, in quanto $\partial^2 V / \partial \theta^2 = 0$ per entrambe (come si vede direttamente dalla (4) assieme alla (12)) e quindi il determinante della matrice hessiana è negativo.

2. (15 punti) Nel sistema di riferimento $O(x, y, z)$ indicato in figura, calcolare la matrice d'inerzia di un contorno esagonale regolare non omogeneo $ABCDEF$ di massa M e lato L . Il lato AB giace sull'asse x ed il punto F appartiene all'asse y . Il lato AF ha massa tripla degli altri lati. Indicare con m_1 la massa di AF e con m_2 la massa di ciascuno degli altri lati; esprimere gli elementi della matrice d'inerzia dapprima in funzione di m_1 ed m_2 , sostituendo solo alla fine le loro espressioni in funzione di M .

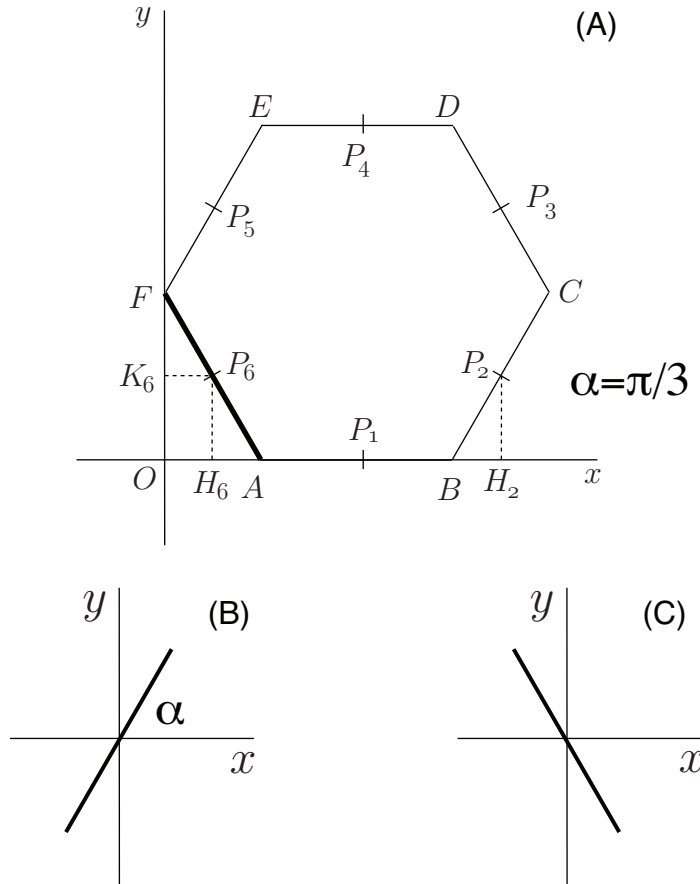


Figura 1: Per la stesura della soluzione la figura è modificata rispetto al testo d'esame.

Svolgimento. Indichiamo con P_1, P_2, \dots, P_6 i punti medi dei lati, come in figura (A). Notiamo che $P_2H_2 = P_6H_6 = L\sqrt{3}/4$ e $P_6K_6 = L/4$, $OA = L/2$. Calcoliamo la matrice d'inerzia di un'asta generica di lunghezza L e massa m disposta come in figura (B):

$$I_{11} = \mu \int_{-L/2}^{L/2} y^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} (l \sin \alpha)^2 dl = \frac{1}{12} \mu L^3 \sin^2 \alpha = \frac{1}{12} mL^2 \sin^2 \alpha \quad (18)$$

$$I_{22} = \mu \int_{-L/2}^{L/2} x^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} (l \cos \alpha)^2 dl = \frac{1}{12} \mu L^3 \cos^2 \alpha = \frac{1}{12} mL^2 \cos^2 \alpha \quad (19)$$

$$I_{33} = I_{11} + I_{22} = \frac{1}{12} mL^2 \quad (20)$$

$$I_{12} = -\mu \int_{-L/2}^{L/2} xy dl = -\mu \int_{-L/2}^{L/2} l^2 \sin \alpha \cos \alpha dl = -\frac{1}{12} mL^2 \sin \alpha \cos \alpha \quad (21)$$

Se l'asta è orientata come in figura (C), I_{11} , I_{22} e I_{33} sono ancora dati dalle stesse espressioni (18), (19) e (20), mentre I_{12} cambia segno.

Con questi risultati, possiamo calcolare gli elementi della matrice d'inerzia delle quattro aste BC , CD , EF e FA con $\alpha = \pi/3$.

Asta BC :

$$I_{11} = \frac{1}{12} m_2 L^2 \frac{3}{4} + m_2 \left(\frac{L}{2} \frac{\sqrt{3}}{2} \right)^2 = \frac{1}{4} m_2 L^2$$

$$I_{22} = \frac{1}{12} m_2 L^2 \frac{1}{4} + m_2 \left(\frac{7}{4} L \right)^2 = \frac{37}{12} m_2 L^2$$

$$I_{33} = \frac{10}{3} m_2 L^2$$

$$I_{12} = -\frac{1}{12} m_2 L^2 \frac{\sqrt{3}}{4} - m_2 L^2 \frac{\sqrt{3}}{4} \frac{7}{4} = -\frac{11\sqrt{3}}{24} m_2 L^2$$

Asta CD :

$$I_{11} = \frac{1}{12} m_2 L^2 \frac{3}{4} + m_2 \left(3 \frac{L}{2} \frac{\sqrt{3}}{2} \right)^2 = \frac{7}{4} m_2 L^2$$

$$I_{22} = \frac{37}{12} m_2 L^2$$

$$I_{33} = \frac{29}{6} m_2 L^2$$

$$I_{12} = \frac{1}{12} m_2 L^2 \frac{\sqrt{3}}{4} - m_2 L^2 \frac{3\sqrt{3}}{4} \frac{7}{4} = -\frac{9\sqrt{3}}{8} m_2 L^2$$

Asta EF :

$$I_{11} = I_{11}(CD) = \frac{7}{4} m_2 L^2$$

$$I_{22} = \frac{1}{12} m_2 L^2 \frac{1}{4} + m_2 \left(\frac{1}{4} L \right)^2 = \frac{1}{12} m_2 L^2$$

$$I_{33} = \frac{11}{6} m_2 L^2$$

$$I_{12} = -\frac{1}{12} m_2 L^2 \frac{\sqrt{3}}{4} - m_2 L^2 \frac{3\sqrt{3}}{4} \frac{1}{4} = -\frac{5\sqrt{3}}{24} m_2 L^2$$

Asta FA :

$$I_{11} = \frac{1}{4} m_1 L^2$$

$$I_{22} = \frac{1}{12} m_1 L^2 \frac{1}{4} + m_1 \left(\frac{1}{4} L \right)^2 = \frac{1}{12} m_1 L^2$$

$$I_{33} = \frac{1}{3} m_1 L^2$$

$$I_{12} = \frac{1}{12} m_1 L^2 \frac{\sqrt{3}}{4} - m_1 L^2 \frac{\sqrt{3}}{4} \frac{7}{4} = -\frac{\sqrt{3}}{24} m_1 L^2$$

Per le aste AB e ED abbiamo, con $\alpha = 0$:

Asta AB :

$$I_{11} = I_{12} = 0$$

$$I_{22} = I_{33} = \frac{1}{12} m_2 L^2 + m_2 L^2 = \frac{13}{12} m_2 L^2$$

Asta ED :

$$I_{11} = 0 + m_2 \left(L \sqrt{3} \right)^2 = 3 m_2 L^2$$

$$I_{22} = \frac{13}{12} m_2 L^2$$

$$I_{33} = \frac{49}{12} m_2 L^2$$

$$I_{12} = 0 - m_2 L^2 \sqrt{3} = -m_2 L^2 \sqrt{3}$$

In conclusione, sommando tutti i contributi, otteniamo per la matrice d'inerzia del sistema:

$$I_{11} = \frac{1}{4} m_1 L^2 + \frac{27}{4} m_2 L^2 \quad (22)$$

$$I_{22} = \frac{1}{12} m_1 L^2 + \frac{101}{12} m_2 L^2 \quad (23)$$

$$I_{33} = \frac{1}{3} m_1 L^2 + \frac{91}{6} m_2 L^2 \quad (24)$$

$$I_{12} = -\frac{\sqrt{3}}{24} m_1 L^2 - \frac{67\sqrt{3}}{24} m_2 L^2 \quad (25)$$

Ora esprimiamo il tutto in termini della massa M dell'intero sistema. Abbiamo:

$$m_1 + 5 m_2 = M$$

$$m_1 = 3 m_2$$

ovvero

$$m_2 = \frac{1}{8} M \quad m_1 = \frac{3}{8} M$$

Le (22)-(25) diventano allora:

$$I_{11} = \frac{15}{16} M L^2$$

$$I_{22} = \frac{13}{12} M L^2$$

$$I_{33} = \frac{97}{48} M L^2$$

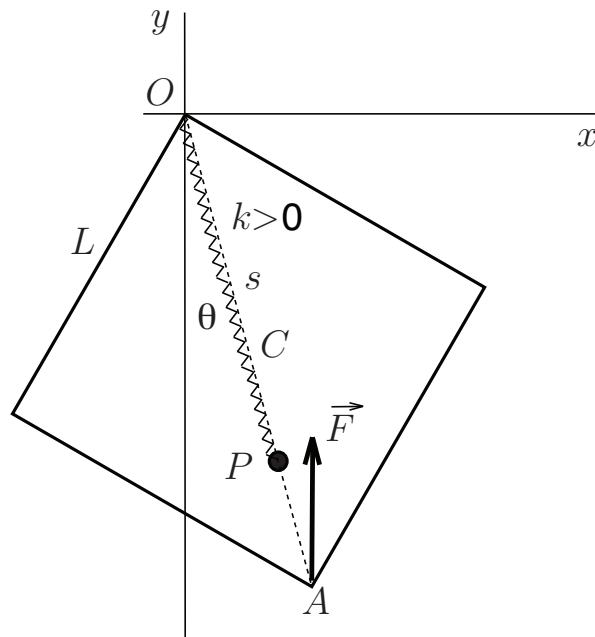
$$I_{12} = -\frac{35\sqrt{3}}{96} M L^2$$

Corso di Laurea in Ingegneria Meccanica
Anno Accademico 2017/2018
Meccanica Razionale - Appello del 13/4/2019

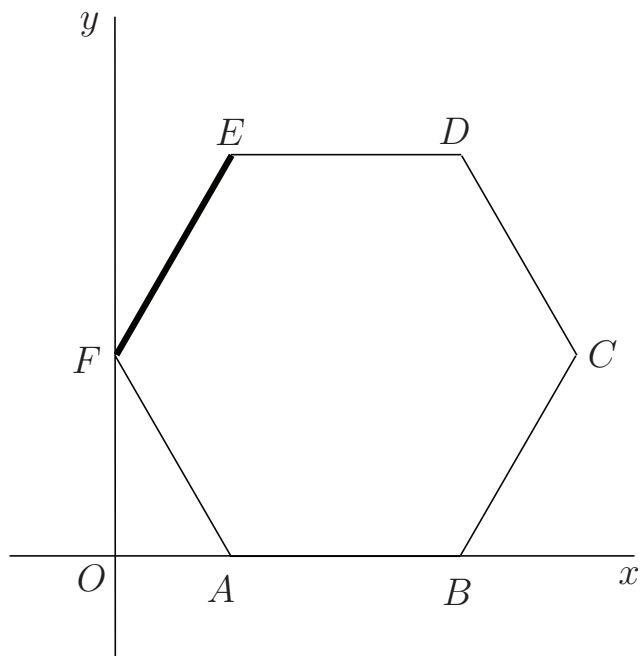
Nome
N. Matricola

Ancona, 13 aprile 2019

1. Un contorno quadrato di centro C , lato L e massa M si muove nel piano verticale $O(x, y)$ (con y verticale ascendente), libero di ruotare attorno al suo vertice O che è fisso. Sulla diagonale OA (priva di massa) scorre senza attrito una pallina P di massa m , collegata al punto O da una molla di costante $k > 0$. Una forza costante $\mathbf{F} = F\hat{\mathbf{j}}$ agisce inoltre sul punto A . Utilizzando le coordinate lagrangiane s (ascissa di P lungo la diagonale) e θ (angolo della diagonale con la verticale) indicate in figura, determinare le configurazioni di equilibrio e studiarne la stabilità per valori generici dei parametri; determinare quindi un intervallo per F nel quale le configurazioni di equilibrio incondizionate sono stabili.



2. (15 punti) Nel sistema di riferimento $O(x, y, z)$ indicato in figura, calcolare la matrice d'inerzia di un contorno esagonale regolare non omogeneo $ABCDEA$ di massa M e lato L . Il lato AB giace sull'asse x ed il punto F appartiene all'asse y . Il lato EF ha massa doppia degli altri lati; esprimere gli elementi della matrice d'inerzia dapprima in funzione di m_1 ed m_2 , sostituendo solo alla fine le loro espressioni in funzione di M .



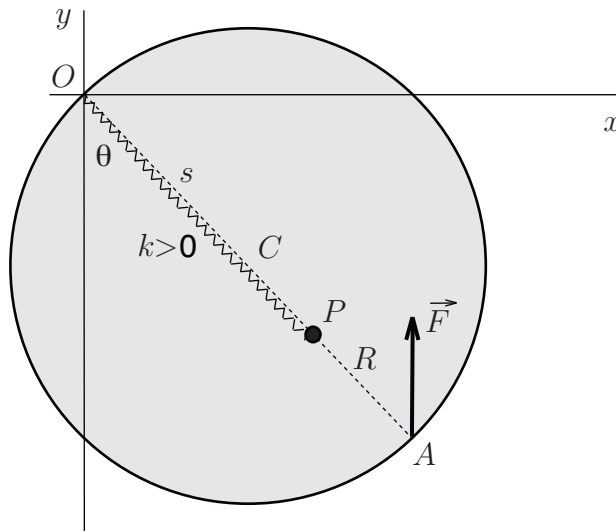
Non si possono usare le formule notevoli dei momenti d'inerzia.

Corso di Laurea in Ingegneria Meccanica
Anno Accademico 2017/2018
Meccanica Razionale - Appello del 13/4/2019

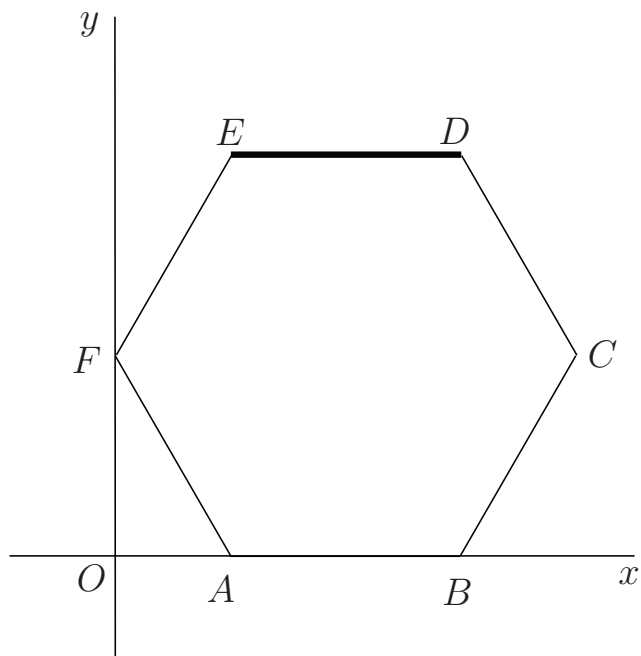
Nome
N. Matricola

Ancona, 13 aprile 2019

1. Un disco di centro C , raggio R e massa M si muove nel piano verticale $O(x, y)$ (con y verticale ascendente), libero di ruotare attorno ad un suo punto del bordo O che è fisso. Sul diametro OA è praticata una scanalatura dove scorre senza attrito una pallina P di massa m , collegata al punto O da una molla di costante $k > 0$. Una forza costante $\mathbf{F} = F\hat{\mathbf{j}}$ agisce inoltre sul punto A . Utilizzando le coordinate lagrangiane s (ascissa di P lungo il diametro OA) e θ (angolo del diametro con la verticale) indicate in figura, determinare le configurazioni di equilibrio e studiarne la stabilità per valori generici dei parametri; determinare quindi un intervallo per F nel quale le configurazioni di equilibrio incondizionate sono stabili.



2. (15 punti) Nel sistema di riferimento $O(x, y, z)$ indicato in figura, calcolare la matrice d'inerzia di un contorno esagonale regolare non omogeneo $ABCDEA$ di massa M e lato L . Il lato AB giace sull'asse x ed il punto F appartiene all'asse y . Il lato ED ha massa quintupla degli altri lati; indicare con m_1 la massa di ED e con m_2 la massa di ciascuno degli altri lati; esprimere gli elementi della matrice d'inerzia dapprima in funzione di m_1 ed m_2 , sostituendo solo alla fine le loro espressioni in funzione di M .



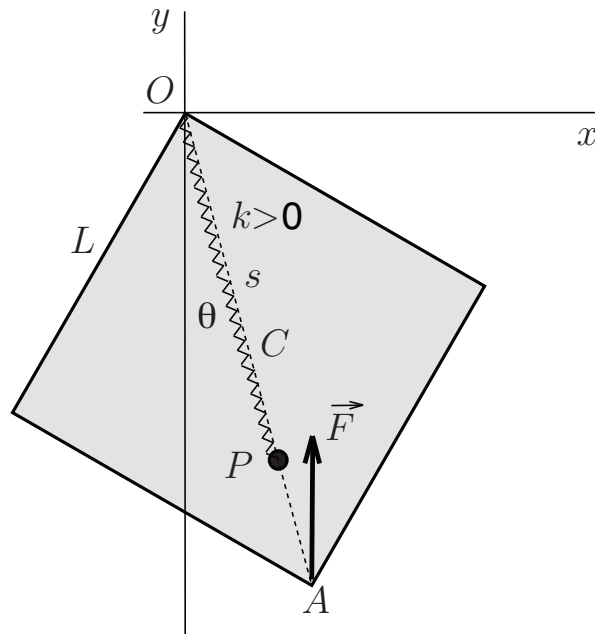
Non si possono usare le formule notevoli dei momenti d'inerzia.

Corso di Laurea in Ingegneria Meccanica
Anno Accademico 2017/2018
Meccanica Razionale - Appello del 13/4/2019

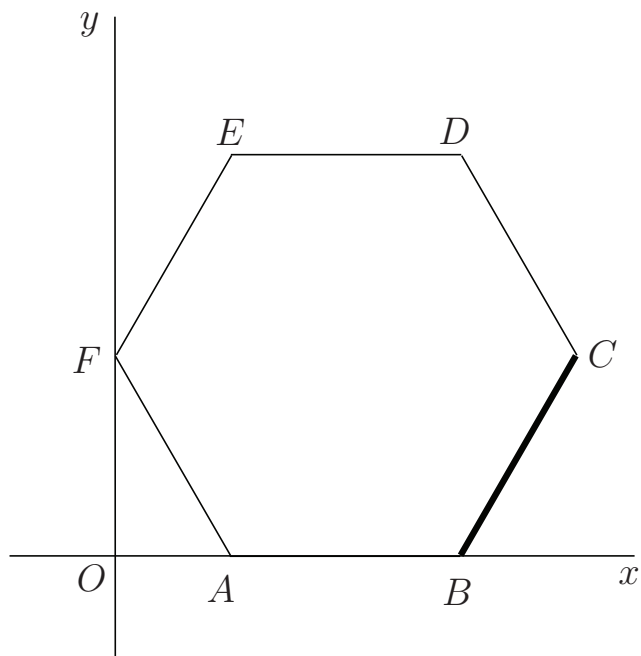
Nome
N. Matricola

Ancona, 13 aprile 2019

1. Una lamina quadrata di centro C , lato L e massa M si muove nel piano verticale $O(x, y)$ (con y verticale ascendente), libera di ruotare attorno al suo vertice O che è fisso. Sulla diagonale OA è praticata una scanalatura dove scorre senza attrito una pallina P di massa m , collegata al punto O da una molla di costante $k > 0$. Una forza costante $\mathbf{F} = F\hat{\mathbf{j}}$ agisce inoltre sul punto A . Utilizzando le coordinate lagrangiane s (ascissa di P lungo la diagonale) e θ (angolo della diagonale con la verticale) indicate in figura, determinare le configurazioni di equilibrio e studiarne la stabilità per valori generici dei parametri; determinare quindi un intervallo per F nel quale le configurazioni di equilibrio incondizionate sono stabili.



2. (15 punti) Nel sistema di riferimento $O(x, y, z)$ indicato in figura, calcolare la matrice d'inerzia di un contorno esagonale regolare non omogeneo $ABCDEA$ di massa M e lato L . Il lato AB giace sull'asse x ed il punto F appartiene all'asse y . Il lato BC ha massa sestupla degli altri lati. Indicare con m_1 la massa di BC e con m_2 la massa di ciascuno degli altri lati; esprimere gli elementi della matrice d'inerzia dapprima in funzione di m_1 ed m_2 , sostituendo solo alla fine le loro espressioni in funzione di M .



Non si possono usare le formule notevoli dei momenti d'inerzia.