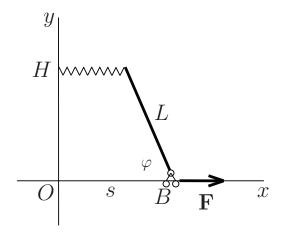
## Corso di Laurea in Ingegneria Meccanica Anno Accademico 2019/2020 Meccanica Razionale - Appello del 10/06/2020 Appello svolto in modalità a distanza

Nome	
N. Matricola	 Ancona, 10 giugno 2020

1. Un'asta di lunghezza L e massa m si muove nel piano verticale O(x,y), libera di ruotare attorno all'estremo B che scorre senza attrito sull'asse x. Una molla di costante elastica k>0 collega l'estremo A con la sua proiezione H sull'asse y ed una forza costante  $\mathbf{F}=F\,\hat{\mathbf{i}},$  con F>0 agisce sul punto B. Usando le coordinate lagrangiane s e  $\varphi$  indicate in figura, si chiede di:



- (a) scrivere l'energia cinetica dell'asta;
- (b) scrivere l'energia potenziale dell'asta;
- (c) determinare le configurazioni di equilibrio dell'asta usando le equazioni cardinali della statica.

Svolgimento. Calcoliamo preliminarmente le coordinate e velocità del centro di massa:

$$P_0 - O = \left(s - \frac{L}{2}\cos\varphi\right)\hat{\mathbf{i}} + \frac{L}{2}\sin\varphi\hat{\mathbf{j}}$$
$$\mathbf{v}_0 = \left(\dot{s} + \frac{L}{2}\dot{\varphi}\sin\varphi\right)\hat{\mathbf{i}} + \frac{L}{2}\dot{\varphi}\cos\varphi\hat{\mathbf{j}}$$
$$v_0^2 = \dot{s}^2 + \frac{L^2}{4}\dot{\varphi}^2 + L\dot{s}\dot{\varphi}\sin\varphi$$

(a) Per scrivere l'energia cinetica dell'asta usiamo il teorema di König:

$$T = \frac{1}{2} m v_0^2 + \frac{1}{2} I_z(P_0) \omega^2 = \frac{1}{2} m \left\{ \dot{s}^2 + \frac{L^2}{4} \dot{\varphi}^2 + L \dot{s} \dot{\varphi} \sin \varphi \right\} + \frac{1}{2} \left( \frac{1}{12} m L^2 \right) \dot{\varphi}^2 =$$

$$= \frac{1}{2} m \left\{ \dot{s}^2 + \frac{L^2}{3} \dot{\varphi}^2 + L \dot{s} \dot{\varphi} \sin \varphi \right\}$$

(b) L'energia potenziale è la somma di tre contributi, dovuti alla forza peso, alla molla ed alla forza costante **F** (una forza costante è conservativa):

$$V = m g y_0 + \frac{1}{2} k (s - L \cos \varphi)^2 - F x_B =$$

$$= \frac{m g L}{2} \sin \varphi + \frac{1}{2} k (s - L \cos \varphi)^2 - F s$$

(c) Le forze che agiscono sul sistema sono: la forza peso applicata al centro di massa; la forza elastica applicata nel punto A; la forza costante  $\mathbf{F}$  applicata nel punto B; la reazione vincolare  $\Phi_B$ . Le equazioni cardinali della statica, scelto B come polo, sono:

$$-m g \hat{\mathbf{j}} + F \hat{\mathbf{i}} + k(H - A) + \Phi_B \hat{\mathbf{j}} = 0$$
  
$$(P_0 - B) \times (-m g \hat{\mathbf{j}}) + (A - B) \times [k(H - A)] = 0$$

Priettando la prima lungo  $\hat{\mathbf{i}}$  e  $\hat{\mathbf{j}}$  ed esplicitando abbiamo

$$\Phi_B - m g = 0$$

$$F - k (s - L \cos \varphi) = 0$$

$$\frac{m g L}{2} \cos \varphi + k L (s - L \cos \varphi) \sin \varphi = 0$$

$$\Phi_B = m g$$

$$k (s - L \cos \varphi) = F$$

$$\frac{m g L}{2} \cos \varphi + L F \sin \varphi = 0$$

Dall'ultima equazione si vede che  $\cos\varphi=0$  non è soluzione; l'equazione è pertanto equivalente a

$$\tan \varphi = -\frac{m\,g}{2\,F}$$

che dà due soluzioni,  $\varphi_1$  e  $\varphi_2$  nel II e IV quadrante. I corrispondenti valori di s si ottengono dall'equazione

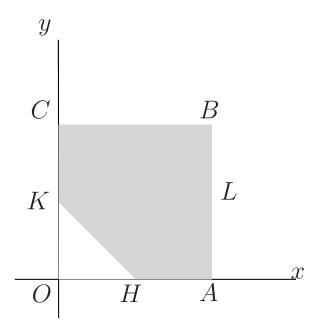
$$s = L \cos \varphi + \frac{F}{k}$$

cioè

$$s_1 = L \cos \varphi_1 + \frac{F}{k} = -\frac{L}{\sqrt{1 + (mg/2F)^2}} + \frac{F}{k}$$
  
 $s_2 = L \cos \varphi_2 + \frac{F}{k} = \frac{L}{\sqrt{1 + (mg/2F)^2}} + \frac{F}{k}$ 

Le configurazioni di equilibrio sono quindi  $(s_1, \varphi_1)$  e  $(s_2, \varphi_2)$ .

2. Nel sistema di riferimento solidale O(x, y, z), con l'asse z ortogonale al piano della figura, calcolare la matrice d'inerzia della lamina ivi mostrata, avente massa m e costituita dal quadrato OABC di lato L, privato del triangolo rettangolo isoscele OHK, rettangolo in O, con H e K i punti medi dei lati OA e OC.



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

**Svolgimento.** Indichiamo con  $m_1$  la massa del quadrato pieno e con  $m_2$  la massa del foro triangolare. Abbiamo

$$m_1 - m_2 = m$$

$$\frac{m_1}{m_2} = \frac{L^2}{L^2/8} = 8$$

Da cui

$$m_2 = \frac{m}{7} \qquad m_1 = \frac{8}{7} m$$

Dalla simmetria della figura abbiamo che  $I_{11}=I_{22}$  e  $I_{33}=I_{11}+I_{22}$ . Per il quadrato abbiamo:

$$I_{11} = \sigma \int_0^L \int_0^L y^2 \, dx \, dy = \sigma \int_0^L y^2 \, L \, dy = \sigma \frac{L^4}{3} = \frac{1}{3} \, m_1 \, L^2$$

$$I_{12} = -\sigma \int_0^L \int_0^L x \, y \, dx \, dy = -\sigma \int_0^L y \, \frac{L^2}{2} \, dy = -\sigma \frac{L^4}{4} = -\frac{1}{4} \, m_1 \, L^2$$

Per il triangolo:

$$\begin{split} I_{11} &= \sigma \, \int_0^{L/2} dx \, \int_0^{L/2-x} y^2 \, dy = \sigma \, \int_0^{L/2} \frac{(L/2-x)^3}{3} \, dx = \sigma \, \int_0^{L/2} \frac{\xi^3}{3} \, d\xi = \sigma \, \frac{(L/2)^4}{12} = \\ &= \sigma \, \frac{L^4}{16 \times 12} = \frac{1}{24} \, m_2 \, L^2 \\ I_{12} &= -\sigma \, \int_0^{L/2} dx \, \int_0^{L/2-x} x \, y \, dy = -\sigma \, \int_0^{L/2} dx \, x \, \frac{(L/2-x)^2}{2} \, dy = \\ &= -\frac{1}{2} \, \sigma \, \int_0^{L/2} x \, \left(\frac{L^2}{2} + x^2 - L \, x\right) \, dx = -\sigma \, \frac{L^4}{384} = -\frac{1}{48} \, m_2 \, L^2 \end{split}$$

Raccogliendo:

$$I_{11} = \frac{1}{3} m_1 L^2 - \frac{1}{24} m_2 L^2 = \frac{1}{3} \frac{8}{7} m L^2 - \frac{1}{24} \frac{1}{7} m L^2 = \frac{1}{7} \left( \frac{8}{3} - \frac{1}{24} \right) m L^2 =$$

$$= \frac{1}{7} \frac{63}{24} m L^2 = \frac{9}{24} m L^2 = \frac{3}{8} m L^2 = I_{22}$$

$$I_{33} = \frac{3}{4} m L^2$$

$$I_{12} = -\frac{1}{4} m_1 L^2 + \frac{1}{48} m_2 L^2 = -\frac{1}{4} \frac{8}{7} m L^2 + \frac{1}{48} \frac{1}{7} m L^2 = \frac{1}{7} \left( \frac{1}{48} - 2 \right) m L^2 =$$

$$= -\frac{95}{48 \times 7} m L^2 = -\frac{95}{336} m L^2$$