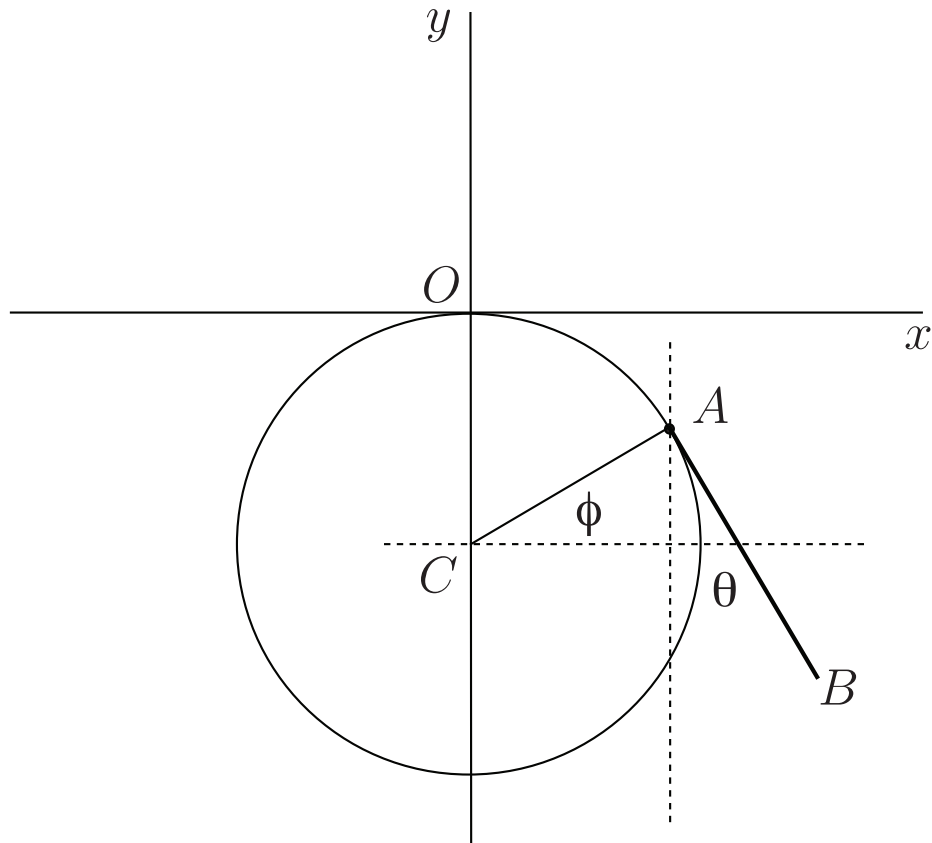


Soluzioni di alcuni degli esercizi dell'appello di luglio 2019. Le soluzioni dei rimanenti esercizi si ottengono seguendo gli stessi procedimenti “mutatis mutandis”.

1. Un'asta  $AB$  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  $A$  che scorre senza attrito sulla circonferenza di raggio  $R$  e centro  $C = (0, -R)$ . Sull'estremo  $A$  dell'asta agisce una forza viscosa di costante  $\lambda > 0$ . Utilizzando le coordinate lagrangiane  $\varphi$  (angolo del vettore  $A - C$  con l'orizzontale) e  $\theta$  (angolo dell'asta con la verticale) indicate in figura, scrivere le equazioni di Lagrange per l'asta.



**Soluzione.** L'energia cinetica si ottiene dal teorema di König:

$$T = \frac{1}{2} M v_0^2 + \frac{1}{2} I \omega^2$$

dove  $v_0$  è la velocità del centro di massa,  $\omega = \dot{\theta} \hat{\mathbf{k}}$  la velocità angolare e  $I = M L^2/12$  il momento d'inerzia dell'asta rispetto ad un asse ortogonale all'asta e passante per il centro di massa. Abbiamo:

$$P_0 - O = \left( R \cos \varphi + \frac{L}{2} \sin \theta \right) \hat{\mathbf{i}} + \left( -R + R \sin \varphi - \frac{L}{2} \cos \theta \right) \hat{\mathbf{j}}$$

$$v_0 = \left( -R \dot{\varphi} \sin \varphi + \frac{L}{2} \dot{\theta} \cos \theta \right) \hat{\mathbf{i}} + \left( R \dot{\varphi} \cos \varphi + \frac{L}{2} \dot{\theta} \sin \theta \right) \hat{\mathbf{j}}$$

e quindi

$$\begin{aligned} T &= \frac{1}{2} M \left\{ R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{L^2}{4} \dot{\theta}^2 + R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin(\theta - \varphi) \right\} + \frac{1}{24} M L^2 \dot{\theta}^2 = \\ &= \frac{1}{2} M \left\{ R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{L^2}{3} \dot{\theta}^2 + R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin(\theta - \varphi) \right\} \end{aligned}$$

L'energia potenziale comprende solo la forza peso, in quanto la forza viscosa non è conservativa:

$$V = M g y_0 = M g \left( -R + R \sin \varphi - \frac{L}{2} \cos \theta \right)$$

La Lagrangiana è pertanto

$$\mathcal{L} = T - V = \frac{1}{2} M \left\{ R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{L^2}{3} \dot{\theta}^2 + R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin(\theta - \varphi) \right\} - M g \left( -R + R \sin \varphi - \frac{L}{2} \cos \theta \right)$$

Le sue derivate sono:

$$\begin{aligned} \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\varphi}} &= M R^2 \dot{\varphi} + \frac{1}{2} M R L \dot{\theta} \sin(\theta - \varphi) \\ \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\theta}} &= M \frac{L^2}{3} \dot{\theta} + \frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \sin(\theta - \varphi) \\ \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \varphi} &= -\frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos(\theta - \varphi) - M g R \cos \varphi \\ \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \theta} &= \frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos(\theta - \varphi) - M g \frac{L}{2} \sin \theta \end{aligned}$$

La forza non conservativa viene rappresentata nelle equazioni di Lagrange mediante le forze generalizzate lagrangiane. La forza viscosa è data da:

$$\mathbf{F}_\lambda = -\lambda \mathbf{v}_A$$

Per il punto  $A$  abbiamo:

$$\begin{aligned} A - O &= R \left( \hat{\mathbf{i}} \cos \varphi - (1 - \sin \varphi) \hat{\mathbf{j}} \right) \\ \mathbf{v}_A &= R \dot{\varphi} \left( -\hat{\mathbf{i}} \sin \varphi + \hat{\mathbf{j}} \cos \varphi \right) \end{aligned}$$

e quindi

$$\begin{aligned} Q_\varphi &= \mathbf{F}_\lambda \cdot \frac{\partial A}{\partial \varphi} = -\lambda R^2 \dot{\varphi} \left( -\hat{\mathbf{i}} \sin \varphi + \cos \varphi \hat{\mathbf{j}} \right) \cdot \left( -\hat{\mathbf{i}} \sin \varphi + \cos \varphi \hat{\mathbf{j}} \right) = -\lambda R^2 \dot{\varphi} \\ Q_\theta &= \mathbf{F}_\lambda \cdot \frac{\partial A}{\partial \theta} = 0 \end{aligned}$$

Le equazioni di Lagrange

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\varphi}} \right) - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \varphi} &= Q_\varphi \\ \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \theta} &= Q_\theta \end{aligned}$$

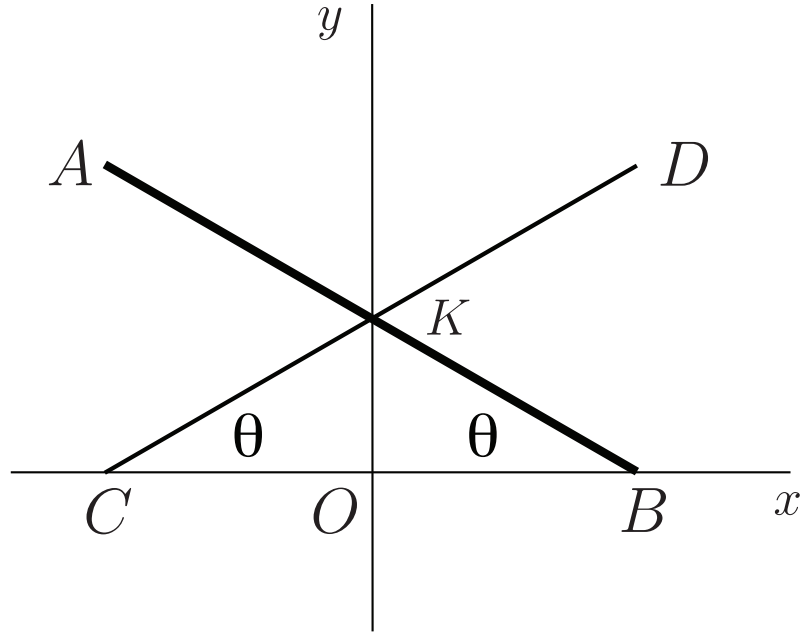
diventano:

$$\begin{aligned} M R^2 \ddot{\varphi} + \frac{1}{2} M R L \left\{ \ddot{\theta} \sin(\theta - \varphi) + \dot{\theta} (\dot{\theta} - \dot{\varphi}) \cos(\theta - \varphi) \right\} + \\ + \frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos(\theta - \varphi) + M g R \cos \varphi &= -\lambda R^2 \dot{\varphi} \\ M \frac{L^2}{3} \ddot{\theta} + \frac{1}{2} M R L \left\{ \ddot{\varphi} \sin(\theta - \varphi) + \dot{\varphi} (\dot{\theta} - \dot{\varphi}) \cos(\theta - \varphi) \right\} - \\ - \frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos(\theta - \varphi) + M g \frac{L}{2} \sin \theta &= 0 \end{aligned}$$

che, semplificando, diventano:

$$M R^2 \ddot{\varphi} + \frac{1}{2} M R L \left\{ \ddot{\theta} \sin(\theta - \varphi) + \dot{\theta}^2 \cos(\theta - \varphi) \right\} + M g R \cos \varphi = -\lambda R^2 \dot{\varphi}$$
$$M \frac{L^2}{3} \ddot{\theta} + \frac{1}{2} M R L \left\{ \ddot{\varphi} \sin(\theta - \varphi) - \dot{\varphi}^2 \cos(\theta - \varphi) \right\} + M g \frac{L}{2} \sin \theta = 0$$

2. Nel sistema di riferimento  $O(x, y, z)$  indicato in figura, calcolare la matrice d'inerzia di una croce formata da due aste  $AB$  e  $CD$  di massa  $2m$  ed  $m$ , ugual lunghezza  $L$ , disposte simmetricamente rispetto all'asse  $y$  e giacenti interamente nel semipiano  $y \geq 0$ . Le aste si intersecano nel punto medio comune  $K$ , che sta sull'asse  $y$ , mentre gli estremi  $A$  e  $D$  appartengono all'asse  $x$ . Le due aste formano un angolo  $\theta = \pi/6$  con l'asse  $x$ .



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

**Soluzione.** Il punto  $K$  è il centro di massa del sistema, per cui la strategia più semplice è quella di calcolare la matrice d'inerzia in un sistema di riferimento  $O'(x', y')$  con  $O' = K$ , l'asse  $x'$  parallelo all'asse  $x$  e l'asse  $y$  inalterato, cioè  $y' = y$ . Indichiamo con  $\bar{I}$  la matrice d'inerzia in tale sistema. Abbiamo per l'asta  $CD$ :

$$\bar{I}_{11}^{CD} = \mu \int_{-L/2}^{L/2} y^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} [l \sin\left(\frac{\pi}{6}\right)]^2 dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{1}{4} = \mu \frac{L^3}{48} = \frac{1}{48} M L^2$$

$$\bar{I}_{22}^{CD} = \mu \int_{-L/2}^{L/2} x^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} [l \cos\left(\frac{\pi}{6}\right)]^2 dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{3}{4} = \mu \frac{L^3}{16} = \frac{1}{16} M L^2$$

$$\bar{I}_{12}^{CD} = -\mu \int_{-L/2}^{L/2} xy dl = -\mu \int_{-L/2}^{L/2} l^2 \cos\left(\frac{\pi}{6}\right) \sin\left(\frac{\pi}{6}\right) dl = -\mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{\sqrt{3}}{2} \frac{1}{2} = -\frac{\sqrt{3}}{48} M L^2$$

$$\bar{I}_{33}^{CD} = \bar{I}_{11}^{CD} + \bar{I}_{22}^{CD} = \frac{1}{12} M L^2$$

Queste espressioni sono del tutto consistenti con le espressioni per i momenti d'inerzia di un'asta viste a lezione.

Per l'asta  $AB$  le espressioni sono analoghe, tranne che per la massa che è doppia e per  $I_{12}$  che

avrà segno opposto:

$$\bar{I}_{11}^{AB} = \mu \int_{-L/2}^{L/2} y^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} \left[ l \sin\left(\frac{\pi}{6}\right) \right]^2 dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{1}{4} = \mu \frac{L^3}{48} = \frac{1}{24} M L^2$$

$$\bar{I}_{22}^{AB} = \mu \int_{-L/2}^{L/2} x^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} \left[ l \cos\left(\frac{\pi}{6}\right) \right]^2 dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{3}{4} = \mu \frac{L^3}{16} = \frac{1}{8} M L^2$$

$$\bar{I}_{12}^{AB} = -\mu \int_{-L/2}^{L/2} x y dl = -\mu \int_{-L/2}^{L/2} l^2 \cos\left(\frac{\pi}{6}\right) \sin\left(\frac{\pi}{6}\right) dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{\sqrt{3}}{2} \frac{1}{2} = \frac{\sqrt{3}}{24} M L^2$$

$$\bar{I}_{33}^{AB} = \bar{I}_{11}^{AB} + \bar{I}_{22}^{AB} = \frac{1}{6} M L^2$$

La matrice d'inerzia della croce è quindi la somma delle matrici delle due aste:

$$\bar{I}_{11} = \bar{I}_{11}^{CD} + \bar{I}_{11}^{AB} = \frac{1}{16} M L^2$$

$$\bar{I}_{22} = \bar{I}_{22}^{CD} + \bar{I}_{22}^{AB} = \frac{3}{16} M L^2$$

$$\bar{I}_{12} = \bar{I}_{12}^{CD} + \bar{I}_{12}^{AB} = \frac{\sqrt{3}}{48} M L^2$$

$$\bar{I}_{33} = \bar{I}_{33}^{CD} + \bar{I}_{33}^{AB} = \frac{1}{4} M L^2$$

Per ottenere la matrice d'inerzia nel sistema dato  $O(x, y)$  usiamo il teorema di Huygens:

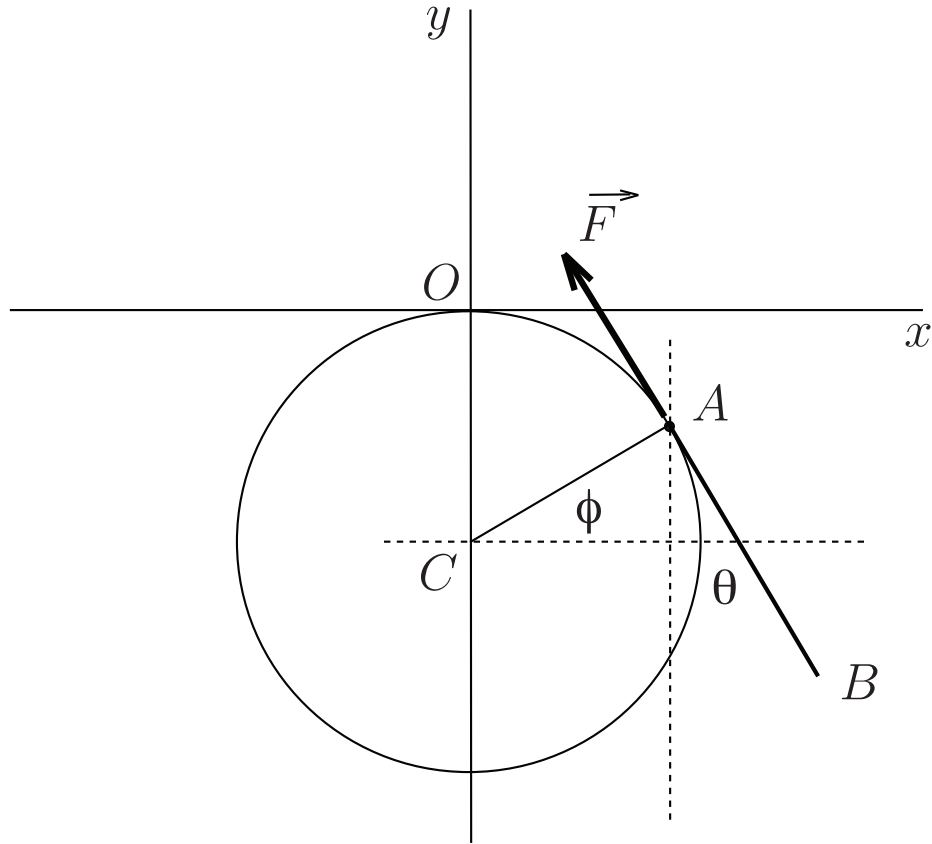
$$I_{11} = \bar{I}_{11} + M \left( \frac{L}{4} \right)^2 = \frac{1}{8} M L^2$$

$$I_{22} = \bar{I}_{22} = \frac{3}{16} M L^2$$

$$I_{12} = \bar{I}_{12} = \frac{\sqrt{3}}{48} M L^2$$

$$I_{33} = \bar{I}_{33} + M \left( \frac{L}{4} \right)^2 = I_{11} + I_{22} = \frac{5}{16} M L^2$$

3. Un'asta  $AB$  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  $A$  che scorre senza attrito sulla circonferenza di raggio  $R$  e centro  $C = (0, -R)$ . Sull'estremo  $A$  dell'asta agisce una forza di modulo costante  $F$  diretta tangenzialmente alla circonferenza nel verso antiorario. Utilizzando le coordinate lagrangiane  $\varphi$  (angolo del vettore  $A - C$  con l'orizzontale) e  $\theta$  (angolo dell'asta con la verticale) indicate in figura, scrivere le equazioni di Lagrange per l'asta.



**Soluzione.** L'energia cinetica si ottiene dal teorema di König:

$$T = \frac{1}{2} M v_0^2 + \frac{1}{2} I \omega^2$$

dove  $v_0$  è la velocità del centro di massa,  $\omega = \dot{\theta} \hat{\mathbf{k}}$  la velocità angolare e  $I = M L^2/12$  il momento d'inerzia dell'asta rispetto ad un asse ortogonale all'asta e passante per il centro di massa. Abbiamo:

$$P_0 - O = \left( R \cos \varphi + \frac{L}{2} \sin \theta \right) \hat{\mathbf{i}} + \left( -R + R \sin \varphi - \frac{L}{2} \cos \theta \right) \hat{\mathbf{j}}$$

$$v_0 = \left( -R \dot{\varphi} \sin \varphi + \frac{L}{2} \dot{\theta} \cos \theta \right) \hat{\mathbf{i}} + \left( R \dot{\varphi} \cos \varphi + \frac{L}{2} \dot{\theta} \sin \theta \right) \hat{\mathbf{j}}$$

e quindi

$$T = \frac{1}{2} M \left\{ R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{L^2}{4} \dot{\theta}^2 + R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin(\theta - \varphi) \right\} + \frac{1}{24} M L^2 \dot{\theta}^2 =$$

$$= \frac{1}{2} M \left\{ R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{L^2}{3} \dot{\theta}^2 + R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin(\theta - \varphi) \right\}$$

L'energia potenziale comprende solo la forza peso, in quanto la forza  $\mathbf{F}$  non è conservativa:

$$V = M g y_0 = M g \left( -R + R \sin \varphi - \frac{L}{2} \cos \theta \right)$$

La Lagrangiana è pertanto

$$\mathcal{L} = T - V = \frac{1}{2} M \left\{ R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{L^2}{3} \dot{\theta}^2 + R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin(\theta - \varphi) \right\} - M g \left( -R + R \sin \varphi - \frac{L}{2} \cos \theta \right)$$

Le sue derivate sono:

$$\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\varphi}} = M R^2 \dot{\varphi} + \frac{1}{2} M R L \dot{\theta} \sin(\theta - \varphi)$$

$$\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\theta}} = M \frac{L^2}{3} \dot{\theta} + \frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \sin(\theta - \varphi)$$

$$\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \varphi} = -\frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos(\theta - \varphi) - M g R \cos \varphi$$

$$\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \theta} = \frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos(\theta - \varphi) - M g \frac{L}{2} \sin \theta$$

La forza non conservativa viene rappresentata nelle equazioni di Lagrange mediante le forze generalizzate lagrangiane. Essa è data da:

$$\mathbf{F} = F (-\hat{\mathbf{i}} \sin \varphi + \hat{\mathbf{j}} \cos \varphi)$$

Per il punto  $A$  abbiamo:

$$A - O = R \left( \hat{\mathbf{i}} \cos \varphi - (1 - \sin \varphi) \hat{\mathbf{j}} \right)$$

e quindi

$$Q_\varphi = \mathbf{F} \cdot \frac{\partial A}{\partial \varphi} = F R (-\hat{\mathbf{i}} \sin \varphi + \hat{\mathbf{j}} \cos \varphi) \cdot \left( -\hat{\mathbf{i}} \sin \varphi + \cos \varphi \hat{\mathbf{j}} \right) = F R$$

$$Q_\theta = F (-\hat{\mathbf{i}} \sin \varphi + \hat{\mathbf{j}} \cos \varphi) \cdot \frac{\partial A}{\partial \theta} = 0$$

Le equazioni di Lagrange

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\varphi}} \right) - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \varphi} = Q_\varphi$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \theta} = Q_\theta$$

diventano:

$$M R^2 \ddot{\varphi} + \frac{1}{2} M R L \left\{ \ddot{\theta} \sin(\theta - \varphi) + \dot{\theta} (\dot{\theta} - \dot{\varphi}) \cos(\theta - \varphi) \right\} +$$

$$+ \frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos(\theta - \varphi) + M g R \cos \varphi = F R$$

$$M \frac{L^2}{3} \ddot{\theta} + \frac{1}{2} M R L \left\{ \ddot{\varphi} \sin(\theta - \varphi) + \dot{\varphi} (\dot{\theta} - \dot{\varphi}) \cos(\theta - \varphi) \right\} -$$

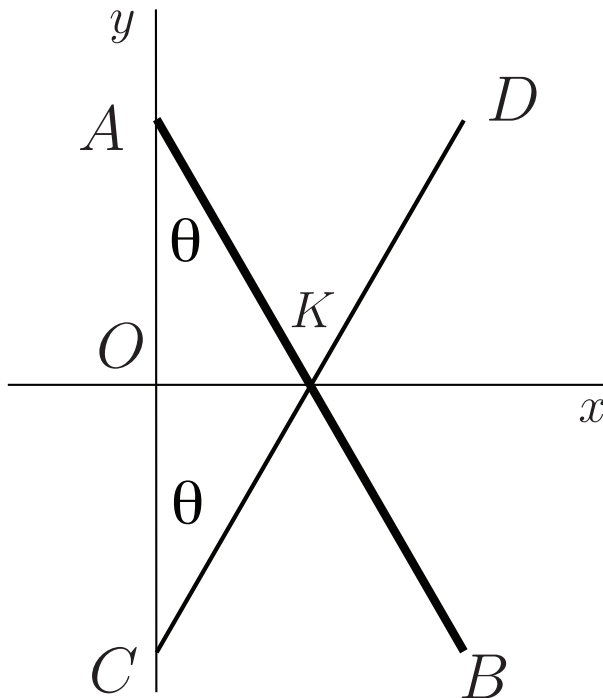
$$- \frac{1}{2} M R L \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos(\theta - \varphi) + M g \frac{L}{2} \sin \theta = 0$$

che, semplificando, diventano:

$$M R^2 \ddot{\varphi} + \frac{1}{2} M R L \left\{ \ddot{\theta} \sin(\theta - \varphi) + \dot{\theta}^2 \cos(\theta - \varphi) \right\} + M g R \cos \varphi = F R$$

$$M \frac{L^2}{3} \ddot{\theta} + \frac{1}{2} M R L \left\{ \ddot{\varphi} \sin(\theta - \varphi) - \dot{\varphi}^2 \cos(\theta - \varphi) \right\} + M g \frac{L}{2} \sin \theta = 0$$

4. Nel sistema di riferimento  $O(x, y, z)$  indicato in figura, calcolare la matrice d'inerzia di una croce formata da due aste  $AB$  e  $CD$  di massa  $2m$  ed  $m$ , ugual lunghezza  $L$ , disposte simmetricamente rispetto all'asse  $x$  e giacenti interamente nel semipiano  $x \geq 0$ . Le aste si intersecano nel punto medio comune  $K$ , che sta sull'asse  $x$ , mentre gli estremi  $A$  e  $C$  appartengono all'asse  $y$ . Le due aste formano un angolo  $\theta = \pi/6$  con l'asse  $y$ .



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

**Soluzione.** Il punto  $K$  è il centro di massa del sistema, per cui la strategia più semplice è quella di calcolare la matrice d'inerzia in un sistema di riferimento  $O'(x', y')$  con  $O' = K$ , l'asse  $y'$  parallelo all'asse  $y$  e l'asse  $x'$  inalterato, cioè  $x' = x$ . Indichiamo con  $\bar{I}$  la matrice d'inerzia in tale sistema. Abbiamo per l'asta  $CD$ :

$$\bar{I}_{11}^{CD} = \mu \int_{-L/2}^{L/2} y^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} [l \sin\left(\frac{\pi}{3}\right)]^2 dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{3}{4} = \mu \frac{L^3}{16} = \frac{1}{16} M L^2$$

$$\bar{I}_{22}^{CD} = \mu \int_{-L/2}^{L/2} x^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} [l \cos\left(\frac{\pi}{3}\right)]^2 dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{1}{4} = \mu \frac{L^3}{48} = \frac{1}{48} M L^2$$

$$\bar{I}_{12}^{CD} = -\mu \int_{-L/2}^{L/2} x y dl = -\mu \int_{-L/2}^{L/2} l^2 \cos\left(\frac{\pi}{3}\right) \sin\left(\frac{\pi}{3}\right) dl = -\mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{\sqrt{3}}{2} \frac{1}{2} = -\frac{\sqrt{3}}{48} M L^2$$

$$\bar{I}_{33}^{CD} = \bar{I}_{11}^{CD} + \bar{I}_{22}^{CD} = \frac{1}{12} M L^2$$

Queste espressioni sono del tutto consistenti con le espressioni per i momenti d'inerzia di un'asta viste a lezione.



Per l'asta  $AB$  le espressioni sono analoghe, tranne che per la massa che è doppia e per  $I_{12}$  che avrà segno opposto:

$$\begin{aligned}\bar{I}_{11}^{AB} &= \mu \int_{-L/2}^{L/2} y^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} \left[ l \sin\left(\frac{\pi}{3}\right) \right]^2 dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{3}{4} = \mu \frac{L^3}{16} = \frac{1}{8} M L^2 \\ \bar{I}_{22}^{AB} &= \mu \int_{-L/2}^{L/2} x^2 dl = \mu \int_{-L/2}^{L/2} \left[ l \cos\left(\frac{\pi}{3}\right) \right]^2 dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{1}{4} = \mu \frac{L^3}{48} = \frac{1}{24} M L^2 \\ \bar{I}_{12}^{AB} &= -\mu \int_{-L/2}^{L/2} x y dl = -\mu \int_{-L/2}^{L/2} l^2 \cos\left(\frac{\pi}{3}\right) \sin\left(\frac{\pi}{3}\right) dl = \mu \left[ \frac{l^3}{3} \right]_{-L/2}^{L/2} \frac{\sqrt{3}}{2} \frac{1}{2} = \frac{\sqrt{3}}{24} M L^2 \\ \bar{I}_{33}^{AB} &= \bar{I}_{11}^{AB} + \bar{I}_{22}^{AB} = \frac{1}{6} M L^2\end{aligned}$$

La matrice d'inerzia della croce è quindi la somma delle matrici delle due aste:

$$\begin{aligned}\bar{I}_{11} &= \bar{I}_{11}^{CD} + \bar{I}_{11}^{AB} = \frac{3}{16} M L^2 \\ \bar{I}_{22} &= \bar{I}_{22}^{CD} + \bar{I}_{22}^{AB} = \frac{1}{16} M L^2 \\ \bar{I}_{12} &= \bar{I}_{12}^{CD} + \bar{I}_{12}^{AB} = \frac{\sqrt{3}}{48} M L^2 \\ \bar{I}_{33} &= \bar{I}_{33}^{CD} + \bar{I}_{33}^{AB} = \frac{1}{4} M L^2\end{aligned}$$

Per ottenere la matrice d'inerzia nel sistema dato  $O(x, y)$  usiamo il teorema di Huygens:

$$\begin{aligned}I_{11} &= \bar{I}_{11} = \frac{3}{16} M L^2 \\ I_{22} &= \bar{I}_{22} + M \left( \frac{L}{4} \right)^2 = \frac{1}{8} M L^2 \\ I_{12} &= \bar{I}_{12} = \frac{\sqrt{3}}{48} M L^2 \\ I_{33} &= \bar{I}_{33} + M \left( \frac{L}{4} \right)^2 = I_{11} + I_{22} = \frac{5}{16} M L^2\end{aligned}$$