

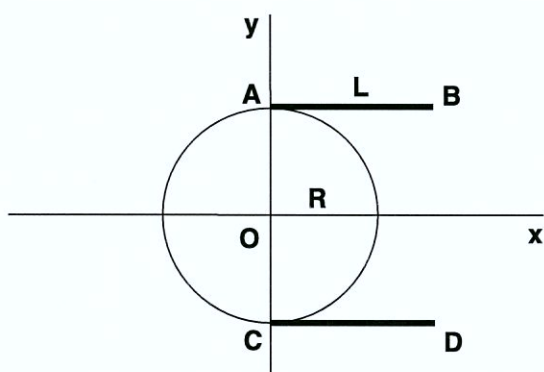
**Corso di Laurea Specialistica in Ingegneria dell'Automazione**  
**Anno Accademico 2008/2009**  
**Meccanica Razionale**

Nome:.....

N. matr.:.....

Ancona, 12 dicembre 2008

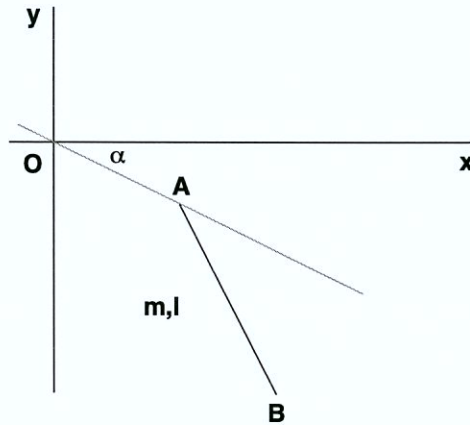
1. (7 punti) Un corpo rigido è formato da un cerchio di raggio  $R$  e massa  $M$  e da due aste,  $AB$  e  $CD$ , di lunghezza  $l$  e massa  $m$ , saldate in  $A$  ed in  $C$  a punti diametralmente opposti del bordo del disco come in figura.



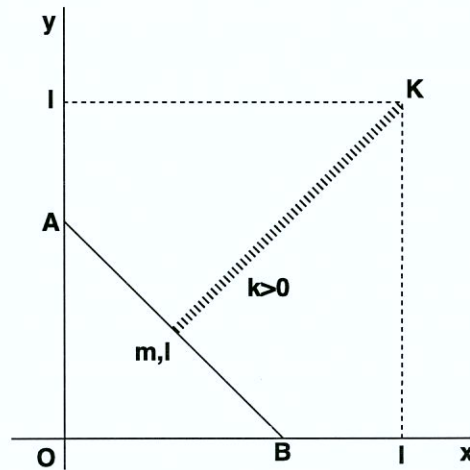
- (i) Nel sistema di riferimento solidale  $O(x, y, z)$  mostrato in figura (con l'asse  $z$  ortogonale al piano della figura), determinare le direzioni principali d'inerzia sulla base delle simmetrie materiali;
- (ii) calcolare la matrice d'inerzia nel sistema di riferimento solidale  $O(x, y, z)$  utilizzando il più possibile il teorema di Huygens.
2. (8 punti) Enunciare e dimostrare le formule di Poisson per le derivate temporali dei versori solidali di un sistema rigido e ricavare la formula fondamentale dei moti rigidi.

3. (7 punti)

- (i) Enunciare e dimostrare il teorema di König per l'energia cinetica di un sistema di punti materiali;
- (ii) utilizzando il teorema di König, scrivere l'energia cinetica di un'asta  $AB$ , di lunghezza  $l$  e massa  $m$ , libera di ruotare attorno all'estremo  $A$ , a sua volta vincolato a scorrere su una guida formante un angolo  $\alpha$  con l'orizzontale (vedi figura).



4. (8 punti) Un'asta  $AB$  di massa  $m$  e lunghezza  $l$  si muove nel piano verticale  $O(x, y)$ , con gli estremi  $A$  e  $B$  vincolati a scorrere rispettivamente sull'asse  $y$  e sull'asse  $x$ . Oltre alla forza di gravità, sull'asta agisce una molla di costante elastica  $k > 0$  che collega il centro di massa  $P_0$  con il punto  $K$  di coordinate  $(l, l)$  ed una forza viscosa applicata al punto  $B$ ,  $\mathbf{F}_B = -\lambda \mathbf{v}_B$ , con  $\lambda > 0$ .



- (i) Determinare il numero di gradi di libertà e scegliere le coordinate lagrangiane;
  - (ii) scrivere l'energia cinetica e l'energia potenziale;
  - (iii) scrivere le equazioni di Lagrange;
5. (Domanda supplementare) Nell'esercizio 4, posto  $mg = 2kl$ , determinare le configurazioni di equilibrio e studiarne la stabilità utilizzando il primo criterio di Lyapunov.

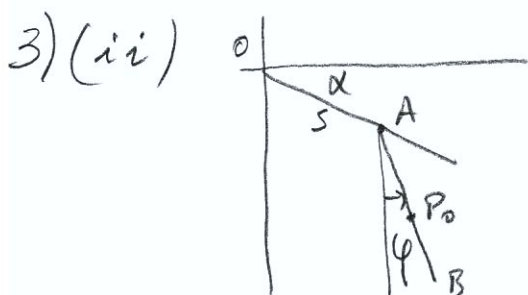
1) (i)  $O(x, y, z)$  - i principali d'inertie

(ii)  $\underline{I} = \underline{I}(\text{disco}) + \underline{I}(\text{arte})$

$$I_{11} = \frac{1}{4} MR^2 + 2 \cdot mR^2 = \left(\frac{M}{4} + 2m\right) R^2$$

$$I_{22} = \frac{1}{4} MR^2 + \frac{2}{3} mL^2 \quad I_{33} = I_{11} + I_{22}$$

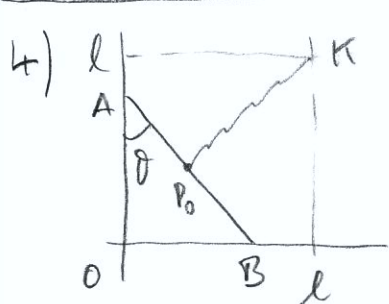
$$I_{12} = I_{13} = I_{23} = 0$$



$$P_0 - O = \left(s \cos \alpha + \frac{l}{2} \sin \alpha\right) \hat{i} - \left(s \sin \alpha + \frac{l}{2} \cos \alpha\right) \hat{j}$$

$$\underline{v}_O = \left(\dot{s} \cos \alpha + \frac{l}{2} \dot{\varphi} \cos \alpha\right) \hat{i} - \left(\dot{s} \sin \alpha - \frac{l}{2} \dot{\varphi} \sin \alpha\right) \hat{j}$$

$$T = \frac{1}{2} m v_O^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{12} m l^2\right) \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} m \left\{ \dot{s}^2 + \frac{l^2}{4} \dot{\varphi}^2 + l \dot{s} \dot{\varphi} \cos(\alpha + \varphi) \right. \\ \left. + \frac{1}{12} l^2 \dot{\varphi}^2 \right\} = \frac{1}{2} m \left\{ \dot{s}^2 + \frac{l^2}{3} \dot{\varphi}^2 + l \dot{s} \dot{\varphi} \cos(\alpha + \varphi) \right\}$$



(i)  $l = 1 \quad q = \theta$

(ii)  $P_0 - O = \frac{l}{2} (\hat{i} \sin \theta + \hat{j} \cos \theta)$

$$\underline{v}_O = \frac{l}{2} \dot{\theta} (\hat{i} \cos \theta - \hat{j} \sin \theta)$$

$$B - O = l \hat{i} \sin \theta \quad \underline{v}_B = l \dot{\theta} \hat{i} \cos \theta$$

$$T = \frac{1}{2} m v_O^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{12} m l^2\right) \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} m \left\{ \frac{l^2}{4} \dot{\theta}^2 + \frac{1}{12} l^2 \dot{\theta}^2 \right\} = \frac{1}{6} m l^2 \dot{\theta}^2$$

$$V = mg \frac{l}{2} \cos \theta + \frac{1}{2} k (K - P_0)^2 = mg \frac{l}{2} \cos \theta + \frac{1}{2} k l^2 \left[ \left(1 - \frac{1}{2} \sin \theta\right)^2 + \left(1 - \frac{1}{2} \cos \theta\right)^2 \right] = *$$

$$\mathcal{L} = T - V \quad ; \quad Q_\theta = -\lambda \underline{v}_B \cdot \frac{\partial B}{\partial \theta} = -\lambda l \dot{\theta} \hat{i} \cos \theta \cdot (l \hat{i} \cos \theta) = -\lambda l^2 \dot{\theta} \cos^2 \theta$$

$$* = mg \frac{l}{2} \cos \theta + \frac{1}{2} k l^2 \left[ \frac{5}{2} - (\sin \theta + \cos \theta) \right] \doteq \frac{l}{2} (mg - kl) \cos \theta - \frac{1}{2} k l^2 \sin \theta$$

$$h(\text{cont}) \quad \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\theta}} = \frac{1}{3} m l^2 \dot{\theta} \quad \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \theta} = \frac{l}{2} (mg - kl) \sin \theta + \frac{1}{2} kl^2 \cos \theta$$

$$\text{Eq. de Lagrange: } \frac{1}{3} m l^2 \ddot{\theta} - \frac{l}{2} (mg - kl) \sin \theta - \frac{1}{2} kl^2 \cos \theta = -\lambda l^2 \dot{\theta} \cos^2 \theta$$

$$5) \quad \dot{\theta} = \Omega$$

$$\begin{cases} \dot{\theta} = \Omega \\ \dot{\Omega} = \frac{3}{m l^2} \left\{ \frac{l}{2} (mg - kl) \sin \theta + \frac{1}{2} kl^2 \cos \theta - \lambda l^2 \Omega \cos^2 \theta \right\} \\ = \frac{3}{m l^2} \left\{ \frac{1}{2} kl^2 (\sin \theta + \cos \theta) - \lambda l^2 \Omega \cos^2 \theta \right\} = \end{cases}$$

$$\text{Punti critici: } \begin{cases} \Omega = 0 \\ \tan \theta = -1 \quad \theta = \frac{3}{4}\pi < \frac{7}{4}\pi \\ (\cos \theta = -\frac{\sqrt{2}}{2}; \frac{\sqrt{2}}{2}) \end{cases}$$

$$\frac{\partial h_1}{\partial \theta} = 0 \quad \frac{\partial h_1}{\partial \Omega} = 1$$

$$\frac{\partial h_2}{\partial \theta} = \frac{3}{m} \left\{ \frac{1}{2} kl (\cos \theta - \sin \theta) + 2\lambda \Omega \cos \theta \sin \theta \right\} \quad \frac{\partial h_2}{\partial \Omega} = -\frac{3\lambda}{m} \cos^2 \theta$$

$$\theta = \frac{3}{4}\pi \rightarrow \frac{\partial h_2}{\partial \theta} = \frac{3}{m} \left( -\frac{1}{2} kl\sqrt{2} \right) \quad \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{3}{2} \frac{kl\sqrt{2}}{m} & -\frac{3\lambda}{2m} \end{pmatrix}$$

$$\text{Autovaleurs } -p \left( -p - \frac{3\lambda}{2m} \right) + \frac{3\sqrt{2}}{2} \frac{kl}{m} = 0$$

$$p^2 + \frac{3\lambda}{2m} p + \frac{3\sqrt{2}}{2} \frac{kl}{m} = 0$$

$$p_{1,2} = \frac{1}{2} \left[ -\frac{3\lambda}{2m} \pm \sqrt{\frac{9\lambda^2}{4m^2} - 6\sqrt{2} \frac{kl}{m}} \right]$$

STABLE

$$\theta = \frac{7}{4}\pi \rightarrow \frac{\partial h_2}{\partial \theta} = \frac{3\sqrt{2}}{2} \frac{kl}{m} \quad \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ \frac{3\sqrt{2}}{2} \frac{kl}{m} & -\frac{3\lambda}{2m} \end{pmatrix}$$

$$p^2 + \frac{3\lambda}{2m} p - \frac{3\sqrt{2}}{2} \frac{kl}{m} = 0$$

$$p_{1,2} = \frac{1}{2} \left[ -\frac{3\lambda}{2m} \pm \sqrt{\frac{9\lambda^2}{4m^2} + 6\sqrt{2} \frac{kl}{m}} \right]$$

INSTABLE