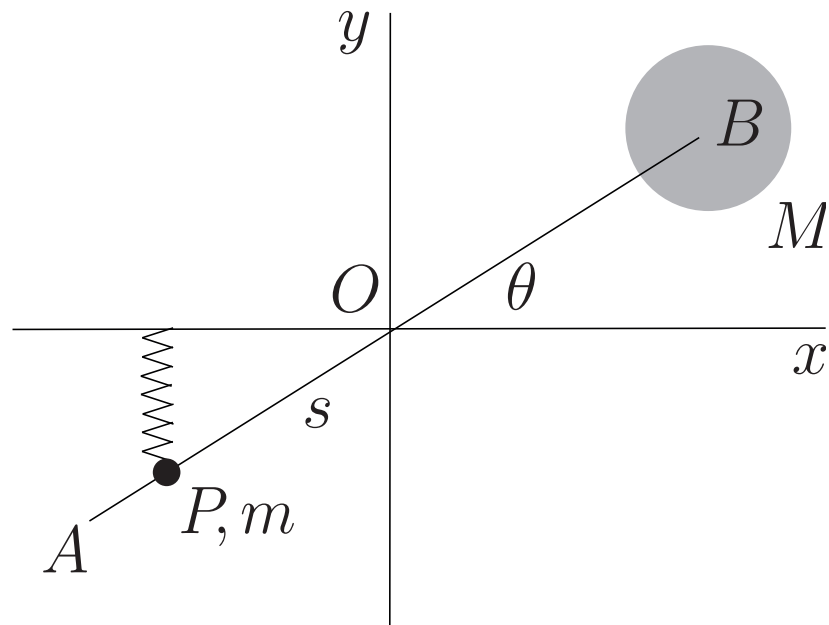


**Corso di Laurea in Ingegneria Meccanica**  
**Anno Accademico 2020/2021**  
**Meccanica Razionale - Appello del 5/4/2022**

Nome .....  
N. Matricola .....

Ancona, 5 aprile 2022

1. Un'asta  $AB$  di lunghezza  $L$  e priva di massa si muove nel piano verticale  $O(x, y)$ , libera di ruotare attorno al suo punto medio  $O$  che è fisso. Un punto materiale  $P$  di massa  $m$  scorre senza attrito lungo l'asta, mentre all'estremo  $B$  è saldato un disco omogeneo di massa  $M$ . Sul punto  $P$  agisce una molla di costante elastica  $k > 0$  che collega  $P$  alla sua proiezione ortogonale sull'asse  $y$ . Utilizzando le coordinate lagrangiane  $s$  (ascissa di  $P$  lungo l'asta cambiata di segno, cioè  $s > 0$  quando  $P$  sta a sinistra  $O$ ) e  $\theta$  (angolo dell'asta con l'asse  $x$ ) come in figura, determinare le configurazioni di equilibrio e studiarne la stabilità.



# Energie potential

$$V(s, \vartheta) = Mg y_B + mg y_P + \frac{1}{2} k (s \sin \vartheta)^2 =$$

$$= Mg \frac{L}{2} \sin \vartheta - mg s \sin \vartheta +$$

$$+ \frac{1}{2} k s^2 \sin^2 \vartheta =$$

$$= \left( \frac{ML}{2} - ms \right) g \sin \vartheta + \frac{1}{2} k s^2 \sin^2 \vartheta$$

$$V_s = -mg \sin \vartheta + k s \sin^2 \vartheta$$

$$V_\vartheta = \left( \frac{ML}{2} - ms \right) g \cos \vartheta + k s^2 \sin \vartheta \cos \vartheta$$

$$V_{ss} = k \sin^2 \vartheta \quad V_{s\vartheta} = -mg \cos \vartheta + 2k s \sin \vartheta \cos \vartheta$$

$$V_{\vartheta\vartheta} = \left( ms - \frac{ML}{2} \right) g \sin \vartheta + k s^2 (\cos^2 \vartheta - \sin^2 \vartheta)$$

Campi generali di equilibrio:

$$\left. \begin{array}{l} (-mg + ks \sin \vartheta) \sin \vartheta = 0 \end{array} \right\} \quad (1)$$

$$\left. \begin{array}{l} \left[ \left( \frac{ML}{2} - ms \right) g + ks^2 \sin \vartheta \right] \cos \vartheta = 0 \end{array} \right\} \quad (2)$$

Annullando uno alle volte i fattori in (1)

$$\textcircled{1} \quad \sin \vartheta = 0 \quad \Rightarrow \quad \frac{ML}{2} - ms = 0 \quad s = \frac{M}{2m} L$$

$$Q_1 = \left( \frac{M}{2m} L, 0 \right) \quad Q_2 = \left( \frac{M}{2m} L, \pi \right)$$

$$\textcircled{2} \quad ks \sin \vartheta = mg$$

$$\left[ \left( \frac{ML}{2} - ms \right) g + mgs \right] \cos \vartheta = 0$$

$$\Rightarrow \cos \vartheta = 0 \quad \sin \vartheta = \pm 1$$

$$Q_3 = \left( \frac{mg}{k}, \frac{\pi}{2} \right) \quad Q_4 = \left( -\frac{mg}{k}, -\frac{\pi}{2} \right)$$

Stabilità:

$$H(Q_1) = \begin{pmatrix} 0 & -mg \\ -mg & k\left(\frac{M}{2m}L\right)^2 \end{pmatrix}$$

$$\det(H(Q_1)) = -m^2g^2 < 0 \quad \text{INSTABILE}$$

$$H(Q_2) = \begin{pmatrix} 0 & mg \\ mg & k\left(\frac{M}{2m}L\right)^2 \end{pmatrix}$$

$$\det(H(Q_2)) = -m^2g^2 < 0 \quad \text{INSTABILE}$$

Per  $Q_3$  e  $Q_4$ :

$$V_{rs} = k \quad V_{r\theta} = 0$$

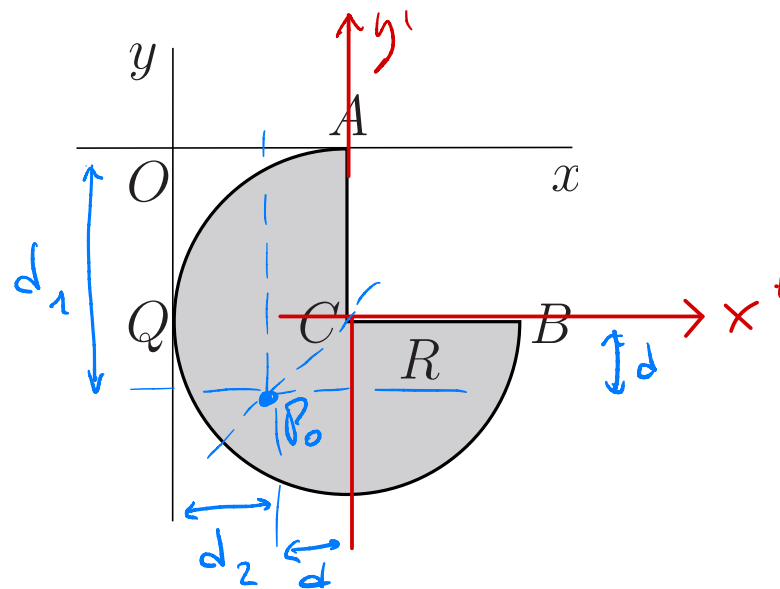
$$\begin{aligned} V_{\theta\theta} &= \left( \pm \frac{m^2g}{k} - \frac{ML}{2} \right) g (\pm 1) - k \left( \frac{mg}{k} \right)^2 = \\ &= \pm \frac{MLg}{2} \end{aligned}$$

Quindi

$$H(Q_3) = \begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & -\frac{MLg}{2} \end{pmatrix} \quad \text{INSTABILE}$$

$$H(Q_4) = \begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & \frac{MLg}{2} \end{pmatrix} \quad \text{STABILE}$$

2. È data una lamina piana di massa  $m$  costituita dal cerchio di raggio  $R$  e centro  $C$ , privato del quarto di cerchio a nord-est  $ACB$ . Calcolare la matrice d'inerzia della lamina nel sistema di riferimento  $O(x, y, z)$  indicato in figura (con l'asse  $z$  uscente dal piano), con gli assi  $x$  e  $y$  tangenti alla lamina rispettivamente in  $A$  e in  $Q$  come in figura.



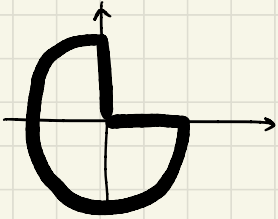
*Non si possono usare le formule notevoli dei momenti d'inerzia.*

$$\underline{\underline{I}} = \underline{\underline{I}}_0 + M [R^2 \underline{\underline{1}} - \underline{\underline{R}} \underline{\underline{R}}]$$

$$I_{12} = I_{12}^{(0)} - M R_1 R_2$$

Calcoliamo la metrica  $\underline{I}$  nel

sistema di riferimento:  $C(x', y')$



$$\sigma = \frac{M}{\frac{3}{4}\pi R^2}$$

$$I'_{11} = \sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta \int_0^R dr r (r \cos\theta)^2 =$$

$$= \sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta (\cos\theta)^2 \frac{R^4}{4} = \sigma \frac{3}{4}\pi \frac{R^4}{4} =$$

$$= \frac{1}{4} MR^2 = I'_{22}$$

$$I'_{12} = -\sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta \int_0^R dr r r^2 \cos\theta \sin\theta =$$

$$= -\sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta \sin\theta \cos\theta \frac{R^4}{4} =$$

$$= -\sigma \frac{2\pi^2 \theta}{2} \Big|_{\pi/2}^{2\pi} \frac{R^4}{4} = \sigma \frac{R^4}{8} =$$

$$= \frac{4}{3} \frac{M}{\pi} \frac{R^2}{8} = \frac{1}{6\pi} MR^2$$

Calcoliamo ora il centro di massa  
nello stesso sistema:

$$x_0 = y_0 = \frac{1}{M} \sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta \int_0^R dr r r \cos\theta =$$

$$= \frac{4}{3\pi R^2} \sin\theta \Big|_{\pi/2}^{2\pi} \frac{R^3}{3} = -\frac{4R}{9\pi}$$

$$d = |x_0| = \frac{4R}{9\pi}$$

$$d_1 = R + d = R \left( 1 + \frac{4}{9\pi} \right) = \frac{9\pi + 4}{9\pi} R$$

$$d_2 = R - d = R \left( 1 - \frac{4}{9\pi} \right) = \frac{9\pi - 4}{9\pi} R$$



Das zweite Auges :

$$\begin{aligned} I_{11} &= I_{11}' - Md^2 + Md_1^2 = \\ &= \frac{1}{4}MR^2 + M(d_1^2 - d^2) = \\ &= \frac{1}{4}MR^2 + MR^2 \left( \frac{9\pi + 8}{9\pi} \right) = \\ &= \left( \frac{5}{4} + \frac{8}{9\pi} \right) MR^2 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} I_{22} &= I_{22}' - Md^2 + Md_2^2 = \\ &= \frac{1}{4}MR^2 + M(d_2^2 - d^2) = \\ &= \frac{1}{4}MR^2 + MR^2 \left( \frac{9\pi - 8}{9\pi} \right) = \\ &= \left( \frac{5}{4} - \frac{8}{9\pi} \right) MR^2 \end{aligned}$$

$$I_{12} = \underbrace{I'_{12}}_{I_{12}(P_0)} + M x_0 y_0 + \underbrace{M d_1 d_2}_{-M(-d_1)d_2}$$

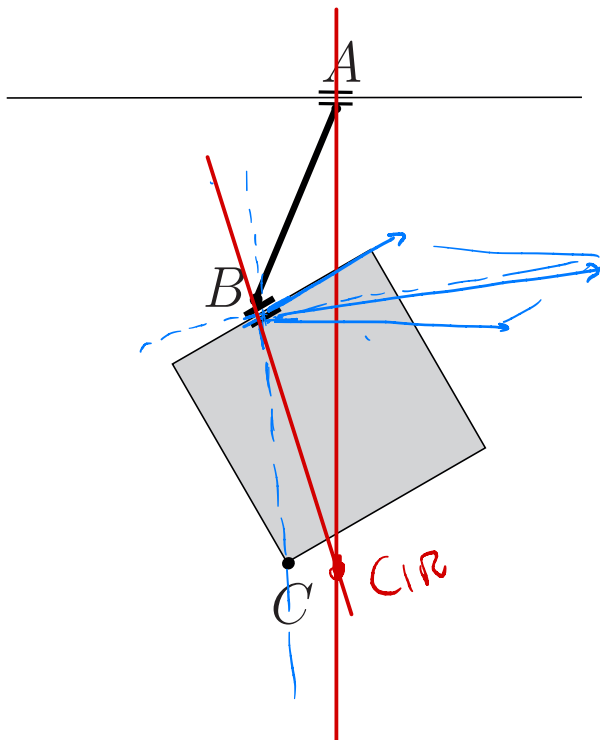
$$= \frac{1}{6\pi} MR^2 + M d^2 + M d_1 d_2 =$$

$$= \frac{1}{6\pi} MR^2 + M \left( \frac{4R}{9\pi} \right)^2 + M \frac{9\pi - 4}{9\pi} \frac{9\pi + 4}{9\pi} R^2$$

$$= \left( \frac{1}{6\pi} + \frac{\cancel{16} + 36\pi^2 - \cancel{16}}{9\pi^2} \right) MR^2 =$$

$$= \left( \frac{1}{6\pi} + \frac{36}{9} \right) MR^2$$

3. Un quadrato ruota attorno al suo vertice  $C$ ; un'asta  $AB$  è vincolata con l'estremo  $A$  che scorre su una guida rettilinea e l'estremo  $B$  su uno dei lati del quadrato opposti a  $C$ . Determinare per via geometrica il centro istantaneo di rotazione, spiegando la ragione della propria risposta.



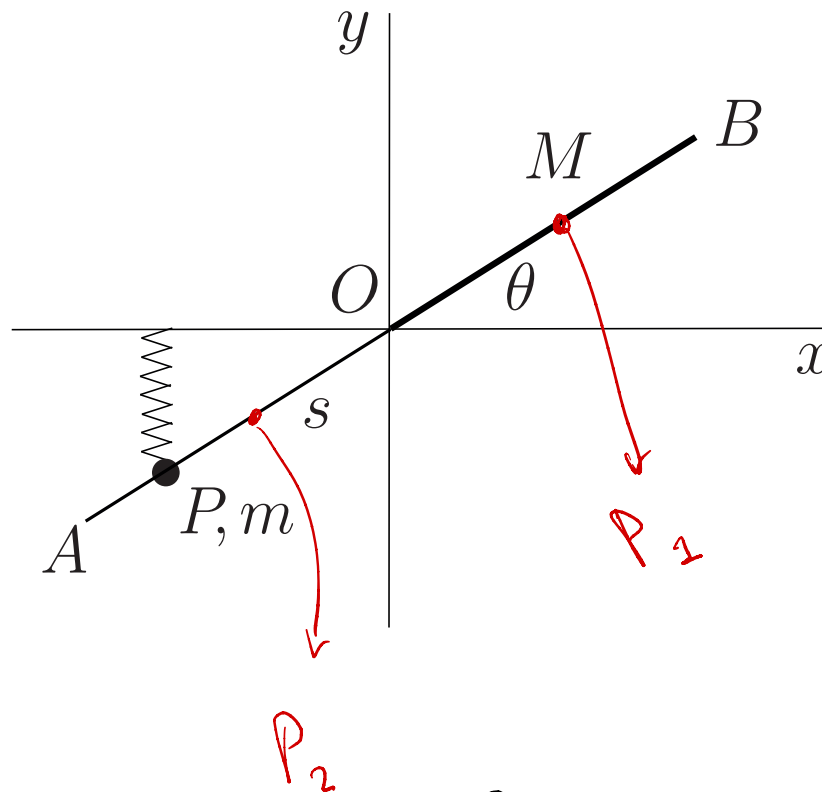
La rotta reale percorsa per A è  
la perpendicolare alla traiettoria  
di A. La velocità di B ha due  
componenti: una lungo il lato su  
cui si muove ed una lungo la circonferenza  
di centro C. Il rapporto tra le due  
componenti rimane costante =  
minuto. Operando le scelte  
(arbitrarie) come in figura  
si ottiene il CIR mostrato  
in rosso.

**Corso di Laurea in Ingegneria Meccanica**  
**Anno Accademico 2020/2021**  
**Meccanica Razionale - Appello del 5/4/2022**

Nome .....  
 N. Matricola .....

Ancona, 5 aprile 2022

1. Un'asta non omogenea  $AB$  di lunghezza  $L$  e massa  $M$  si muove nel piano verticale  $O(x, y)$ , libera di ruotare attorno al suo punto medio  $O$  che è fisso. La massa della parte  $OB$  è doppia di quella della parte  $OA$ . Un punto materiale  $P$  di massa  $m$  scorre senza attrito lungo la metà  $OA$  dell'asta, e su di esso agisce una molla di costante elastica  $k > 0$  che lo collega alla sua proiezione ortogonale sull'asse  $y$ . Utilizzando le coordinate lagrangiane  $s > 0$  (ascissa di  $P$  lungo l'asta cambiata di segno) e  $\theta$  (angolo dell'asta con l'asse  $x$ ) come in figura, determinare le configurazioni di equilibrio e studiarne la stabilità.



$$\begin{cases} m_{OB} = 2m_{OA} \\ m_{OB} + m_{OA} = M \end{cases} \quad \begin{aligned} 3m_{OA} &= M \\ m_{OA} &= \frac{M}{3} \end{aligned} \quad m_{OB} = \frac{2}{3}M$$

# Energie potential

$$V(s, \theta) = \frac{2}{3} M g y_1 + \frac{1}{3} M g y_2 +$$

$$m g y_p + \frac{1}{2} k (s \sin \theta)^2 =$$

$$= \frac{2}{3} M g \frac{L}{4} \sin \theta - \frac{1}{3} M g \frac{L}{4} \cos \theta -$$

$$- m g s \sin \theta + \frac{1}{2} k s^2 \sin^2 \theta =$$

$$= \left( \frac{ML}{12} - ms \right) g \sin \theta + \frac{1}{2} k s^2 \sin^2 \theta$$

$$V_s = -m g \sin \theta + k s \sin^2 \theta$$

$$V_\theta = \left( \frac{ML}{12} - ms \right) g \cos \theta + k s^2 \sin \theta \cos \theta$$

$$V_{ss} = k \sin^2 \theta \quad V_{s\theta} = -m g \cos \theta + 2k s \sin \theta \cos \theta$$

$$V_{\theta\theta} = \left( ms - \frac{ML}{12} \right) g \sin \theta + k s^2 (\cos^2 \theta - \sin^2 \theta)$$

Campi generali di equilibrio:

$$\left. \begin{array}{l} (-mg + ks \sin \vartheta) \sin \vartheta = 0 \end{array} \right\} \quad (1)$$

$$\left. \begin{array}{l} \left[ \left( \frac{ML}{12} - ms \right) g + ks^2 \sin \vartheta \right] \cos \vartheta = 0 \end{array} \right\} \quad (2)$$

Annullando uno alle volte i fattori in (1)

$$\textcircled{1} \quad \sin \vartheta = 0 \quad \Rightarrow \quad \frac{ML}{12} - ms = 0 \quad s = \frac{M}{12m} L$$

$$Q_1 = \left( \frac{M}{12m} L, 0 \right) \quad Q_2 = \left( \frac{M}{12m} L, \pi \right)$$

$$\textcircled{2} \quad ks \sin \vartheta = mg$$

$$\left[ \left( \frac{ML}{12} - ms \right) g + mgs \right] \cos \vartheta = 0$$

$$\Rightarrow \cos \vartheta = 0 \quad \sin \vartheta = \pm 1$$

$$Q_3 = \left( \frac{mg}{k}, \frac{\pi}{2} \right) \quad Q_4 = \left( -\frac{mg}{k}, -\frac{\pi}{2} \right)$$

Stabilit :

$$H(Q_1) = \begin{pmatrix} 0 & -mg \\ -mg & k\left(\frac{M}{12m}L\right)^2 \end{pmatrix}$$

$$\det(H(Q_1)) = -m^2g^2 < 0 \quad \text{INSTABILE}$$

$$H(Q_2) = \begin{pmatrix} 0 & mg \\ mg & k\left(\frac{M}{2m}L\right)^2 \end{pmatrix}$$

$$\det(H(Q_2)) = -m^2g^2 < 0 \quad \text{INSTABILE}$$

Per  $Q_3$  e  $Q_4$ :

$$V_{ss} = k \quad V_{s\theta} = 0$$

$$\begin{aligned} V_{\theta\theta} &= \left( \pm \frac{m^2g}{k} - \frac{ML}{12} \right) g (\pm 1) - k \left( \frac{mg}{k} \right)^2 = \\ &= \mp \frac{MLg}{12} \end{aligned}$$

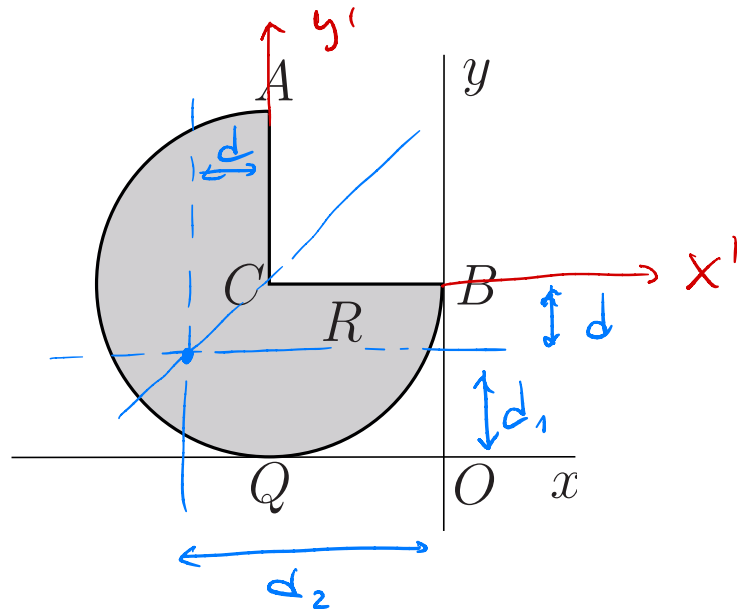


Quindi

$$H(Q_3) = \begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & -\frac{MLg}{12} \end{pmatrix} \quad \text{INSTABILE}$$

$$H(Q_4) = \begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & \frac{MLg}{12} \end{pmatrix} \quad \text{STABILE}$$

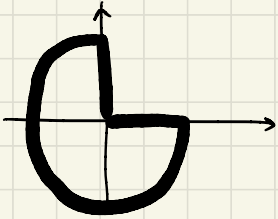
2. È data una lamina piana di massa  $m$  costituita dal cerchio di raggio  $R$  e centro  $C$ , privato del quarto di cerchio a nord-est  $ACB$ . Calcolare la matrice d'inerzia della lamina nel sistema di riferimento  $O(x, y, z)$  indicato in figura (con l'asse  $z$  uscente dal piano), con gli assi  $x$  e  $y$  tangenti alla lamina rispettivamente in  $Q$  e in  $B$  come in figura.



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

Calcoliamo la metrica  $I$  nel

sistema di riferimento:  $C(x', y')$



$$\sigma = \frac{M}{\frac{3}{4}\pi R^2}$$

$$I'_{11} = \sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta \int_0^R dr r (r \cos\theta)^2 =$$

$$= \sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta (\cos\theta)^2 \frac{R^4}{4} = \sigma \frac{3}{4}\pi \frac{R^4}{4} =$$

$$= \frac{1}{4} MR^2 = I'_{22}$$

$$I'_{12} = -\sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta \int_0^R dr r r^2 \cos\theta \sin\theta =$$

$$= -\sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta \sin\theta \cos\theta \frac{R^4}{4} =$$

$$= -\sigma \frac{2\pi^2 \theta}{2} \Big|_{\pi/2}^{2\pi} \frac{R^4}{4} = \sigma \frac{R^4}{8} =$$

$$= \frac{4}{3} \frac{M}{\pi} \frac{R^2}{8} = \frac{1}{6\pi} MR^2$$

Calcoliamo ora il centro di massa  
nello stesso sistema:

$$x_0 = y_0 = \frac{1}{M} \sigma \int_{\pi/2}^{2\pi} d\theta \int_0^R dr r r \cos\theta =$$

$$= \frac{4}{3\pi R^2} \sin\theta \Big|_{\pi/2}^{2\pi} \frac{R^3}{3} = -\frac{4R}{9\pi}$$

$$d = |x_0| = \frac{4R}{9\pi}$$

$$d_1 = R - d = R \left( 1 - \frac{4}{9\pi} \right) = \frac{9\pi - 4}{9\pi} R$$

$$d_2 = R + d = R \left( 1 + \frac{4}{9\pi} \right) = \frac{9\pi + 4}{9\pi} R$$

Das zweite Auges :

$$\begin{aligned} I_{11} &= I_{11}' - Md^2 + Md_1^2 = \\ &= \frac{1}{4}MR^2 + M(d_1^2 - d^2) = \\ &= \frac{1}{4}MR^2 + MR^2 \left( \frac{9\pi - 8}{9\pi} \right) = \\ &= \left( \frac{5}{4} - \frac{8}{9\pi} \right) MR^2 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} I_{22} &= I_{22}' - Md^2 + Md_2^2 = \\ &= \frac{1}{4}MR^2 + M(d_2^2 - d^2) = \\ &= \frac{1}{4}MR^2 + MR^2 \left( \frac{9\pi + 8}{9\pi} \right) = \\ &= \left( \frac{5}{4} + \frac{8}{9\pi} \right) MR^2 \end{aligned}$$

$$I_{12} = \underbrace{I'_{12}}_{I(P_0)} + M x_0 y_0 + \underbrace{M d_1 (-d_2)}_{-M(-d_2)d_1} =$$

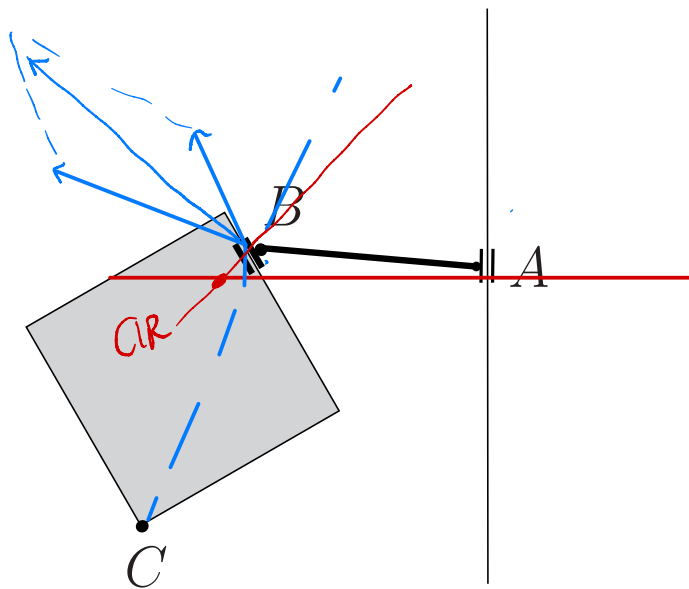
$$= \frac{1}{6\pi} MR^2 + M d^2 + M d_1 d_2 =$$

$$= \frac{1}{6\pi} MR^2 + M \left( \frac{4R}{9\pi} \right)^2 + M \frac{9\pi - 4}{9\pi} \frac{9\pi + 4}{9\pi} R^2$$

$$= \left( \frac{1}{6\pi} + \frac{\cancel{16} + 36\pi^2 - \cancel{16}}{9\pi^2} \right) MR^2 =$$

$$= \left( \frac{1}{6\pi} + \frac{36}{9} \right) MR^2$$

3. Un quadrato ruota attorno al suo vertice  $C$ ; un'asta  $AB$  è vincolata con l'estremo  $A$  che scorre su una guida rettilinea e l'estremo  $B$  su uno dei lati del quadrato opposti a  $C$ . Determinare per via geometrica il centro istantaneo di rotazione, spiegando la ragione della propria risposta.



La rotta reale percorsa per A è  
la perpendicolare alla traiettoria  
di A. La velocità di B ha due  
componenti: una lungo il lato su  
cui si muove ed una lungo la circonferenza  
di centro C. Il rapporto tra le due  
componenti rimane costante =  
minuto. Operando le scelte  
(arbitrarie) come in figura  
si ottiene il CIR mostrato  
in rosso.