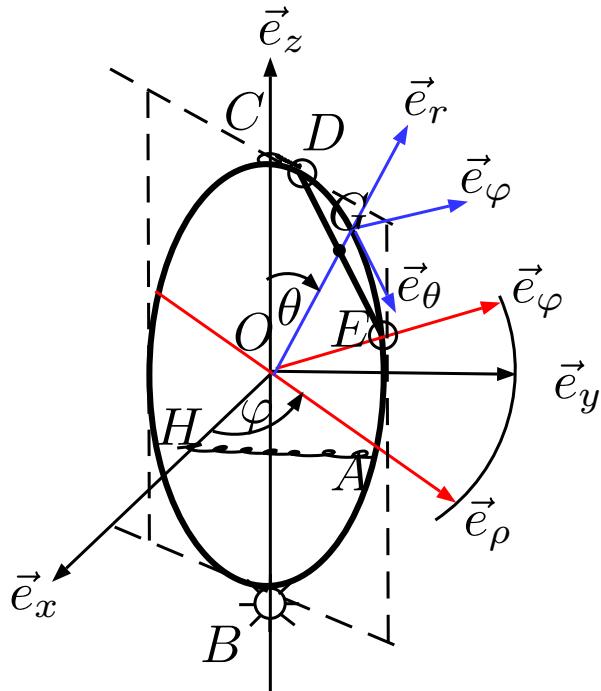


Compito di Meccanica Razionale

Trieste, 30 gennaio 2023

(G. Tondo)



Un anello omogeneo, di massa M e raggio R , è vincolato ad un asse fisso verticale (O, \vec{e}_z) mediante un anellino in C e una cerniera sferica fissa in B . Un'asta omogenea di massa m e lunghezza R ha gli estremi D ed E vincolati sulla circonferenza con due cerniere sferiche scorrevoli. Una molla di costante elastica b collega l'estremo dell'asta D con il punto C dell'anello. Un'altra molla, di costante elastica c , collega A , punto medio di una delle semicirconferenze \widehat{BC} , con un punto H fissato all'asse orizzontale (O, \vec{e}_x) a distanza R da O . Tutti i vincoli sono supposti lisci e bilateri. Scelte come coordinate libere gli angoli $0 \leq \varphi < 2\pi$ e $0 \leq \theta < 2\pi$ della figura, si chiede di:

STATICA

- Individuare le configurazioni di equilibrio del modello e discuterne la stabilità.

Posto, da ora in poi, $b = \frac{mg}{R}$, disegnarle e determinare:

- le reazioni vincolari esterne sull'anello nei punti B e C nella configurazione di equilibrio stabile;
- le reazioni vincolari dell'anello sull'asta nei punti D ed E nella configurazione di equilibrio stabile.

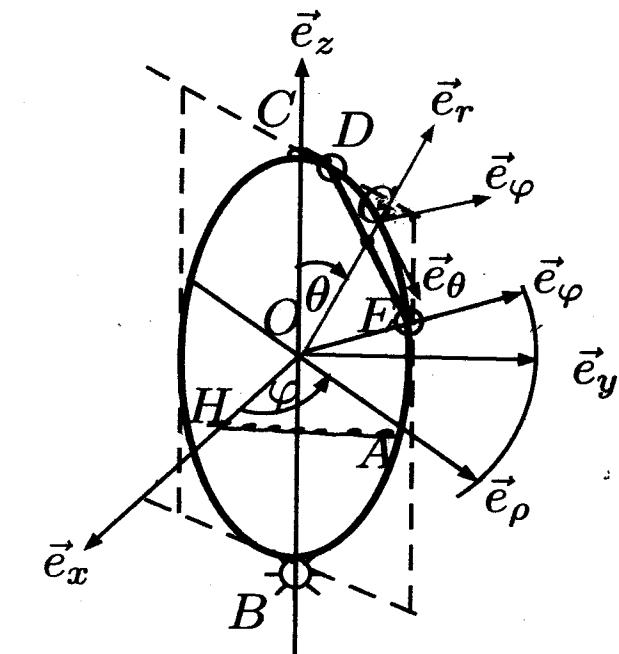
DINAMICA

- Scrivere le equazioni differenziali pure di moto;
- linearizzare l'equazioni di moto intorno alla configurazione di equilibrio stabile e trovare le frequenze delle piccole oscillazioni;
- classificare il campo di velocità dell'asta DE.

Tema del 30/01/2023

Il modello è formato da un rigido con ore fimo, l'anello, e un altro rigido, l'asta, vincolato al primo. Con il metodo dei congeggiamenti necessari si deduce che il modello ha 2 g.c. Quindi, può essere descritto dalle coordinate libere della figura $\varphi = (\varphi, \theta)$ con

$$0 < \varphi < 2\pi, \quad 0 < \theta < 2\pi.$$



Consideriamo le 3 basi:

$$\beta = (\vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z) : \text{"fimo"}$$

$$\beta' = (\vec{e}_r, \vec{e}_\theta, \vec{e}_z) : \text{solidale all'anello}$$

$$\beta'' = (\vec{e}_\theta, \vec{e}_\varphi, \vec{e}_z) : \text{solidale all'asta}$$

$$(1.1) \left\{ \begin{array}{l} \vec{e}_r = \cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y \\ \vec{e}_\theta = -\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y \\ \vec{e}_z = \vec{e}_z \end{array} \right.$$

$$(1.2) \left\{ \begin{array}{l} \vec{e}_x = \cos \varphi \vec{e}_r - \sin \varphi \vec{e}_\theta \\ \vec{e}_y = \sin \varphi \vec{e}_r + \cos \varphi \vec{e}_\theta \\ \vec{e}_z = \vec{e}_z \end{array} \right.$$

$$(1.3) \left\{ \begin{array}{l} \vec{e}_\theta = \cos \theta \vec{e}_r - \sin \theta \vec{e}_\varphi \\ \vec{e}_\varphi = \vec{e}_\varphi \\ \vec{e}_z = \sin \theta \vec{e}_r + \cos \theta \vec{e}_\varphi \end{array} \right.$$

$$(1.4) \left\{ \begin{array}{l} \vec{e}_r = \cos \theta \vec{e}_\theta + \sin \theta \vec{e}_z \\ \vec{e}_\varphi = \vec{e}_\varphi \\ \vec{e}_z = -\sin \theta \vec{e}_\theta + \cos \theta \vec{e}_z \end{array} \right.$$

Quindi,

$$(2.1) \quad \vec{x}_G = G - O = \overline{OG} \quad \vec{e}_x = \frac{\sqrt{3}}{2} R \vec{e}_z = \frac{\sqrt{3}}{2} R (\sin \theta \vec{e}_y + \cos \theta \vec{e}_z)$$

$$(2.2) \quad G - B = (G - O) + (O - B) = \frac{\sqrt{3}}{2} R \vec{e}_z - R \vec{e}_x$$

$$(2.3) \quad C - D = (C - O) + (O - D) = C - O + (O - G) + (G - D) = R \vec{e}_z - \frac{\sqrt{3}}{2} R \vec{e}_x + \frac{R}{2} \vec{e}_y$$

$$(2.4) \quad A - H = (A - O) + (O - H) = R \vec{e}_y - R \vec{e}_x$$

$$\begin{aligned} |C - D|^2 &= R \left(\vec{e}_z - \frac{\sqrt{3}}{2} \vec{e}_x + \frac{1}{2} \vec{e}_y \right) \cdot R \left(\vec{e}_z - \frac{\sqrt{3}}{2} \vec{e}_x + \frac{1}{2} \vec{e}_y \right) \\ (2.5) \quad &= R^2 \left(1 - \sqrt{3} \vec{e}_z \cdot \vec{e}_x + \vec{e}_z \cdot \vec{e}_y + \frac{3}{4} - \frac{\sqrt{3}}{2} \vec{e}_x \cdot \vec{e}_y + \frac{1}{4} \right) \\ &= R^2 \left(1 - \sqrt{3} \cos \theta - \sin \theta + \frac{3}{4} + \frac{1}{4} \right) = \\ &= R^2 (2 - \sqrt{3} \cos \theta - \sin \theta) \end{aligned}$$

$$(2.6) \quad |A - H|^2 = R^2 (\vec{e}_y - \vec{e}_x) \cdot (\vec{e}_y - \vec{e}_x) = R^2 (1 - 2 \vec{e}_y \cdot \vec{e}_x + 1) = R^2 (2 - 2 \cos \varphi)$$

$$(2.7) \quad D - O = (D - G) + (G - O) = \frac{R}{2} \vec{e}_y + \frac{\sqrt{3}}{2} R \vec{e}_z$$

$$(2.8) \quad E - O = (E - G) + (G - O) = \frac{R}{2} \vec{e}_y + \frac{\sqrt{3}}{2} R \vec{e}_z$$

N.B.

$$\int_{\frac{\pi}{2}}^{\frac{\pi}{2}} \sin^2 \theta d\theta = \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{2} \cdot \pi = \frac{\pi}{4}$$

$$= \frac{1}{2}$$

$$= \frac{1}{2}$$

$$= \frac{1}{2}$$

$$= \frac{1}{2}$$

$$= \frac{1}{2}$$

$$= \frac{1}{2}$$

Statica

La sollecitazione attiva è conservativa poiché è costituita dal peso proprio del modello e dalla forza di richiamo delle molle che hanno, entrambe, un estremo fino. Dunque, poniamo utilizzare il teorema di stazionarietà dell'energia potenziale V per trovare le configurazioni di equilibrio.

$$\begin{aligned}
 V(\varphi, \theta) &= -M \vec{x}_0 \cdot \vec{g} - m \vec{r}_G \cdot \vec{g} + \frac{1}{2} (b \vec{CD}^2 + c \vec{AH}^2) \\
 (3.1) \quad &= -m \frac{\sqrt{3}}{2} R \vec{e}_\theta \cdot (-g \vec{e}_z) + \frac{1}{2} b R^2 (2 - \sqrt{3} \cos \theta - \sin \theta) - \\
 &\quad + \frac{c}{2} R^2 (1 - \cos \varphi) \\
 &= m g \frac{\sqrt{3}}{2} R \cos \theta + \frac{1}{2} b R^2 (2 - \sqrt{3} \cos \theta - \sin \theta) + c R^2 (1 - \cos \varphi)
 \end{aligned}$$

Calcoliamo i punti stazionari della funzione V

$$(3.2) \quad \frac{\partial V}{\partial \varphi} = c R^2 \sin \varphi = -Q_\varphi$$

$$\begin{aligned}
 (3.3) \quad \frac{\partial V}{\partial \theta} &= -m g \frac{\sqrt{3}}{2} R \sin \theta + \frac{\sqrt{3}}{2} b R^2 \sin \theta - \frac{1}{2} b R^2 \cos \theta = -Q_\theta \\
 &= \frac{\sqrt{3}}{2} R (-m g + b R) \sin \theta - \frac{1}{2} b R^2 \cos \theta = -Q_\theta
 \end{aligned}$$

Quindi, dobbiamo risolvere il sistema

$$\begin{cases} \sin \varphi = 0 \\ b R \cos \theta = \sqrt{3} (m g + b R) \sin \theta \end{cases}
 (3.4)$$

Poiché $\theta = 0$ NON è soluzione delle \bar{u} eq., il sistema (3.4) equivale a

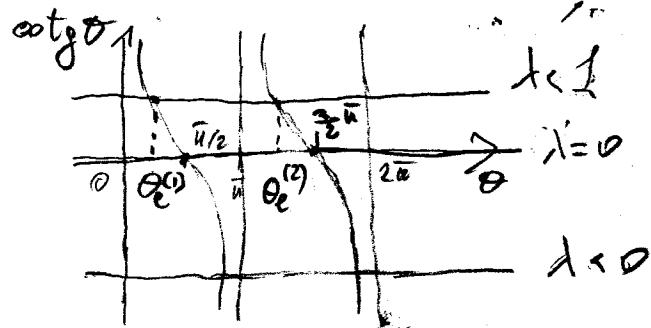
$$\begin{cases} \varphi = 0 \text{ vel } \varphi = \bar{u} \\ \cot g \theta = \sqrt{3} \left(1 - \frac{m g}{b R}\right) = \sqrt{3} \lambda \end{cases}
 (3.5)$$

Come al solito, risolviamo le \overline{II} eq. del sistema (3.5) graficamente

E' evidente che $\forall \lambda \in \mathbb{R}$
le \overline{II} eq. ha 2 soluzioni date da

$$\theta_e^{(1)} = \arccot g(\sqrt{3}\lambda)$$

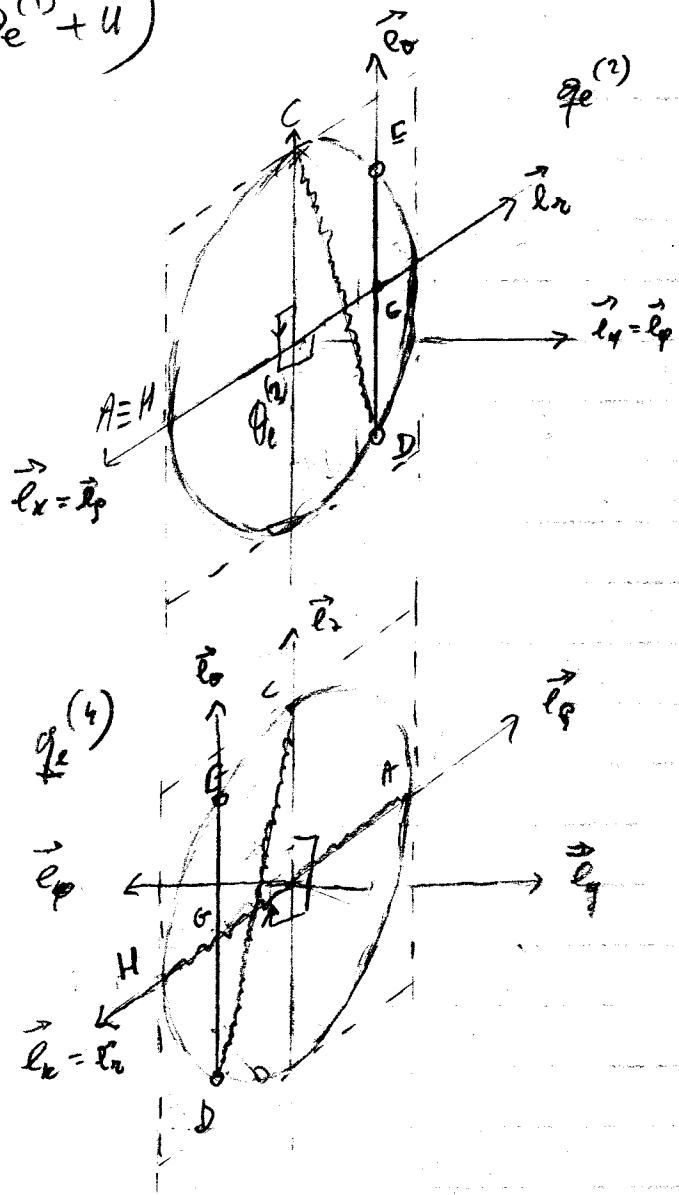
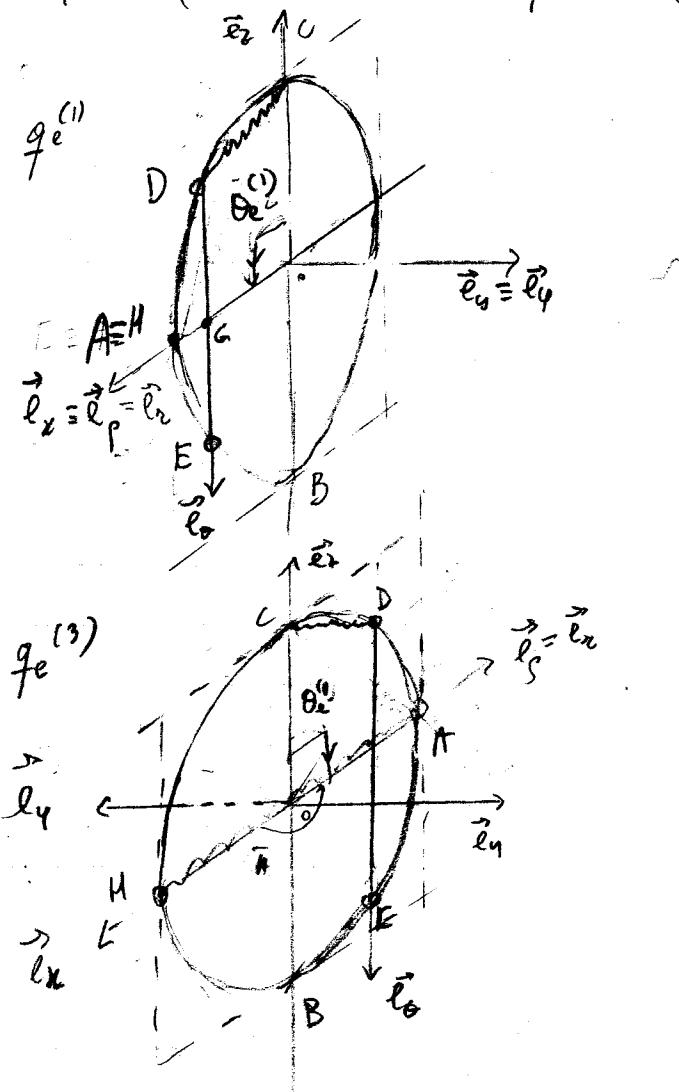
$$\theta_e^{(2)} = \theta_e^{(1)} + \bar{u}$$



Dunque, il modello ammette 4 configurazioni di equilibrio

$$q_e^{(1)} = (0, \theta_e^{(1)}) , \quad q_e^{(2)} = (0, \theta_e^{(1)} + \bar{u})$$

$$q_e^{(3)} = (\bar{u}, \theta_e^{(1)}) , \quad q_e^{(4)} = (\bar{u}, \theta_e^{(1)} + \bar{u})$$



N.B. Le configurazioni di equilibrio sono disegnate per $b = \frac{mg}{IR}$

Per studiare la stabilità applichiamo i Teo. di Dirichlet-type e di . Quindi, calcoliamo la matrice Hessian di V nelle configurazioni di equilibrio.

$$(5.1) \frac{\partial^2 V}{\partial \varphi^2} = CR^2 \cos \varphi, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \theta^2} = 0, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \varphi \partial \theta} = \frac{\sqrt{3}}{2} R (-mg + bR) \cos \theta + \frac{1}{2} bR^2 \sin \theta \\ = + \frac{bR^2}{2} (\sqrt{3} \lambda \cos \theta + \sin \theta)$$

Quindi,

$$(5.2) \mathcal{H}_{V/q_e} = \begin{bmatrix} CR^2 \cos \varphi_e & 0 \\ 0 & \frac{bR^2}{2} \sin \theta_e (3\lambda^2 + 1) \end{bmatrix}$$

Dunque

$$(5.3) \mathcal{H}_{11}|_{q_e^{(1)}} = CR^2 > 0, \quad \det \mathcal{H}|_{q_e^{(1)}} = CR^2 \frac{bR^2}{2} \sin \theta_e^{(1)} (3\lambda^2 + 1) > 0$$

$\Rightarrow q_e^{(1)}$ è un punto di min \Rightarrow stabile.

$$(5.4) \mathcal{H}_{11}|_{q_e^{(2)}} = CR^2 > 0, \quad \det \mathcal{H}|_{q_e^{(2)}} = \frac{bCR^4}{2} \sin \theta_e^{(2)} (3\lambda^2 + 1) < 0$$

$\Rightarrow q_e^{(2)}$ è un punto di sella per $V \Rightarrow$ instabile

$$(5.5) \mathcal{H}_{11}|_{q_e^{(3)}} = -CR^2 < 0, \quad \Rightarrow q_e^{(3)} \text{ è un punto di sella} \Rightarrow \text{instabile}$$

$$\det \mathcal{H}|_{q_e^{(3)}} = -\frac{bCR^4}{2} \sin \theta_e^{(3)} (3\lambda^2 + 1) < 0$$

$$(5.6) \mathcal{H}_{11}|_{q_e^{(4)}} = -CR^2 < 0 \Rightarrow q_e^{(4)} \text{ è un punto di } \cancel{\text{max.}} \Rightarrow \text{instabile}$$

$$\det \mathcal{H}|_{q_e^{(4)}} = -\frac{bCR^4}{2} \sin \theta_e^{(4)} (3\lambda^2 + 1) > 0$$

In particolare, se $b = \frac{mg}{R}$ risulta che $\lambda = 0$, quindi

$$(5.7) \quad \theta_e = \arccos \left(0 \right) = \frac{\pi}{2}$$

$$(5.8) \quad \text{quindi} \quad q_e^{(1)} = \left(0, \frac{\pi}{2} \right)$$

2) Reazioni vincolari in B e C nell'anello, in $q_e^{(1)} = \left(0, \frac{\pi}{2}\right)$.

Dall'ipotesi di vincoli linei, segue che

$$\mathcal{L}^{(\text{ext}, \text{rest})} = \{(B, \vec{\phi}), (C, \vec{\psi})\} \text{ con } \vec{\psi}_c \cdot \vec{r}_2 = 0$$

Comunque, in tutte le configurazioni di equilibrio, poiché $\varphi = 0$ oppure $\varphi = \pi$, il problema si riduce ad uno piano, cioè

$$\vec{\phi}_B = \phi_x \vec{e}_x + \phi_z \vec{e}_z, \quad \vec{\psi}_c = \psi_x \vec{e}_x$$

Allora, scriviamo le II Eqs e proiettiamole lungo i versori \vec{e}_x, \vec{e}_z .

$$\begin{cases} \vec{\phi}_B + \vec{\phi}_c + \vec{R}_{q_e^{(1)}}^{(\text{ext}, \text{ext})} = \vec{0} & \text{dove} \\ (\vec{F} - \vec{B}) \times \vec{\phi}_c + \vec{R}_B^{(\text{ext}, \text{ext})} = \vec{0} & \end{cases}$$

$\vec{R}_{q_e^{(1)}}^{(\text{ext}, \text{ext})} = (M+m)\vec{g} - \vec{c}(A-A)$

$\vec{R}_B^{(\text{ext}, \text{ext})} = (G-B) \times m\vec{g} + (A-B) \times \cancel{-\vec{c}(A-A)}$

$(C-B) \times \vec{\phi}_c = 2R \vec{e}_z \times \psi_x \vec{e}_x = 2R \psi_x \vec{e}_y$

Allora,

$$\vec{R}_{q_e^{(1)}}^{(\text{ext}, \text{ext})} = -(M+m) \vec{g} \vec{e}_z$$

$$\begin{aligned} \vec{R}_B^{(\text{ext}, \text{ext})} &= [(G-B) + (A-B)] \times (-mg \vec{e}_z) = \frac{\sqrt{3}}{2} R \vec{e}_z \times (-mg \vec{e}_z) \\ &= -mg \frac{\sqrt{3}}{2} R \vec{e}_z \times \vec{e}_z = mg R \frac{\sqrt{3}}{2} \vec{e}_y \end{aligned}$$

Quindi

$$\begin{aligned} \vec{e}_x &\left\{ \begin{array}{l} \phi_x + \psi_x = 0 \\ \phi_z - (M+m)g = 0 \end{array} \right. \\ \vec{e}_z & \\ \vec{e}_y & 2R \psi_x + \frac{\sqrt{3}}{2} mg R = 0 \end{aligned}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \phi_x = +\frac{\sqrt{3}}{4} mg \\ \phi_z = (M+m)g \\ \psi_x = -\frac{\sqrt{3}}{4} mg \end{cases}$$

3) Reazioni vincolari in E e D nell'arco, in $\vec{g}_e^{(1)} = (0, \frac{\sqrt{3}}{2})$

Nelle configurazioni di equilibrio il problema è piano e dell'Hp. di vincoli

$$f^{(\text{int} \rightarrow \text{arco})} = \{(\vec{\xi}, \vec{\eta})\} \quad \text{con} \quad \vec{\xi}_D = \xi \text{ vers}(D-O) \\ \vec{\eta}_E = \eta \text{ vers}(E-O)$$

Quindi

$$\vec{\xi}_D = \xi \left(-\frac{\vec{e}_x + \sqrt{3} \vec{e}_y}{2} \right), \quad \vec{\eta}_E = \eta \left(\frac{\vec{e}_x + \sqrt{3} \vec{e}_y}{2} \right)$$

Applichiamo la IECS nell'arco DE

$$\vec{\xi}_D + \vec{\eta}_E + \vec{R}_{|g_e^{(1)}}^{(\text{ext, att} \rightarrow \text{arco})} = \vec{0}$$

$$\vec{R}_{|g_e^{(1)}}^{(\text{ext, att} \rightarrow \text{arco})} = m \vec{g} - b(D-C) = -m g \vec{e}_z + b \left(\vec{e}_z - \frac{\sqrt{3}}{2} \vec{e}_x |_{g_e^{(1)}} + \frac{1}{2} \vec{e}_y |_{g_e^{(1)}} \right)$$

$$= (bR - mg) \vec{e}_z + \frac{bR}{2} (-\sqrt{3} \vec{e}_x + \vec{e}_y) |_{g_e^{(1)}}$$

$$= (bR - mg) \left(-\sin \theta_e \vec{e}_x + \cos \theta_e \vec{e}_y \right) + \frac{bR}{2} \left(\sqrt{3} \vec{e}_x + \vec{e}_y \right) |_{g_e^{(1)}}$$

$$= \left[(bR - mg) \cos \theta_e - \frac{bR \sqrt{3}}{2} \right] \vec{e}_x + \left[-(bR - mg) \sin \theta_e + \frac{bR}{2} \right] \vec{e}_y$$

$$= -bR \frac{\sqrt{3}}{2} \vec{e}_x + \left(mg - \frac{bR}{2} \right) \vec{e}_y$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{\sqrt{3}}{2} (\xi + \eta) = - \vec{R}_{|g_e^{(1)}} \cdot \vec{e}_x \\ \frac{1}{2} (-\xi + \eta) = - \vec{R}_{|g_e^{(1)}} \cdot \vec{e}_y \end{array} \right. \Leftrightarrow \begin{array}{l} \eta = bR - mg = 0 \\ \xi = mg \end{array}$$

Quindi,

$$\vec{\xi}_D = mg \left(-\frac{\vec{e}_x + \sqrt{3} \vec{e}_y}{2} \right) |_{g_e^{(1)}}$$

$$\vec{\eta}_E = (bR - mg) \left(\frac{\vec{e}_x + \sqrt{3} \vec{e}_y}{2} \right) |_{g_e^{(1)}} =$$

Dinamica

4) Scriviamo le eq. di Lagrange per il modello. A tale scopo calcoliamo l'energia cinetica

$$(8.1) K = K^{(\text{rotolo})} + K^{(\text{corba})}$$

$$(8.2) K^{(\text{rotolo})} = \frac{1}{2} \vec{\omega}^{(\text{rotolo})} \cdot I_0 (\vec{\omega}^{(\text{rotolo})})$$

$$(8.3) K^{(\text{corba})} = \frac{1}{2} m |\vec{V}_G|^2 + \frac{1}{2} \vec{\omega}^{(\text{corba})} \cdot I_G (\vec{\omega}^{(\text{corba})})$$

$$(8.4) \vec{\omega}^{(\text{rotolo})} = \dot{\phi} \vec{e}_z, \quad \vec{\omega}^{(\text{corba})} = \dot{\phi} \vec{e}_z + \dot{\theta} \vec{e}_\varphi = \dot{\phi} (-\sin \theta \vec{e}_x + \cos \theta \vec{e}_y)$$

$$(8.5) K^{(\text{corba})} = \frac{1}{2} \dot{\phi} \vec{e}_z \cdot I_G (\dot{\phi} \vec{e}_z) = \frac{1}{2} \dot{\phi}^2 \vec{e}_z \cdot I_G (\vec{e}_z) - \frac{1}{2} \dot{\phi}^2 I_G (\vec{e}_x) = \frac{1}{2} M R^2 \dot{\phi}^2$$

$$(8.6) \vec{V}_G = \vec{\pi}_G = \frac{d}{dt} (G \cdot \vec{r}) = \frac{d}{dt} \left(\frac{\sqrt{3}}{2} R \vec{e}_z \right) = \frac{\sqrt{3} R \dot{\vec{e}}_z}{2} = \frac{1}{2} \left(\vec{\omega}^{(\text{corba})} \times \vec{e}_x \right)_R = \\ = \frac{\sqrt{3}}{2} \left(\dot{\phi} \vec{e}_z + \dot{\theta} \vec{e}_\varphi \right) R \times \vec{e}_x = \frac{\sqrt{3}}{2} \left(\dot{\phi} \sin \theta \vec{e}_y + \dot{\theta} \vec{e}_x \right) R$$

$$(8.7) |\vec{V}_G|^2 = \frac{3R^2}{4} \left(\dot{\phi}^2 \sin^2 \theta + \dot{\theta}^2 \right)$$

$$(8.8) I_G (\vec{\omega}^{(\text{corba})}) = I_G (\dot{\phi} (-\sin \theta \vec{e}_x + \cos \theta \vec{e}_y) + \dot{\theta} \vec{e}_\varphi) = \\ = -\dot{\phi} \sin \theta I_G (\vec{e}_x) + \dot{\phi} \cos \theta I_G (\vec{e}_y) + \dot{\theta} I_G (\vec{e}_\varphi) \\ = \frac{1}{12} M R^2 \left(\dot{\phi} \cos \theta \vec{e}_x + \dot{\theta} \vec{e}_\varphi \right)$$

$$\frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot I_G (\vec{\omega}^{(\text{corba})}) = \frac{1}{2} [\dot{\phi} (-\sin \theta \vec{e}_x + \cos \theta \vec{e}_y) + \dot{\theta} \vec{e}_\varphi] \cdot \frac{1}{12} M R^2 \left(\dot{\phi} \cos \theta \vec{e}_x + \dot{\theta} \vec{e}_\varphi \right) \\ = \frac{1}{24} M R^2 \left(\cos^2 \theta \dot{\phi}^2 + \dot{\theta}^2 \right)$$

Quindi,

$$\begin{aligned}
 K^{(\text{ante})} &= \frac{3}{8} m \dot{\theta}^2 (\dot{\varphi}^2 \sin^2 \theta + \dot{\theta}^2) + \frac{1}{24} m R^2 (\dot{\varphi}^2 \cos^2 \theta + \dot{\theta}^2) \\
 &= \frac{1}{24} m R^2 [(9 \sin^2 \theta + \cos^2 \theta) \dot{\varphi}^2 + 10 \dot{\theta}^2] \\
 &= \frac{1}{24} m R^2 [(1 + 8 \sin^2 \theta) \dot{\varphi}^2 + 10 \dot{\theta}^2]
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 K &= \frac{1}{4} M R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{24} m R^2 [(1 + 8 \sin^2 \theta) \dot{\varphi}^2 + 10 \dot{\theta}^2] \\
 &= \frac{1}{24} R^2 \left\{ [6M + m(1 + 8 \sin^2 \theta)] \dot{\varphi}^2 + m 10 \dot{\theta}^2 \right\}
 \end{aligned}$$

Allora,

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{1}{12} R^2 [6M + m(1 + 8 \sin^2 \theta)] \ddot{\varphi}, \quad \frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}} = 0$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = \frac{1}{12} R^2 [6M + m(1 + 8 \sin^2 \theta)] \ddot{\varphi} + \frac{16}{12^3} m R^2 \sin \theta \cos \theta \dot{\varphi} \ddot{\theta}$$

$$EL_{\dot{\varphi}}: \frac{1}{12} R^2 [6M + m(1 + 8 \sin^2 \theta)] \ddot{\varphi} + \frac{2}{3} m R^2 \sin 2\theta \dot{\theta} \dot{\varphi} = -c R^2 \sin \varphi$$

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}} = \frac{5}{6} m R^2 \dot{\theta}, \quad \frac{\partial K}{\partial \theta} = \frac{16}{24^3} m R^2 \sin \theta \cos \theta \dot{\varphi}^2$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}} = \frac{5}{6} m R^2 \ddot{\theta}$$

$$EL_{\dot{\theta}}: \frac{5}{6} m R^2 \dot{\theta} - \frac{1}{3} m R^2 \sin 2\theta \dot{\varphi}^2 = -\frac{1}{2} mg R \cos \theta$$

5) linearizzazione delle EL intorno a $\dot{q}_e^{(1)} = (0, \frac{\pi}{2})$

Ricordare che l'accelerazione attiva è conservativa, le eq. linearizzate intorno alle configurazioni di equilibrio sono

$$A(q_e) \ddot{x} + \mathcal{H}_V(q_e) \underline{x} = 0 \quad x(t) = \underline{q}(t) - \underline{q}_e$$

$$A(\dot{q}_e^{(1)}) = \begin{bmatrix} \frac{\partial K}{\partial \dot{q}^2} & \frac{\partial^2 K}{\partial \dot{q} \partial \dot{\theta}} \\ \frac{\partial K}{\partial \dot{\theta} \partial \dot{q}} & \frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}^2} \end{bmatrix} \Big|_{\dot{q}_e^{(1)}} = \frac{R^2}{12} \begin{bmatrix} 6M + m(1 + 8m^2\dot{\theta}_e^2) & 0 \\ 0 & 10m \end{bmatrix} =$$

$$= \frac{R^2}{12} \begin{bmatrix} 6M + 9m & 0 \\ 0 & 10m \end{bmatrix}$$

$$\mathcal{H}_V(\dot{q}_e^{(1)}) = \begin{bmatrix} CR^2 & 0 \\ 0 & \frac{mgR}{2} \end{bmatrix}$$

$$\frac{R^2}{12} \begin{bmatrix} 6M + 9m & 0 \\ 0 & 10m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} CR^2 & 0 \\ 0 & \frac{mgR}{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} R^2 \left(\frac{M+3m}{2} \right) \ddot{x}_1 + CR^2 x_1 = 0 \\ \frac{5}{6} m R^2 \ddot{x}_2 + \frac{mgR}{2} x_2 = 0 \end{array} \right.$$

$$v_1 = \sqrt{\frac{CR^2}{R^2(8M+3m)}}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{5}{6} m R^2 \ddot{x}_2 + \frac{mgR}{2} x_2 = 0 \end{array} \right.$$

$$v_2 = \sqrt{\frac{mgR/6^3}{2 \cdot 5mR^2}}$$

6) L'invariante scalare cinematico dell'asta vale:

$$I = \vec{v}_G \cdot \vec{w}^{(ext)} = \frac{\sqrt{3}}{2} (q_m \sin \theta \vec{e}_y + \vec{e}_z) R \cdot \left[\vec{e}_y (-\sin \theta \vec{e}_x + \cos \theta \vec{e}_z) + \vec{e}_z \vec{e}_y \right] = 0$$

quindi il campo di velocità è rotatorio e l'aria di Mozzì diventa AIR.