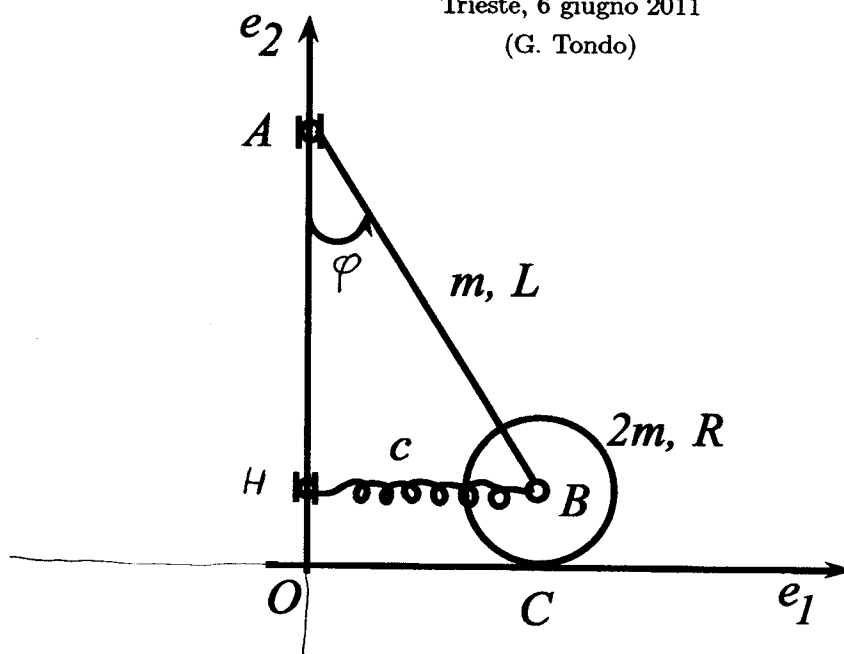


Compito di Meccanica Razionale (9 CFU)

Trieste, 6 giugno 2011

(G. Tondo)



Si consideri il sistema articolato di figura costituito da un'asta omogenea AB , di lunghezza L e massa m , incernierata nel centro B di un disco omogeneo di massa $2m$ e raggio R . L'estremo A dell'asta è vincolato (vincolo bilatero) a scorrere senza attrito su una guida verticale parallela al versore \vec{e}_2 e il disco è vincolato a rotolare *senza strisciare* su una guida orizzontale *scabra*, parallela al versore \vec{e}_1 . Il modello è soggetto al peso proprio, alla forza elastica della molla fissata all'estremo B dell'asta e mantenuta orizzontale dal carrello in H .

STATICA.

Calcolare:

- 1) le configurazioni di equilibrio del modello e discuterne la stabilità;
- 2) le reazioni vincolari esterne in A e in C , nelle configurazioni di equilibrio;
- 3) le reazioni vincolari interne sul centro B del disco.

DINAMICA.

- 4) Scrivere un'equazione differenziale pura di moto;
- 5) scrivere l'equazione di Lagrange linearizzata intorno alle configurazioni di equilibrio e calcolare, dove possibile, la frequenza delle piccole oscillazioni;
- 6) calcolare le reazioni vincolari esterne in A e in C durante il moto in funzione di φ , a partire dalle condizioni iniziali $\varphi(0) = \pi/2$, $\dot{\varphi}(0) = 0$.

Tema del 6/06/2011

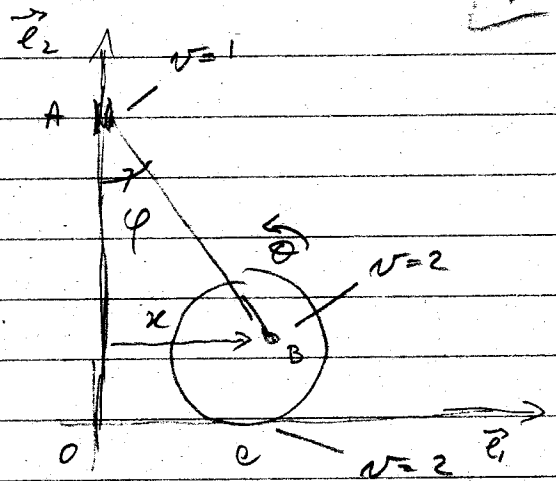
4

o) Analisi cinematica

Il modello ha $l = 1$ I-fatti, del sistema del bilancino

$$g = 3 \cdot 2 = 6$$

$$v = 1 + 2 + 2 = 5$$



Quindi $l = g - v = 1$, D'altra parte, con il metodo dei congelamenti successivi, ovvero che se blocco la rotazione del disco, è congelato anche il moto dell'asta. Quindi, il modello ha 1 solo spostamento virtuale e 1 g.l. Come coordinata libera, scegliamo l'angolo φ di figura. Introducendo le coordinate sovrabordinate (φ, x, θ) valgono le seguenti equazioni vincolari

$$(1.1) \begin{cases} x = L \sin \varphi & \text{estremo B dell'asta coincidente con il centro del disco} \\ x = -R\theta + x_0 & \text{vincolo di puro rotolamento} \end{cases}$$

Scegliendo $x_0 = 0$, cioè prendendo $\theta = 0$ quando il centro del disco B è sull'asse verticale, la (1.1) diventa

$$\begin{cases} x = L \sin \varphi \\ x = -R\theta \end{cases} \Rightarrow \boxed{\theta = -\frac{L \sin \varphi}{R}} \quad (1.2)$$

Le velocità angolari dei due rigidi risultano:

$$(1.3) \vec{\omega}^{(a)} = \dot{\varphi} \vec{e}_3, \quad \vec{\omega}^{(d)} = \dot{\theta} \vec{e}_3 = -\frac{L \cos \varphi}{R} \dot{\varphi} \vec{e}_3$$

Statica

Il modello è soggetto a vincoli non dissipativi (appoggi e cerniere lisce, puro rotolamento) e a sollecitazioni conservative (puro, molla con estensione scorrevole lungo un'asse ortogonale alla molla), quindi è conservativo. La sua energia potenziale è

$$(2.1) \quad V(\varphi) = -m\vec{g} \cdot \vec{x}_G + \frac{1}{2} c \overline{HB}^2 = 2m\vec{g} \cdot \vec{x}_B$$

$$(2.2) \quad \vec{x}_G = \left[\frac{L}{2} \sin \varphi \vec{e}_1 + \left(R + \frac{L}{2} \cos \varphi \right) \vec{e}_2 \right]$$

$$(2.3) \quad \vec{x}_B = \left(L \varphi \sin \varphi \vec{e}_1 + R \vec{e}_2 \right)$$

Tenuto conto che la quota del baricentro B del disco è costante, trascurando l'ultimo termine della (2.1) si ottiene:

$$\begin{aligned} V(\varphi) &= m g \vec{e}_2 \cdot \left(\frac{L}{2} \sin \varphi \vec{e}_1 + \left(R + \frac{L}{2} \cos \varphi \right) \vec{e}_2 \right) + \frac{1}{2} c (L \sin \varphi)^2 \\ &= m g \left(R + \frac{L}{2} \cos \varphi \right) + \frac{1}{2} c L^2 \sin^2 \varphi \end{aligned}$$

Trascurando il termine costante $m g z$, si ha

$$(2.4) \quad V(\varphi) = m g \frac{L}{2} \cos \varphi + \frac{1}{2} c L^2 \sin^2 \varphi$$

Cerchiamo i punti stazionari dell'energia potenziale (2.4)

$$(2.5) \quad V'(\varphi) = -m g \frac{L}{2} \sin \varphi + c L^2 \sin \varphi \cos \varphi = -Q \varphi$$

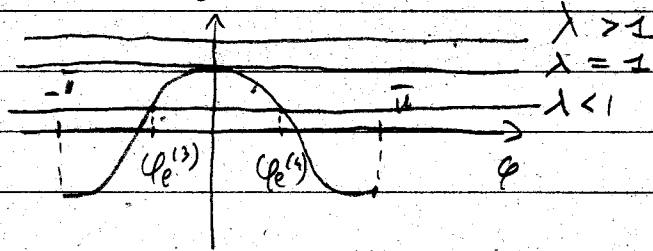
Quindi, l'eq. pura di equilibrio è

$$(2.6) \quad \sin \varphi \left(-m g \frac{L}{2} + c L^2 \cos \varphi \right) = 0$$

Le soluzioni di (2.4) sono

$$\sin \varphi = 0 \quad \text{nel} \quad \text{caso} \quad \frac{mgL}{2cL^2} = \lambda$$

$$\varphi_e^{(1)} = 0, \quad \varphi_e^{(2)} = \bar{u}$$



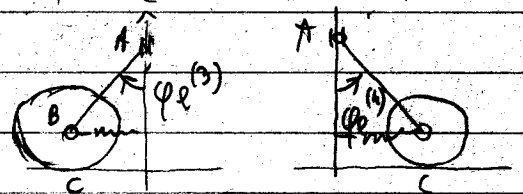
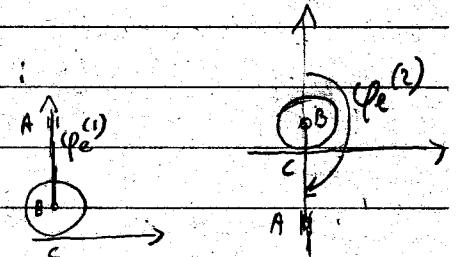
$$\varphi_e^{(3)} = -\arccos \lambda$$

$$\varphi_e^{(4)} = \arccos \lambda$$

Quindi, gli equilibri del modello sono:

$$(3.1) \quad \varphi_e^{(1)} = 0, \quad \varphi_e^{(2)} = \bar{u} \quad \forall \lambda \in \mathbb{R}$$

$$(3.2) \quad \varphi_e^{(3)} = -\varphi_e^{(4)}, \quad \varphi_e^{(4)} = \arccos \lambda, \quad \lambda < 1$$



Stabilità

Applichiamo il Teo di Dirichlet-Lagrange, studiando la qualità dei punti stazionari di $V(\varphi)$. A tale scopo calcoliamo

$$\begin{aligned} V''(\varphi) &= \frac{d}{d\varphi} \left(-\frac{mgL}{2} \sin \varphi + \frac{cL^2}{2} \sin 2\varphi \right) = \\ &= -mg \frac{L}{2} \cos \varphi + cL^2 \cos 2\varphi \end{aligned}$$

$$(3.3) \quad V''(\varphi_e^{(1)}) = -mg \frac{L}{2} + cL^2 = cL^2 \left(1 - \frac{mgL}{2cL^2} \right) = cL^2 (1 - \lambda) \begin{cases} > 0 & \text{se } \lambda < 1 \\ = 0 & \text{se } \lambda = 1 \\ < 0 & \text{se } \lambda > 1 \end{cases}$$

$$(3.4) \quad V''(\varphi_e^{(2)}) = mg \frac{L}{2} + cL^2 = cL^2 (1 + \lambda) > 0 \Rightarrow \text{min} \Rightarrow \text{stabilità}$$

$$V''(\varphi_e^{(3)}) = V''(\varphi_e^{(4)}) = -mg \frac{L}{2} \lambda + cL^2 (2\lambda^2 - 1) = cL^2 (2\lambda^2 - 1 - \lambda^2)$$

$$= cL^2 (\lambda^2 - 1) < 0 \Leftrightarrow \lambda < 1 \Rightarrow \text{max} \Rightarrow \text{instabilità}$$

Risolviamo il caso dubbio, $\varphi_e^{(1)}$ per $\lambda = 1$. Prendendo alle derivate successive, si trova

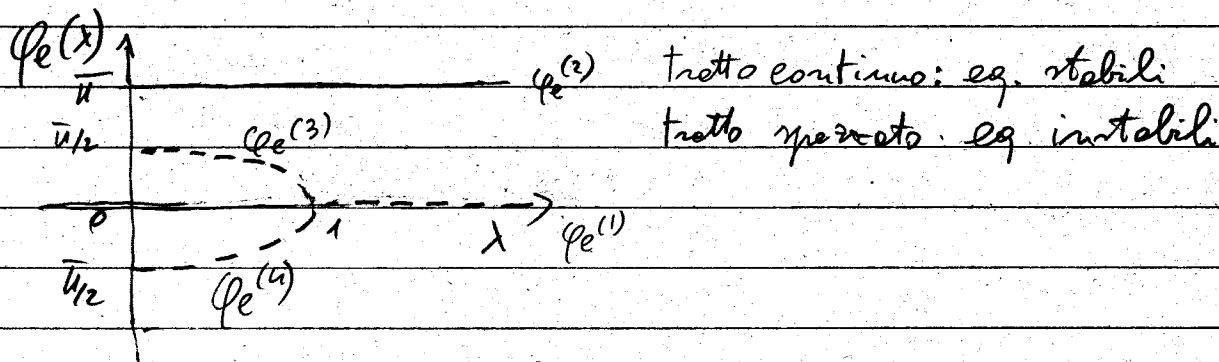
$$V'''(\varphi) = mg \frac{L}{2} \sin \varphi - 2cL^2 \sin 2\varphi \Rightarrow V'''(\varphi_e^{(1)}) = 0$$

$$V^{(iv)}(\varphi) = mg \frac{L}{2} \cos \varphi - 4cL^2 \cos 2\varphi \Rightarrow V^{(iv)}(\varphi_e^{(1)}) = \frac{mgL}{2} - 4cL^2 = cL^2(\lambda - 4) = 0$$

$$\lambda = 1$$

$$= -3cL^2 < 0 \Rightarrow \text{max} \Rightarrow \text{instab.}$$

Ricapitoliamo la situazione nel seguente diagramma.

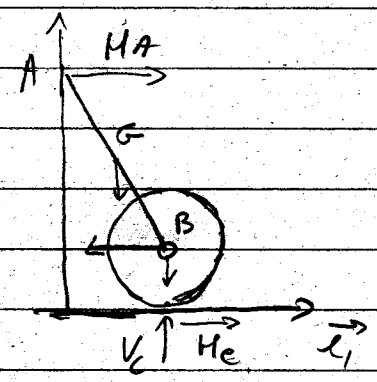


E' evidente una biforcazione a forcone (da 3 eq. e 1 eq.) dell'equilibrio $\varphi_e^{(1)} = 0$.

2) Reazioni vincolari in A e in C all'equilibrio

L'appoggio liscio in A produce una reazione ortogonale alla guida

$$\vec{H}_A = H_A \vec{e}_1$$

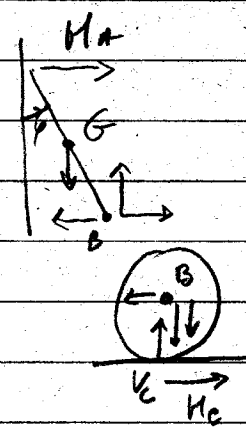


Il vincolo di puro rotolamento in C, necessita di una guida scabra che, quindi, genera una reazione vincolare

$$\vec{\phi}_C = H_C \vec{e}_1 + V_C \vec{e}_2$$

Dunque, le reazioni incognite sono 3: (H_A, H_C, V_C) ; quindi, dobbiamo scrivere 3 eq. In questo caso, conviene scrivere le equazioni

$$\left. \begin{array}{l} \vec{R} \cdot \vec{e}_2 = 0 \\ \vec{M}_B \cdot \vec{e}_3 = 0 \\ \vec{M}_B \cdot \vec{e}_3 = 0 \end{array} \right\} \begin{array}{l} V_C - 3mg = 0 \\ -H_A l \cos \varphi + mg \frac{L}{2} \sin \varphi = 0 \\ H_C R = 0 \end{array}$$



le quali hanno il vantaggio di contenere, ciascuna, una sola incognita. La soluzione è

$$H_C = 0, \quad V_C = 3mg, \quad H_A = \frac{mg}{2} \tan \varphi$$

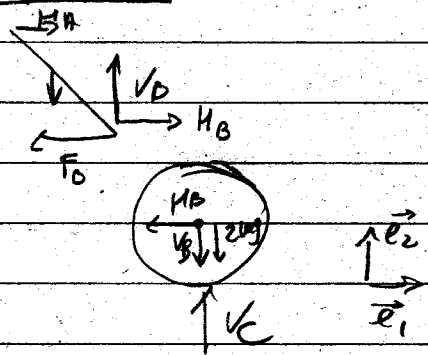
Quindi,

$$\varphi_e^{(1)} \Rightarrow H_A = 0, \quad \varphi_e^{(2)} \Rightarrow H_A = 0, \quad \varphi_e^{(3)} \Rightarrow H_A = \frac{mg}{2} \left(\frac{-\sqrt{1-\lambda^2}}{\lambda} \right) = -CL \sqrt{1-\lambda^2}$$

$$\varphi_e^{(4)} \Rightarrow H_A = \frac{mg}{2} \frac{\sqrt{1-\lambda^2}}{\lambda} = CL \sqrt{1-\lambda^2}$$

3) Reazioni interne nel centro B del disco, all'equilibrio

Ricordando che la molla è fissata all'estremità dell'asta, applichiamo la I ECS al disco



$$\vec{R}_{\text{ast, disco}} = 0 \quad \left\{ \begin{array}{l} -H_B = 0 \\ -V_B + V_C - 2mg = 0 \end{array} \right.$$

Quindi,

$$H_B = 0 \quad V_B = V_C - 2mg = 3mg - 2mg = mg$$

Pertanto, l'azione interna dell'estremo B dell'asta sul disco, si riduce a

$$\vec{\phi}_B = -mg \vec{l}_2$$

Dinamica

Scriviamo l'equazione di Lagrange relative alla coordinata libera φ . A tale scopo, calcoliamo l'energia cinetica del modello

$$(7.1) \quad K = K^{(cent)} + K^{(din)}.$$

$$K^{(cent)} = \frac{1}{2} m v_G^2 + \frac{1}{2} J_{3G}^{(cent)} \omega_{(cent)}^2 \quad J_{3G}^{(cent)} = \frac{1}{12} m L^2$$

$$(7.2) \quad \vec{v}_G = \dot{x}_G \stackrel{(7.1)}{=} \frac{L}{2} \cos \varphi \dot{\varphi} \vec{e}_1 - \frac{L}{2} \sin \varphi \dot{\varphi} \vec{e}_2 = \frac{L}{2} \dot{\varphi} (\cos \varphi \vec{e}_1 - \sin \varphi \vec{e}_2)$$

$$v_G^2 = \left(\frac{L}{2} \dot{\varphi} \right)^2 (\cos^2 \varphi + \sin^2 \varphi) = \frac{L^2}{4} \dot{\varphi}^2$$

Pertanto,

$$K^{(cent)} = \frac{1}{2} m \frac{L^2}{4} \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} \frac{1}{12} m L^2 \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{6} m L^2 \dot{\varphi}^2$$

$$K^{(din)} = \frac{1}{2} (2m) v_B^2 + \frac{1}{2} J_{3B}^{(din)} \omega_{(din)}^2 \quad J_{3B}^{(din)} = \frac{1}{2} (2m) R^2$$

$$\vec{v}_B = \dot{x}_B \stackrel{(7.3)}{=} L \cos \varphi \dot{\varphi} \vec{e}_1, \quad v_B^2 = L^2 \cos^2 \varphi \dot{\varphi}^2$$

$$K^{(din)} = m L^2 \cos^2 \varphi \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} m R^2 \left(\frac{L \cos \varphi \dot{\varphi}}{R} \right)^2,$$

tenuto conto delle (1.3).

Quindi

$$K^{(din)} = \frac{3}{2} m L^2 \cos^2 \varphi \dot{\varphi}^2, \quad \text{pertanto}$$

$$(7.3) \quad K = \frac{1}{6} m L^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{3}{2} m L^2 \cos^2 \varphi \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} m L^2 \dot{\varphi}^2 \left(\frac{1}{3} + 3 \cos^2 \varphi \right)$$

Scriviamo l'eq. di Lagrange in forma non conservativa

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = mL^2 \dot{\varphi} \left(\frac{1}{3} + 3 \cos^2 \varphi \right), \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = mL^2 \left[\ddot{\varphi} \left(\frac{1}{3} + 3 \cos^2 \varphi \right) - 6 \cos \varphi \sin \varphi \dot{\varphi}^2 \right]$$

$$\frac{\partial K}{\partial \varphi} = mL^2 \dot{\varphi}^2 (-3 \cos \varphi \sin \varphi)$$

Dunque

$$(3.1) \quad mL^2 \left(\frac{1}{3} + 3 \cos^2 \varphi \right) \ddot{\varphi} - 3 mL^2 \sin \varphi \cos \varphi \dot{\varphi}^2 = \underbrace{mgL \sin \varphi}_{(2.5)} - CL^2 \sin \varphi \cos \varphi$$

5) Linearizzazione dell'eq. di Lagrange.

Il modello è conservativo, quindi l'Eq linearizzata intorno a una configurazione di equilibrio φ_e si scrive

$$Q(\varphi_e) \ddot{x} + V''(\varphi_e) x = 0 \quad x := \varphi - \varphi_e$$

$$Q(\varphi_e) = \frac{d^2 K}{d\dot{\varphi}^2} \Big|_{\varphi_e} \stackrel{(3.1)}{=} mL^2 \left(\frac{1}{3} + 3 \cos^2 \varphi_e \right)$$

Allora, tenendo conto delle (3.1) e delle (3.2), si trova

$$\varphi_e^{(1)} = 0 \quad \frac{10}{3} mL^2 \ddot{x} + CL^2(1-\lambda) x = 0 \quad \begin{matrix} < 1 \text{ oscill. } \nu = \sqrt{\frac{3C}{10m}(1-\lambda)} \\ \lambda = 1 \text{ lineari} \\ > 1 \text{ m. iperbolici} \end{matrix}$$

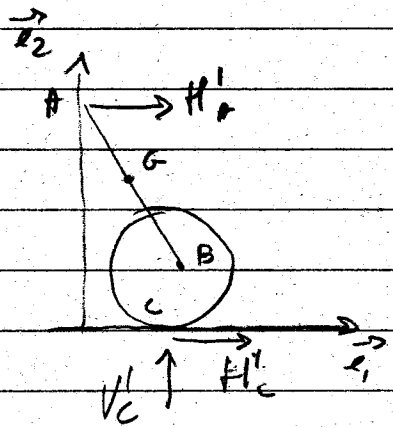
$$\varphi_e^{(2)} = \bar{\mu} \quad \frac{10}{3} mL^2 \ddot{x} + C\sqrt{1+\lambda} x = 0 \quad \text{oscillazioni } \nu = \sqrt{\frac{3C}{10m}(1+\lambda)}$$

$$\varphi_e^{(3)}, \varphi_e^{(4)} \quad \left(\frac{1}{3} + 3\lambda^2 \right) mL^2 \ddot{x} + CL^2(\lambda^2 - 1) x = 0 \quad \text{moti iperbolici}$$

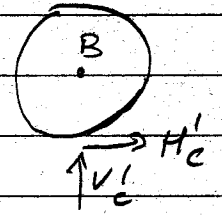
6) Reazioni dinamiche in A e C.

Come in Statica, le reazioni incognite sono 3: (H'_A, H'_C, V'_C)

Conviene utilizzare le equazioni ECD



(9.1)
$$\begin{cases} \vec{R} \cdot \vec{e}_2 = m \vec{\omega}_C \cdot \vec{e}_2 + 2m \vec{\omega}_B \cdot \vec{e}_2 \\ \vec{M}_B \cdot \vec{e}_3 = \frac{dL_B}{dt} + \vec{v}_B \times m \vec{v}_G \\ \vec{M}_B \cdot \vec{e}_3 = \frac{dL_B}{dt} \end{cases}$$



Calcoliamo i lati destri delle 3 eq

$$\begin{aligned} \vec{\omega}_C &= \frac{d\vec{v}_G}{dt} = \frac{L}{2} \left[\ddot{\varphi} (\cos\varphi \vec{e}_1 - \sin\varphi \vec{e}_2) + \dot{\varphi}^2 (-\sin\varphi \vec{e}_1 - \cos\varphi \vec{e}_2) \right] \\ &= \frac{L}{2} \left[(\ddot{\varphi} \cos\varphi - \dot{\varphi}^2 \sin\varphi) \vec{e}_1 - (\ddot{\varphi} \sin\varphi + \dot{\varphi}^2 \cos\varphi) \vec{e}_2 \right] \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{L}_B^{(costa)} &= \vec{I}_B(\vec{\omega}_{(costa)}) + (\vec{r}_G - \vec{r}_B) \times m \vec{v}_B \\ &= \frac{1}{3} mL^2 \dot{\varphi} \vec{e}_3 + \frac{L}{2} (-\sin\varphi \vec{e}_1 + \cos\varphi \vec{e}_2) \times m (L \cos\varphi \dot{\varphi} \vec{e}_1) \\ &= \frac{1}{3} mL^2 \dot{\varphi} \vec{e}_3 - \frac{mL^2}{2} \cos^2\varphi \dot{\varphi} \vec{e}_3 \\ &= mL^2 \dot{\varphi} \left(\frac{1}{3} - \frac{1}{2} \cos^2\varphi \right) \vec{e}_3 \end{aligned}$$

$$\frac{dL_B^{(costa)}}{dt} = \left[mL^2 \ddot{\varphi} \left(\frac{1}{3} - \frac{1}{2} \cos^2\varphi \right) + mL^2 \dot{\varphi}^2 (\cos\varphi \sin\varphi) \right] \vec{e}_3$$

$$\vec{v}_B \times m \vec{v}_G = L \cos\varphi \dot{\varphi} \vec{e}_1 \times mL \dot{\varphi} (\cos\varphi \vec{e}_1 - \sin\varphi \vec{e}_2) = -\frac{mL^2}{2} \dot{\varphi}^2 \sin\varphi \cos\varphi \vec{e}_3$$

$$\vec{L}_B^{(kin)} = \mathbb{I}_B(\vec{\omega}_{(kin)}) = J_{3B} \dot{\theta} \vec{e}_3 = \frac{1}{2}(2m)R^2 \left(-\frac{L}{R} \cos \varphi \dot{\varphi}\right) \vec{e}_3$$

$$= -mRL \cos \varphi \dot{\varphi} \vec{e}_3$$

$$\frac{d\vec{L}_B^{(kin)}}{dt} = -mRL (\cos \varphi \ddot{\varphi} - \sin \varphi \dot{\varphi}^2) \vec{e}_3$$

Dunque, il sistema (9.1) si scrive

$$\begin{cases} V'_c - 3mg = -mL \left(\ddot{\varphi} \sin \varphi + \dot{\varphi}^2 \cos \varphi \right) \\ -H'_A \cos \varphi + \frac{mg}{2} \sin \varphi = mL^2 \ddot{\varphi} \left(\frac{1}{3} - \frac{1}{2} \cos^2 \varphi \right) + \frac{mL^2}{2} \dot{\varphi}^2 \sin 2\varphi - \frac{mL^2}{4} \dot{\varphi}^2 \sin 2\varphi \\ H'_c R = -mRL (\cos \varphi \ddot{\varphi} - \sin \varphi \dot{\varphi}^2) \end{cases}$$

Pertanto, le reazioni vincolari esterne sul modello risultano

$$V'_c = 3mg - mL \left(\ddot{\varphi} \sin \varphi + \dot{\varphi}^2 \cos \varphi \right)$$

$$(10.1) \quad H'_A = \frac{mg}{2} \tan \varphi - \frac{mL}{\cos \varphi} \left[\ddot{\varphi} \left(\frac{1}{3} - \frac{1}{2} \cos^2 \varphi \right) + \frac{1}{4} \dot{\varphi}^2 \sin 2\varphi \right]$$

$$H'_c = -mL (\cos \varphi \ddot{\varphi} - \sin \varphi \dot{\varphi}^2),$$

in funzione della coordinata libera e delle sue derivate rispetto al tempo. Per esprimerle in funzione della sola coordinata libera, dobbiamo eliminare $\ddot{\varphi}$ e $\dot{\varphi}^2$ dall'(10.1)

A tale scopo, osserviamo che il modello è una macchina semplice con vincoli fissi, bilateri, non dissipativi e non eccitazione conservativa. Quindi, si conserva l'energia meccanica, e cioè

$$(10.2) \quad E_{t=0} = K + V = \frac{1}{2} mL^2 \dot{\varphi}^2 \left(\frac{1}{3} + 3 \cos^2 \varphi \right) + mgL \cos \varphi + \frac{C}{2} L^2 \sin^2 \varphi$$

$$\text{da cui} \quad E_{t=0} = CL^2/2$$

Allora, dalle (10.2) ricaviamo $\dot{\varphi}^2$

$$(11.1) \quad \dot{\varphi}^2 = \frac{\frac{CL^2}{2} (1 - \sin^2 \varphi) - \frac{mgL}{2} \cos \varphi}{ML^2 \left(\frac{1}{3} + 3 \cos^2 \varphi \right)} = \frac{\cos \varphi (CL \cos \varphi - mg)}{mL \left(\frac{1}{3} + 3 \cos^2 \varphi \right)} = f(\varphi)$$

Poi, dall'eq. di Lagrange (8.1) possiamo ricavare $\ddot{\varphi}$

$$(11.2) \quad \ddot{\varphi} = \frac{3 \frac{mL^2}{2} \sin 2\varphi \dot{\varphi}^2 + \frac{mgL}{2} \sin \varphi - \frac{CL^2}{2} \sin 2\varphi}{ML^2 \left(\frac{1}{3} + 3 \cos^2 \varphi \right)}$$

e sostituendo la (11.2) nella (11.1) otteniamo

$$(11.3) \quad \ddot{\varphi} = g(\varphi)$$

Infine, sostituendo la (11.1) e la (11.3) nella (10.1) si ottiene la risposta alla domanda 6).