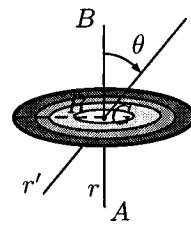


# Compito di Meccanica Razionale (9 CFU)

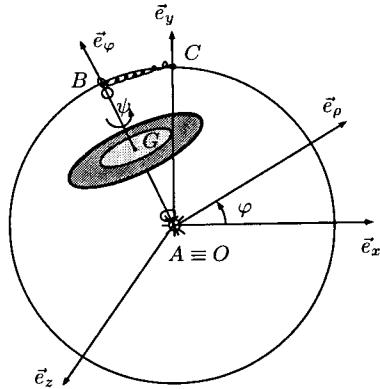
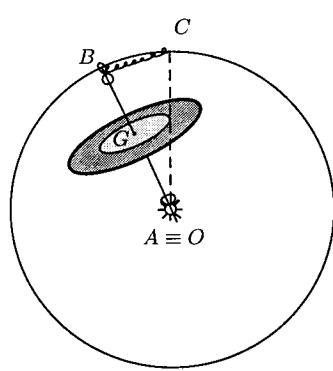
Trieste, 23 gennaio 2017. (G. Tondo)

Si consideri il corpo rigido della figura, costituito da un disco *non* omogeneo di massa  $m$ , raggio  $R$ , densità superficiale  $\sigma$  dipendente dalla sola coordinata radiale  $\rho$  dei punti del disco:  $\sigma(\rho) = a\rho$ ,  $a > 0$ . Sul disco è saldato un asse  $r$  ortogonale, di massa *trascurabile*, passante per il centro  $G$  e di estremi  $A, B$ , con  $\overline{AG} = \overline{BG} = d$ .

- 1) Si calcoli il momento d'inerzia del rigido rispetto ad un asse  $r'$  passante per  $G$  e inclinato di un angolo  $\theta$  rispetto all'asse  $r$ .



Il rigido suddetto è vincolato, come in figura, con l'asse  $r$  passante per una cerniera sferica *bucata* fissata al punto  $O$  e con un anellino scorrevole su una guida circolare fissa di centro  $O$  e raggio  $AB$ , anellino saldato in  $B$  ad una cerniera sferica. Sul rigido agisce il peso proprio, la forza di richiamo di una molla lineare, di costante elastica  $c$ , fissata nei punti  $B$  e  $C$ , la forza di richiamo di una molla angolare, di costante elastica  $b$ , fissata nel punto  $A$ .



## STATICÀ

Detto  $\varphi$  l'angolo tra il versore  $\vec{e}_y$  e l'asse  $r$  e  $\psi$  l'angolo di rotazione del disco, misurato a partire dalla posizione in cui la molla angolare è a riposo, determinare, in funzione del parametro  $\lambda = \frac{mg}{4cd}$ :

- 2) le configurazioni di equilibrio del modello  $\vec{q}_e = (\varphi_e, \psi_e)$  e la loro stabilità;
- 3) le reazioni vincolari esterne sull'asse  $r$  in  $A$  e in  $B$ , all'equilibrio.

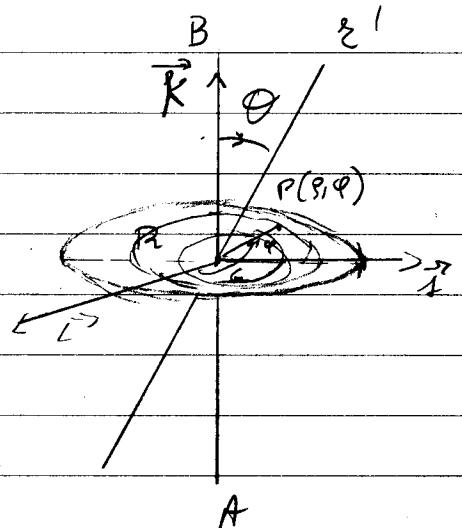
## DINAMICA

- 4) Scrivere le equazioni differenziali pure di moto;
- 5) linearizzare le equazioni di moto intorno alle configurazioni di equilibrio;
- 6) calcolare la reazione vincolare esterna sui punti  $A$  e  $B$ , durante il moto.

Tema del 23/01/2018

1) Utilizziamo la formula

$$I_{z'} = \text{vers}(r') \cdot I_G (\text{vers}(r')) \quad r \in \mathbb{R}^3$$



Calcoliamo la matrice di  $I_G$ , rispetto alle basi  $B_3(\vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$  con

$\vec{j} \in \text{piano}(r, z')$  e  $\vec{k} \parallel z$ . Quindi

$$I_G^{B_3} = \begin{bmatrix} A & & \\ & A & \\ & & C \end{bmatrix}, \quad \text{dove} \quad C = 2A$$

$$\text{vers}(r) = \sin \theta \vec{j} + \cos \theta \vec{k}$$

Dunque

$$I_{z'} = [0, \sin \theta, \cos \theta] \begin{bmatrix} A & & \\ & A & \\ & & C \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ \sin \theta \\ \cos \theta \end{bmatrix} = [0, \sin \theta, \cos \theta] \begin{bmatrix} 0 \\ A \sin \theta \\ C \cos \theta \end{bmatrix} =$$

$$= A \sin^2 \theta + C \cos^2 \theta = A (\sin^2 \theta + 2 \cos^2 \theta) = A (1 + \cos^2 \theta)$$

Calecolo di C

$$C = \int_R \alpha(p)(x_p^2 + y_p^2) dR = \iint_0^{2\pi} \alpha p \rho^2 \rho d\rho d\varphi = \alpha \int_0^{2\pi} d\varphi \int_0^R \rho^4 d\rho = 2\pi \alpha \frac{R^5}{5}$$

$$m = \int_R \alpha(p) dR = \iint_0^{2\pi} \alpha p \rho d\rho d\varphi = \alpha \int_0^{2\pi} d\varphi \int_0^R \rho^2 d\rho = 2\pi \alpha \frac{R^3}{3} \Rightarrow \boxed{\alpha = \frac{3m}{2\pi R^3}}$$

Quindi,  $C = \frac{3}{5} m R^2$ ,  $A = \frac{3}{10} m R^2$ ,  $I_{z'} = \frac{3}{10} m R^2 (1 + \cos^2 \theta)$

## Cinemotica

Il rigido  $R$  ha 2 g.l., come si può dedurre dal metodo dei congelamenti meccanici. Infatti, l'asse  $AB$ , fino in  $O$  può ruotare nel piano ( $\vec{e}_x, \vec{e}_y$ ) intorno all'asse  $\vec{e}_z$ . Congelando tale rotazione, rimane libera la rotazione del disco intorno al suo asse. Congelando anche questa, il rigido è congelato. Si può arrivare alle stesse conclusioni con il metodo del bilancio. Il rigido ha un punto fisso,  $A$ , quindi 3 g.l... Il vincolo di appoggio di  $B$  sul piano ( $\vec{e}_x, \vec{e}_y$ ) è un vincolo semplice. Quindi

$$l = g - n = 3 - 1 = 2. \text{ Coord. libere} = \{(q, +)\}$$

Consideriamo le seguenti basi:

$$\begin{cases} 0 \leq \varphi \leq 2\pi \\ 0 \leq \psi \leq 2\pi \end{cases}$$

$B_f = (\vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z)$  : base "fissa"

$B_i = (\vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z)$  : base "intermedia",  $\vec{\omega}^{(tr)} = \dot{\varphi} \vec{e}_z$

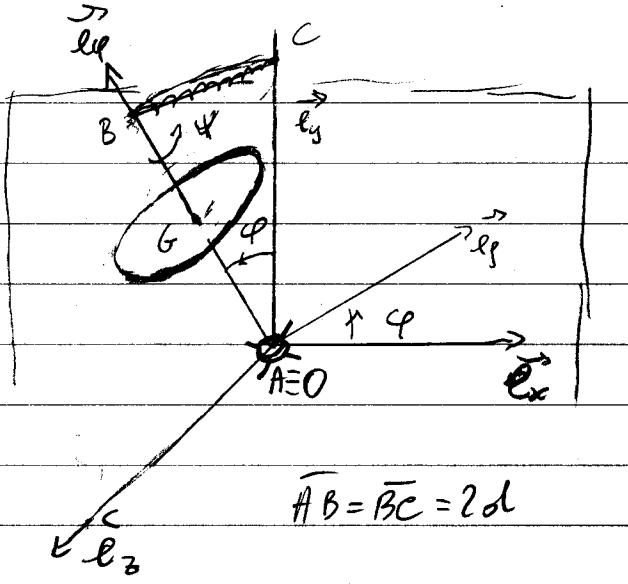
$B_s = (\vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$  : base "rotabile" a  $R$ ,  $\vec{\omega}^{(re)} = \dot{\psi} \vec{e}_y$

$$\vec{e}_p = \cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y$$

$$\vec{e}_q = -\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y$$

$$\vec{e}_z = \vec{e}_z$$

$$\vec{e}_p = \vec{\omega}^{(tr)} \times \vec{e}_p = \dot{\varphi} \vec{e}_z \times \vec{e}_p = \dot{\varphi} \vec{e}_q, \quad \vec{e}_q = \vec{\omega}^{(re)} \times \vec{e}_q = \dot{\psi} \vec{e}_z \times \vec{e}_q = -\dot{\varphi} \vec{e}_p$$



$$\begin{cases} \vec{e}_x = \cos \varphi \vec{e}_p - \sin \varphi \vec{e}_q \\ \vec{e}_y = \sin \varphi \vec{e}_p + \cos \varphi \vec{e}_q \\ \vec{e}_z = \vec{e}_z \end{cases}$$

$$\begin{cases} \vec{e}_x = \cos \varphi \vec{e}_p - \sin \varphi \vec{e}_q \\ \vec{e}_y = \sin \varphi \vec{e}_p + \cos \varphi \vec{e}_q \\ \vec{e}_z = \vec{e}_z \end{cases}$$

$$\vec{e}_x = \vec{e}_x$$

$$\vec{e}_y = \vec{e}_y$$

$$\vec{e}_z = \vec{e}_z$$

$$B-O = 2d \vec{e}_\theta = 2d(-\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y)$$

$$G-O = d \vec{e}_\theta = d(-\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y)$$

$$B-C = (B-O) + (O-C) = 2d \vec{e}_\theta - 2d \vec{e}_y = 2d(\vec{e}_\theta - \vec{e}_y)$$

$$= 2d(-\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y - \vec{e}_y) = 2d[-\sin \varphi \vec{e}_x + (1-\cos \varphi) \vec{e}_y]$$

$$\vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{e}_\theta + \dot{\varphi} \vec{e}_\theta = \dot{\varphi} \vec{e}_\theta + \dot{\varphi} (-\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y)$$

### Statica

2) La sollecitazione, dovuta al peso proprio e alle molla, è conservativa. Quindi, ammette energia potenziale

$$V(\varphi, t) = -m\vec{g} \cdot (G-O) + \frac{1}{2}c \overline{BC}^2 + \frac{1}{2}b\dot{\varphi}^2$$

$$\overline{BC}^2 = (B-O) \cdot (B-C) = 4d^2 (\vec{e}_\theta - \vec{e}_y) \cdot (\vec{e}_\theta - \vec{e}_y) = 4d^2 (2 - 2\vec{e}_\theta \cdot \vec{e}_y) = 8d^2 (1 - \cos \varphi)$$

Dunque,

$$V = mg \vec{e}_y \cdot d \vec{e}_\theta + \frac{1}{2}c8d^2(1-\cos \varphi) + \frac{1}{2}b\dot{\varphi}^2$$

Trascurando il termine costante, si trova

$$V(\varphi, t) = mgd \cos \varphi - 4cd^2 \cos \varphi + \frac{1}{2}b\dot{\varphi}^2 = d(mg - 4cd \cos \varphi + \frac{1}{2}b\dot{\varphi}^2)$$

Cerchiamo i punti stazionari della funzione  $V$ .

$$\frac{\partial V}{\partial \varphi} = -d(mg - 4ed) \sin \varphi = -Q_\varphi$$

$$\frac{\partial V}{\partial \varphi} = b \varphi = -Q_\varphi$$

Dunque, i punti stazionari ( $\Leftrightarrow$  equilibri del modello) sono le soluzioni del sistema

$$\begin{cases} (mg - 4ed) \sin \varphi = 0 \\ b \varphi = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \sin \varphi = 0 \\ \varphi = 0 \end{cases} \text{ vel } \begin{cases} mg = 4ed \\ \varphi = 0 \end{cases}$$

cioè

$$\vec{q}_e^{(1)} = (0, 0)$$

$$\vec{q}_e^{(2)} = (\bar{u}, 0)$$

$$\vec{q}_e^{(3)} = (\varphi_e, 0) \quad \forall \varphi_e \in [0, 2\pi] \quad \text{se } \lambda = \frac{mg}{4ed} = 2$$

Stabilità

$$\frac{\partial^2 V}{\partial \varphi^2} = -d(mg - 4ed) \cos \varphi, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \varphi \partial \varphi} = 0, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \varphi^2} = b$$

$$\mathcal{H} = \begin{bmatrix} -4ed^2(\lambda-1) \cos \varphi & 0 \\ 0 & b \end{bmatrix} \quad \mathcal{H}_{11} = 4ed^2(\lambda-1) \cos \varphi \quad \det \mathcal{H} = b \cdot \mathcal{H}_{11}$$

$$\mathcal{H}_{11}|_{\varphi_e^{(1)}} > 0 \quad \text{se } \lambda < 1 \quad \Rightarrow \quad \frac{\dot{\varphi}_e(x)}{\text{stab}} \underset{(1)}{\overset{\text{instab}}{\longrightarrow}}$$

$$\mathcal{H}_{11}|_{\varphi_e^{(2)}} > 0 \quad \text{se } \lambda > 1 \quad \Rightarrow \quad \frac{\dot{\varphi}_e(x)}{\text{stab}} \underset{(1)}{\overset{\text{instab}}{\longrightarrow}}$$

N.B. Se  $\lambda = 1$ , la stabilità di  $\vec{q}_e^{(3)}$  si può stabilire considerando i termini dello sviluppo in serie di ordine superiore al secondo.

(5)

### 3) Reazioni esterne in A e B, all'equilibrio.

Poiché i vincoli sono non dissipativi,  $\vec{F}^{(ext)} = \phi_1 \vec{e}_3 + \phi_2 \vec{e}_2, \vec{\psi} = \psi_1 \vec{e}_4 + \psi_2 \vec{e}_1$

Sappiamo che nella configurazione di equilibrio le ECS sono necessariamente soddisfatte.

Quindi, all'equilibrio

$$\begin{cases} \vec{R}^{(ext, ext)} \rightarrow \\ \vec{R} + \phi_A + \psi_B = \vec{0} \\ \vec{M}_0^{(ext, ext)} \\ \vec{M}_0 + (B-O) \times \vec{\psi}_B = \vec{0} \end{cases}$$

$$\vec{R}^{(ext, ext)} = m \vec{g} + \vec{F}_B = -mg \vec{e}_y - c(B-e) = -mg \vec{e}_y - cd(\vec{e}_y - \vec{e}_x)$$

$$\vec{M}_0^{(ext, ext)} = (B-O) \times m \vec{g} + (B-O) \times \vec{F}_B = b \psi \vec{e}_y$$

$$= d \vec{e}_y \times -mg \vec{e}_y + 2cd \vec{e}_y \times [cd(\vec{e}_y - \vec{e}_x)] - b \psi \vec{e}_y$$

$$= mg d \sin \varphi \vec{e}_z - b \psi \vec{e}_y + 4cd^2 \sin \varphi \vec{e}_z$$

$$(B-O) \times \vec{\psi}_B = 2cd \vec{e}_y \times (\psi_1 \vec{e}_4 + \psi_2 \vec{e}_1) = 2d \psi_2 \vec{e}_y \times \vec{e}_3 = 2d \psi_2 \vec{e}_p$$

Nella configurazione di eq.  $\vec{q}_e^{(1)}$ :

~~$$\vec{M}_{\vec{q}_e^{(1)}} = -mg \vec{e}_y - 2cd(\vec{e}_y - \vec{e}_x) = -mg \vec{e}_y$$~~

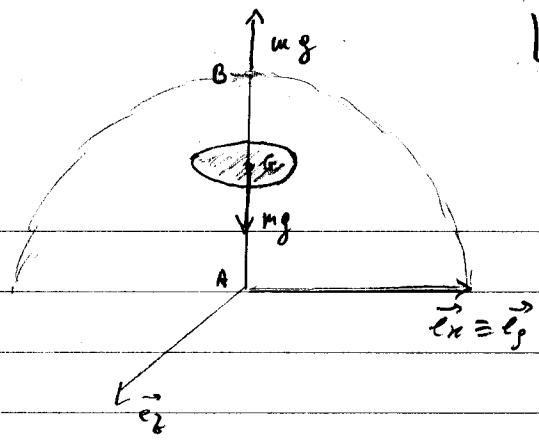
~~$$\vec{M}_{\vec{q}_e^{(1)}} = \vec{0}$$~~

~~$$(B-O) \times \vec{\psi}_B |_{\vec{q}_e^{(1)}} = 2d \psi_2 \vec{e}_x$$~~

$$\begin{cases} -mg \vec{e}_y + \phi_3 \vec{e}_x + \phi_2 \vec{e}_2 + \psi_1 \vec{e}_4 + \psi_2 \vec{e}_1 = \vec{0} & \Rightarrow \psi_2 = 0 \\ 2d \psi_2 \vec{e}_x = \vec{0} & \psi_2 = 0 \end{cases}$$

Dunque, in  $\vec{q}_e^{(1)} = (0, 0)$

$$\vec{\psi}_B = mg \vec{e}_y, \quad \vec{\phi}_A = \vec{0}$$



Analogamente, in  $\vec{q}_e^{(2)}$

$\rightarrow (\text{ext}, \text{att})$

$$\frac{1}{2} \vec{M}_{\vec{q}_e^{(2)}} = -mg \vec{e}_y - 2cd(-\vec{e}_y - \vec{e}_x) = -(mg - 4cd)\vec{e}_y.$$

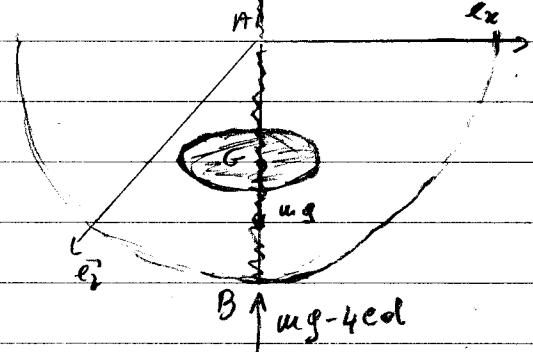
$$\vec{M}_{\vec{q}_e^{(2)}} = \vec{0}$$

$$(B-O) \times \vec{\psi}_B = -2d\psi_z \vec{e}_x$$

$$\left\{ \begin{array}{l} (mg + 4cd)\vec{e}_y - \phi_s \vec{e}_x + \phi_z \vec{e}_z - \psi_p \vec{e}_y + \psi_z \vec{e}_x = 0 \Rightarrow \phi_s = \phi_z = 0 \text{ et} \\ \psi_p = (-mg + 4cd) \\ -2d\psi_z \vec{e}_x = \vec{0} \Rightarrow \psi_z = 0 \end{array} \right.$$

Dunque, in  $\vec{q}_e^{(2)} = (\bar{u}, 0)$

$$\vec{\psi}_B = (mg - 4cd)\vec{e}_y, \quad \vec{\phi}_A = \vec{0}$$



Nella config. di eq.  $\vec{q}_e^{(3)} = (\varphi_1, 0)$ ,  $\lambda = 1$ ,

$$\left\{ \begin{array}{l} (2cd - mg) \sin \varphi \vec{e}_y + [(2cd - mg) \cos \varphi - 2cd] \vec{e}_y + \phi_s \vec{e}_x + \phi_z \vec{e}_z + \psi_p \vec{e}_y + \psi_z \vec{e}_x = \vec{0} \\ (mg - 4cd)^2 \sin \varphi \vec{e}_x + 2d\psi_z \vec{e}_y = \vec{0} \Rightarrow \psi_z = 0 \end{array} \right.$$

Dalla I EGS,

$$\vec{e}_p: \quad \phi_p = (mg - 2cd) \sin \varphi \quad \Rightarrow \quad \vec{\phi}_A \Big|_{\vec{q}_e^{(3)}} = 2cd \sin \varphi \vec{e}_y$$

$$\vec{e}_p: \quad \psi_p = (mg - 2cd) \cos \varphi + 2cd$$

$$\vec{e}_z: \quad \phi_z = 0$$

$$\vec{\psi}_0 \Big|_{\vec{q}_e^{(3)}} = 2cd(1 + \cos \varphi) \vec{e}_y$$

## Dimostrazione

### 4) Equazioni di differenziali pure di moto.

Scriviamo le eq. di Lagrange del modello. A tale scopo, calcoleremo l'energia cinetica

$$K = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot I_A(\vec{\omega}) = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{L}_A$$

Per il Teo di Huygens-Steiner:

$$\begin{aligned} I_A(\vec{\omega}) &= I_G(\vec{\omega}) + m(G-A) \times (\vec{\omega} \times (G-A)) \\ &= I_G(\vec{\omega}) + md\vec{e}_q \times [(\dot{\varphi}\vec{e}_z + \dot{\psi}\vec{e}_p) \times d\vec{e}_q] \\ &= I_G(\vec{\omega}) + md^2\dot{\varphi}\vec{e}_q \times (\vec{e}_z \times \vec{e}_p) \\ &= I_G(\vec{\omega}) + md^2\dot{\varphi}\vec{e}_z \end{aligned}$$

Quindi, poiché  $\vec{e}_z$  ed  $\vec{e}_p$  sono API(G), per non essendo rivoltati al disco,

$$\begin{aligned} \vec{L}_A &= I_A(\vec{\omega}) = I_G(\dot{\varphi}\vec{e}_z + \dot{\psi}\vec{e}_p) + md^2\dot{\varphi}\vec{e}_z \\ &= \dot{\varphi} I_G(\vec{e}_z) + \dot{\psi} I_G(\vec{e}_p) + md^2\dot{\varphi}\vec{e}_z \\ &= \dot{\varphi}(A + md^2)\vec{e}_z + C\dot{\psi}\vec{e}_p \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{\omega} \cdot \vec{L}_A &= (\dot{\varphi}\vec{e}_z + \dot{\psi}\vec{e}_p) \cdot [\dot{\varphi}(A + md^2)\vec{e}_z + C\dot{\psi}\vec{e}_p] = \\ &= (A + md^2)\dot{\varphi}^2 + C\dot{\psi}^2 \end{aligned}$$

∴ Donc,

$$K = \frac{1}{2} \left[ (A + m d^2) \dot{\varphi}^2 + e \dot{\psi}^2 \right] = \frac{1}{2} m \left[ \left( \frac{3 R^2 + d^2}{10} \right) \dot{\varphi}^2 + \frac{3 R^2}{5} \dot{\psi}^2 \right]$$

$$= \frac{1}{2} [\dot{\varphi}, \dot{\psi}] \begin{bmatrix} \frac{3 R^2 + d^2}{10} & 0 \\ 0 & \frac{3 R^2}{5} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} \\ \dot{\psi} \end{bmatrix}$$

Eq. di Lagrange

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = m \left( \frac{3 R^2 + d^2}{10} \right) \dot{\varphi}^2, \quad \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = m \left( \frac{3 R^2 + d^2}{10} \right) \ddot{\varphi}, \quad \frac{\partial K}{\partial \varphi} = 0$$

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\psi}} = m \frac{3 R^2}{5} \dot{\psi}^2, \quad \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial K}{\partial \dot{\psi}} \right) = \frac{3 m h^2}{5} \ddot{\psi}, \quad \frac{\partial K}{\partial \psi} = 0$$

$$\left\{ \begin{array}{l} m \left( \frac{3 R^2 + d^2}{10} \right) \dot{\varphi}^2 = d(mg - 4cd) \sin \varphi \\ m \frac{3 R^2}{5} \dot{\psi}^2 = -b \psi \end{array} \right.$$

$$\left. \begin{array}{l} \\ \end{array} \right.$$

13

5) Linearizzazione delle EL intorno agli equilibri.

Poiché la sollecitazione è conservativa, le EL linearizzate intorno a  $\vec{q}_e$  si riducono a

$$A(\vec{q}_e)\ddot{\vec{x}} + \mathcal{H}_r(\vec{q}_e)\vec{x} = 0 \quad \vec{x} = \frac{\vec{q} - \vec{q}_e}{\varepsilon} \quad \varepsilon \in \mathbb{R}$$

Allora,

$$m \begin{bmatrix} \frac{3}{10} R^2 + d^2 & 0 \\ 0 & \frac{3}{5} R^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 4cd^2(1-\lambda) \cos \varphi_e & 0 \\ 0 & 5 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\left. \begin{array}{l} m \left( \frac{3}{10} R^2 + d^2 \right) \ddot{x}_1 + 4cd^2(1-\lambda) \cos \varphi_e x_1 = 0 \end{array} \right\}$$

$$\left. \begin{array}{l} m \frac{3}{5} R^2 \ddot{x}_2 + b x_2 = 0 \end{array} \right\}$$

Intorno a  $\vec{q}_e^{(1)}$ :

$$\left. \begin{array}{l} m \left( \frac{3}{10} R^2 + d^2 \right) \ddot{\varphi} + 4cd^2(1-\lambda) \varphi = 0 \end{array} \right\}$$

$$\left. \begin{array}{l} m \frac{3}{5} \ddot{\varphi} + b \varphi = 0 \end{array} \right\}$$

Intorno a  $\vec{q}_e^{(2)}$

$$\left. \begin{array}{l} m \left( \frac{3}{10} R^2 + d^2 \right) \ddot{\varphi} - 4cd^2(1-\lambda) \varphi = -4cd^2(1-\lambda) \bar{u} \end{array} \right\}$$

$$\left. \begin{array}{l} m \frac{3}{5} \ddot{\varphi} + b \varphi = 0 \end{array} \right\}$$

Intorno a  $\vec{q}_e = (\varphi_e, 0)$ , ( $\lambda=1$ )

$$\begin{cases} m \left( \frac{3}{10} R^2 + d^2 \right) \ddot{x}_1 = 0 \\ m \frac{3}{5} R^2 \ddot{x}_2 + b x_2 = 0 \end{cases}$$

## 6) Reazioni vincolari esterne

Saranno le ECD

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{R}^{(ext, ext)} + \vec{\phi}_A' + \vec{\psi}_B' = m \vec{e}_G \\ \vec{M}_o^{(ext, ext)} + (B-O) \times \vec{\psi}_B' = \frac{d \vec{L}_o}{dt} \end{array} \right.$$

$$\begin{aligned} \vec{e}_G &= \frac{d^2(B-O)}{dt} = \frac{d}{dt} \left( d \vec{e}_q \right) = \frac{d}{dt} \left( -d \dot{\varphi} \vec{e}_p \right) = -d \left( \ddot{\varphi} \vec{e}_p + \dot{\varphi} \vec{\dot{e}}_p \right) \\ &= -d \left[ \ddot{\varphi} \vec{e}_p + \dot{\varphi} \left( \dot{\varphi} \vec{e}_z \times \vec{e}_p \right) \right] = -d \left( \ddot{\varphi} \vec{e}_p + \dot{\varphi}^2 \vec{e}_p \right) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \frac{d \vec{L}_o}{dt} &= \frac{d \vec{L}_o}{dt} = \frac{d}{dt} \left[ (A+m d^2) \dot{\varphi} \vec{e}_z + \ell \dot{\varphi} \vec{e}_p \right] = \\ &= (A+m d^2) \ddot{\varphi} \vec{e}_z + \ell \left( \ddot{\varphi} \vec{e}_p + \dot{\varphi} \vec{\dot{e}}_p \right) \\ &= (A+m d^2) \ddot{\varphi} \vec{e}_z + \ell \ddot{\varphi} \vec{e}_p - \ell \dot{\varphi} \dot{\varphi} \vec{e}_p \end{aligned}$$

Dalle II ECD,

$$\begin{aligned} \vec{\psi}_B' &= \frac{B-O}{(B-O)^2} \times \left( \vec{M}_o^{(ext, ext)} - \frac{d \vec{L}_o}{dt} \right) + \vec{\psi}_q' \vec{e}_p \\ &= \frac{g d}{2 \ell d^2} \vec{e}_q \times \left[ -b \dot{\varphi} \vec{e}_z + d(mg - 4cd) \sin \varphi \vec{e}_z \right] \\ &\quad - (A+m d^2) \ddot{\varphi} \vec{e}_z - \ell \ddot{\varphi} \vec{e}_p + \ell \dot{\varphi} \dot{\varphi} \vec{e}_p + \vec{\psi}_q' \vec{e}_p \\ &= \frac{1}{2d} \vec{e}_q \times \left[ e \dot{\varphi} \dot{\varphi} \vec{e}_z + \left( d(mg - 4cd) \sin \varphi - (A+m d^2) \ddot{\varphi} \right) \vec{e}_z \right] \\ &= \frac{1}{2d} \left[ -(\ell \dot{\varphi} \dot{\varphi}) \vec{e}_z + \left( d(mg - 4cd) \sin \varphi - (A+m d^2) \ddot{\varphi} \right) \vec{e}_p \right] + \vec{\psi}_q' \vec{e}_p \end{aligned}$$

Quindi,

$$\vec{\psi}_B = \psi'_q \vec{e}_q - \left( \frac{c}{2d} \dot{\varphi} \dot{\psi} \right) \vec{e}_2$$

Sostituendo nelle I ECD, si trova

$$\begin{aligned} \vec{\phi}'_x &= (mg - 2cd) \sin \varphi \vec{e}_p + [(mg - 2cd) \cos \varphi + 2cd] \vec{e}_q - \psi'_q \vec{e}_p + \frac{c}{2d} \dot{\varphi} \dot{\psi} \vec{e}_2 \\ &\quad - m d \left( \ddot{\varphi} \vec{e}_p + \dot{\varphi}^2 \vec{e}_q \right) = \\ &= ((mg - 2cd) \sin \varphi - m d \ddot{\varphi}) \vec{e}_p + [(mg - 2cd) \cos \varphi + 2cd - m d \dot{\varphi}^2 - \psi'_q] \vec{e}_q \\ &\quad + \frac{c}{2d} \dot{\varphi} \dot{\psi} \vec{e}_2, \quad \text{Dunque,} \end{aligned}$$

$$\vec{\phi}'_x = [(mg - 2cd) \sin \varphi - m d \ddot{\varphi}] \vec{e}_p + \frac{c}{2d} \dot{\varphi} \dot{\psi} \vec{e}_2,$$

e

$$\psi'_q = (mg - 2cd) \cos \varphi + 2cd - m d \dot{\varphi}^2$$

Quindi

$$\vec{\psi}'_B = [(mg - 2cd) \cos \varphi + 2cd - m d \dot{\varphi}^2] \vec{e}_q - \frac{c}{2d} \dot{\varphi} \dot{\psi} \vec{e}_2$$