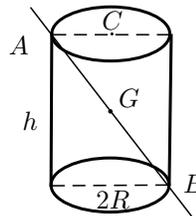


Compito di Meccanica Razionale (9 CFU)

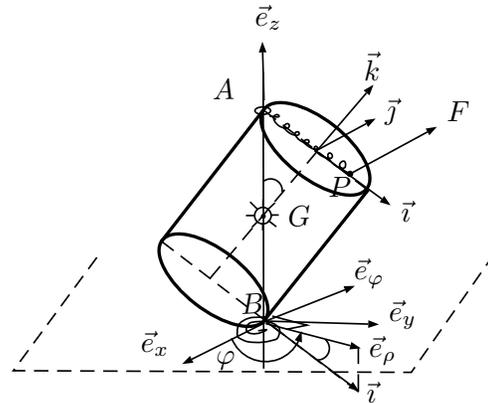
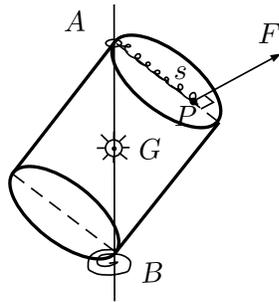
Trieste, 28 settembre 2017. (G. Tondo)

Si consideri un cilindro circolare retto, omogeneo, di massa M , raggio di base R e altezza $h = 3R$.

- 1) Si calcoli il momento d'inerzia del cilindro rispetto a una retta r passante per il baricentro G e per un punto qualsiasi, detto A , di una delle circonferenze di base.



Il cilindro suddetto è vincolato a ruotare, come in figura, attorno all'asse fisso verticale (G, \vec{e}_z) passante per A , mediante una cerniera sferica in G e un collare sottile in A . Inoltre, un punto materiale P di massa m è vincolato a scorrere senza attrito sulla base del cilindro contenente il punto C , lungo il diametro passante per A . La sollecitazione attiva sul cilindro è data: da una molla *angolare* posta in B e di costante elastica b e dal peso proprio. La sollecitazione attiva sul punto materiale P : dal peso proprio, da una forza F appartenente al piano della base del cilindro e diretta ortogonalmente al diametro passante per A e da una molla fissata nel punto A del cilindro.



STATICA

Determinare:

- 2) le configurazioni di equilibrio del modello costituito dal cilindro e dal punto materiale P ;
- 3) la sollecitazione reattiva sul cilindro in A e sul punto P , all'equilibrio.

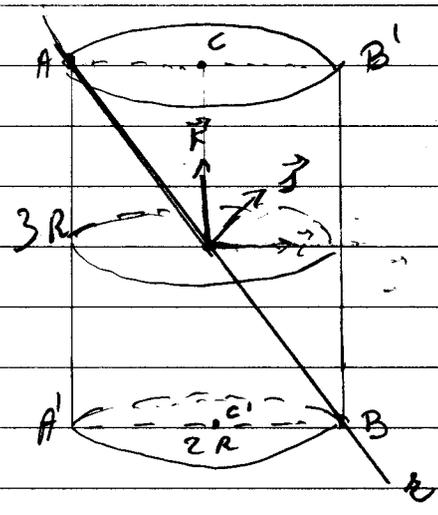
DINAMICA

- 4) Scrivere un sistema di equazioni differenziali pure di moto per il modello;
- 5) calcolare le reazioni vincolari sul cilindro in A , durante i moti;
- 6) calcolare le reazioni vincolari sul punto P , durante i moti.

Tema del 28/09/2017

1) Geometria delle masse

La retta z passante per G e per un qualsiasi punto A di una delle circonferenze di base, parallela anche per il punto B , appartenente al diametro $A'C'$ parallelo a quello per A .



Poiché $G \in z$, prendiamo una terna principale centrale $(G; \vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$ e calcoliamo la matrice d'inerzia.

$$[I_G] = \begin{bmatrix} I_{11} & & \\ & I_{22} & \\ & & I_{33} \end{bmatrix}$$

dove gli elementi:

$$I_{11} = \sigma \int_R (x_2^2 + x_3^2) dx_1 dx_2 dx_3 \equiv I_{22}$$

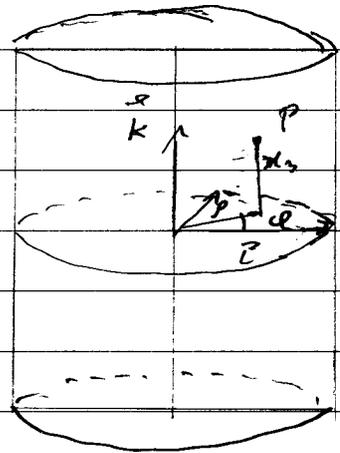
$$I_{33} = \sigma \int_R (x_1^2 + x_2^2) dx_1 dx_2 dx_3$$

sono i momenti d'inerzia del cilindro rispetto agli assi principali $(G, \vec{i}), (G, \vec{j}), (G, \vec{k})$, rispettivamente, e σ è la densità di massa, poi

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

Per il calcolo degli integrali di volume, conviene usare coordinate adatte al problema, cioè coordinate cilindriche legate alle coordinate cartesiane (x_1, x_2, x_3) della trasformazione

$$\begin{cases} x_1 = \rho \cos \varphi & 0 \leq \varphi < 2\pi \\ x_2 = \rho \sin \varphi & \rho > 0 \\ x_3 = x_3 & x_3 \in \mathbb{R} \end{cases}$$



La matrice Jacobiana è

$$[J] = \begin{bmatrix} \cos \varphi & -\rho \sin \varphi & 0 \\ \sin \varphi & \rho \cos \varphi & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \Rightarrow \det[J] = \rho$$

Quindi

$$I_4 = \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} dx_3 \int_0^{2\pi} d\varphi \int_0^R \left(\rho^2 \sin^2 \varphi + x_3^2 \right) \rho d\rho$$

$$= \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} dx_3 \int_0^{2\pi} d\varphi \left(\int_0^R \rho^3 \sin^2 \varphi d\rho + \int_0^R \rho x_3^2 d\rho \right)$$

$$= \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} dx_3 \int_0^{2\pi} \sin^2 \varphi d\varphi \int_0^R \rho^3 d\rho + \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} x_3^2 dx_3 \int_0^{2\pi} d\varphi \int_0^R \rho d\rho$$

Poiché

$$\int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} dx_3 = h$$

$$\int_0^{2\bar{u}} \sin^2 \varphi d\varphi = \frac{1}{2} \left[\varphi - \sin \varphi \cos \varphi \right]_0^{2\bar{u}} = \frac{1}{2} 2\bar{u} = \bar{u}$$

$$\int_0^R \rho^3 d\rho = \left[\frac{\rho^4}{4} \right]_0^R = \frac{R^4}{4}$$

$$\int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} x_3^2 dx_3 = \left[\frac{x_3^3}{3} \right]_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} = \frac{1}{3} \left(\frac{h^3}{8} - \left(-\frac{h^3}{8}\right) \right) = \frac{h^3}{12}$$

$$\int_0^{2\bar{u}} d\varphi = 2\bar{u}, \quad \int_0^R \rho d\rho = \left[\frac{\rho^2}{2} \right]_0^R = \frac{R^2}{2}$$

segue che

$$\begin{aligned} I_{11} &= \sigma \left(h \bar{u} \frac{R^4}{4} + \frac{h^3}{12} \frac{2\bar{u} R^2}{2} \right) = \frac{M}{\pi R^2 h} \left(\frac{\pi h R^4}{4} + \frac{\pi h^3 R^2}{12} \right) \\ &= M \left(\frac{R^2}{4} + \frac{h^2}{12} \right) = M \left(\frac{R^2}{4} + \frac{3}{12} R^2 \right) = M R^2 = I_{22} \end{aligned}$$

$$I_{zz} = \sigma \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} dx_3 \int_0^{2\pi} d\varphi \int_0^R \rho^2 \rho d\rho = \sigma \left(h \cdot 2\pi \frac{R^4}{4} \right) = \sigma \pi h \frac{R^4}{2} =$$

$$(4.1) \quad = \frac{M}{\pi R^2 h} \frac{\pi h R^4}{2} = M \frac{R^2}{2} \quad (\text{indipendente da } h)$$

Di conseguenza,

$$(4.2) \quad [I_G] = M \begin{bmatrix} R^2 & & \\ & R^2 & \\ & & \frac{R^2}{2} \end{bmatrix},$$

$$(4.3) \quad \text{vers}(A-G) = \frac{A \cdot G}{|A \cdot G|} = \frac{(-R\vec{i} + \frac{3}{2}R\vec{k}) \cdot 2}{\sqrt{13}R} = \frac{1}{\sqrt{13}} (-2\vec{i} + 3\vec{k})$$

Quindi, il momento d'inerzia I_z è poi a

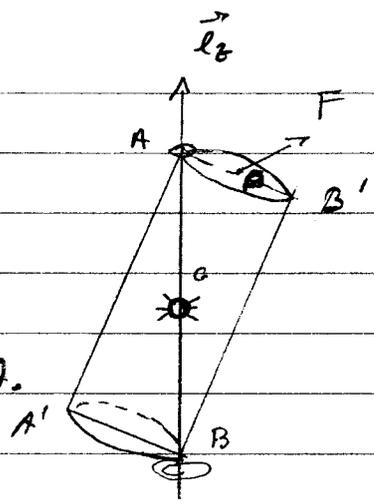
$$(4.4) \quad I_z = \text{vers}(A-G) \cdot I_G (\text{vers}(A-G)) =$$

$$= \frac{1}{\sqrt{13}} [-2, 0, 3] MR^2 \begin{bmatrix} 1 & & \\ & 1 & \\ & & \frac{1}{2} \end{bmatrix} \frac{1}{\sqrt{13}} \begin{bmatrix} -2 \\ 0 \\ 3 \end{bmatrix}$$

$$= \frac{MR^2}{13} [-2, 0, 3] \begin{bmatrix} -2 \\ 0 \\ \frac{3}{2} \end{bmatrix} = \frac{MR^2}{13} \left(4 + \frac{9}{2} \right) = \frac{17 MR^2}{26}$$

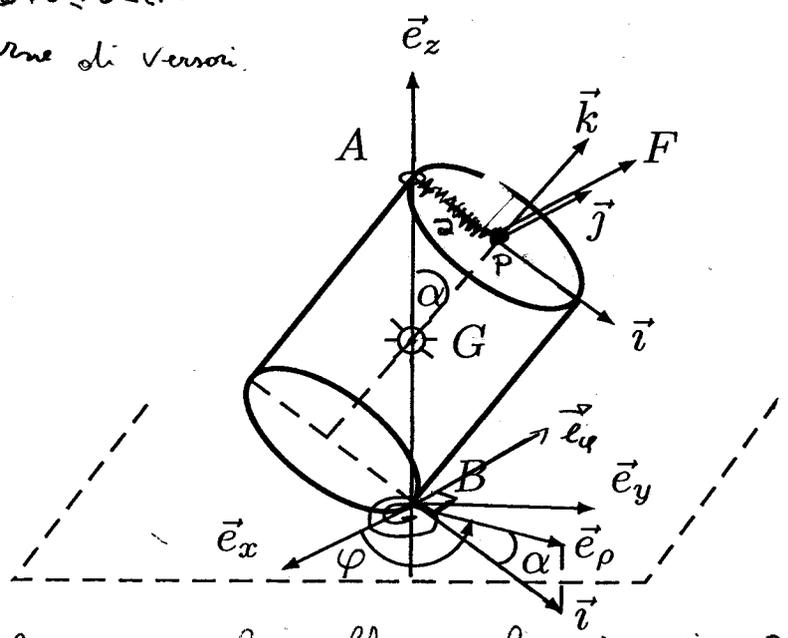
Cinematica

Il cilindro è vincolato ad avere 2 punti fissi (e quindi un asse): il baricentro G e un punto della circonferenza di base, che chiamiamo A. Naturalmente, l'asse per A e G, passa per il punto della circonferenza della base opposta ad A, punto che sta sul diametro parallelo ad AC.



Dunque, il cilindro ha 1 g.l. e come coordinate libere prendiamo l'angolo di rotazione φ misurato tra 2 piani, uno fisso e uno solidale al cilindro, che finiremo qui sotto. Il punto P ha un'altro grado di libertà: $0 \leq s \leq R$ è la seconda coordinata libera. Consideriamo le seguenti terne di vettori.

- $(\vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z)$: terne "fissa"
- $(\vec{e}_\rho, \vec{e}_\varphi, \vec{e}_z)$: terne "intermedie"
- $(\vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$: terne "solidale"



Il vettore \vec{e}_z è preso parallelo a un asse verticale ed \vec{e}_x in modo che per $\varphi=0$ la molle angolare sia a riposo; \vec{k} è parallelo all'asse di simmetria del cilindro, \vec{i} è parallelo al diametro AC e $\vec{j} = \vec{k} \times \vec{i}$; \vec{e}_ρ è scelto parallelo all'intersezione del piano (verticale) passante per gli assi $(B; \vec{e}_z)$, $(B; \vec{i})$ è il piano orizzontale per B. L'angolo di rotazione φ sarà quello compreso tra l'asse fisso $(B; \vec{e}_x)$ e l'asse solidale $(B; \vec{e}_\rho)$ ed $\vec{e}_\varphi = \vec{e}_z \times \vec{e}_\rho$.

ricaviamo le leggi di trasformazione tra le
modeste come e la loro inverse.

$$(6.1) \begin{aligned} \vec{l}_y &= \cos \varphi \vec{l}_x + \sin \varphi \vec{l}_y \\ \vec{l}_x &= -\sin \varphi \vec{l}_x + \cos \varphi \vec{l}_y \\ \vec{l}_z &= \vec{l}_z \end{aligned} \qquad \begin{aligned} \vec{l}_x &= \cos \varphi \vec{l}_y - \sin \varphi \vec{l}_x \\ \vec{l}_y &= \sin \varphi \vec{l}_x + \cos \varphi \vec{l}_y \\ \vec{l}_z &= \vec{l}_z \end{aligned}$$

$$(6.2) \begin{aligned} \vec{l} &= \cos d \vec{l}_y - \sin d \vec{l}_z = \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{l}_y - \frac{2}{\sqrt{13}} \vec{l}_z \\ \vec{j} &= \vec{k} \times \vec{l} = (\cos d \vec{l}_z + \sin d \vec{l}_y) \times (\cos d \vec{l}_y - \sin d \vec{l}_z) = (\cos^2 d + \sin^2 d) \vec{l}_z \times \vec{l}_y = \vec{l}_x \\ \vec{k} &= \cos d \vec{l}_z + \sin d \vec{l}_y = \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{l}_z + \frac{2}{\sqrt{13}} \vec{l}_y \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{l}_y &= \cos d \vec{l} + \sin d \vec{k} = \frac{1}{\sqrt{13}} (3\vec{l} + 2\vec{k}) ; \sin d = \frac{AC}{AG} = \frac{2R}{\sqrt{13}R} = \frac{2}{\sqrt{13}} \\ \vec{l}_x &= \vec{j} \\ \vec{l}_z &= -\sin d \vec{l} + \cos d \vec{k} = \frac{1}{\sqrt{13}} (-2\vec{l} + 3\vec{k}) ; \cos d = \frac{GC}{AG} = \frac{3R}{2\sqrt{13}R} = \frac{3}{\sqrt{13}} \end{aligned}$$

Componendo le (6.1) con le (6.2) si trova

$$(6.3) \vec{l} = \cos d (\cos \varphi \vec{l}_x + \sin \varphi \vec{l}_y) - \sin d \vec{l}_z = \frac{3 \cos \varphi}{\sqrt{13}} \vec{l}_x + \frac{3 \sin \varphi}{\sqrt{13}} \vec{l}_y - \frac{2}{\sqrt{13}} \vec{l}_z$$

$$\vec{j} = -\sin \varphi \vec{l}_x + \cos \varphi \vec{l}_y$$

$$\vec{k} = \sin d (\cos \varphi \vec{l}_x + \sin \varphi \vec{l}_y) + \cos d \vec{l}_z = \frac{2 \cos \varphi}{\sqrt{13}} \vec{l}_x + \frac{2 \sin \varphi}{\sqrt{13}} \vec{l}_y + \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{l}_z$$

e la sua inversa

$$(6.4) \vec{l}_x = \frac{3}{\sqrt{13}} \cos \varphi \vec{l} - \sin \varphi \vec{j} + \frac{2}{\sqrt{13}} \cos \varphi \vec{k}$$

$$\vec{l}_y = \frac{3}{\sqrt{13}} \sin \varphi \vec{l} + \cos \varphi \vec{j} + \frac{2}{\sqrt{13}} \sin \varphi \vec{k}$$

$$\vec{l}_z = -\frac{2}{\sqrt{13}} \vec{l} + \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{k}$$

$$\vec{x}_P = P - B = (P - A) + (A - B) = \frac{1}{2} \vec{l} + \sqrt{13} \vec{k} \vec{l}_z$$

Statica

I vincoli sono olonomi, non dissipativi, bilateri e fissi. Scriviamo le equazioni per gli equilibria

$$(7.1) \quad Q_\varphi^{(ex)} = 0, \quad Q_s^{(ex)} = 0$$

A tale scopo, calcoliamo l'energia potenziale delle rotelle citonane attive

$$V(\varphi, s) = \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c s^2 - M \vec{g} \cdot \vec{x}_C - m \vec{g} \cdot \vec{x}_P$$

$$\vec{x}_C = C - B = \frac{\sqrt{3} R}{2} \vec{e}_z$$

$$\vec{x}_P = P - B = (P - A) + (A - B) = s \vec{e}_z + \sqrt{3} R \vec{e}_z \Rightarrow \frac{\partial \vec{x}_P}{\partial \varphi} = \vec{e}_z \stackrel{(2)}{\Rightarrow} \frac{3}{\sqrt{3}} \frac{\partial \vec{e}_z}{\partial \varphi}$$

Quindi

$$\frac{\partial \vec{x}_P}{\partial s} = \vec{e}_z$$

$$V(\varphi, s) = \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c s^2 + M g \vec{e}_z \cdot \frac{\sqrt{3} R \vec{e}_z}{2} + m g \vec{e}_z \cdot (s \vec{e}_z + \sqrt{3} R \vec{e}_z)$$

$$= \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c s^2 + \cancel{M g \frac{\sqrt{3} R}{2}} + m g s \vec{e}_z \cdot \vec{e}_z + \cancel{m g \sqrt{3} R}$$

a meno di termini costanti

$$= \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c s^2 - m g s \frac{2}{\sqrt{3}}$$

Allora,

$$Q_\varphi^{(ex)} = -b \varphi$$

$$Q_s^{(ex)} = -c s + m g \frac{2}{\sqrt{3}}$$

Ora, calcoliamo le componenti lagrangiane del carico follower agente su P:

$$Q_{\varphi} = \overset{(car)}{\vec{F}_p} \cdot \frac{\partial \vec{x}_p}{\partial \varphi} = F \vec{j} \cdot \frac{3}{\sqrt{13}} \frac{\partial \vec{e}_\varphi}{\partial \varphi} = F \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{j} \cdot \vec{e}_\varphi = \frac{3}{\sqrt{13}} F \sin$$

$$Q_s = \overset{(poll)}{\vec{F}_p} \cdot \frac{\partial \vec{x}_p}{\partial s} = F \vec{j} \cdot \vec{i} = 0 \quad \Rightarrow \quad \frac{\partial Q_p}{\partial s} = \frac{3}{\sqrt{13}} F \neq \frac{\partial Q_s}{\partial \varphi} = 0$$

Dunque,

$$Q_\varphi = -b\varphi + \frac{3}{\sqrt{13}} F s$$

$$Q_s = -c s + m g \frac{2}{\sqrt{13}}$$

Le eq. pure di equilibrio sono:

$$\begin{cases} -b\varphi + \frac{3}{\sqrt{13}} F s = 0 \\ -c s + m g \frac{2}{\sqrt{13}} = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \varphi_e = \frac{3}{\sqrt{13}} \frac{F}{b} s_e = \frac{3}{\sqrt{13}} \frac{F}{b} \frac{m g \frac{2}{\sqrt{13}}}{c} = \frac{6 F m g}{13 b c} \\ s_e = \frac{m g \frac{2}{\sqrt{13}}}{c} \end{cases}$$

Quindi, il modello ammette la sola configurazione di equilibrio

$$\vec{q}_e = \left(\frac{6}{13} \frac{F m g}{b c}, \frac{m g \frac{2}{\sqrt{13}}}{c} \right) = (\varphi_e, s_e)$$

3) Reazioni vincolari all'equilibrio in A e in P.

Il collare rottile in A esercita una reazione nel cilindro, posta nel piano orizzontale;

$$(8.2) \quad \vec{\Psi}_A = \psi_p \vec{e}_p + \psi_q \vec{e}_q,$$

mentre il vincolo in P una reazione $\vec{\Phi}_P$ posta nel piano ortogonale a \vec{c} :

$$(8.3) \quad \vec{\Phi}_P = \phi_s \vec{j} + \phi_k \vec{k}$$

Quindi, dobbiamo trovare 4 incognite ($\psi_p, \psi_q, \phi_s, \phi_k$).
A tale scopo, scriviamo le ECS su tutto il modello:

$$(8.4) \quad \vec{R}^{(ext, ext)} + \vec{R}^{(ext, reatt)} = \vec{0} \Leftrightarrow \vec{R}^{(ext, ext)} + \vec{\Psi}_A + \vec{\Phi}_P = \vec{0}$$

$$(8.5) \quad \vec{M}_G^{(ext, ext)} + \vec{M}_G^{(ext, reatt)} = \vec{0} \quad \vec{M}_G^{(ext, ext)} + (A-G) \times \vec{\Psi}_A = \vec{0}$$

Dalla (8.5), ricaviamo immediatamente la $\vec{\Psi}_A$

$$\vec{\Psi}_A \times (A-G) = \vec{M}_G^{(ext, ext)} \Leftrightarrow \vec{\Psi}_A = \frac{(A-G) \times \vec{M}_G^{(ext, ext)}}{|A-G|^2} + \lambda \frac{(A-G)}{|A-G|} \quad \uparrow_{(8.2)}$$

$$\begin{aligned} \vec{M}_G^{(ext, ext)} &= -b\varphi \vec{e}_z + (P-G) \times (m\vec{g} + F\vec{j}) = -b\varphi \vec{e}_z + \left(2\vec{c} + \frac{\sqrt{13}R\vec{e}_z}{2}\right) \times (-mg\vec{e}_z + F\vec{j}) \\ &= -b\varphi \vec{e}_z + 2(-mg\vec{i} \times \vec{e}_z + F\vec{i} \times \vec{j}) + \frac{\sqrt{13}}{2} FR \vec{e}_z \times \vec{j} \\ &= -b\varphi \vec{e}_z - mg \cdot 2 \left(-\frac{3}{\sqrt{13}} \vec{e}_q\right) + F_2 \vec{k} + \frac{\sqrt{13}}{2} FR \vec{e}_s \end{aligned}$$

→ (ex, ez)

$$\begin{aligned}
 M_G &= -b\varphi \vec{e}_z + \frac{3}{\sqrt{13}} mgs \vec{e}_y + F_2 \left(\frac{2}{\sqrt{13}} \vec{e}_y + \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{e}_z \right) - \frac{\sqrt{13} R F \vec{e}_y}{2} \\
 (9.1) \quad &= F \left(\frac{2}{\sqrt{13}} s - \frac{\sqrt{13}}{2} R \right) \vec{e}_y + \frac{3}{\sqrt{13}} mgs \vec{e}_y + \left(\frac{3}{\sqrt{13}} F_2 - b\varphi \right) \vec{e}_z
 \end{aligned}$$

Daunque,

$$\begin{aligned}
 (9.2) \quad \vec{\Psi}_G &= \frac{2}{\sqrt{13} R} \vec{e}_z \times M_G = \frac{2}{\sqrt{13} R} F \left(\frac{2}{\sqrt{13}} s - \frac{\sqrt{13}}{2} R \right) \vec{e}_z \times \vec{e}_y + \frac{3}{\sqrt{13}} mgs \left(\frac{2}{\sqrt{13}} \vec{e}_z \times \vec{e}_y \right) \\
 &= \frac{2}{\sqrt{13} R} F \left(\frac{2}{\sqrt{13}} s - \frac{\sqrt{13}}{2} R \right) \vec{e}_x - \frac{6}{13} \frac{mgs}{R} \vec{e}_y
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 (9.3) \quad \Psi_A|_{q_0} &= \frac{2}{\sqrt{13} R} F \left(\frac{2}{\sqrt{13}} \frac{mgs}{C} - \frac{\sqrt{13}}{2} R \right) \vec{e}_x|_{q_0} - \frac{6}{13} \frac{mgs}{R} \frac{2}{\sqrt{13}} \vec{e}_y|_{q_0} \\
 &= \frac{2}{\sqrt{13} R} F \left(\frac{4}{13} \frac{mgs}{C} - \frac{\sqrt{13}}{2} R \right) \vec{e}_x|_{q_0} - \frac{12}{13\sqrt{13}} \frac{(mgs)^2}{CR} \vec{e}_y|_{q_0} \\
 &= \left(\frac{8}{13\sqrt{13}} \frac{Fmgs}{CR} - F \right) \vec{e}_x|_{q_0} - \frac{12}{13\sqrt{13}} \frac{(mgs)^2}{CR} \vec{e}_y|_{q_0}
 \end{aligned}$$

Sostituendo la (9.3) nella (8.4) si può ricavare Ψ_G che, però, non è richiesta. Calcoliamo $\vec{\phi}_P$, scrivendo l'equazione della Statica del punto materiale.

$$(9.4) \quad \vec{R}_P + \vec{\phi}_P = \vec{0} \Leftrightarrow (m\vec{g} - c\sigma \vec{L} + F\vec{j}) + \vec{\phi}_P = \vec{0}$$

Quindi

$$(9.5) \quad \vec{\phi}_P = -m(\vec{g} - c\sigma \vec{L} - F\vec{j}) = mg \left(-\frac{2}{\sqrt{13}} \vec{L} + \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{K} \right) + c\sigma \vec{L} - F\vec{j}$$

Daunque,

$$\begin{aligned}
 (9.6) \quad \vec{\phi}_P|_{q_0} &= \frac{mg}{\sqrt{13}} \left(-\cancel{2\vec{L}}|_{q_0} + 3\vec{K}|_{q_0} \right) + \cancel{c\sigma \vec{L}}|_{q_0} - F\vec{j}|_{q_0} \\
 &= -F\vec{j}|_{q_0} + \frac{3}{\sqrt{13}} mg \vec{K}|_{q_0} = -F\vec{e}_y|_{q_0} + \frac{3}{\sqrt{13}} mg \left(\frac{2}{\sqrt{13}} \vec{e}_y|_{q_0} + \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{e}_z|_{q_0} \right)
 \end{aligned}$$

Dinamica

4) Scriviamo le equazioni di Lagrange
 A tale scopo, calcoliamo l'energia cinetica del rotolante.

$$K = K^{(ris)} + K^{(P)}$$

$$(10.1) \quad K = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \mathbb{I}_G(\vec{\omega}) = \frac{1}{2} \dot{\varphi} \vec{e}_2 \cdot \mathbb{I}_G(\dot{\varphi} \vec{e}_2) =$$

$$= \frac{1}{2} \dot{\varphi}^2 \vec{e}_2 \cdot \mathbb{I}_G(\vec{e}_2)$$

Lo scalare $\vec{e}_2 \cdot \mathbb{I}_G(\vec{e}_2)$ è il momento d'inerzia del cilindro r.s. all'asse di rotazione per G e A, quindi

$$(10.2) \quad \vec{e}_2 \cdot \mathbb{I}_G(\vec{e}_2) = \overset{(4.4)}{I_G} = \frac{17}{26} M R^2$$

Da cui

$$(10.3) \quad K = \frac{1}{2} \left(\frac{17}{26} M R^2 \right) \dot{\varphi}^2$$

$$K^{(P)} = \frac{1}{2} m |\vec{v}_P|^2$$

$$\vec{v}_P = \frac{d}{dt}(P-B) = \frac{d}{dt}((A-B) + (P-A)) = \frac{d}{dt}(P-A) = \frac{d}{dt}(\delta \vec{c}) = \dot{\delta} \vec{c} + \delta \dot{\vec{c}}$$

$$(10.4) \quad \dot{\vec{c}} = \vec{\omega} \times \vec{c} = \dot{\varphi} \vec{e}_2 \times \vec{c} = \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \sin\left(\frac{\pi}{2} + \alpha\right) = \dot{\varphi} \cos \alpha \vec{e}_\varphi = \frac{3}{\sqrt{13}} \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi$$

$$(10.5) \quad \vec{v}_P = \dot{\delta} \vec{c} + \frac{3}{\sqrt{13}} \delta \dot{\varphi} \vec{j} \Rightarrow |\vec{v}_P|^2 = \dot{\delta}^2 + \frac{9}{13} \delta^2 \dot{\varphi}^2$$

Also,

11

$$K^{(P)} = \frac{1}{2} m (\dot{s}^2 + \frac{g}{13} s^2 \dot{\varphi}^2)$$

e

$$K = \frac{1}{2} \left(\frac{17}{26} MR^2 \dot{\varphi}^2 + m \dot{s}^2 + m \frac{g}{13} s^2 \dot{\varphi}^2 \right)$$

$$= \frac{1}{2} \left[\left(\frac{17}{26} MR^2 + \frac{g}{13} m s^2 \right) \dot{\varphi}^2 + m \dot{s}^2 \right]$$

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = \left(\frac{17}{26} MR^2 + \frac{g}{13} m s^2 \right) \dot{\varphi}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = \left(\frac{17}{26} MR^2 + \frac{g}{13} m s^2 \right) \ddot{\varphi} + \frac{18}{13} m s \dot{s} \dot{\varphi}$$

$$EL_{\varphi}: \left(\frac{17}{26} MR^2 + \frac{g}{13} m s^2 \right) \ddot{\varphi} + \frac{18}{13} m s \dot{s} \dot{\varphi} = -b\varphi + \frac{3}{\sqrt{13}} F s$$

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{s}} = m \dot{s}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{s}} \right) = m \ddot{s}, \quad \frac{\partial K}{\partial s} = \frac{g}{13} m s \dot{\varphi}^2$$

$$EL_s: m \ddot{s} - \frac{g}{13} m s \dot{\varphi}^2 = -c s + \frac{2}{\sqrt{13}} m g$$

5) Reazioni vincolari in A durante il moto in funzione di φ

Scriviamo le II ECS con polo in G, in modo da eliminare il contributo di $\vec{\phi}_G'$.

$$(12.1) \quad \vec{M}_G + (A-G) \times \vec{\psi}'_A = \frac{d\vec{L}_G}{dt} ; \quad \vec{\psi}'_A = \psi'_3 \vec{e}_3 + \psi'_4 \vec{e}_4$$

cioè

$$(12.2) \quad \vec{\psi}'_A \times (A-G) = \vec{M}_G - \frac{d\vec{L}_G}{dt}$$

Da cui,

$$(12.3) \quad \vec{\psi}'_A = \frac{(A-G)}{|A-G|^2} \times \left(\vec{M}_G - \frac{d\vec{L}_G}{dt} \right) = \frac{A-G \times \vec{M}_G}{|A-G|^2} - \frac{A-G}{|A-G|^2} \times \frac{d\vec{L}_G}{dt}$$

$$\vec{L}_G = \vec{L}_G^{(ce)} + \vec{L}_G^{(punto)}$$

$$\vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{e}_2 = \frac{\dot{\varphi}}{\sqrt{13}} (-2\vec{e}_1 + 3\vec{e}_3)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\vec{L}_G^{(ce)} \right) = \frac{d\mathbb{I}_G(\vec{\omega})}{dt} = \mathbb{I}_G(\dot{\vec{\omega}}) + \vec{\omega} \times \mathbb{I}_G(\vec{\omega}), \quad \dot{\vec{\omega}} = \ddot{\varphi} \vec{e}_2$$

$$\mathbb{I}_G(\vec{e}_2) = \begin{bmatrix} \vec{e}_1 & \vec{e}_2 & \vec{e}_3 \end{bmatrix} M R^2 \begin{bmatrix} 1 & & \\ & 1 & \\ & & \frac{1}{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -\frac{2}{\sqrt{13}} \\ 0 \\ \frac{3}{\sqrt{13}} \end{bmatrix} =$$

$$= \begin{bmatrix} \vec{e}_1 & \vec{e}_2 & \vec{e}_3 \end{bmatrix} M R^2 \begin{bmatrix} -\frac{2}{\sqrt{13}} \\ 0 \\ \frac{3}{2\sqrt{13}} \end{bmatrix} = \frac{M R^2}{\sqrt{13}} \left(-2\vec{e}_1 + \frac{3}{2}\vec{e}_3 \right)$$

N.B. Il vettore $\mathbb{I}_G(\vec{e}_2)$ NON è parallelo a \vec{e}_2 , poiché (G, \vec{e}_2) NON è API(G).

Quindi,

$$(3.1) \quad \vec{I}_G(\vec{\omega}) = I_G(\dot{\varphi} \vec{e}_3) = \dot{\varphi} I_G(\vec{e}_3) = \dot{\varphi} \frac{MR^2}{\sqrt{13}} \left(-2\vec{i} + \frac{3}{2}\vec{k} \right)$$

$$(3.2) \quad \vec{I}_G(\ddot{\omega}) = I_G(\ddot{\varphi} \vec{e}_3) = \ddot{\varphi} I_G(\vec{e}_3) = \ddot{\varphi} \frac{MR^2}{\sqrt{13}} \left(-2\vec{i} + \frac{3}{2}\vec{k} \right) =$$

$$= \ddot{\varphi} \frac{MR^2}{\sqrt{13}} \left(-2 \left(\frac{3}{\sqrt{13}} \vec{e}_1 - \frac{2}{\sqrt{13}} \vec{e}_2 \right) + \frac{3}{2} \left(\frac{3}{\sqrt{13}} \vec{e}_2 + \frac{2}{\sqrt{13}} \vec{e}_1 \right) \right) =$$

$$= \ddot{\varphi} \frac{MR^2}{13} \left(-3\vec{e}_1 + \frac{17}{2}\vec{e}_2 \right)$$

$$\vec{\omega} \times \vec{I}_G(\vec{\omega}) = \frac{\dot{\varphi}}{\sqrt{13}} \left(-2\vec{i} + 3\vec{k} \right) \times \dot{\varphi} \frac{MR^2}{\sqrt{13}} \left(-2\vec{i} + \frac{3}{2}\vec{k} \right)$$

$$= \frac{MR^2}{13} \dot{\varphi}^2 \left(-3\vec{j} \right)$$

$$= -\frac{3}{13} MR^2 \dot{\varphi}^2 \vec{e}_2$$

Allora,

$$(3.4) \quad \vec{I}_G(\dot{\omega}) + \vec{\omega} \times \vec{I}_G(\vec{\omega}) = \frac{MR^2}{13} \left(-3\dot{\varphi} \vec{e}_1 - 3\dot{\varphi}^2 \vec{e}_2 + \frac{17}{2} \ddot{\varphi} \vec{e}_2 \right)$$

→ (punto)

$$\vec{L}_G = (\vec{P}-\vec{G}) \times m \vec{V}_P$$

$$\frac{d\vec{L}_G}{dt} = \left(\vec{V}_P - \vec{V}_G \right) \times m \vec{V}_P + (\vec{P}-\vec{G}) \times m \vec{a}_P$$

$$\vec{P}-\vec{G} = (\vec{P}-\vec{A}) + (\vec{A}-\vec{G}) = \underset{\perp}{\delta} \vec{e}_1 + \frac{\sqrt{13}R}{2} \vec{e}_2 = \delta \vec{e}_1 + \frac{\sqrt{13}R}{2} \left(-\frac{2}{\sqrt{13}} \vec{i} + \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{k} \right) =$$

$$= (\delta - R) \vec{i} + \frac{3}{2} R \vec{k}$$

$$\begin{aligned} \vec{\alpha}_p &= \dot{\vec{N}}_p \stackrel{(10.5)}{=} \frac{d}{dt} \left(\dot{\vec{L}} + \frac{3}{\sqrt{13}} \dot{\varphi} \vec{j} \right) = \\ (14.1) \quad &= \ddot{\vec{L}} + \dot{\vec{L}} + \frac{3}{\sqrt{13}} \left(\dot{\varphi} \vec{j} + \ddot{\varphi} \vec{j} + \dot{\varphi} \dot{\vec{j}} \right) \\ &= \ddot{\vec{L}} + \dot{\vec{L}} + \frac{3}{\sqrt{13}} \dot{\varphi} \vec{j} + \frac{3}{\sqrt{13}} (\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{j} + \frac{3}{\sqrt{13}} \dot{\varphi} \dot{\vec{j}} \end{aligned}$$

$$(14.2) \quad \dot{\vec{j}} = \vec{\omega} \times \vec{j} = \dot{\varphi} \vec{e}_2 \times \vec{j} = \dot{\varphi} \vec{e}_2 \times \vec{e}_\varphi = -\dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \stackrel{(6.2)}{=} -\dot{\varphi} \left(\frac{3}{\sqrt{13}} \vec{L} + \frac{2}{\sqrt{13}} \vec{K} \right)$$

Quindi,

$$\begin{aligned} (14.3) \quad \vec{\alpha}_p &= \ddot{\vec{L}} + \frac{3}{\sqrt{13}} (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{j} - \frac{3}{\sqrt{13}} \dot{\varphi}^2 \left(\frac{3}{\sqrt{13}} \vec{L} + \frac{2}{\sqrt{13}} \vec{K} \right) \\ &- \left(\ddot{\varphi} - \frac{9}{13} \dot{\varphi}^2 \right) \vec{L} + \frac{3}{\sqrt{13}} (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{j} - \frac{6}{13} \dot{\varphi}^2 \vec{K} \end{aligned}$$

Dunque

$$\begin{aligned} \frac{d \vec{L}_c}{dt} &= m \left((1-R) \vec{L} + \frac{3}{2} R \vec{K} \right) \times \left(\left(\ddot{\varphi} - \frac{9}{13} \dot{\varphi}^2 \right) \vec{L} + \frac{3}{\sqrt{13}} (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{j} - \frac{6}{13} \dot{\varphi}^2 \vec{K} \right) \\ &= m \left[\frac{3}{\sqrt{13}} (1-R) (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{K} + \frac{6}{13} (1-R) \dot{\varphi}^2 \vec{j} + \right. \\ &\quad \left. + \frac{3}{2} R \left(\ddot{\varphi} - \frac{9}{13} \dot{\varphi}^2 \right) \vec{j} - \frac{9}{9\sqrt{13}} R (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{L} \right] \\ &= m \left[-\frac{9}{2\sqrt{13}} R (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{L} + \left(\frac{3}{2} R \ddot{\varphi} + \frac{6}{13} \dot{\varphi}^2 - \frac{3}{2} R \dot{\varphi}^2 \right) \vec{j} + \right. \\ &\quad \left. + \frac{3}{\sqrt{13}} (1-R) (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{K} \right] \\ &= m \left[-\frac{9}{2\sqrt{13}} R (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \left(\frac{3}{\sqrt{13}} \vec{e}_\varphi - \frac{2}{\sqrt{13}} \vec{e}_2 \right) + \left(\frac{3}{2} R \ddot{\varphi} + \frac{6}{13} \dot{\varphi}^2 - \frac{3}{2} R \dot{\varphi}^2 \right) \vec{e}_\varphi + \right. \\ &\quad \left. + \frac{3}{\sqrt{13}} (1-R) (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \left(\frac{2}{\sqrt{13}} \vec{e}_\varphi + \frac{3}{\sqrt{13}} \vec{e}_2 \right) \right] \end{aligned}$$

Quindi,

$$\frac{d\vec{L}_G}{dt} = m \left[\left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3}{2} R \right) (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{e}_\gamma + \left(\frac{3}{2} R \ddot{\alpha} + \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3}{2} R \right) \dot{\varphi}^2 \right) \vec{e}_\varphi + \frac{g}{13} \gamma (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \vec{e}_z \right]$$

Allora,

$$\begin{aligned} \frac{d\vec{L}_G}{dt} = & \left[-\frac{3}{13} MR^2 \ddot{\varphi} + m \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3}{2} R \right) (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \right] \vec{e}_\gamma + \\ & + \left[-\frac{3}{13} MR^2 \dot{\varphi}^2 + m \left(\frac{3}{2} R \ddot{\alpha} + \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3}{2} R \right) \dot{\varphi}^2 \right) \right] \vec{e}_\varphi + \\ & + \frac{1}{13} \left[\frac{17}{2} MR^2 \ddot{\varphi} + m g \gamma (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \right] \vec{e}_z \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \frac{\vec{A} \cdot \vec{G}}{|\vec{A} \cdot \vec{G}|^2} \times \frac{d\vec{L}_G}{dt} = & \frac{2}{\sqrt{13} R} \left[-\frac{3}{13} MR^2 \ddot{\varphi} + m \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3}{2} R \right) (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \right] \vec{e}_z \times \vec{e}_\gamma + \\ & + \frac{2}{\sqrt{13} R} \left[-\frac{3}{13} MR^2 \dot{\varphi}^2 + m \left(\frac{3}{2} R \ddot{\alpha} + \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3}{2} R \right) \dot{\varphi}^2 \right) \right] \vec{e}_z \times \vec{e}_\varphi \end{aligned}$$

Quindi, tenendo conto della (12.3) e della (9.2), si ottiene

$$\begin{aligned} \Psi'_A = & \frac{2}{\sqrt{13} R} E \left(\frac{2}{\sqrt{13}} \gamma - \frac{\sqrt{13}}{2} R \right) \vec{e}_\varphi - \frac{6}{13} \frac{m g \gamma}{R} \vec{e}_\gamma + \\ & - \frac{2}{\sqrt{13} R} \left[-\frac{3}{13} MR^2 \ddot{\varphi} + m \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3}{2} R \right) (2\dot{\varphi} + \ddot{\varphi}) \right] \vec{e}_\varphi + \\ & + \frac{2}{\sqrt{13} R} \left[-\frac{3}{13} MR^2 \dot{\varphi}^2 + m \left(\frac{3}{2} R \ddot{\alpha} + \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3}{2} R \right) \dot{\varphi}^2 \right) \right] \vec{e}_\gamma \end{aligned}$$

Allora, la reazione dell'anello in A è

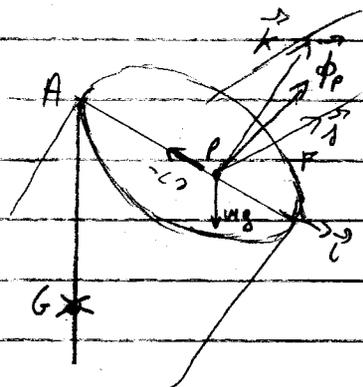
$$\vec{\Psi}'_A = \frac{2}{\sqrt{13}R} \left[-\frac{3}{\sqrt{13}} mg \vec{i} - \frac{3}{13} MR^2 \dot{\varphi}^2 + m \left(\frac{3}{2} R \ddot{\varphi} + \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3R}{2} \right) \gamma \dot{\varphi}^2 \right) \right] \vec{e}_\gamma +$$

$$+ \frac{2}{\sqrt{13}R} \left[F \left(\frac{2}{\sqrt{13}} \gamma - \frac{\sqrt{13}R}{2} \right) + \frac{3}{13} MR^2 \dot{\varphi} - m \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{3R}{2} \right) (2\dot{\varphi} + \gamma \ddot{\varphi}) \right] \vec{e}_\varphi$$

6) Per calcolare le reazioni nel punto materiale P, usiamo l'equazione della dinamica del punto

$$\vec{R}_P + \vec{\Phi}'_P = m \vec{a}_P$$

$$\vec{\Phi}'_P = -\vec{R}_P + m \vec{a}_P$$



Quindi, tenendo conto delle (9.5) e della (14.3), si trova

$$\vec{\Phi}'_P = \left(\frac{6}{13} \gamma - \frac{2}{\sqrt{13}} mg \right) \vec{c} - F \vec{j} + \frac{3}{\sqrt{13}} mg \vec{k} +$$

$$+ m \left(\ddot{\varphi} - \frac{9}{13} \gamma \dot{\varphi}^2 \right) \vec{c} + \frac{3m}{\sqrt{13}} (2\dot{\varphi} + \gamma \ddot{\varphi}) \vec{j} - \frac{6m\gamma}{13} \dot{\varphi}^2 \vec{k}$$

$$= \left[\frac{6}{13} \gamma - \frac{2}{\sqrt{13}} mg + m \left(\ddot{\varphi} - \frac{9}{13} \gamma \dot{\varphi}^2 \right) \right] \vec{c} + \left[-F + \frac{3}{\sqrt{13}} m (2\dot{\varphi} + \gamma \ddot{\varphi}) \right] \vec{j} +$$

$$+ m \left[\frac{3}{\sqrt{13}} g - \frac{6}{13} \gamma \dot{\varphi}^2 \right] \vec{k}$$