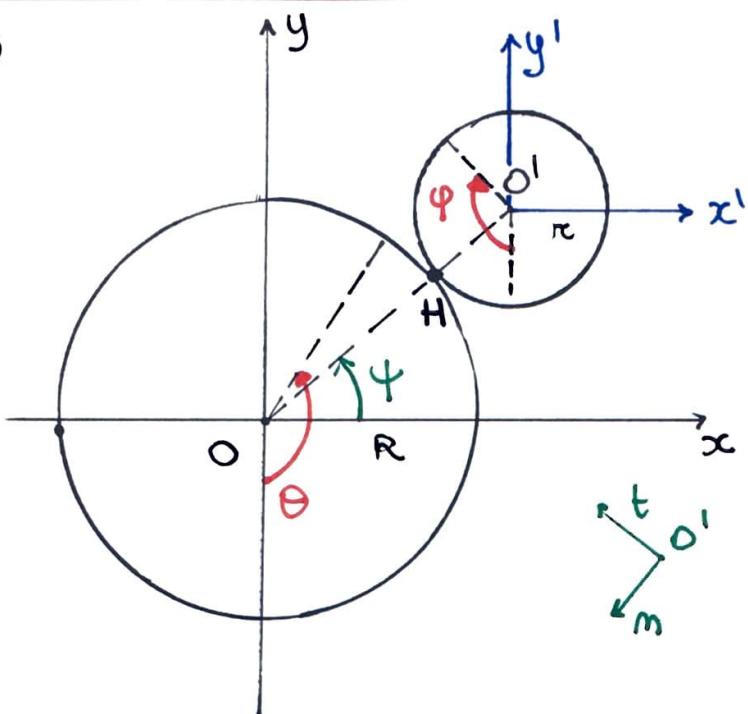


6)



$$\bar{\omega}_{D_1} = + \dot{\theta} \vec{k}$$

$$\bar{\omega}_{D_2} = - \dot{\varphi} \vec{k}$$

ψ : angolo geometrico

Ie rotolamento senza strisciamento di D_2 su D_1

$$\dot{\psi} = \frac{R\dot{\theta} - r\dot{\varphi}}{(R+r)}$$

VEDI
CINEMAT.

Sistema materiale costituito dal disco D_1 di centro O , raggio R e massa M , omogeneo, che ruota attorno ad O e dal disco D_2 omogeneo, di centro O' , raggio r e massa m , che rotola senza strisciare su D_1 .

Calcolare \vec{k}_0 e \vec{T} .

$$\vec{k}_0 = \vec{k}_0(D_1) + \vec{k}_0(D_2)$$

$$\vec{k}_0(D_1) = \frac{MR^2}{2} \dot{\theta} \vec{k}$$

$$\vec{k}_0(D_2) = \vec{k}_{O'} + m \vec{v}_{O'} \times (O - O')$$

$$= -\frac{mr^2}{2} \dot{\varphi} \vec{k} + m(R+r) \dot{\psi} \vec{t} \times (R+r) \vec{m}$$

$$= -\frac{mr^2}{2} \dot{\varphi} \vec{k} + m(R+r)^2 \left(\frac{R\dot{\theta} - r\dot{\varphi}}{(R+r)} \right) \vec{k}$$

$$\vec{T} = \vec{T}_{D_1} + \vec{T}_{D_2}$$

$$\vec{T}_{D_1} = \frac{1}{2} \frac{MR^2}{2} \dot{\theta}^2$$

$$\vec{T}_{D_2} = \frac{1}{2} m v_{O'}^2 + \vec{T}' = \frac{1}{2} m \underbrace{(R+r)^2 \dot{\psi}^2}_{(R\dot{\theta} - r\dot{\varphi})^2} + \frac{1}{2} \frac{mr^2}{2} \dot{\varphi}^2$$

LEGAME CINEMATICO

$$\dot{\varphi} = \frac{R\ddot{\theta} - r\dot{\varphi}}{(R+r)}$$

il punto O' descrive una circonferenza di raggio $(R+r)$.

Introduciamo l'angolo geometrico ψ sulla:

- $\bar{v}_{O'} = (R+r)\dot{\varphi}\bar{t}$

Ma anche vale la F.F.C.C.R., per cui presso $O', H' \in D_2$:

$$\bar{v}_{O'} = \bar{\omega}_{H'} + \bar{\omega}_{D_2} \times (O' - H')$$

Ma per il rotolamento senza strisciamento

$$\bar{\omega}_{H'} = \bar{\omega}_{H''} \quad H'' \in D_1$$

$$\bar{\omega}_{H''} = R\ddot{\theta}\bar{k}$$

$$\bar{\omega}_{D_2} \times (O' - H') = -\dot{\varphi}\bar{k} \times (-r\bar{n}) = \dot{\varphi}r(-\bar{t}) = -r\dot{\varphi}\bar{t}$$

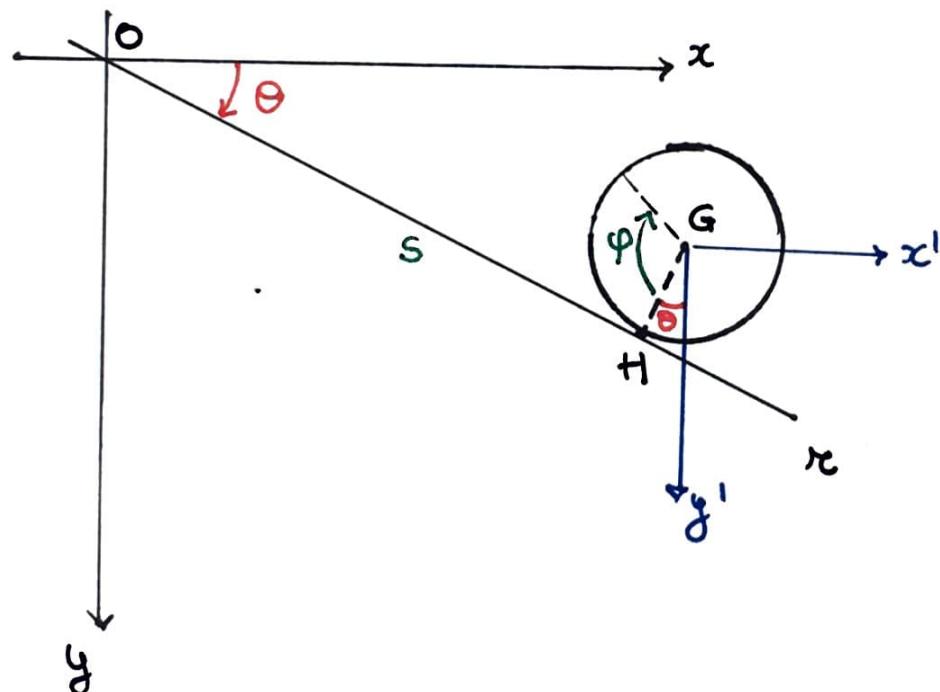
Quindi:

- $\bar{v}_{O'} = R\ddot{\theta}\bar{k} - r\dot{\varphi}\bar{t} = (R\ddot{\theta} - r\dot{\varphi})\bar{t}$

Uguagliando le 2 espressioni di $\bar{v}_{O'}$ si ha

$$(R+r)\dot{\varphi} = R\ddot{\theta} - r\dot{\varphi}$$

4) Calcolare l'energia cinetica T di un disco D , omogeneo, di massa m e raggio R , che rotola senza strisciare su una retta s mobile attorno ad un suo punto fisso O ; nel riferimento verticale Oxy .



Il disco ha 2 gradi di libertà.

$q_1 = \theta$ angolo di rotazione della retta

$q_2 = \varphi$ angolo di rotazione del disco sulla retta s .

Poiché il disco rotola senza strisciare esiste in legame
 $\dot{s} = R\dot{\varphi}$ (veloci cinematiche) $\Rightarrow q_2 = s_G$ al posto di φ .

La velocità angolare del disco è:

$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_r + \vec{\omega}_t = \dot{\varphi} \vec{e} + \dot{\theta} \vec{e} = (\dot{\theta} + \dot{\varphi}) \vec{e}$$

(al posto di $\dot{\varphi}$ si può usare $\frac{\dot{s}}{R}$)

$$T = \frac{1}{2} m v_G^2 + T' \quad \text{dove } T' = \frac{1}{2} I_{Gz} \omega^2$$

Nel riferimento di König $\vec{\omega} = \vec{\omega}_c + \vec{\omega}_\tau = (\dot{\varphi} + \dot{\Theta}) \vec{k}$

$$\begin{cases} x_G = s \cos \theta + R \sin \theta \\ y_G = s \sin \theta - R \cos \theta \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{x}_G = \dot{s} \cos \theta - s \sin \theta \dot{\theta} + R \cos \theta \dot{\Theta} \\ \dot{y}_G = \dot{s} \sin \theta + s \cos \theta \dot{\theta} + R \sin \theta \dot{\Theta} \end{cases}$$

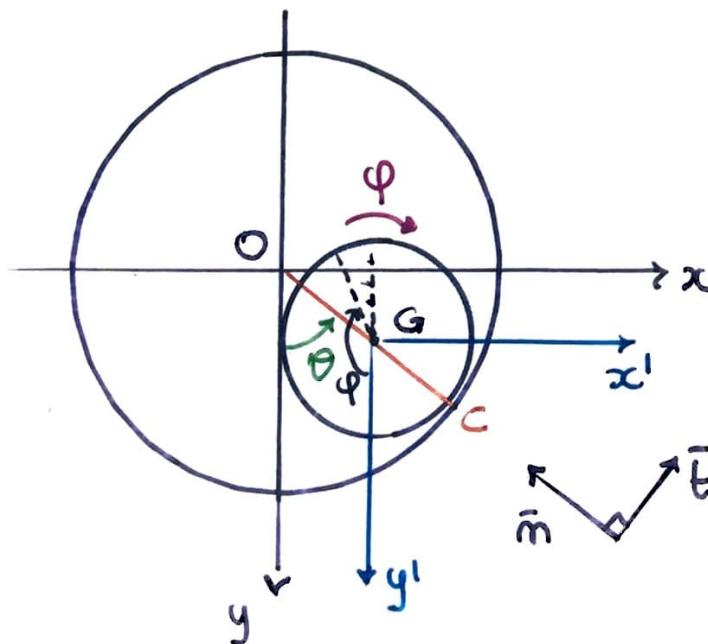
$$N_G^2 = \dot{s}^2 + s^2 \dot{\theta}^2 + R^2 \dot{\Theta}^2 + 2R \dot{s} \dot{\Theta}$$

$$T' = \frac{1}{2} \frac{mR^2}{2} (\dot{\theta} + \dot{\varphi})^2$$

poiché $\dot{s} = R \dot{\varphi}$, sostituendo: ($s = R \varphi$)

$$T' = \frac{1}{2} m R^2 \left[\frac{3}{2} \dot{\varphi}^2 + 3 \dot{\varphi} \dot{\theta} + \left(\frac{3}{2} + \varphi^2 \right) \dot{\theta}^2 \right]$$

8) Calcolare T del disco (m, r_c) che rotola senza strisciare all'interno di un profilo circolare $\Gamma(O, R)$ fisso.



1 g. di libertà:

$$q = \theta$$

N.B. $\dot{\theta}$ non è la velocità angolare del disco.

$$\bar{v}_G = (R - r_c) \dot{\theta} \bar{t}$$

$$\bar{v}_G = \cancel{\bar{v}_C} + \bar{\omega} \times (G - C)$$

$$\bar{v}_G = \omega \bar{k} \times r \bar{m} = r \omega \bar{t}$$

uguagliando le 2 espressioni $\Rightarrow \vec{\omega} = \left(\frac{R-r}{r} \right) \dot{\theta} \bar{k}$

- $T = \frac{1}{2} m v_G^2 + T' = \frac{1}{2} m (R-r)^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} \frac{m r^2}{2} \left(\frac{R-r}{r} \right)^2 \dot{\theta}^2$
 $= \frac{1}{2} \frac{3}{2} m (R-r)^2 \dot{\theta}^2$ I_{Gz}

oppure ricordando che $\bar{v}_c = \dot{\theta}$

- $T = \frac{1}{2} I_{Cz} \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{3}{2} m r^2 \left(\frac{R-r}{r} \right)^2 \dot{\theta}^2$

Se utilizzo come parametri legoamo l'angolo di rotazione propria del disco φ allora:

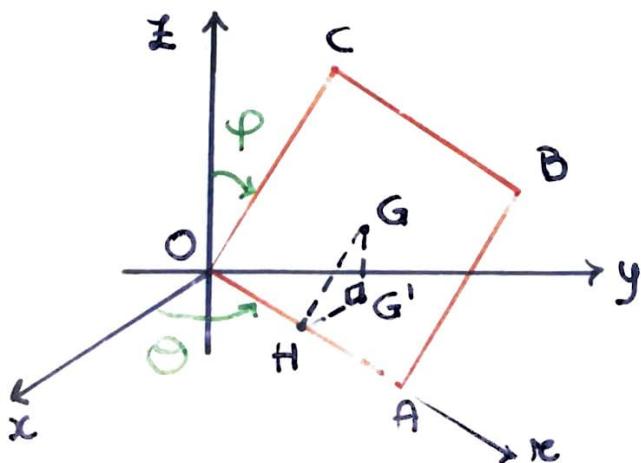
$$\vec{\omega} = \dot{\varphi} \bar{k}$$

- $T = \frac{1}{2} I_{Cz} \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{3}{2} m r^2 \dot{\varphi}^2$

$$\bar{v}_G = \bar{\omega} \times (G-C) = r \dot{\varphi} \bar{t}$$

e chiaramente $\dot{\varphi} = \frac{R-r}{r} \dot{\theta}$.

3) Calcolare T di una lamina quadrata (m, l) avente un punto fisso O ed il lato OA scorre libeza attato su Oxy .



2 g. di libertà

$$q_1 = \theta \in [0, 2\pi)$$

$$q_2 = \varphi$$

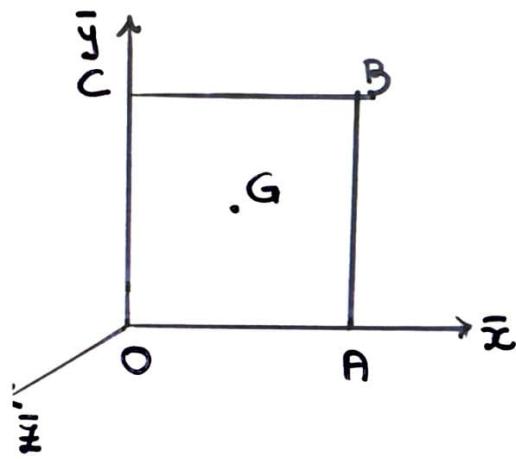
$$\vec{\omega} = \dot{\theta} \bar{k} + \dot{\varphi} \bar{r}$$

\bar{r} direzione variabile

La lamina ha un punto fisso: O

$$T = \frac{1}{2} \frac{I}{\omega_0} \bar{\omega} \cdot \bar{\omega}$$

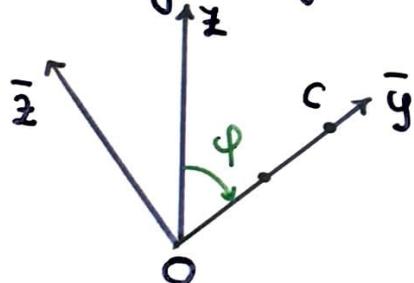
Scelto un sistema di riferimento solidale con L.



$$\frac{I}{\omega_0} = m l^2 \begin{bmatrix} \frac{1}{3} & -\frac{1}{4} & 0 \\ -\frac{1}{4} & \frac{1}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2}{3} \end{bmatrix}$$

$$O\bar{x} = O\bar{r}$$

bisogna proiettare $\vec{\omega}$ in $O\bar{x}\bar{y}\bar{z}$.



$$\vec{k} = \cos \varphi \vec{i}_2 + \sin \varphi \vec{i}_3$$

$$\boxed{\vec{\omega} = -\dot{\varphi} \vec{i}_1 + \cos \varphi \dot{\theta} \vec{i}_2 + \sin \varphi \dot{\theta} \vec{i}_3}$$

Quindi:

$$T = \frac{1}{2} m l^2 \begin{bmatrix} \frac{1}{3} & -\frac{1}{4} & 0 \\ -\frac{1}{4} & \frac{1}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2}{3} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} -\dot{\varphi} \\ \cos \varphi \dot{\theta} \\ \sin \varphi \dot{\theta} \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} -\dot{\varphi} \\ \cos \varphi \dot{\theta} \\ \sin \varphi \dot{\theta} \end{pmatrix}$$

$$= \frac{1}{2} m l^2 \left[\frac{1}{3} \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{4} \cos^2 \varphi \dot{\theta}^2 + \frac{1}{4} \dot{\varphi} \cos \varphi \dot{\theta} + \right. \\ \left. + \frac{1}{3} \cos^2 \varphi \dot{\theta}^2 + \frac{2}{3} \sin^2 \varphi \dot{\theta}^2 \right]$$

$$T = \frac{1}{2} \frac{m l^2}{3} \left[(1 + \sin^2 \varphi) \dot{\theta}^2 + \frac{3}{2} \cos \varphi \dot{\theta} \dot{\varphi} + \dot{\varphi}^2 \right]$$

allo stesso risultato si perviene utilizzando l'ang:

$$T = \frac{1}{2} m v_G^2 + T' \text{ dove } T' = \frac{1}{2} \vec{I}'_{\tilde{\omega}G} \vec{\omega} \cdot \vec{\omega}$$

con $\vec{I}'_{\tilde{\omega}G}$ matrice d'inerzia rispetto ad un ref. solidale con il baricentro principale d'inerzia.

$$\vec{I}'_{\tilde{\omega}G} = \frac{m l^2}{12} \text{ diag}(1, 1, 2)$$

($\vec{\omega}$ come prima)

ma bisogna determinare le coordinate \vec{x}_G .

$$\left\{ \begin{array}{l} x_G = \frac{l}{2} \cos\theta - \left(\frac{l}{2} \sin\varphi \right) \sin\theta \\ y_G = \frac{l}{2} \sin\theta + \left(\frac{l}{2} \sin\varphi \right) \cos\theta \\ z_G = \frac{l}{2} \cos\varphi \end{array} \right.$$

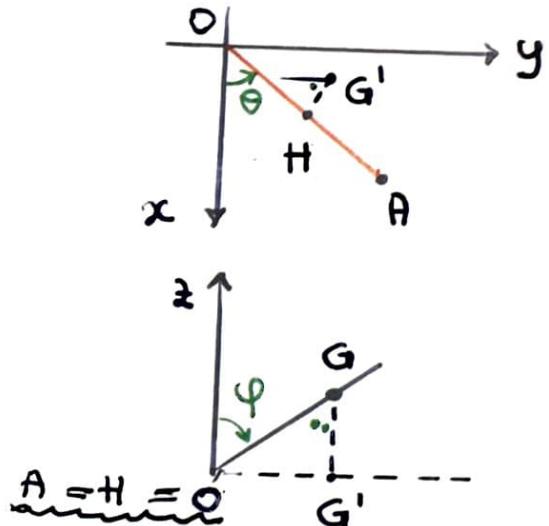
e derivarle rispetto al tempo.

N. B. :

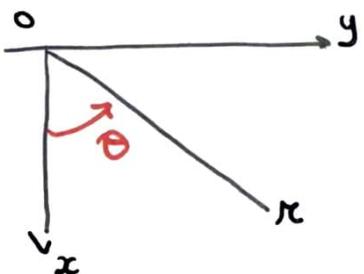
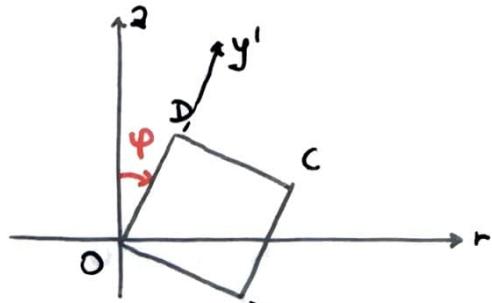
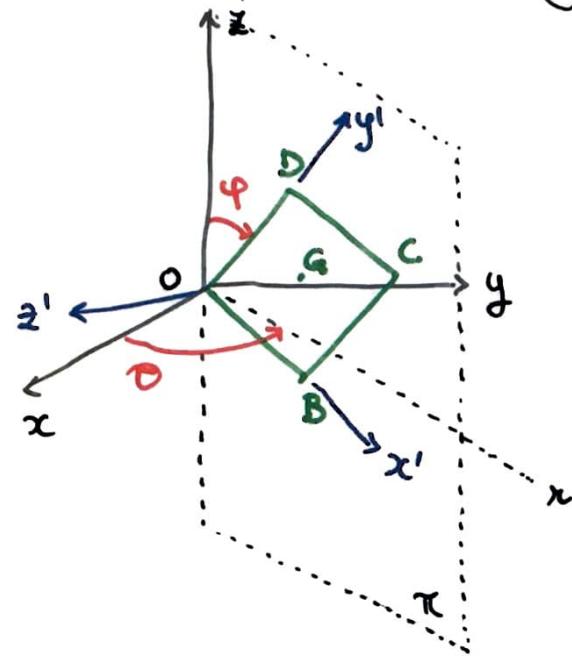
In entrambi i casi, poiché $\vec{\omega}$ non ha una direzione fissa in $Oxyz$, il momento d'inerzia I_{ω} non è costante e di difficile calcolo.

$$T = \frac{1}{2} \vec{I}_0 \vec{\omega} \cdot \vec{\omega} = \frac{1}{2} \omega^2 \underbrace{\vec{I}_0}_{I_{\omega}} \vec{u} \cdot \vec{u} = \frac{1}{2} I_{\omega} \omega^2$$

se $\vec{\omega} = \omega \vec{u}$



Lamina quadrata omogenea (m, L) mobile in \mathbb{R}^3 con O fisso



$$\vartheta_1 = \theta ; \quad \vartheta_2 = \varphi$$

$$\Rightarrow \bar{\omega} = \dot{\theta} \bar{x}_3 - \dot{\varphi} \bar{x}'_3$$

$$\bar{x}'_3 = -\sin \varphi \bar{x}'_1 + \cos \varphi \bar{x}'_2$$

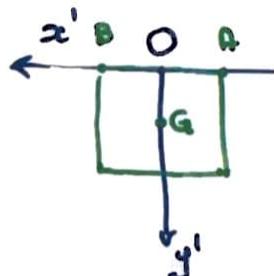
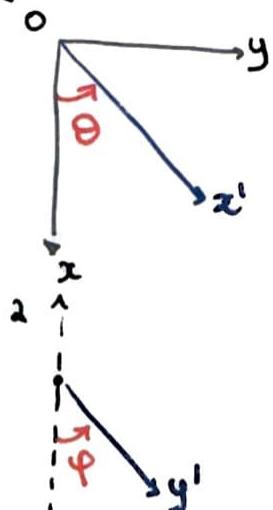
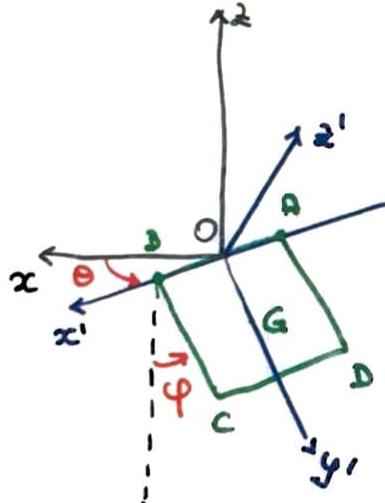
$$\Rightarrow \bar{\omega} = (-\dot{\theta} \sin \varphi, \dot{\theta} \cos \varphi, -\dot{\varphi}) \text{ eq. cinematiche di Euler.}$$

$$T = \frac{1}{2} \bar{\omega} \cdot \bar{\omega}$$

$$= \frac{mL^2}{2} \begin{bmatrix} \frac{1}{3} & -\frac{1}{4} & 0 \\ -\frac{1}{4} & \frac{1}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -\dot{\theta} \sin \varphi \\ \dot{\theta} \cos \varphi \\ -\dot{\varphi} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} -\dot{\theta} \sin \varphi \\ \dot{\theta} \cos \varphi \\ -\dot{\varphi} \end{bmatrix}$$

$$= \frac{1}{2} m L^2 \left[\frac{1}{3} \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} \sin \varphi \cos \varphi \dot{\theta}^2 + \frac{2}{3} \dot{\varphi}^2 \right]$$

Lamina quadrata omogenea (m, L) con lato solido ed una retta rotante nel piano oxy attorno ad O.



$$\dot{\theta}_1 = \theta \quad ; \quad \dot{\theta}_2 = \varphi$$

$$\Rightarrow \vec{\omega} = \dot{\theta} \vec{x}_3 + \dot{\varphi} \vec{x}'_1$$

$$\vec{x}_3 = -\cos \varphi \vec{x}'_2 + \sin \varphi \vec{x}'_3$$

$\Rightarrow \vec{\omega} = (\dot{\varphi}, -\cos \varphi \dot{\theta}, \sin \varphi \dot{\theta})$ equazioni cinematiche di Euler

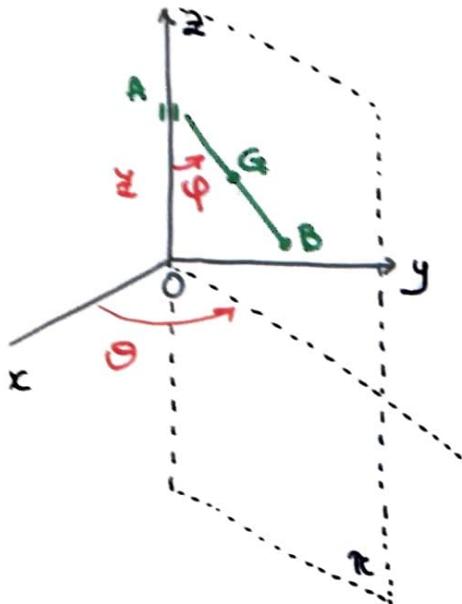
$$T = \frac{1}{2} I_0 \vec{\omega} \cdot \vec{\omega}$$

$$I_0 = m L^2 \begin{bmatrix} \frac{1}{3} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{1}{12} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{5}{12} \end{bmatrix}$$

$$T = \frac{1}{2} m L^2 \left[\frac{1}{3} \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{12} \cos^2 \varphi \dot{\theta}^2 + \frac{5}{12} \sin^2 \varphi \dot{\theta}^2 \right]$$

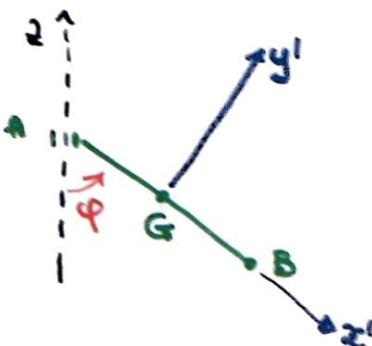
$$= \frac{1}{2} m L^2 \left[\frac{1}{3} \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{12} (1 + 4 \sin^2 \varphi) \dot{\theta}^2 \right]$$

Asta AB omogenea (m, L) mobile nel piano Π con $A \in \partial \Pi$.



$$q_1 = \theta; q_2 = \varphi; q_3 = z$$

$$\bar{\omega} = \dot{\theta} \bar{x}_3 + \dot{\varphi} \bar{x}'_3 \quad \bar{x}'_3 \perp \pi$$



$$\bar{x}_3 = -\cos\varphi \bar{x}'_1 + \sin\varphi \bar{x}'_2$$

$$\bar{\omega} = (-\cos\varphi \dot{\theta}, \sin\varphi \dot{\theta}, \dot{\varphi})$$

L'asta non ha punti fissi.

$$\bar{\tau} = \frac{1}{2} m \bar{x}_G^2 + \bar{\tau}' \quad \text{dove} \quad \bar{\tau}' = \frac{1}{2} I_G \bar{\omega} \cdot \bar{\omega} \quad I_G \text{ nel rif. solido.} \\ (\neq \text{rif. di König})$$

$$\begin{cases} x_G = \frac{L}{2} \sin\varphi \cos\theta \\ y_G = \frac{L}{2} \sin\varphi \sin\theta \\ z_G = \frac{L}{2} \cos\varphi \end{cases}$$

$$\bar{x}_G: \begin{cases} \dot{x}_G = \frac{L}{2} \cos\varphi \dot{\varphi} \cos\theta - \frac{L}{2} \sin\varphi \sin\theta \dot{\theta} \\ \dot{y}_G = \frac{L}{2} \cos\varphi \dot{\varphi} \sin\theta + \frac{L}{2} \sin\varphi \cos\theta \dot{\theta} \\ \dot{z}_G = \frac{L}{2} \sin\varphi \dot{\varphi} \end{cases}$$

$$\bar{x}_G^2 = \frac{L^2}{4} \cos^2\varphi \dot{\varphi}^2 + \frac{L^2}{4} \sin^2\varphi \dot{\theta}^2 + \dot{z}^2 - L \sin\varphi \dot{z} \dot{\varphi} + \frac{L^2}{4} \sin^2\varphi \dot{\varphi}^2$$

$$= \frac{L^2}{4} \dot{\varphi}^2 + \frac{L^2}{4} \sin^2\varphi \dot{\theta}^2 + \dot{z}^2 - L \sin\varphi \dot{z} \dot{\varphi}$$

$$I_G = \frac{mL^2}{12} \text{ diag}(0, 1, 1)$$

$$\bar{\tau}' = \frac{1}{2} I_G \bar{\omega} \cdot \bar{\omega} = \frac{1}{2} \cdot \frac{mL^2}{12} (\sin^2\varphi \dot{\theta}^2 + \dot{\varphi}^2)$$