

Lezione XIX

(Dinamica rotatoria: esempi)



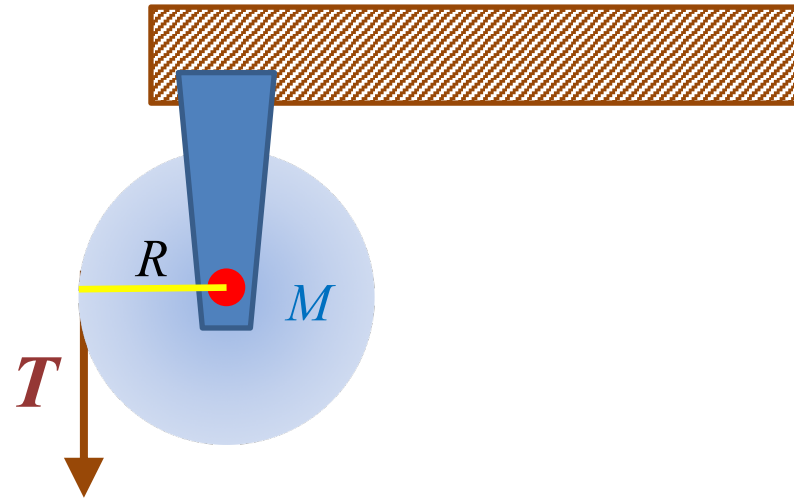
FRUIZIONE E UTILIZZO DEI MATERIALI DIDATTICI

- ➔ **E' vietata** la **copia**, la **rielaborazione**, la **riproduzione** dei contenuti e immagini presenti nelle lezioni in qualsiasi forma
- ➔ **E' inoltre vietata** la **diffusione**, la **redistribuzione** e la **pubblicazione** dei contenuti e immagini, incluse le registrazioni delle videolezioni con qualsiasi modalità e mezzo non autorizzati espressamente dall'autore o da Unica

Esempio C :

Un disco omogeneo di raggio R e di massa M è montato su un perno e sostenuto da supporti privi di attrito come in figura. Una cordicella priva di massa è fissata e arrotolata attorno al disco, ed è tirata verso il basso da una tensione T

**Determinare l'accelerazione angolare del disco
e l'accelerazione tangenziale in un punto sul bordo**



Facendo riferimento ai simboli adottati, in questo caso avremo:

$$\boldsymbol{\tau} = \mathbf{R} \times \mathbf{T}$$

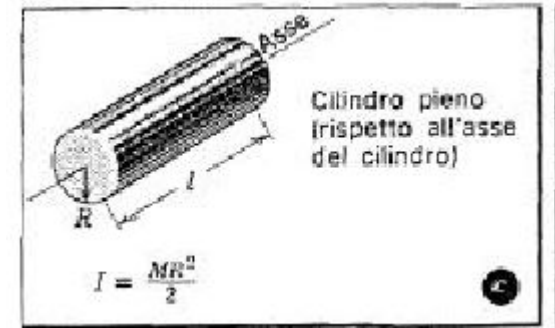
Essendo R e T ortogonali Il modulo di $\tau = R T \sin \theta$ sarà :

$$\tau = R T$$

Il momento di inerzia I del disco rispetto all'asse di rotazione

è dato dalla:

$$I = \frac{1}{2} M R^2$$

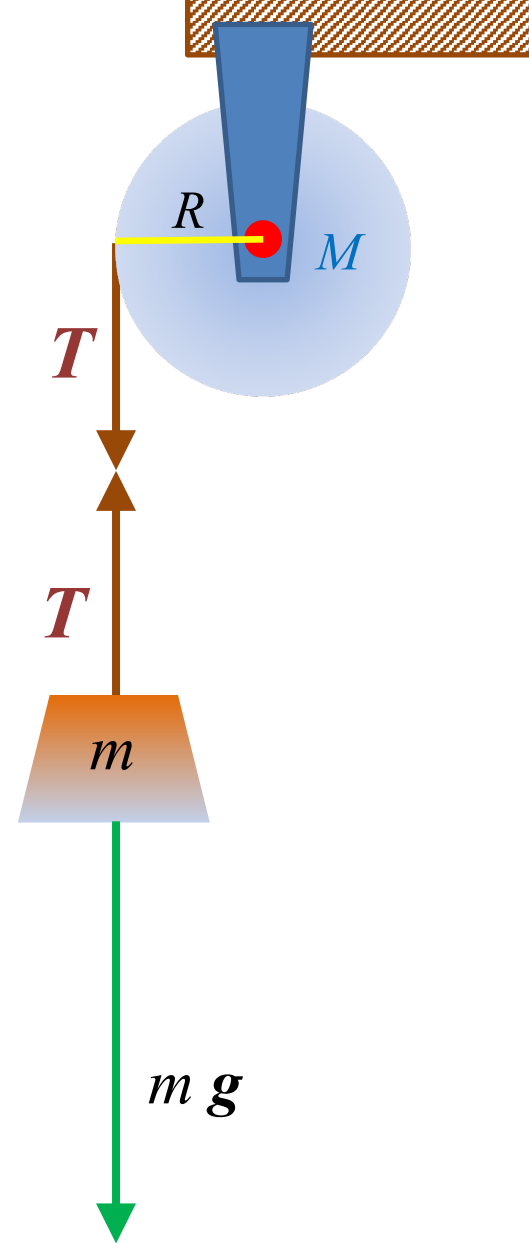


e dalla relazione $\tau = I \alpha$

si ha: $I \alpha = RT \rightarrow \alpha = \frac{RT}{\frac{1}{2} M R^2} = \frac{2 T}{M R}$

L'accelerazione tangenziale \mathbf{a}_T vale $\mathbf{a}_T = R \alpha = 2 T/M$

Supponiamo adesso di appendere alla corda una massa m e di volere ricalcolare l'accelerazione angolare e quella tangenziale.



Supponiamo adesso di appendere alla corda una massa m e di volere ricalcolare l'accelerazione angolare e quella tangenziale.

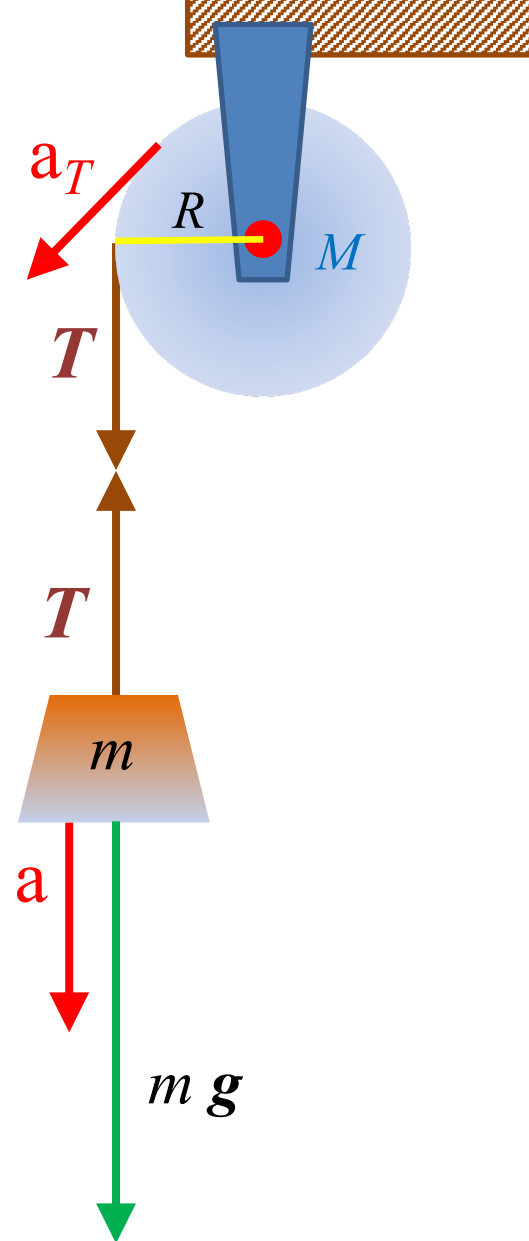
Sia $m\mathbf{g}$ la forza di gravità che agisce sulla massa e \mathbf{T} la tensione di reazione diretta verso l'alto.

Il corpo di massa m accelera verso il basso, e la sua accelerazione \mathbf{a} è data dalla II Legge di Newton:

$$m \mathbf{g} - \mathbf{T} = m \mathbf{a} \quad [1]$$

In questa formula \mathbf{a} coincide anche con l'accelerazione

tangenziale \mathbf{a}_T del disco, cioè $\mathbf{a} = \mathbf{a}_T = R \boldsymbol{\alpha}$ [2]



Per l'accelerazione angolare α potremo scrivere di nuovo:

$$\tau = I \alpha$$

$$RT = \frac{1}{2} M R^2 \alpha$$

$$T = \frac{1}{2} M R \alpha$$

e ricordando la [2] si ha:

$$T = \frac{1}{2} M a$$

Riscrivendo la [1]: $m g - T = m a$ avremo le due equazioni:

$$m g - T = m a$$

$$T = \frac{1}{2} M a$$

Con due equazioni e due incognite (T e a), possiamo risolvere il quesito.

Esempio D :



Un astronauta si allena in una centrifuga di raggio 10,4 m. La centrifuga ruota con legge $\phi = (0,326 \text{ rad/s}^2)t^2$. Si calcoli (a) la velocità angolare, (b) la velocità tangenziale, (c) l'accelerazione tangenziale e (d) l'accelerazione radiale dell'astronauta dopo 5,60 s.

(a) Dalla definizione di velocità angolare abbiamo

$$\omega = \frac{d\phi}{dt} = \frac{d[(0,326 \text{ rad/s}^2)t^2]}{dt} = (0,652 \text{ rad/s}^2)t .$$

All'istante indicato sarà

$$\omega = (0,652 \text{ rad/s}^2)(5,6 \text{ s}) = 3,65 \text{ rad/s} .$$

(b) Per ricavare la velocità tangenziale sarà sufficiente moltiplicare il risultato appena ottenuto per il valore del raggio di curvatura della traiettoria

$$v = \omega r = (3,65 \text{ rad/s})(10,4 \text{ m}) = 38,0 \text{ m/s}$$

(c) L'accelerazione tangenziale assume un valore diverso da 0 solo se il moto circolare è accelerato; nel nostro caso si ha

$$\alpha = \frac{d\omega}{dt} = \frac{d}{dt}[(0,652 \text{ rad/s}^2)t] = 0,652 \text{ rad/s}^2$$

e quindi

$$a_t = r\alpha = (10,4 \text{ m}) \cdot (0,652 \text{ rad/s}^2) = 6,78 \text{ m/s}^2$$

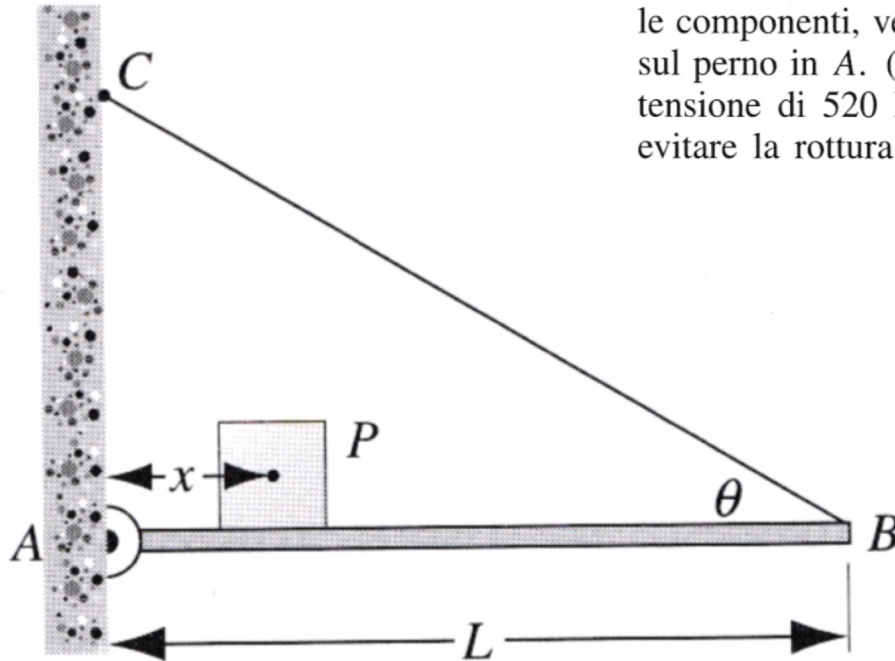
essendo α costante, lo è pure a_t .

(d) Infine per l'accelerazione radiale abbiamo

$$a_n = \frac{v^2}{r} = \frac{(37,96 \text{ m/s})^2}{10,4 \text{ m}} = 138 \text{ m/s}^2 = 14,1 g$$

Esempio E :

L'estremo A di una sbarra orizzontale sottile, di massa trascurabile e di lunghezza L , è fissata a una parete per mezzo di un perno. L'altra estremità B è legata al punto C della parete tramite un filo sottile che forma un angolo ϑ con la direzione orizzontale. Un oggetto di peso P è appoggiato alla sbarra a distanza x dalla parete. (a) Si determini la tensione T del filo in funzione di x . (b) Si determinino le componenti, verticale e orizzontale, della forza esercitata sulla sbarra sul perno in A . (c) Supponendo che il filo possa resistere alla massima tensione di 520 N, si determini il massimo valore di x ammesso per evitare la rottura del filo se $P = 315$ N, $L = 1,76$ m e $\vartheta = 32,0^\circ$.



$$\begin{aligned} & \sin(\pi - \theta) \\ &= \sin \pi \cos \theta - \cos \pi \sin \theta \\ &= 0 - (-1) \sin \theta = \sin \theta \end{aligned}$$

Le forze esterne agenti sulla barra sono: il peso P verticale verso il basso, applicato a una distanza x dalla parete, la tensione T sul filo, in una direzione che forma un angolo θ con la barra, e la reazione vincolare F esercitata dallo snodo A in direzione incognita. Per l'equilibrio traslazionale, la somma vettoriale di tutte le forze esterne dev'essere nulla. Questa condizione fornisce l'equazione vettoriale:

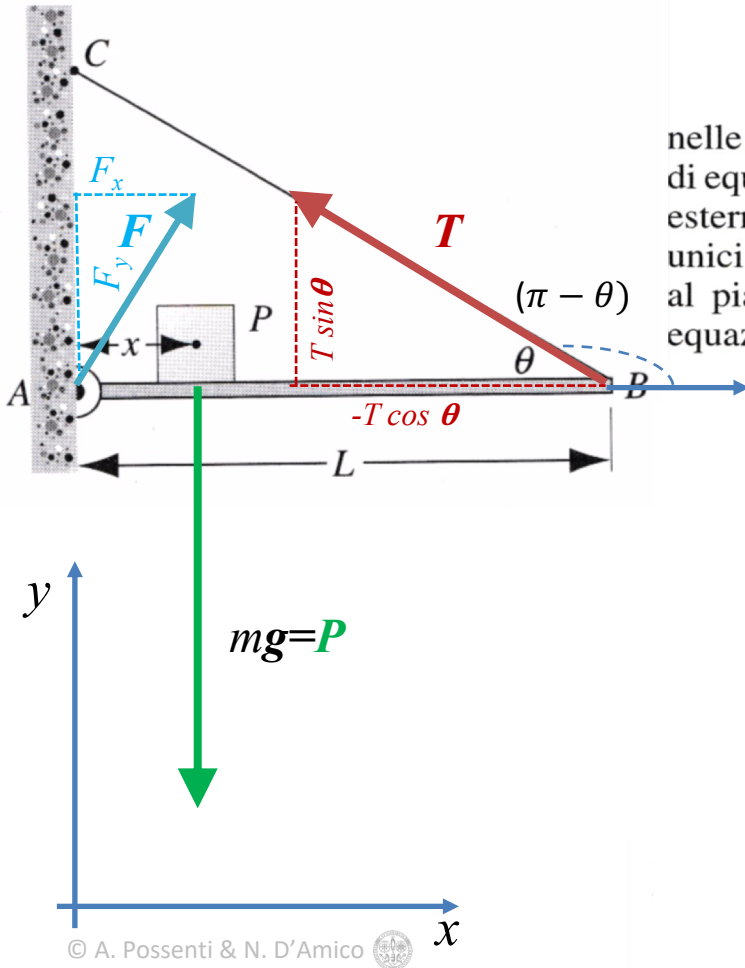
$$\mathbf{P} + \mathbf{T} + \mathbf{F} = \mathbf{0}$$

che, proiettata orizzontalmente e verticalmente, dà le due equazioni scalari:

$$\begin{aligned} -T \cos \theta + F_x &= 0 \\ -P + T \sin \theta + F_y &= 0 \end{aligned}$$

nelle incognite T, F_x, F_y . Una terza equazione si ottiene dalla condizione di equilibrio rotazionale: la somma vettoriale di tutti i momenti delle forze esterne dev'essere nulla. Calcolando i momenti rispetto allo snodo A , gli unici momenti non nulli sono quelli di P e di T , entrambi perpendicolari al piano del disegno, ma con versi opposti. Si ottiene perciò l'unica equazione scalare:

$$\tau_z = TL \sin \theta - Px = 0$$



$$\begin{aligned} & \sin(\pi - \theta) \\ &= \sin \pi \cos \theta - \cos \pi \sin \theta \\ &= 0 - (-1) \sin \theta = \sin \theta \end{aligned}$$

Le forze esterne agenti sulla barra sono: il peso P verticale verso il basso, applicato a una distanza x dalla parete, la tensione T sul filo, in una direzione che forma un angolo θ con la barra, e la reazione vincolare F esercitata dallo snodo A in direzione incognita. Per l'equilibrio traslazionale, la somma vettoriale di tutte le forze esterne dev'essere nulla. Questa condizione fornisce l'equazione vettoriale:

$$\mathbf{P} + \mathbf{T} + \mathbf{F} = \mathbf{0}$$

che, proiettata orizzontalmente e verticalmente, dà le due equazioni scalari:

$$\begin{aligned} -T \cos \theta + F_x &= 0 \\ -P + T \sin \theta + F_y &= 0 \end{aligned}$$

nelle incognite T, F_x, F_y . Una terza equazione si ottiene dalla condizione di equilibrio rotazionale: la somma vettoriale di tutti i momenti delle forze esterne dev'essere nulla. Calcolando i momenti rispetto allo snodo A , gli unici momenti non nulli sono quelli di P e di T , entrambi perpendicolari al piano del disegno, ma con versi opposti. Si ottiene perciò l'unica equazione scalare:

$$\tau_z = TL \sin \theta - Px = 0$$

da cui si ricava (a) la forza di tensione sul filo:

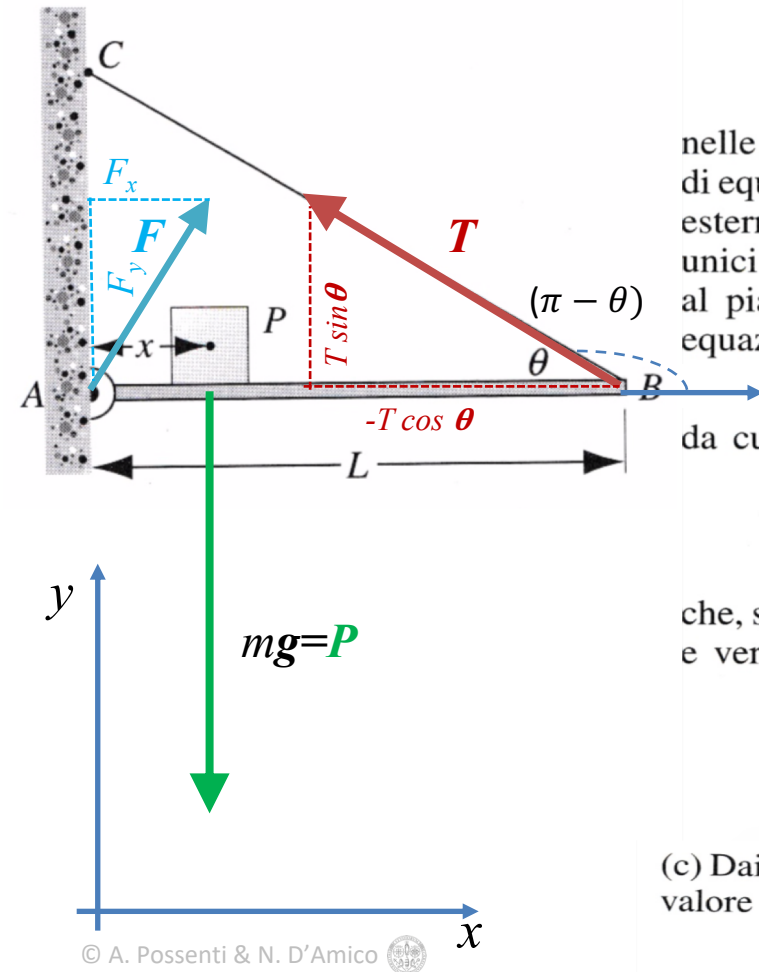
$$T = \frac{P}{L \sin \theta} x$$

che, sostituita nelle due equazioni precedenti, dà le componenti orizzontale e verticale (b) della reazione vincolare in A :

$$\begin{aligned} F_x &= T \cos \theta = \frac{P}{L \tan \theta} x \\ F_y &= P - T \sin \theta = P(1 - x/L). \end{aligned}$$

(c) Dai dati del problema, utilizzando il risultato (a), ricaviamo il massimo valore di x

$$x = \frac{(520 \text{ N})(1,76 \text{ m})(\sin 32,0^\circ)}{(315 \text{ N})} = 1,54 \text{ m}.$$



Esempio F :

Un trenino giocattolo viene montato su una ruota libera di ruotare senza attrito attorno al suo asse verticale (vedi figura). Sia m la massa del trenino inizialmente a riposo; a un certo punto si avvia il motore elettrico e il trenino aumenta la sua velocità fino a raggiungere una situazione stazionaria in cui la sua velocità rispetto al binario vale v . Si calcoli la velocità angolare della ruota supponendo che la sua massa valga M e il suo raggio R . (Si trascuri la massa dei raggi della ruota.)

Il sistema ruota + trenino è soggetto alla forza di interazione gravitazionale e alle reazioni vincolari in direzione normale al piano in cui avviene il moto. Le forze di attrito tra il trenino e la ruota sono forze interne e quindi non possono alterare il momento angolare del sistema. Per la ruota la forza di gravità, applicata al centro della ruota stessa, viene bilanciata dalla reazione normale; per il trenino la forza di gravità e la reazione normale hanno, rispetto al centro della ruota, momenti di forza uguali e opposti e quindi non variano il momento angolare del sistema. Siamo pertanto in una condizione in cui il momento angolare totale del sistema si conserva; possiamo allora scrivere, scegliendo come polo fisso il centro della ruota e considerando la ruota come un anello,

$$L_i = L_f \Rightarrow 0 = I_{\text{trenino}}\omega_{\text{trenino}} + I_{\text{ruota}}\omega_{\text{ruota}} \Rightarrow mR^2 \frac{v_{\text{trenino}}}{R} = -MR^2\omega_{\text{ruota}}$$

e infine

$$\omega_{\text{ruota}} = -\frac{m}{M} \frac{v_{\text{trenino}}}{R} = -\frac{m}{M}\omega_{\text{trenino}}.$$

La ruota si muove nella direzione opposta a quella del trenino e la sua velocità angolare scala secondo il rapporto tra le masse del trenino e della ruota.

