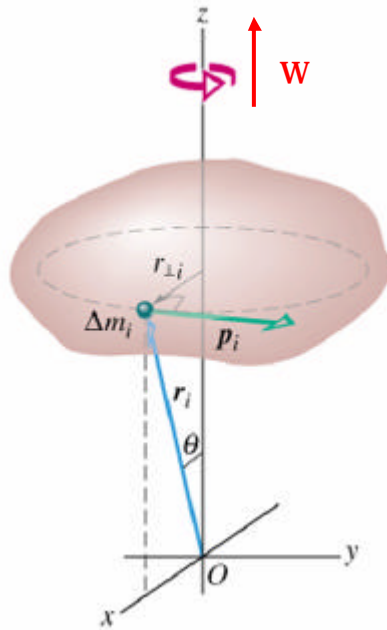


Dinamica del corpo rigido

Un **corpo rigido** è un oggetto in cui la distanza tra una coppia qualunque di suoi punti non varia. Quindi tutti i punti di un corpo rigido si muovono lungo traiettorie parallele.



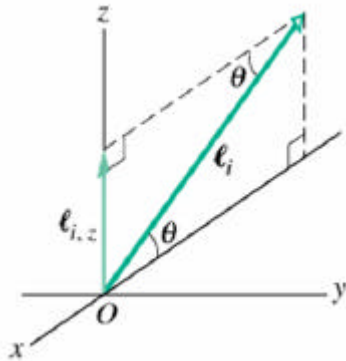
Consideriamo un corpo rigido qualunque ed esaminiamone il moto di **rotazione attorno all'asse fisso z**.

Consideriamo innanzitutto un **elemento infinitesimo di massa dm_i** del corpo e determiniamo il suo momento angolare rispetto all'asse di rotazione z. Abbiamo

$$\vec{v}_i = \vec{r}_i \times \vec{\omega} \text{ e } |\vec{v}_i| = \omega r_i \sin \theta_i$$

$$\vec{\ell}_i = \vec{r}_i \times \vec{p}_i \text{ e } |\vec{\ell}_i| = dm_i r_i^2 \sin \theta_i \omega$$

Volendo ora valutare il **momento angolare totale**, dovremmo sommare su tutti gli elementi dm_i che compongono il corpo; ognuno di essi avrà un l_i con **componente costante lungo l'asse di rotazione z** e **componenti variabili sul piano (xy) ortogonale all'asse z**. Di conseguenza possiamo dire che solo la **componente di L parallela all'asse di rotazione z resta costante nel moto** e siamo pertanto autorizzati a considerare solo le quantità scalari l_{iz} .



$$l_{iz} = dm_i \omega r_i^2 \sin J_i \cos\left(\frac{p}{2} - J_i\right) = dm_i \omega r_i^2 \sin^2 J_i$$

Sommando su tutti gli elementi mi del corpo otteniamo

$$L_z = \sum_i (dm_i r_i^2 \sin^2 J_i) \omega = \sum_i (dm_i R_i^2) \omega$$

Vediamo che L_z **dipende** dalla **velocità angolare** del corpo e da un **termine, caratteristico del corpo** stesso, che **tiene conto della distribuzione della sua massa rispetto all'asse di rotazione**.

Questo termine prende il nome di **momento d'inerzia** del corpo **rispetto all'asse di rotazione z**, è una quantità **scalare** e si indica con I_z .

$$I_z = \sum_i dm_i R_i^2 \Rightarrow I_z = \int R^2 dm \text{ per un corpo continuo}$$

Ritornando ora al momento angolare, troviamo che

$$L_z = I_z \omega$$

La relazione generale trovata è una **relazione scalare**. Essa ha anche **validità vettoriale se** la rotazione del corpo rigido avviene attorno ad uno degli **assi principali d'inerzia del corpo**, ovvero se il **vettore L è parallelo all'asse di rotazione**.

Si può dimostrare che **ogni corpo rigido possiede almeno tre assi principali d'inerzia**, quindi ha almeno **tre possibilità di ruotare** mantenendo **L parallelo ad ω** . In questi casi si ottiene

$$\vec{L} = I_z \vec{\omega}$$

Se **L non è parallelo ad w**, solo L_z **si conserva nel tempo** mentre **la componente di L nel piano (xy) varia**. Abbiamo visto che ogni variazione di L è dovuta alla presenza di un momento di forza esterna diverso da 0, quindi in questo caso avremo un **t nel piano (xy)**.
A questo punto riesaminiamo il principio di conservazione del momento angolare ricordando che l'equazione fondamentale per la descrizione del moto rotatorio di un corpo rigido in termini di momento angolare è

$$\frac{d\vec{L}}{dt} = \vec{\tau}_{ext}$$

con **L** e **t** calcolati rispetto allo stesso polo.
Possiamo distinguere **tre** diversi casi

1. Corpo rigido che ruota attorno ad un asse principale d'inerzia con un punto fisso in un sistema inerziale

$$\vec{L} = I\vec{\omega} \Rightarrow \frac{d\vec{L}}{dt} = \frac{d(I\vec{\omega})}{dt} = \vec{\tau}_{ext}$$

Se l'asse è fisso rispetto al corpo rigido

$$I \frac{d\vec{\omega}}{dt} = I\vec{\alpha} = \vec{\tau}_{ext}$$

Allora si ha

$$\vec{\tau}_{ext} = 0 \Rightarrow I\vec{\omega} = \text{costante} \Rightarrow I, \vec{\omega} \text{ sono entrambe costanti}$$

Un corpo rigido che ruota attorno ad un asse principale d'inerzia con un punto fisso in un sistema inerziale, si muove con ω costante quando i momenti delle forze esterne sono nulli.

2. **Corpo rigido che ruota attorno ad un asse che non è principale d'inerzia con un punto fisso in un sistema inerziale**

$$\frac{dL_z}{dt} = \frac{dI\omega}{dt} = \tau_z \text{ non è più vettoriale}$$
$$\frac{dL_{\perp}}{dt} = \tau_{\perp}$$

La seconda equazione corrisponde alla forza centripeta, infatti τ_{\perp} determina il moto del corpo

3. **Corpo rigido che ruota attorno ad un asse che non è principale d'inerzia e non c'è un punto fisso in un sistema inerziale per l'asse di rotazione**

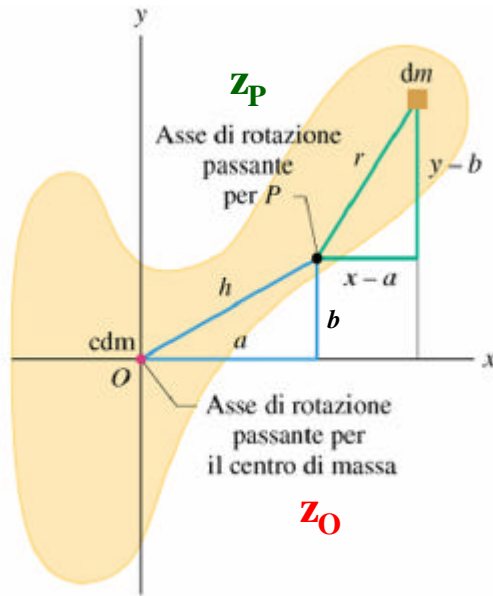
$$\frac{d\vec{L}}{dt} = \vec{\tau}_{ext} \text{ non è più applicabile}$$

Bisogna allora risolvere il problema nel **sistema del CM**

$$\frac{d\vec{L}}{dt} = \vec{\tau}'_{ext}$$

Momento d'inerzia

Abbiamo visto che il momento d'inerzia di un corpo rigido dipende dall'asse a cui il momento è riferito. Vediamo se è possibile collegare un momento d'inerzia qualunque ad un momento d'inerzia facilmente ricavabile



Dobbiamo calcolare I rispetto ad un asse \mathbf{z}_P passante per P e \perp al piano del foglio. Consideriamo anche un secondo asse \mathbf{z}_O passante per il CM del corpo (O) e \parallel al primo asse.

$$\begin{aligned} I_{z_P} &= \int r^2 dm = \int [(x-a)^2 + (y-b)^2] dm = \\ &= \int (x^2 + y^2) dm - 2a \int x dm - 2b \int y dm + \int (a^2 + b^2) dm = \\ &= \int (x^2 + y^2) dm + \int (a^2 + b^2) dm \end{aligned}$$

Nell'ultimo passaggio si è ricorsi alla proprietà del centro di massa $\sum m_i x'_i = 0$

Infine

$$I_{z_P} = I_{z_O} + Mh^2$$

Il risultato ora ottenuto, noto come **Teorema di Steiner** o **degli assi paralleli**, ci dice che il momento d'inerzia di un corpo rispetto ad un asse qualunque è sempre uguale alla somma del momento d'inerzia del corpo stesso, calcolato rispetto ad un asse parallelo a quello dato e passante per il CM (I_{z_O}), e di un termine in cui compare la massa del corpo e la distanza fra i due assi al quadrato (Mh^2).

Come conseguenza si ha che **I_{z_O} è sempre minore di un qualunque altro momento d'inerzia calcolato rispetto ad un asse parallelo a z_O .**

Energia cinetica di rotazione

Consideriamo un **corpo che ruota attorno ad un asse z con velocità angolare w** e non trasla

$$E_K = \sum_i \frac{1}{2} m_i v_i^2 = \sum_i \frac{1}{2} m_i R_i^2 w^2 = \frac{1}{2} \sum_i (m_i R_i^2) w^2 \Rightarrow E_K = \frac{1}{2} I_z w^2$$

La relazione trovata ci dà l'**energia cinetica di rotazione** del corpo rigido; è una relazione **sempre valida**, anche quando la rotazione avviene attorno ad un asse che non è principale d'inerzia, in quanto **$v_i = w R_i$ vale sempre**.

Se la **rotazione** avviene attorno ad un **asse principale d'inerzia**, otteniamo

$$E_K = \frac{L^2}{2I}$$

Consideriamo ora un **corpo rigido che ruota e trasla** e utilizziamo il teorema di König per l'energia cinetica

$$E_K = E'_K + \frac{1}{2} M v_{CM}^2$$

$$E'_K = \frac{1}{2} I' \omega^2 \text{ energia cinetica di rotazione rispetto al CM}$$

$$\frac{1}{2} M v_{CM}^2 \text{ energia cinetica di traslazione del CM rispetto al lab.}$$

Otteniamo così

$$E_K = \frac{1}{2} I' \omega^2 + \frac{1}{2} M v_{CM}^2$$

Consideriamo ora **l'energia potenziale** e **l'energia meccanica** del corpo rigido. La prima osservazione che facciamo è che l'energia potenziale interna del corpo (E_p^{int}) **dipende dalle distanze relative** tra le parti del corpo rigido, **distanze che**, per definizione, **rimangono costanti**, quindi

$$E_{p_{\text{int}}} = \text{costante per un corpo rigido}$$

Di conseguenza, la **conservazione dell'energia meccanica** per un corpo rigido **dipende** dalla **variazione dell'energia cinetica totale (di rotazione e di traslazione)** del corpo e dalla **variazione dell'energia potenziale esterna** del corpo stesso.

$$L_{\text{ext}} = E_{K_f} - E_{K_i} = \left(\frac{1}{2} I \omega_f^2 + \frac{1}{2} M v_{CM_f}^2 \right) - \left(\frac{1}{2} I \omega_i^2 + \frac{1}{2} M v_{CM_i}^2 \right)$$

Se le **forze esterne** sono **conservative**, abbiamo

$$L_{\text{ext}} = E_{p_i}^{\text{ext}} - E_{p_f}^{\text{ext}} = E_{K_f} - E_{K_i}$$

$$E = \frac{1}{2} I \omega^2 + \frac{1}{2} M v_{CM}^2 + E_{p_{\text{ext}}} = \text{costante}$$

Lavoro e potenza

Dalle considerazioni fatte consegue che

$$dL = dE_K = I_z \mathbf{w} d\mathbf{w} = I_z \frac{d\mathbf{J}}{dt} d\mathbf{w} = I_z \frac{d\mathbf{J}}{dt} \mathbf{a} dt = \mathbf{t}_z d\mathbf{J}$$

E quindi

$$L = \int_{J_i}^{J_f} \mathbf{t}_z d\mathbf{J}$$

Per la **potenza istantanea** abbiamo

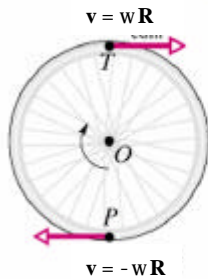
$$\frac{dL}{dt} = \mathbf{t}_z \frac{d\mathbf{J}}{dt} = \mathbf{t}_z \mathbf{w}$$

Relazione **analoga alla** $(dL/dt) = \mathbf{F} \cdot \mathbf{v}$.

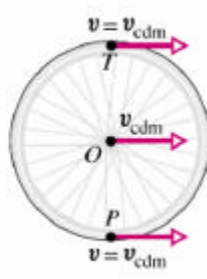
Il moto di puro rotolamento

Il **moto di puro rotolamento** è un moto in cui **il punto di contatto tra la superficie ed il corpo che rotola** (a sezione circolare) **è fermo istante per istante: $v_P = 0$** . Ricordiamo che, grazie ai teoremi di König, possiamo separare il moto **rototraslatorio** in **rotazione** del corpo rispetto al suo CM, e **traslazione** del CM rispetto al laboratorio.

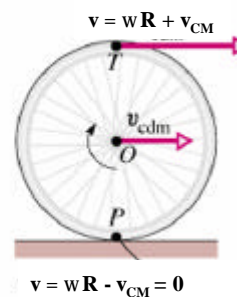
(a) Rotazione pura + (b) Traslazione pura = (c) Moto di rotolamento



$$\begin{aligned} v_P &= -wR \\ v_O &= 0 \\ v_T &= wR \end{aligned}$$



$$\begin{aligned} v_P &= v_{CM} \\ v_O &= v_{CM} \\ v_T &= v_{CM} \end{aligned}$$



$$\left. \begin{aligned} v_P &= v_{CM} - wR \\ v_O &= v_{CM} \\ v_T &= v_{CM} + wR \end{aligned} \right\} \begin{aligned} v_P = 0 &\Rightarrow \\ \Rightarrow v_{CM} &= wR \end{aligned}$$

Abbiamo così trovato una relazione tra la velocità del centro di massa del corpo rigido e la sua velocità di rotazione attorno al centro di massa (velocità di rotazione). Sfruttiamo quanto appena trovato per ricavare **l'energia cinetica** del corpo rigido che si muove di moto di puro rotolamento su di una superficie orizzontale. Dal primo teorema di König abbiamo

$$E_K = E'_K + \frac{1}{2} M v_{CM}^2$$

Nel caso considerato, il moto di ogni punto del corpo rigido rispetto al centro di massa è un **moto circolare con velocità angolare ω** , quindi

$$E'_K = \frac{1}{2} I' \omega^2$$

Con **I' momento d'inerzia rispetto ad un asse passante per il CM**.
Otteniamo così

$$E_K = \frac{1}{2} I' \omega^2 + \frac{1}{2} M v_{CM}^2$$

La relazione appena trovata ha **validità generale**, ovvero può essere applicata ad ogni corpo rigido che ruota e trasla, senza che il moto sia di puro rotolamento. Nel caso particolare di puro rotolamento si ha

$$E_K = \frac{1}{2} I' \omega^2 + \frac{1}{2} M v_{CM}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{I'}{R^2} + M \right) v_{CM}^2$$

Pertanto, **nota la geometria dell'oggetto e la sua v_{CM}** , ne **conosciamo l'energia cinetica totale**, mentre nel caso di una generica rototraslazione abbiamo bisogno di conoscere anche la velocità angolare.

Si può inoltre osservare che, dalla relazione tra **v_{CM}** e **ω** , per derivazione, si ricava

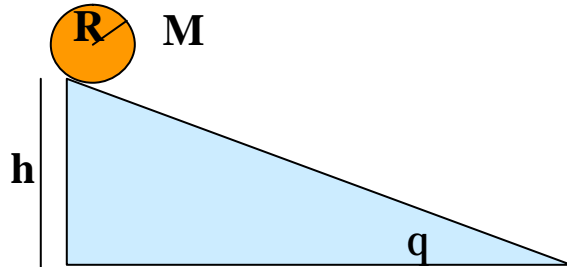
$$a_{CM} = aR$$

Dal punto di vista **dinamico** ci possiamo ora chiedere quali siano le **forze in gioco nel moto di puro rotolamento**. Oltre alla forza di interazione gravitazionale e alla reazione vincolare \mathbf{N} , **c'è bisogno di una forza che permetta al corpo rigido di entrare in rotazione e, nel contempo, di mantenere fermo il punto di contatto con il suolo \mathbf{P}** , istante per istante. Questa forza è la **forza di attrito statico**.

Dal punto di vista energetico il **sistema risulta conservativo**, dato che la **forza di attrito statico non compie mai lavoro** non essendo associata ad uno spostamento.

Esaminiamo ora il **moto di puro rotolamento** di un corpo a sezione circolare **lungo un piano inclinato** di un **angolo q** .

Analizziamo il problema **prima dal punto di vista energetico e poi dal punto di vista dinamico**.



Sia m_s il coefficiente di attrito statico tra il piano e il corpo rigido e supponiamo che il corpo sia fermo quando inizia il moto e si trovi ad un'altezza h dal suolo. Sia inoltre I' **il momento d'inerzia del corpo rispetto ad un asse passante per il CM e \perp al foglio.**

All'istante $t = 0$ s il corpo viene lasciato libero di muoversi e scende lungo il piano inclinato con velocità angolare ω ; il moto è fin dall'inizio di **puro rotolamento.**

$$E_{m_i} = E_{m_f}$$

$$Mgh = \frac{1}{2} Mv_{CM}^2 + \frac{1}{2} I' \omega^2$$

Ricordando la condizione di puro rotolamento, $\mathbf{v}_{CM} = \omega \mathbf{R}$, si ha

$$Mgh = \frac{1}{2} M v_{CM}^2 = + \frac{1}{2} I' \frac{v_{CM}^2}{R^2}$$

$$v_{CM}^2 = 2Mgh \left(\frac{1}{M + \frac{I'}{R^2}} \right)$$

Ricordiamo ora che il **rapporto** tra **I'** ed **R** è **proporzionale ad M** , il coefficiente di proporzionalità **a** dipendendo dalla **geometria** del corpo

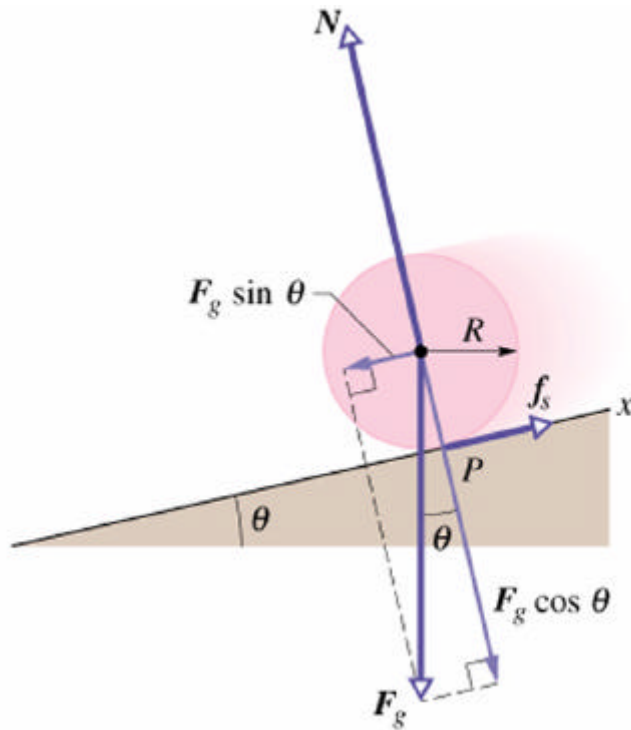
$I' = MR^2$	anello	$v_{CM} = \sqrt{gh}$
$I' = \frac{1}{2} MR^2$	cilindro	$v_{CM} = \sqrt{\frac{4}{3} gh}$
$I' = \frac{2}{3} MR^2$	sfera cava	$v_{CM} = \sqrt{\frac{6}{5} gh}$

I risultati così ottenuti vanno confrontati con quelli ricavati nel caso in cui il **corpo rigido scende senza rotolare** dalla stessa altezza lungo un **piano liscio** con lo stesso **angolo di inclinazione q** , sappiamo già che otteniamo **per ogni corpo** lo stesso risultato, $v_{CM} = \sqrt{2gh}$.

La differenza tra le velocità ottenute nei due casi (**entrambi conservativi** dal punto di vista energetico e con la **medesima E_m iniziale**) è dovuta al fatto che, nel caso del puro rotolamento, **il corpo deve impiegare parte della sua energia potenziale gravitazionale per entrare in rotazione**, ciò a discapito della traslazione. Come conseguenza, nel caso del puro rotolamento, abbiamo **velocità finali del CM più piccole**.

Esaminiamo ora il problema dal **punto di vista dinamico**. Scriviamo le due **equazioni cardinali della dinamica per il corpo rigido (rotazione attorno ad un asse principale d'inerzia senza punto fisso in un sistema inerziale)**

$$\begin{cases} \tau'_{ext} = I' \bar{a} \\ \sum \vec{F}_{ext} = M \vec{a}_{CM} \end{cases}$$



$$\begin{cases} Rf_s = I' a \\ M\vec{g} + \vec{f}_s + \vec{N} = M\vec{a}_{CM} \\ a_{CM} = \mathbf{a}R \end{cases}$$

$$\begin{cases} f_s = \frac{I' a_{CM}}{R^2} \\ Mg \sin \mathbf{J} - f_s = M a_{CM} \\ N - Mg \cos \mathbf{J} = 0 \end{cases}$$

Infine

$$a_{CM} = g \sin \mathbf{J} - \frac{f_s}{M} \quad \text{e} \quad f_s = \frac{I'}{R} \left(g \sin \mathbf{J} - \frac{f_s}{M} \right)$$
$$f_s \left(1 + \frac{I'}{MR^2} \right) = \frac{I'}{R^2} g \sin \mathbf{J} \quad \text{e} \quad f_s = \frac{I'}{I' + MR^2} g \sin \mathbf{J}$$
$$a_{CM} = g \sin \mathbf{J} \frac{MR^2}{I' + MR^2} \quad \text{costante} \Rightarrow \text{moto uniformemente accelerato}$$

Per i vari corpi

$f_s = \frac{1}{2} Mg \sin \mathbf{J}$	anello	$a_{CM} = \frac{1}{2} g \sin \mathbf{J}$
$f_s = \frac{1}{3} Mg \sin \mathbf{J}$	cilindro	$a_{CM} = \frac{2}{3} g \sin \mathbf{J}$
$f_s = \frac{2}{5} Mg \sin \mathbf{J}$	sfera cava	$a_{CM} = \frac{3}{5} g \sin \mathbf{J}$
$f_s^{MAX} = m_s Mg \cos \mathbf{J}$	strisciamento	$a_{CM} = g \sin \mathbf{J}$

In conclusione bisogna sottolineare che la **forza di attrito statico necessaria per il puro rotolamento non è necessariamente la massima forza di attrito statico.**

Inoltre **la sua direzione non è scontata**, infatti **f_s può avere verso concorde con il moto** nel caso in cui ci siano altre forze agenti sul corpo parallelamente al piano inclinato.