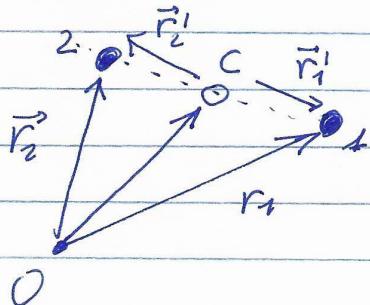


Sistemi di due corpi



m_1, m_2

Separiamo il vettore del c.d.m.
da quello rispetto al c.d.m.

vettore relativo delle particelle

Lo stesso del vettore relativo è comune

alla massa ridotta come in solo corpo

In S

$$\vec{r}_c = \frac{m_1 \vec{r}_1 + m_2 \vec{r}_2}{m_1 + m_2} \quad \vec{r} = \vec{r}_2 - \vec{r}_1$$

In S' con origine nel c.d.m.

$$\vec{r}'_1 = \vec{r}_1 - \vec{r}_c = -\frac{m_1 \vec{r}}{m_1 + m_2} ; \quad \vec{r}'_2 = \vec{r}_2 - \vec{r}_c = \frac{m_2 \vec{r}}{m_1 + m_2}$$

$$\text{massa ridotta } \mu = \frac{m_1 m_2}{m_1 + m_2} \quad (< m_1, m_2)$$

$$m_1 \vec{r}'_1 + m_2 \vec{r}'_2 = 0 \quad \vec{r}'_2 - \vec{r}'_1 = \vec{r}_2 - \vec{r}_1 = \vec{r}$$

Relazioni tra le posizioni delle 2 particelle rispetto al c.d.m.
e $\vec{r} = \vec{r}_2 - \vec{r}_1$

$$\text{In } S' \text{ (c.d.m.)} \quad \vec{r}'_1 = \vec{r}_1 - \vec{r}_c ; \quad \vec{r}'_2 = \vec{r}_2 - \vec{r}_c$$

Risolvendo le prime 2 eq. rispetto a \vec{r}_1 e \vec{r}_2 si ha

$$\vec{r}_1 = \vec{r}_c - \frac{m_2}{m_1 + m_2} \vec{r} ; \quad \vec{r}_2 = \vec{r}_c + \frac{m_1}{m_1 + m_2} \vec{r}$$

e quindi:

$$\vec{r}'_1 = -\frac{m_2}{m_1 + m_2} \vec{r} = -\frac{\mu}{m_1} \vec{r} ; \quad \vec{r}'_2 = \frac{m_1}{m_1 + m_2} \vec{r} = \frac{\mu}{m_2} \vec{r}$$

le due particelle stanno il c.d.m. sono allineate.

Supponiamo che S' abbia coordinate costante rispetto ad S .

$$\vec{v}_2' = \vec{v}_2 + \vec{v}_c \quad ; \quad \vec{a}_2' = \vec{a}_2 - \vec{a}_c$$

Vel. relativa e ~~esso~~ accel. relativa non dipendono dal moto di S e S' .

$$\vec{V} = \vec{v}_2 - \vec{v}_1 = \vec{v}_2' - \vec{v}_1' \quad , \quad \vec{a} = \vec{a}_2 - \vec{a}_1 = \vec{a}_2' - \vec{a}_1'$$

$$\vec{v}_1' = -\frac{\mu \vec{v}}{m_1} \quad ; \quad \vec{v}_2' = \frac{\mu \vec{v}}{m_2}$$

$$\vec{a}_1' = -\frac{\mu \vec{a}}{m_1} \quad ; \quad \vec{a}_2' = \frac{\mu \vec{a}}{m_2}$$

N.B. Le S' le vel. e accel. hanno stessa direzione ma verso opposti
(vel. relativi). I loro moduli.

$$\frac{v_2'}{v_1'} = \frac{m_1}{m_2} = \frac{\vec{a}_2'}{\vec{a}_1'}$$

Le q.d.m. sono uguali e opposte

$$\vec{q}_1' = m_1 \vec{v}_1' = -\mu \vec{v} \quad ; \quad \vec{q}_2' = m_2 \vec{v}_2' = \mu \vec{v} = \cancel{\vec{q}_1'} \quad \vec{q}' = 0$$

quindi in S' la q.d.m. totale $\vec{Q}' = 0$.

Eur. cinetica in S'

$$\begin{aligned} K' &= \frac{1}{2} m_1 \vec{v}_1'^2 + \frac{1}{2} m_2 \vec{v}_2'^2 = \frac{q_1'^2}{2m_1} + \frac{q_2'^2}{2m_2} = \\ &= \left(\frac{q_1'^2}{2m_1} + \frac{q_2'^2}{2m_2} \right) = \frac{q'^2}{2\mu} = \frac{1}{2} \mu v^2 \end{aligned}$$

cioè è la stessa di un punto ruibile con massa μ e
vel. pari alla vel. relativa.

Energia cinetica del moto relativo

$$\frac{k_1'}{k'} = \frac{m_2}{m_1+m_2} \quad ; \quad \frac{k_2'}{k'} = \frac{m_1}{m_1+m_2} \quad ; \quad \frac{k_2'}{k_1'} = \frac{m_1}{m_2}$$

Se uno dei due corpi ha massa molto maggiore dell'altro
si muove con vel. est est. cinetica molto minore.

$$M = \frac{m_1 m_2}{m_1 + m_2} = \frac{m_2}{1 + \frac{m_2}{m_1}} \approx m_2 \quad (m_2 \ll m_1)$$

Per il moto terreno del centro di massa (per due corpi).

$$\vec{P}_0 = \vec{P}_c + \vec{r}_c \times (m_1 + m_2) \vec{v}_c$$

$$\begin{aligned} & \uparrow \\ & \text{momento angolare} \\ & \text{rispetto al c.d.m. est è cost. del Ref. (S o S')} \end{aligned}$$

$$\vec{P}'_c = \vec{P}_c = \vec{r} \times \mu \vec{v}$$

$$\begin{aligned} \text{Infatti: } \vec{P}_c &= \vec{P}'_c = \vec{r}_1' \times m_1 \vec{v}_1' + \vec{r}_2' \times m_2 \vec{v}_2' = \\ &= (\vec{r}_2' - \vec{r}_1') \times \mu \vec{v} = \vec{r} \times \mu \vec{v} \end{aligned}$$

Moto relativo dei due corpi

Riconducibile ad un punto con massa M . Forze interne.

Comunano con un sistema isolato

Nel sistema inerziale S si ha

$$\vec{f}_{1(2)} = m_1 \vec{a}_1 ; \quad \vec{f}_{2(1)} = m_2 \vec{a}_2$$

$$1 \rightarrow 2 \qquad \qquad \qquad 2 \rightarrow 1$$

$$\vec{f}_{1(2)} = -\vec{f}_{2(1)} \equiv -\vec{f}$$

$$\vec{a}_2 = \vec{f}/m_2 ; \quad \vec{a}_1 = \vec{f} - \vec{f}/m_1 \quad \vec{a} = \vec{a}_2 - \vec{a}_1$$

da cui si ottiene per il moto relativo

$$\vec{a} = \frac{d^2 \vec{r}}{dt^2} = \left(\frac{1}{m_1} + \frac{1}{m_2} \right) \vec{f} = \frac{\vec{f}}{\mu} \Rightarrow \vec{f} = \mu \vec{a}$$

In molti casi \vec{f} dipende solo da r

$$\vec{f} = f(r) \hat{u}_r \quad \text{dove } r \text{ è analogo a quello di}$$

~~Per un R.p. orbitale circolare dell'ess. meccanico e del~~
~~movimento angolare rispetto al centro -~~

Se $M_1 \gg M_2$, il c.d.m. è vicino a S^* , S^* muove con S' e $\mu \approx \mu_2$
 Ferma u_{12} , Salvo u_1 ,

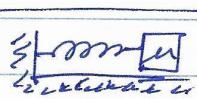
→ si muore come si muovrebbe, in un ref orbitale S^*
 ma punto di avvicinamento nel campo gravitazionale con origine
 nel Sole

Due corpi allegati da una molla

Velocità iniziali dirette lungo il lato
 della molla -

Il c.d.m. si muove con $\vec{v} = \vec{v}_c$

$$O \xrightarrow{\vec{v}_1 \text{ verso } \vec{v}_2}$$



$\xi = (x_2 - x_1) - l_0$ allungamento molla

$$\vec{f} = \mu \vec{a} \rightarrow \frac{d^2 \xi}{dt^2} + \frac{k \xi}{\mu} = 0 \quad (\text{oscillazione armonica})$$

$$\xi = A \cos(\omega_0 t + \varphi_0) ; \quad \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{\mu}}$$

Il moto relativo è quindi oscillatorio

L'energia potenziale interna è causata dal moto. L'energia interna è

$$E^{(2)} = \vec{f} \cdot d(\vec{r}_2 - \vec{r}_1) = -k \xi d\xi = -d \left(\frac{k \xi^2}{2} \right) = -dV$$

$$V_{12}^{(2)} = \frac{k \xi^2}{2} = \frac{k \left[(x_2 - x_1) - l_0 \right]^2}{2}$$

Blocchi + molle a $t=0$ le molle sono i deformati

a $\vec{V}_2(\omega) = v_0 \vec{i}$ mentre (1) è fermo

$$\text{a } t=0 \quad V_c = \frac{m_2 \vec{v}_2}{m_1 + m_2} = \frac{m_2 v_0}{m_1 + m_2} \vec{i} = \underline{\text{cost}} \quad ; \quad X_c(\omega) \text{ a } t=0$$

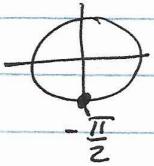
$$X_c(t) = X_c(0) + V_c t$$

Moto relativo

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{r}(0) = l_0 \vec{i} \rightarrow \underline{\xi(0) = 0} \\ \vec{v}(0) = v_0 \vec{i} \rightarrow \underline{\left(\frac{d\xi}{dt}\right)_0 = v_0} \end{array} \right.$$

$$\xi = A \cos \varphi$$

$$\frac{d\xi}{dt} = -A \sin \varphi$$



quindi adattiammo l'oscillazione armonica

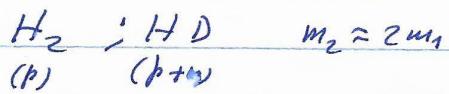
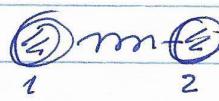
$$\varphi = -\frac{\pi}{2} \quad ; \quad A = \frac{v_0}{\omega}$$

$$\rightarrow X = l_0 + \frac{v_0}{\omega} \sin(\omega t)$$

$$(da X_1' = X_1 - X_c \text{ e.t.})$$

$$\left\{ \begin{array}{l} X_2(t) = X_c(t) + \frac{m_1}{m_1 + m_2} \left(l_0 + \frac{v_0}{\omega} \sin(\omega t) \right) \\ X_1(t) = X_c(t) - \frac{m_2}{m_1 + m_2} \left(l_0 + \frac{v_0}{\omega} \sin(\omega t) \right) \end{array} \right.$$

Molecole binarie



$$\nu = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{k}{\mu}}$$

$$H_2 \rightarrow \mu_{H_2} \approx \frac{m_p}{2}$$

~~HD~~ $m_D \approx m_1 + m_2 \approx 2m_p$

$$\mu_{HD} \approx \frac{2}{3} m_p$$

$$\frac{\nu_{HD}}{\nu_{H_2}} = \sqrt{\frac{\mu_{H_2}}{\mu_{HD}}} \approx \sqrt{\frac{3}{4}}$$

Se il sistema non è isolato può essere molto più complicato.

L'equazione: causale esterna unipolare

analoga a due corpi in un Rifer. accelerante soggetto ad una Ref. ineriale -

Corpo gravitazionale sui due corpi

$$\begin{cases} M_2 \vec{a}_2 = \vec{f}_{2(1)} + M_2 \vec{g} \equiv \vec{F} + M_2 \vec{g} \\ M_1 \vec{a}_1 = \vec{f}_{1(2)} + M_1 \vec{g} \equiv -\vec{f} + M_1 \vec{g} \end{cases}$$

dividendo la prima per M_2 e la seconda per M_1 e sottraendo

$$\vec{a} = \vec{a}_2 - \vec{a}_1 = \frac{\vec{F}}{m}$$

che è la stessa di un sistema isolato -

La differenza è nel segno del c.d.m.

Due corpi interagiscono tra loro con l'attrazione gravit. \vec{f} ma sul corpo ② agiscono anche forze esterne

$$\begin{cases} M_2 \vec{a}_2 = \vec{f}_{2(1)} + \vec{f}^* = -G \frac{M_1 M_2}{r^3} \vec{r} + \vec{f}^* \\ M_1 \vec{a}_1 = \vec{f}_{1(2)} = G \frac{M_1 M_2}{r^3} \vec{r} \end{cases}$$

dividendo M_2 e M_1 e sottraendo

$$\vec{a} = \vec{a}_2 - \vec{a}_1 = -G \frac{(M_1 + M_2)}{r^3} \vec{r} + \frac{\vec{f}^*}{M_2}$$

$$\vec{a} = \frac{d^2 \vec{r}}{dt^2} \rightarrow \text{eq. diff. (vettoriale) non omogenea del moto relativo}$$

In generale le 3 eq. scalari si devono integrare numericamente -

Fenomeni d'urto

Intervento fondamentale di collisioni tra particelle

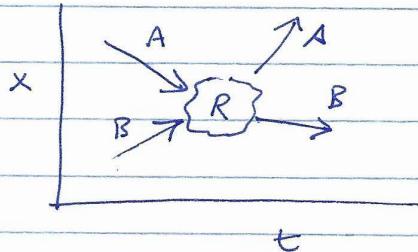
Rutherford (1901) scoperta del nucleo dell'atomo

Angoli ed energie e masse particelle che si formano -

[Ma pell-mell da pug-pug e locomotive]

Se A e B iniziali restano lo stessi \rightarrow diffusione } collisione

Se diverse \rightarrow reazione



In genere accanto Mecc. Quant. c'è
Relatività ma alcuni principi di
conservazione generale (energia e q.d.m.)
sono deducibili anche classicamente

Urto: forze elevate per tempi brevi

Bilancio, autoimbalzi-mutanti, pelle e cuasse, ferri e etc
stato iniziale (prima) e stato finale (dopo)

Nella zona di interazione R il sistema è assorbita isolato -

In un istante inestraile si ha la conservazione della:

- quantità di moto
- momento angolare
- energia

Conservazione di quantità di moto nelle urti

$$\Delta t = t_f - t_i$$

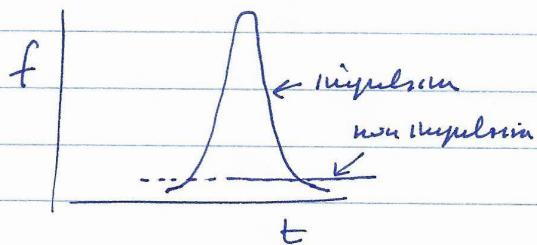
$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{J}_1 = \Delta \vec{q}_1 = \vec{\Delta q}_1^{(n)} + \vec{\Delta q}_1^{(e)} = \int_{t_i}^{t_e} \vec{f}_1^{(n)} dt + \int_{t_i}^{t_f} \vec{f}_1^{(e)} dt \end{array} \right.$$

$$\left. \begin{array}{l} \vec{J}_2 = \Delta \vec{q}_2 = \vec{\Delta q}_2^{(n)} + \vec{\Delta q}_2^{(e)} = \int_{t_i}^{t_e} \vec{f}_2^{(n)} dt + \int_{t_i}^{t_f} \vec{f}_2^{(e)} dt \end{array} \right.$$

Se le forze esterne non sono impulsive si possono trascurare.
(in aumento di velocità)

$$\vec{f}_{1(2)} = \vec{f}_{2(1)} \Rightarrow \Delta \vec{q}_1 \approx -\Delta \vec{q}_2 \Rightarrow \Delta \vec{Q} \approx 0$$

Per il bilancio la quantità è non impulsiva ma le reazioni
veloci sono impulsive.



Esempio: palla da Baseball $m = 140 \text{ g}$ $v_0 = 30 \text{ m/s}$ orizzontale

Colpita dalla mazza $v_f = 40 \text{ m/s}$ anche verso l'alto - 30 gradi.

L'urto dura $\Delta t = 2 \text{ ms}$

Determinare \vec{J} ricevuto nell'urto

$$\vec{J} = m \vec{v}_f - m \vec{v}_0 = m(v_f \cos \frac{\pi}{6} + v_0) \vec{i} + m v_f \sin \frac{\pi}{6} \vec{j}$$

$$J = m \sqrt{v_f^2 + v_0^2 + 2 v_f v_0 \cos \frac{\pi}{6}} = 9.47 \text{ kg m/s}$$

Il valore medio della forza F_{m}

$$\vec{J} = \int_0^{\Delta t} \vec{F} \cdot dt \approx \vec{F}_{\text{m}} \Delta t$$

$$F_{\text{m}} = \frac{J}{\Delta t} = 4736 \text{ N} \gg m g = 1.4 \text{ N}$$

In generale quindi se si mette in moto e forze esterne non
impulsive $\vec{Q}(t_f) = \vec{Q}(t_0)$

Se uno dei corpi muolto le reazioni proprie essere irripetute e la conservazione della q.d.m. non c'è garantita.

Analogamente per la conservazione del momento angolare \vec{P} .

$$\vec{P}(t_2) \approx \vec{P}(t_1)$$

Si conserva anche per sistemi irripetuti con movimento nullo
Quindi negli istanti ha sistemi muolati n' più conserva il
momento angolare ma non la q.d.m.

Energia

Normalmente, dato che si parla il lavoro delle forze esterne
è misurabile \rightarrow Si conserva l'energia proprio

Non necessariamente l'energia cinetica dei corpi interagenti.

Urto elastico: si conserva l'energia cinetica.

Urto anelastico: non si conserva energia.

22/04

Urti: limitazioni dovute alle leggi di conservazione

Sistema isolato e Ref. iniziale S

Conservazione di \vec{Q} , \vec{P} e dell'ener. totale

Per la q.d.m. \rightarrow conservazione v_c e quindi en-cinetiche

del c.d.m. $K_C = \frac{1}{2} M v_c^2$ resta costante.

Il carattere elastico ($K = K^i + K_C = \text{cost}$) o anelastico dipende dalla conservazione di K^i (en-cinetiche in S' rispetto al c.d.m.)

In generale le condizioni iniziali non sono sufficienti per una descrizione completa. Ma se si conosce la vel. di c.m. delle particelle dopo l'urto allora si può ricavare tutto.

* Ma con scambi: diffusione elastica di due particelle identiche.

Una particella è inizialmente ferma nel lab.

Per la conserv. della q.d.m.

$$\vec{q}_{1i} + \vec{0} = \vec{q}_{1f} + \vec{q}_{2f} \rightarrow q_{1i}^2 = q_{1f}^2 + q_{2f}^2 + 2 \vec{q}_{1f} \cdot \vec{q}_{2f}$$

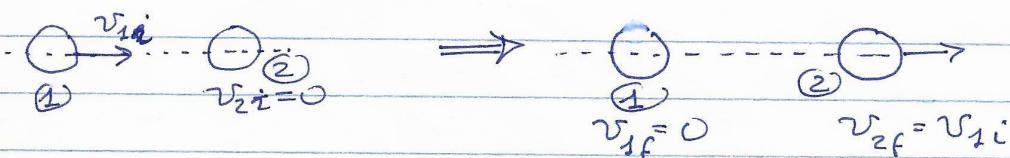
ma per la conserv. dell'en-energia cinetica

$$\frac{q_{1i}^2}{2m} = \frac{q_{1f}^2}{2m} + \frac{q_{2f}^2}{2m} \rightarrow q_{1i}^2 = q_{1f}^2 + q_{2f}^2$$

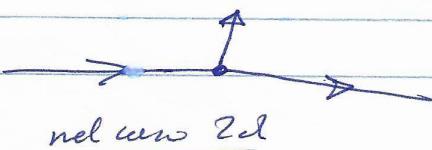
che significa che il prodotto scalare deve essere zero

\rightarrow Le q.d.m. finali devono essere 1 oppure una delle due = 0.

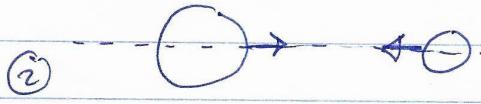
$$\rightarrow \vec{q}_{2f} = \vec{q}_{1i} \rightarrow \text{urti unidimensionali}$$



i.e. bilancio



Urto unidimensionale (tutto è ricevibile dallo stato iniziale)



Urto elastico unidimensionale

Urto centrale - moto lungo la tangente
dei c.d.m.



$$\begin{cases} \frac{1}{2}m_1 v_{1i}^2 + \frac{1}{2}m_2 v_{2i}^2 = \frac{1}{2}m_1 v_{1f}^2 + \frac{1}{2}m_2 v_{2f}^2 \\ m_1 v_{1i} + m_2 v_{2i} = m_1 v_{1f} + m_2 v_{2f} \end{cases}$$

Due equazioni e due incognite v_{1f} e v_{2f}

Le soluzioni sono circolari

$$\begin{cases} v_{1f} = \frac{(m_1 - m_2)v_{2i} + 2m_2 v_{2i}}{m_1 + m_2} \\ v_{2f} = \frac{(m_2 - m_1)v_{2i} + 2m_1 v_{2i}}{m_1 + m_2} \end{cases}$$

$$\text{se } m_1 = m_2 \rightarrow \begin{cases} v_{1f} = v_{2i} \\ v_{2f} = v_{2i} \end{cases}$$

$$\begin{aligned} m_1(v_{1i}^2 - v_{1f}^2) &= m_2(v_{2f}^2 - v_{2i}^2) \\ m_1(v_{1i} - v_{1f})(v_{1i} + v_{1f}) &= m_2(v_{2f} - v_{2i})(v_{2f} + v_{2i}) \\ m_1(v_{1i} - v_{1f}) &= m_2(v_{2f} - v_{2i}) \end{aligned}$$

$$v_{1i} + v_{1f} = v_{2i} + v_{2f}$$

$$v_{1f} = v_{2f} + v_{2i} - v_{1i}$$

sostituendo nelle eq
di conservazione del

momento della q.d.m.
si ottengono v_{1f} e v_{2f}

Le due partecipanti risucchiano le velocità

Quando uno è fermo $v_{2i} = 0$

$$v_{1f} = \frac{m_1 - m_2}{m_1 + m_2} v_{1i} ; v_{2f} = \frac{2m_1}{m_1 + m_2} v_{1i}$$

Il bersaglio procede in avanti se $m_1 > m_2$ altrimenti
rimbalza all'indietro

In genere c'è un trasferimento sia di q.d.m.
che di energia

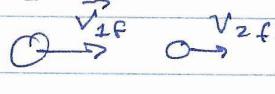
Urto centrale elastico

$$K_{2f} = \frac{1}{2} m_2 v_{2f}^2 = \frac{4m_1^2 m_2}{(m_1 + m_2)^2} K_{1i} = f K_{1i}$$

$$f = \frac{4m_1 m_2}{(m_1 + m_2)^2}$$

$$K_{1f} = \frac{1}{2} m_1 f v_{1f}^2 = \left(\frac{m_1 + m_2}{m_1 + m_2} \right)^2 K_{1i} = (1-f) K_{1i}$$

(f) $m_1 > m_2$



(f) $m_1 < m_2$



f = frazione di energia cinetica iniziale trasferita

Ad esempio nei reattori nucleari termici viene frenato

✓ neutroni veloci per aumentare la prob. che interagisca con altre fermioni - Reazione a catena

Moderatori leggeri: H o D con massa simile a m_n

$$m_2 = m_1 \rightarrow f = 1$$

$$m_2 = 2m_1 \rightarrow f = 8/9$$

$$m_2 = 206 m_1 \rightarrow f = 0.02$$

Se il corpo ferito ha massa molto grande $m_2 \gg m_1$

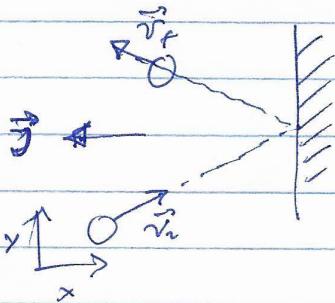
$$\begin{cases} v_{1f} \approx -v_{1i} \\ v_{2f} \approx 0 \end{cases}$$

Il corpo rimbalza all'indietro con velocità opposta
quella iniziale -

Urb. semplici nel piano

In generale si deve conoscere i dettagli della collisione.
Le leggi di conservazione non bastano.

Alcuni casi semplici: Urb contro una parete.



Non c'è trasferimento di en. cinetica
perché la parete è $M \gg m$.
Urb elastico - Lavoro delle forze esterne
del sistema: $\sum \text{pelle} + \text{muore} = 0$

$$\Delta \vec{q} = \vec{j} = -\Delta \vec{Q} \Rightarrow \begin{cases} m(v_{fx} - v_{ix}) = J_x = -M V_{fx} \\ m(v_{fy} - v_{iy}) = J_y = -M V_{fy} = 0 \end{cases}$$

↑ ↑
pelle muore

N.B.: La forma di reazione nucleare è 1 al muore.

Per la conservazione dell'en. cinetica totale

$$m \frac{v_i^2}{2} - m \frac{v_f^2}{2} = M \frac{V_f^2}{2} = \frac{J^2}{2M} = \frac{m^2 (v_{ix}^2 - v_{fx}^2)}{2M}$$

$$\text{Essendo } V_{fx} = \frac{m}{M} v_{ix}$$

$$m \frac{v_i^2}{2} - m \frac{v_f^2}{2} = m \left(\frac{v_{ix}^2}{2} - \frac{v_{fx}^2}{2} \right) = m (v_{ix} - v_{fx}) \frac{v_{ix} + v_{fx}}{2}$$

dai cui si ottiene

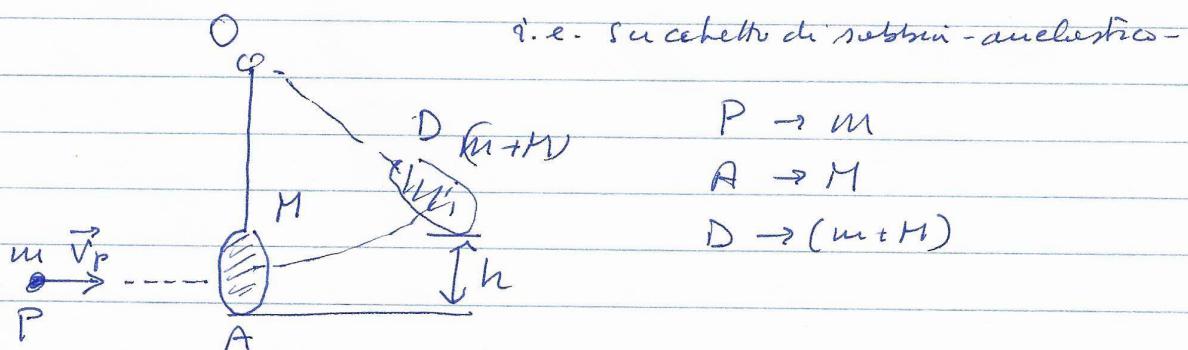
$$v_{fx} = \frac{\frac{m}{M} - 1}{\frac{m}{M} + 1} v_{ix}$$

$$\text{essendo } m \ll M \rightarrow v_{fx} \approx -v_{ix} \text{ e quindi } |v_f| \approx |v_i|$$

Si riverte il segno della componente normale a muore
mentre quella tangenziale è inalterata.

Orbi completamente anelastici: fendolo balistico

Per minimizzare in modo semplice la vel. di un proiettile.



Nell'urto i momenti rispetto al polo D del peso e della reazione normale della corda sono nulli. quindi il momento angolare si conserva per $D = P + A$

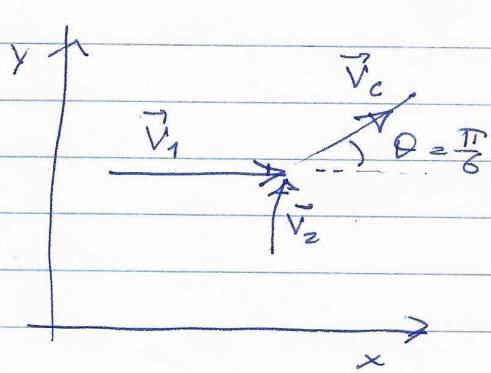
$$\vec{r} \times m \vec{v}_p = \vec{r} \times (m+M) \vec{v}_D \rightarrow v_D = \frac{m}{m+M} v_p$$

Dopo l'urto l'unica forza che compie lavoro è la gravità che è conservativa per cui l'energia meccanica di D si conserva

$$\frac{1}{2} (m+M) v_D^2 = (m+M) g h$$

e sostituendo $v_p = (1 + \frac{M}{m}) \sqrt{2gh}$

Caso bidimensionale anelastico: urto tra automobili



$$A_1 \quad m_1 = 1000 \text{ kg} \quad v_1 = (?)$$

$$A_2 \quad m_2 = 1200 \text{ kg} \quad v_2 = 80 \text{ km/h}$$

Dopo l'urto procediamo misurando la velocità v_c la cui direzione è data.

Orbi completamente anelastico non ha q.d.m. totale ni conserva

Per le componenti x e y abbiamo

$$\begin{cases} M_1 v_1 = (M_1 + M_2) v_c \cos \theta \\ M_2 v_2 = (M_1 + M_2) v_c \sin \theta \end{cases}$$

dividendo membro a membro

$$v_1 = v_2 \frac{M_2}{M_1} \cot \theta, \text{ da cui } \cot \theta = \frac{\pi}{8} \rightarrow v_1 = 166 \text{ km/h}$$

$$\text{e inoltre } v_c = 87 \text{ km/h}$$

Le dimensioni di un. cinetica (m - di deformazione & e calore) è

$$K_f - K_i = \frac{1}{2} (M_1 + M_2) v_c^2 - \left(\frac{1}{2} M_1 v_1^2 + \frac{1}{2} M_2 v_2^2 \right) = -717 \text{ KJ}$$

Collissione fra due corpi in moto relativo

Sistema S' nel c.d.m.

Sistema isolato : rispetto al S si ha conservazione di \vec{Q}, \vec{P} ed energia.

Il c.d.m. muove con vel. cost. in S e quindi anche S' è inerziale. Queste grandezze si conservano quindi anche in S' anche se con valori diversi.

In generale $\vec{Q} \neq 0$ ma somma $\vec{Q}' = 0$ e quindi anche in S'

$$\Delta \vec{Q}' = \Delta \vec{q}_1' + \Delta \vec{q}_2' = 0$$

Ciascuna variazione di q.d.m. è uguale rispetto al Ref.

$$\Delta \vec{q}_i' = \Delta \vec{q}_i = \vec{J}_i \quad (i=1,2)$$

L'angolo trasfuso \vec{J} è quindi uguale rispetto del Ref.

$$\vec{J} \equiv \vec{J}_2 = -\vec{J}_1$$

Dimostrazione che l'angolo trasfatto è sommato del Ref

s, s', v_c

$$\vec{q}_i = \vec{q}'_i + m\vec{v}_c \quad ; \quad \vec{q}_f = \vec{q}'_f + m\vec{v}_c$$

$$\Delta \vec{q} = \vec{q}_f - \vec{q}_i = \vec{q}'_f - \vec{q}'_i = \Delta \vec{q}'$$

La stessa risolta è costante nella diffusione

L'angolo trasfatto aumenta con la variazione della vel. relativa.

Ricordiamo che

$$\vec{q}'_i = m_1 \vec{v}'_i = -\mu \vec{v} \quad ; \quad \vec{q}'_f = m_2 \vec{v}'_f = \mu \vec{v}$$

quindi

$$\vec{j} = \Delta \vec{q}'_e = -\Delta \vec{q}'_i = \mu (\vec{v}_f - \vec{v}_i)$$

Se l'angolo trasfatto è fisso la velocità relativa è v_c assorbita

La conseguenza di \vec{Q} significa che anche K_c (è un elastico) sarà costante.

La minutiaria di K' è uguale al loro appiattimento delle forze interne

Vel. elastici: forze interne sono conservative. Sono nulle la variazione dell'en. pt. interna e dell'en. esterna

$$\Delta K = \Delta K' \quad \Delta K' = L^{(2)} = -\Delta V^{(2)} \Rightarrow \Delta (K' + V^{(2)}) = \Delta V = 0$$

Dunque l'elastico non deforma una sua volta terminata ripristina la configurazione iniziale.

Grado di (an) elasticità dell'elastico: variazioni di K' .

In fina nucleare

$$Q^* = \Delta K' = K'_f - K'_i$$

endoenergética $Q^* < 0$; esoenergética $Q^* > 0$

elástica $Q^* = 0$

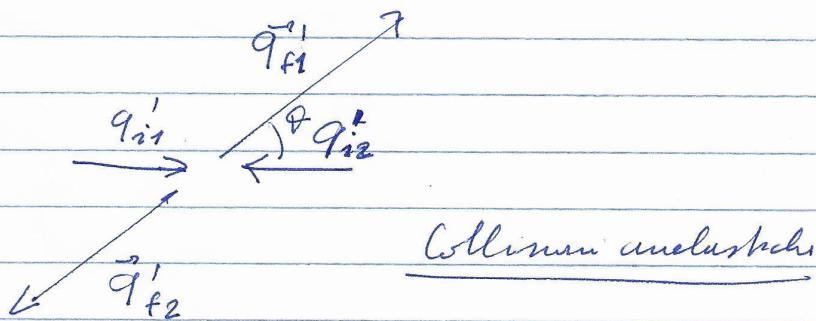
Collissioni elastiche

$K' = \text{cost}$ quindi $K' = \frac{1}{2} \mu v^2$ anche v (in modulo)

vel. relativa è costante $\rightarrow v_1 = v_f$

Quindi nel ref del c.d.m. i moduli delle vel (v_1' e v_2') e le en. cinetiche delle singole particelle (K_1' e K_2') non cambiano in un'collusione elastica.

Anche i vettori \vec{q}_1' e \vec{q}_2' restano uguali e opposti una posso ruotare \rightarrow distribuzione angolare



Cambia il modulo q' delle q.d.m. dei corpi:-

Endeognetra: q' diminuisce

Esogenetra: q' aumenta

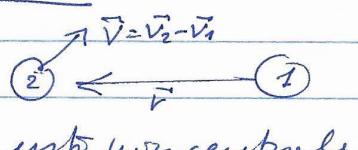
Uti. conglutinanti anelastici: ($K_f' = 0$) le particelle sono ferme rispetto al c.d.m. e si comportano come una sfera elastica

In questo caso lo stato iniziale e la conservazione della q.d.m. determinano completamente lo stato

Mai maggiore diminuzione dell'en. cinetica

$$\Delta K_e^2 - K_2' = -\frac{1}{2} M v^2 = -\frac{1}{2} \frac{m_1 m_2}{(m_1 + m_2)} |\vec{v}_1 - \vec{v}_2|^2$$

Moto relativo e urti centrati elastiche



dirittori assiale \vec{V} coincide con \vec{r}
 \uparrow rel. velocità

La forma di interazione è sempre $\propto \vec{r}^0$ quindi Vel e \vec{r} si
 mantengono paralleli. e così pure \vec{j} .

La vel. relativa subisce variazioni solo lungo questa
 direzione. Se l'anti è elastico $\vec{v}_f = -\vec{v}_i$

$$\vec{j} \parallel \vec{v}_i \rightarrow \vec{j} = \alpha \mu \vec{v}_i$$

$$\vec{v}_f = \vec{v}_i + (\vec{j}/\mu) = (1+\alpha) \vec{v}_i \quad \text{se elastico} \quad |v_f| = |v_i|$$

$$\text{e quindi} \quad |1+\alpha| = 1 \rightarrow \alpha = -2 \rightarrow \boxed{v_f = -v_i}$$

Velocità dei due corpi nello stato finale -

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{v}_{1i} - \vec{v}_{2i} = \vec{v}_{1f} - \vec{v}_{2f} \\ m_1 \vec{v}_{1i} + m_2 \vec{v}_{2i} = m_1 \vec{v}_{1f} + m_2 \vec{v}_{2f} \end{array} \right. \quad \left[\vec{v} = \vec{v}_2 - \vec{v}_1 = \vec{v}'_2 - \vec{v}'_1 \right]$$

28/04/2016

da cui

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{v}_{2f} = \frac{(m_1 - m_2) \vec{v}_{1i} + 2m_2 \vec{v}_{2i}}{m_1 + m_2} \\ \vec{v}_{1f} = \frac{(m_2 - m_1) \vec{v}_{2i} + 2m_1 \vec{v}_{1i}}{m_1 + m_2} \end{array} \right.$$

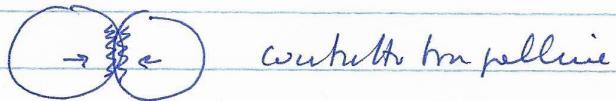
Queste relazioni valgono anche nel caso di interazioni a contatto
 tra corpi esterni non notati. come ad esempio da biliardo.

→ Coefficiente di anelasticità

Anche nel biliardo il "rumore" corrisponde ad una certa
 anelasticità -

Anelasticità: rapporto tra i moduli di q'_f e q'_i delle q.d.m.
 nel risparmio del c.d.m.

Coeff. di anelasticità $\epsilon = \frac{q'_f}{q'_i}$
 (restituzione)



mutuo impellone

Inquinato deformazione J_d

Inquinato restituzione J_r

$$\epsilon = \frac{q'_f}{q'_i} = \frac{J_r}{J_d} \quad \text{in genere } J_r < J_d \Rightarrow \epsilon < 1$$

$\epsilon = 1$ n't perfettamente elastico

In un n't elastico la vel. relativa accosta segno opposto a
 dopo l'urto.

Per un elastico si può scrivere

$$\vec{q}'_f = \mu \vec{V}_f = -\mu \vec{V}_i = -\vec{q}'_i$$

estensione agli n't anelastici

$$\vec{q}'_f = -\epsilon \vec{q}'_i \Rightarrow \vec{V}_f = -\epsilon \vec{V}_i$$

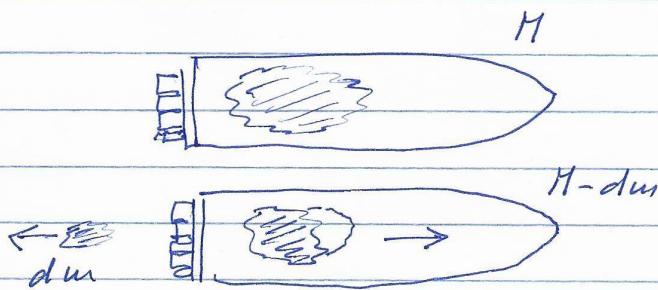
la vel. relativa dopo l'urto ha quindi modulo inferiore $-\epsilon < 1$

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{V}_{1f} - \vec{V}_{2f} = -\epsilon (\vec{V}_{1i} - \vec{V}_{2i}) \\ m_1 \vec{V}_{1i} + m_2 \vec{V}_{2i} = m_1 \vec{V}_{1f} + m_2 \vec{V}_{2f} \end{array} \right. \quad \left\{ \begin{array}{l} \vec{V}_{1f} = \frac{(m_1 - \epsilon m_2) \vec{V}_{1i} + m_2 (1 + \epsilon) \vec{V}_{2i}}{m_1 + m_2} \\ \vec{V}_{2f} = \frac{(m_2 - \epsilon m_1) \vec{V}_{2i} + m_1 (1 + \epsilon) \vec{V}_{1i}}{m_1 + m_2} \end{array} \right.$$

In un n't anelastico ha segno opposto relazione di incidenza

$$\Delta k = -\frac{1}{2} \frac{m_1 m_2}{(m_1 + m_2)} (1 - \epsilon^2) |\vec{V}_{1i} - \vec{V}_{2i}|^2$$

Moto dei razzi - Sistemi a massa variabile



Forza netta: variazione della q.d.m. delle singole parti

Razzo: propulsione a reazione

Espulsione ad altra velocità dei prodotti di combustione del propellente [tecnicamente anche l'auto è a massa variabile] conosciuta la quantità di gas espulso e la velocità si può determinare la forza di spinta anche se non conosce i dettagli della combustione.

Sistema: razzo + gas uscito

$$dm = -dM > 0$$

$$\text{la q.d.m. totale è } \vec{Q}(t) = M(t) \vec{v}(t)$$

vel in S terrestre

\vec{u} = vel. delle particelle espulse rispetto ad un ref. solido

con il razzo. Indipendente vel. del razzo $\vec{u} = \text{cost}$

Nel Rdf terrestre S a $t+dt$

$$\vec{v}(t+dt) = \vec{v}(t) + d\vec{v}$$

\uparrow
vel

$$\vec{v}^* = \vec{v}(t+dt) + \vec{u} = \vec{v}(t) + d\vec{v} + \vec{u}$$

\uparrow
gas espulso

$$\vec{Q}(t+dt) = [M(t) - dm](\vec{v} + d\vec{v}) + dm(\vec{v} + d\vec{v} + \vec{u})$$

$$d\vec{Q} = \vec{Q}(t+dt) - \vec{Q}(t) = M d\vec{v} + \vec{u} dm$$

$$\mathcal{I}^a = \text{ey. centrale} \quad d\vec{Q} = \vec{F}^{(a)} dt$$

$M(t)$

$$d\vec{Q} = M d\vec{V} + \vec{u} dM = \vec{F}^{(e)} dt \Rightarrow$$

$$M(t) M \frac{d\vec{V}}{dt} = \vec{F}^{(e)} - \vec{u} \frac{dM}{dt} = \vec{F}^{(e)} + \vec{S}$$

$$\text{Porta di spinta} \quad \vec{S} = -\vec{u} \frac{dM}{dt} = \vec{u} \frac{dM}{dt}$$

Se n'accerca $M(t)$ si può ricavare l'accelerazione

Se $\vec{F}^{(e)}$ diminuisce a grada dei mesi t si può considerare questo agente solo un M costante.

Equazione simile alla dinamica di un punto.

(a) $\vec{F}^{(e)} \approx 0$ e \vec{u} direzione costante coincidente con \vec{v}_0 iniziale

$$\vec{V} = v_0 \vec{i}, \vec{u} = -\mu \vec{i}$$

Il razzo accelera solo a causa della forza di spinta $S \parallel \vec{i}$.

\rightarrow 1-d problema \rightarrow moto rettilineo

$$M(t) \frac{dr}{dt} = \mu \frac{dm}{dt} = -\mu \frac{dM}{dt}$$

$$at=0 \quad M(t)=M_0 \quad M_f \text{ non finale}$$

$$dv = -\mu \frac{dM}{M} \rightarrow \int \rightarrow v_f - v_0 = -\mu \ln \frac{M_f}{M_0}$$

$$v_f = v_0 + \mu \ln \frac{M_0}{M_f}$$

M_c = massa complessiva del carburante, M_u = massa del razzo a vuoto

$$M_0 = M_c + M_u \quad ; \quad M_f = M_u$$

$$v_{max} = v_0 + \mu \ln \left(1 + \frac{M_c}{M_u} \right)$$

(173)

Quando per aumentare V_{MAX} conviene aumentare
il σv_0 piuttosto che M_f/M_0 .

$$M \approx 2-4 \text{ km/sec}$$

Per aumentare v_0 nutre a molti studi

In assenza di $F^{(e)}$, il valore di V_{MAX} è indipendente
dalla velocità con cui si consuma il combustibile.

(b) Ciclo gravitazionale

Si consumano attriti e ~~vel~~ del gassino nel gas espulso.

$$F^{(e)} = M \vec{g} \quad \frac{d\vec{V}}{dt} = \vec{g} + \frac{\vec{u}}{M} \frac{dM}{dt} \quad (\vec{u}, \vec{g} \text{ costanti})$$

$$\int \rightarrow \vec{V}_f = \vec{V}_0 + \vec{u} \ln \frac{M_f}{M_0} + (t - t_0) \vec{g}$$

$$\vec{V}_0 = 0, \vec{u} \text{ verticale}$$

La vel a t_f è anche verticale ma dritta verso l'alto
e con modulo

$$v_f = u \ln \frac{M_0}{M_f} - (t_f - t_0) g$$

In questo caso conviene bruciare rapidamente il
combustibile perché, più breve è $(t_f - t_0)$ più alto è
la vel. finale raggiunta.

Corpi Rigidi (solidi)

G. gradi di libertà: O.R con le eq. cinematiche -

Le vel. dei vari punti sono definite dalla vel. del c.d.m.
e dalla vel. angolare -

→ Composizione di traslazioni e rotazioni attorno ad un asse opportuno

O.d.m. + Momento angolare -

Rotazioni - momenti di inerzia

Eq. cinematiche

Sistemi rigidi con asse fermo -

In combenzione traslazionale e rotazionale

Lavoro

Statica, uscita, rotolamento

Cenni di teoria dell'elastica

Sistema rigido

Corpi indeformabili in cui le distanze fra coppe di punti restano invariate → C.d.m. anche invariato rispetto ad ogni punto -

N.B.: nulla è assolutamente rigido - deformazioni elastiche - vibrazioni.

→ Schematizzazione: grande vantaggio per lo studio del moto

G. gradi di libertà = eq. cinematiche -

La posizione nello spazio è finita se si conoscono le coordinate di 3 punti non allineati → Teorema di Cartesio

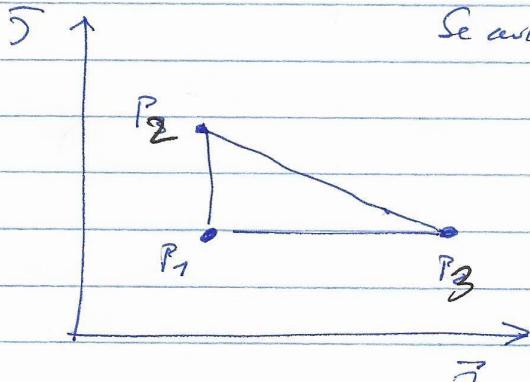
Costruire dell'origine e i cenni dinamici degli uni della terza. Sono 9 ma solo 3 indipendenti.

Mot di una terza cartesiane rispetto ad un'altra.

(3 punti)

 P_1, P_2, P_3

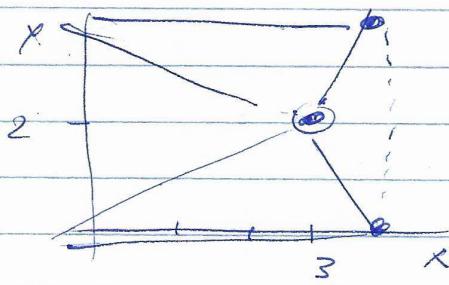
$$A = (2, 2, 0) \quad B(2, 4, 0) \quad C(6, 2, 0)$$



Se ad un diverso istante

$$\underline{x_1 = 3}, \underline{y_1 = 2}, \underline{z_1 = 0}$$

$$\underline{x_2 = 4}, \underline{y_2 = 0}, \underline{z_2 = 0}$$

Si può determinare le
formule di tutti i punti?(10) Gestire la coerenza
delle distanze relative tra
3 esp. quadrilateri - ambiguità29
30/04/2016Combinazione

$$\vec{V} = \vec{V}' + \vec{v}_c$$

↑
vel. di traslamento

S' sistema rigido

Le velocità rispetto ad S' sono nulle.

La vel. rispetto ad S è data da \vec{v}_c .

$$\vec{V} = \vec{v}_c = \vec{V}(t) + \vec{\omega}(t) \times [\vec{r}(t) - \vec{r}_c(t)]$$

e per due punti A e B

$$\vec{v}_B = \vec{v}_A + \vec{\omega} \times (\vec{r}_B - \vec{r}_A)$$

relazioni fra le vel. di coppia di punti in un sistema
rigido

$\vec{\omega}$ vorto di girende nel punto nel quale l'origine del Ref. \rightarrow bivio del corpo rotante -

Se A coincide con il c.d.m. C

$$\vec{v} = \vec{v}_c + \vec{\omega} \times (\vec{r} - \vec{r}_c)$$

\vec{v}_c e $\vec{\omega}$ descrivono quindi il moto del sistema

Mot translazionari

$$\vec{\omega} \Rightarrow \vec{v}_i = \vec{v}_c$$

trascinare dal punto su cui si e' corrente da una traslazione

$$\text{c.d.m.} \rightarrow \vec{Q} = M \vec{v}_c$$

Momento angolare - polo \equiv c.d.m.

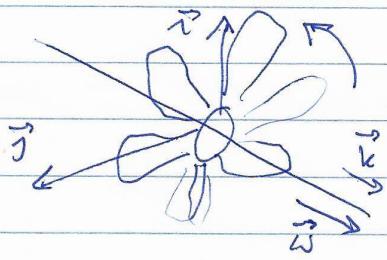
$$\begin{aligned} \vec{P}_c &= \sum_i (\vec{r}_i - \vec{r}_c) \times \vec{q}_i = \sum_i (\vec{r}_i - \vec{r}_c) \times m_i \vec{v}_i = \\ &= \left(\sum_i m_i \vec{r}_i - M \vec{r}_c \right) \times \vec{v}_c = 0 \end{aligned}$$

$$\text{avendo chiesto} \quad \vec{v}_i = \vec{v}_c ; \quad \sum_i m_i \vec{r}_i = M \vec{r}_c$$

Centrobreve polo $S \neq C$

$$\vec{P}_S = \vec{P}_c + (\vec{r}_c - \vec{r}_S) \times \vec{Q} = (\vec{r}_c - \vec{r}_S) \times \vec{Q}$$

Mot rotazionale fini



i.e. Veichibrezza.

assi di rotazione costanti

$S \neq S'$ $\Rightarrow S$ e S' coincidono con l'asse di rotazione -

$$O \equiv O'$$

Le posizioni di S' rispetto ad S richiede un solo parametro
scelto - angolo tra \vec{r} e \vec{r}'

$\vec{V}(t)$ ed \vec{R} sono nulli.

$$\vec{v}_i = \vec{\omega}/\ell \times \vec{r}_i$$

I punti sono fini rispetto ad S' e descrivono traiettorie circolari in S .

$\vec{Q} = M\vec{v}_c$ è nulla se il c.d.m. si trova sull'asse di rotazione

Se $\vec{Q} \neq 0$ la forza esterna non incide sulla linea

- * Il movimento angolare di un sistema rigido costituito
- in genere non è // $\vec{\omega}$

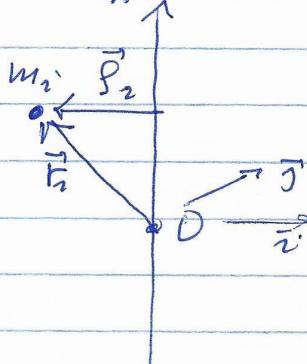
$$\vec{P} = \vec{P}_{\parallel} + \vec{P}_{\perp}$$

Rolo O del sistema S , $\vec{\omega} \parallel \vec{k}$

$$\vec{P} = \sum_i \vec{r}_i \times \vec{q}_i = \sum_i \vec{r}_i \times m_i (\vec{\omega} \times \vec{v}_i)$$

$$\vec{r}_i = z_i \vec{k} + \vec{s}_i \quad \text{ove } \vec{s}_i \perp \vec{\omega}$$

$$\begin{aligned} \vec{P} &= \sum_i (z_i \vec{k} + \vec{s}_i) \times m_i [\vec{\omega} \times (z_i \vec{k} + \vec{s}_i)] = \\ &= \vec{P}_{\perp} + \vec{P}_{\parallel} \\ \vec{k} \times \vec{\omega} &= 0 \\ \vec{P} &= \sum_i (z_i \vec{k} + \vec{s}_i) \times m_i (\vec{\omega} \times \vec{s}_i) = \\ &= \sum_i m_i z_i \vec{k} \times (\vec{\omega} \times \vec{s}_i) + \sum_i m_i \vec{s}_i^2 \vec{\omega} = \\ &= - \sum_i m_i z_i \vec{\omega} \vec{s}_i + \sum_i m_i \vec{s}_i^2 \vec{\omega} \end{aligned}$$



Il componente P_{II} del momento angolare non dipende dalla posizione del polo O nell'asse di rotazione che dà da

$$P_{II} = \sum_i m_i \cdot s_i^2 \vec{\omega} \quad P_i = |\vec{P}_i|$$

Momento di Inerzia

$$\boxed{I = \sum_i m_i \cdot s_i^2} \rightarrow \vec{P}_{II} = I \vec{\omega}$$

Il componente trasverso $P_I = - \sum_i m_i \cdot z_i \cdot w \vec{s}_i$

dipende dalla posizione di O nell'asse essendo nulla

se questi è un asse di simmetria.

Ad ogni massa m_i alla posizione z_i e vettore \vec{P}_i
ne corrisponde un'altra $z_i : -\vec{P}_i$

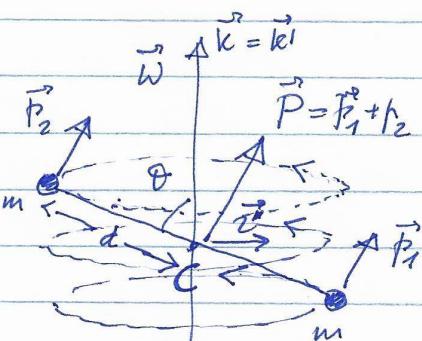
$$\boxed{\vec{P} = I \vec{\omega} + \vec{P}_I}$$

Per un corpo rigido non depone una ~~terza~~ terza

di assi ~~le~~ ortogonali \rightarrow assi principali di inerzia

per cui $P_I = 0$

Quando il punto è il c.d.m \rightarrow assi centrali di inerzia.

Esempio

Def. momento angolare rispetto a C

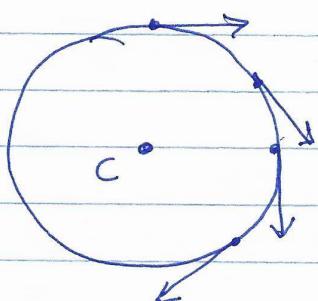
$$\tau = \omega d \sin \theta$$

$$|\vec{P}| = P = 2mwd^2$$

$$\vec{P} = \sum_i \vec{F}_i \times \vec{q}_i$$

In un sistema $Cx'z'$ in rotazione con il sistema rito

$$\vec{P} = 2mwd^2 \sin^2 \theta \vec{k}' + 2mwd^2 \sin \theta \cos \theta \vec{z}'$$

Il secondo termine ruota con il sistema (x') e si annullaper $\theta = \pi/2$ in cui l'asse di rotazione è asse di simmetria.Se $\theta = 0$ si annulla l'intero momento angolareMoti rotativi con assi variabili: la ruotaNel R.R. del c.d.m. tutti i punti si muovono con vel angolare $\vec{\omega}$

Le velocità sono date da

$$\vec{v} = \vec{\omega} \times (\vec{r} - \vec{r}_c)$$

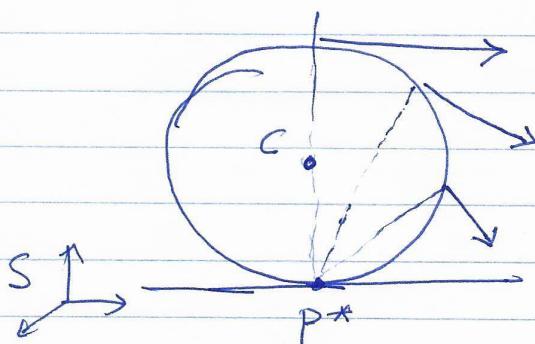
(se gli assi non sono paralleli tra loro)

Il c.d.m. si muove rispetto al S con vel \vec{V}_c

Somma dei moti traslazionale e rotazionale

$$\vec{V} = \vec{V}_c + \vec{\omega} \times (\vec{r} - \vec{r}_c)$$

Moto di pur rotolamento se la vel. del punto di contatto $\vec{V}^* = 0$



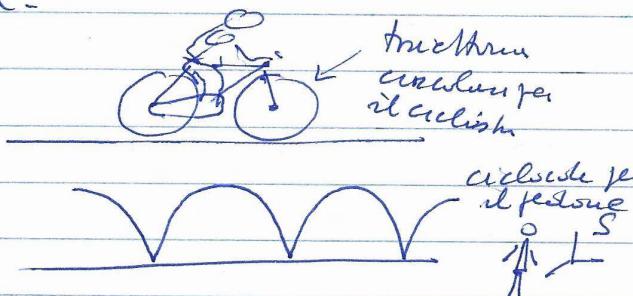
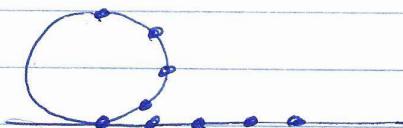
Nel punto P^* di contatto
istruzione $\vec{V} = 0$

$$\vec{V}_c = \vec{\omega} \times (\vec{r}_c - \vec{r}^*)$$

$$V_c = \omega R \quad e \quad \vec{V} = \vec{\omega} \times (\vec{r} - \vec{r}^*)$$

questa espressione è valida per un moto attorno ad un
asse $\vec{\omega}$ e per il punto P^* (mobile)

Asse di istruzione rotazione che passa per il punto di
contatto tra ruota e strada.



Le traiettorie dei punti della ruota sono diverse
per sistemi di Ref. diversi.

Per la q.d.m. $\vec{Q} = M\vec{V}_c$

Mentre per il momento angolare, anche quando
l'asse di rotazione non è fissa.

$$\vec{P} = I\vec{\omega} + \vec{P}_{\perp}$$

essendo come per il punto di contatto P^*

Momento di inerzia I

I è grandezza scalare estensiva che può essere calcolata come somma delle parti:

Sia riferito a un punto e rispetto ad un piano.

$$[I] = [ML^2T^0] \quad \text{kg m}^2$$

- (*) Il momento di inerzia gioca per le rotazioni un ruolo analogo alla massa inerziale nei moto traslatori.
Analogamente al c.d.m. per un sistema continuo

$$I = \int s^2 dm \quad \text{utile per calcoli concreti.}$$

Il m.d.i. dipende dall'ane. Se ci si allontana dal c.d.m. I aumenta.

Teorema di Huygenus-Steiner

Relazione fra i m.d.i. su assi paralleli:

Il m.d.i. rispetto ad una retta qualsiasi è dato da due termini:

(1) M.d.i. per una retta & alla prima parallela per il centro.

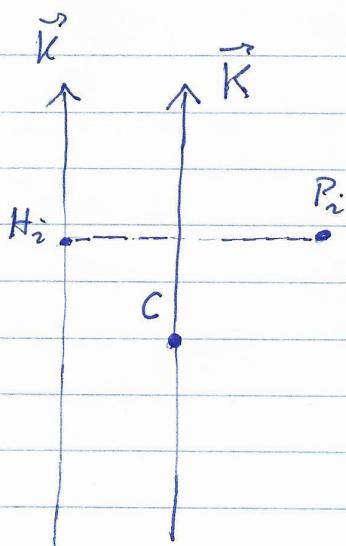
(2) $m d^2$; d = distanza tra gli assi

$$I = I_c + m d^2$$

Ultimi pratico perché il calcolo di I_c è meno semplice per simmetrie vere.

Consideriamo un sistema di punti ed una retta che non passa per il c.d.m. \rightarrow ane z

Asse x passa per il c.d.m. e y di conseguenza.



Il punto generico di massa m_i ha coordinate $\vec{P}_i = (x_i, y_i, z_i)$

La perpendicularità nell'asse \vec{z} (z)

$$H_i \equiv (0, 0, z_i)$$

$$\overline{P_i H_i}^2 = x_i^2 + y_i^2$$

Il m.d.i. rispetto a z è dato da

$$I = \sum_i m_i (x_i^2 + y_i^2)$$

In una R.F. $CXYZ$, con origine nel c.d.m. e assi

$X, Y, Z \parallel x, y, z$ non ha

$$x_i = X_i + d \quad y_i = Y_i \quad z_i = Z_i$$

Sarà più semplice

$$I = \sum_i m_i [(X_i + d)^2 + Y_i^2] = \sum_i m_i (X_i^2 + Y_i^2) +$$

$$+ \sum_i m_i d^2 + 2d \sum_i m_i X_i$$

momento di inerzia rispetto
all'asse Z

metta in evidenza per il
quadrato della distanza
tra gli assi z e Z .

Il terzo termine è nullo in quanto

$$\sum_i m_i X_i = X_{i,C} = 0$$

Nel caso di momenti di inerzia tra assi \parallel ma nessuno dei due perpendicolari al c.d.m.

$$I_1 = I_c + m d_1^2 ; \quad I_2 = I_c + m d_2^2$$

$$I_1 - I_2 = m(d_1^2 - d_2^2)$$

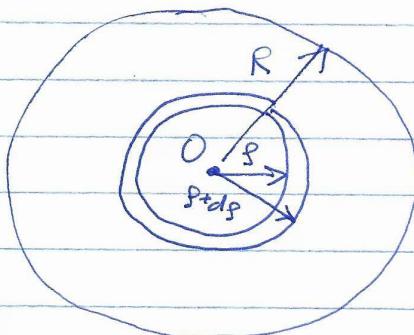
Nel centro del sistema si ha

$$I_z = I_x + I_y$$

$$P_i = (x_i, y_i, \omega) ; I_z = \sum_i m_i (x_i^2 + y_i^2)$$

$$I_x = \sum_i m_i y_i^2 + I_y = \sum_i m_i x_i^2 \rightarrow I_z = I_x + I_y$$

Esempio: Disco omogeneo rispetto all'asse I che passa per O .



~~$$\text{Definito} \quad \bar{\sigma} = \frac{m}{\pi R^2}$$~~

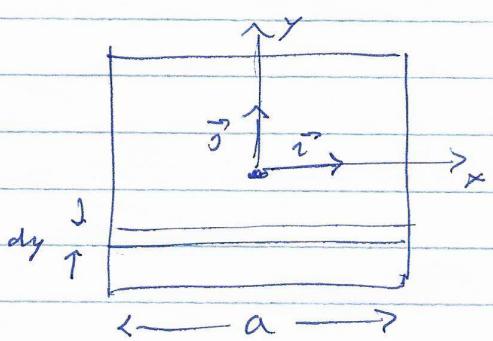
$$dm = \bar{\sigma} dS = 2\pi \bar{\sigma} s ds$$

~~$$I = \int_0^R 2\pi \bar{\sigma} s^3 ds = 2\pi \bar{\sigma} \int_0^R s^3 ds =$$~~

$$= \frac{\bar{\sigma} \pi R^4}{2} = \frac{1}{2} m R^2$$

Lemina di area quadrata (rispetto all'asse x)

$$\bar{\sigma} = \frac{m}{a^2} \quad dS = dy$$

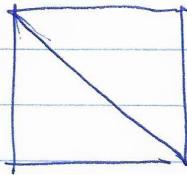


$$dm = \bar{\sigma} dS = \bar{\sigma} dy$$

$$dS = y^2 dy = \bar{\sigma} a y^2 dy$$

$$I = \int_{-a/2}^{+a/2} \bar{\sigma} a y^2 dy =$$

$$= \frac{\bar{\sigma} a}{3} \left[\frac{a^3}{8} - \left(-\frac{a^3}{8} \right) \right] = \frac{1}{12} \bar{\sigma} a^4 = \frac{1}{12} m a^2$$



Lemma quadrato rispetto alle diagonali

I_d sono uguali per le due diagonali

$$I_2 = I_x + I_y \quad I_{d_1} + I_{d_2} = I_x + I_y$$

$$I_2 = 2I_x = 2 \cdot \frac{1}{12} m a^2 \rightarrow I_d = \frac{m a^2}{12}$$

Astrocella omogenea

$$\lambda = \frac{m}{l} \quad dm = \lambda dx$$

$$dI_c = x^2 dm = \lambda x^2 dx$$

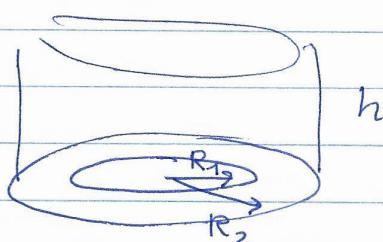
$$I_c = \int x^2 dm = \int_{-l/2}^{+l/2} \lambda x^2 dx = \lambda \int_{-l/2}^{+l/2} x^2 dx = \frac{1}{12} m l^2$$

Per fermare pensate all'estremo della barretta

Teorema di H.S.

$$I = I_c + \frac{1}{12} m l^2 + \frac{1}{4} m l^2 = \frac{1}{3} m l^2$$

Cilindro avvolto all'interno h, r_1, r_2



$$\rho = \frac{m}{V} = \frac{m}{\pi h (r_2^2 - r_1^2)}$$

$$dV = 2\pi r h dr; \quad dm = \rho dV = 2\pi \rho r h dr$$

$$dI = r^2 dm = 2\pi \rho r^3 h dr$$

$$I = \int dI = \int 2\pi \rho r^3 h dr = 2\pi \rho h \int r^3 dr$$

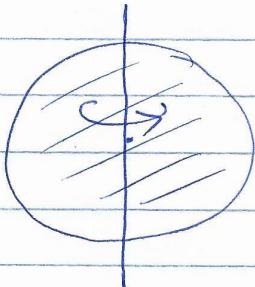
$$\int_{r_1}^{r_2} \rightarrow I = \frac{\pi \rho h}{2} (r_2^4 - r_1^4) = \frac{1}{2} m (r_2^2 + r_1^2)$$

Per un cilindro fisso $r_2 = R \quad r_1 = 0$

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

Attenzione - la formula del cd cilindro con più appoggio
stima una rota con costante di rotazione costante , se
 r_1 ed r_2 sono vicini questa stima è distorta verso l'esterno -

Disco di raggio r rispetto ad un'asse di diametro



Il momento di I. rispetto ad un'asse \perp
che passa per il centro è $\frac{1}{2} m r^2$

Che può essere considerato la somma di
due momenti di inerzia di am. 1
 $\rightarrow I = \frac{1}{4} m r^2$

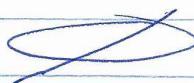
Disco rettangolare R
rispetto ad un'asse \perp

$$\frac{1}{2} m R^2$$



Disco rettangolare
a diammetro

$$\frac{1}{4} m R^2$$



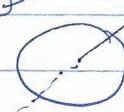
Cilindro rispetto
all'asse

$$\frac{1}{2} m R^2$$



Sfera rispetto
all'asse

$$\frac{2}{5} m R^2$$



Ashello rispetto
ad un'asse per il centro

$$\frac{1}{2} m l^2$$



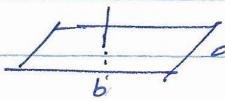
Ashello rispetto ad
un'asse per un estremo

$$\frac{1}{3} m l^2$$



Lerchi rispetto ad un'asse
perpendicolare

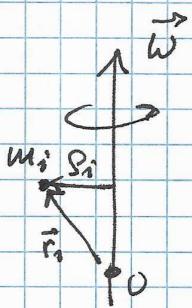
$$\frac{1}{12} m (a^2 + b^2)$$



Cilindro conico rispetto
all'asse di simmetria

$$\frac{1}{2} m (R_1^2 + R_2^2)$$





FORZE VINCOLARI E ROTAZIONI

Sistema regolare

Momento angolare

$$\vec{P} = \vec{P}_{\parallel} + \vec{P}_{\perp}$$

$$\vec{P}_2 = \sum_i \vec{r}_i \times \vec{q}_i = \\ = \sum_i \vec{r}_i \times m_i (\bar{\omega} \times \vec{r}_i)$$

$$\vec{r}_i = z_i \vec{k} + \vec{s}_i \quad (\vec{s}_i \perp \bar{\omega})$$

$$\vec{P} = \sum_i (z_i \vec{k} + \vec{s}_i) \times m_i [\bar{\omega} \times (z_i \vec{k} + \vec{s}_i)] = \vec{P}_{\parallel} + \vec{P}_{\perp}$$

$$\vec{k} \times \bar{\omega} = 0$$

$$\vec{P} = \sum_i (z_i \vec{k} + \vec{s}_i) \times m_i (\bar{\omega} \times \vec{s}_i) =$$

$$= \sum_i m_i z_i \vec{k} \times (\bar{\omega} \times \vec{s}_i) + \sum_i m_i \vec{s}_i^2 \bar{\omega} =$$

$$= - \sum_i m_i z_i \bar{\omega} \vec{s}_i + \sum_i m_i \vec{s}_i^2 \bar{\omega}$$

$$\vec{P}_{\parallel} = \sum_i m_i \vec{s}_i^2 \bar{\omega} \quad \vec{s}_i = |\vec{s}_i|$$

$$= I \bar{\omega} \quad [I = \sum_i m_i \vec{s}_i^2]$$

$$\boxed{\vec{P}_{\perp} = - \sum_i m_i z_i \bar{\omega} \vec{s}_i} \rightarrow \text{importante per la meccanica - ridurre le vibrazioni e gli sforzi.}$$

Dipende dalla posizione di O nell'asse e n'.

Anello se questo è un asse di simmetria

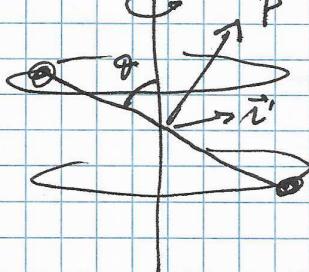
Per un corpo regolare si può definire una base di "assi ortogonali" (assi principali di inerzia) per cui $\vec{P}_{\perp} = 0$

Quando il punto è il c.d.m. \rightarrow assi centrali di inerzia

Effetto di \vec{P}_{\perp} : se l'asse di rotazione forse flessibile tende a distorcere

Esempio

$$\bar{\omega} \vec{k} = \vec{k}'$$



$$\vec{P} = 2m \omega d^2 \sin^2 \theta \vec{k}' +$$

$$+ 2m \omega d^2 \sin \theta \cos \theta \vec{r}'$$

\vec{P}_{\perp} centra in direzione nel tempo (cresta)

$$\vec{P} = 2mw d^2 \sin^2 \theta \vec{i} + 2mw d^2 \sin \theta \cos \theta \vec{j}$$

$$|\vec{P}| = 2mw d^2 \sqrt{\sin^4 \theta + \sin^2 \theta \cos^2 \theta} = \\ = 2mw d^2 \sin \theta \sqrt{\sin^2 + \cos^2}$$