## Assi principali d'inerzia di un corpo rigido

scelto un punto qualunque  $\,O\,$  di un  $\,$  corpo rigido  $\,$  scegliamo un sistema  $\,$ 

di riferimento cartesiano  $\,$  solidale al corpo rigido  $\,$  con origine in O

e con i tre assi x, y, z orientati <u>arbitrariamente</u> ipotizziamo che il corpo stia

ruotando attorno ad un asse di rotazione  $\,$  qualsiasi  $\,$ ma  $\,$ passante  $\,$ per  $\,$ O $\,$ 

la direzione nello spazio dell'asse di rotazione sia individuata dal versore  $\hat{u}$ 

la posizione di qualsiasi punto  $P_i$  del corpo $\,\,\,\,\,\,$ rispetto ad  $O\,\,\,\,\,\,\,$ e' definita dal

vettore posizione 
$$\vec{r}_i = x_i \hat{i} + y_i \hat{j} + z_i \hat{k}$$
 e la distanza

del punto  $P_i$  dall'asse di rotazione e'  $R_i = r_i sen \vartheta_i = |\hat{u} \times \vec{r}_i|$ 

$$\Rightarrow m_i R_i^2 = m_i (|\hat{u} \times \vec{r}_i|)^2$$

se 
$$\hat{u} = \alpha \hat{i} + \beta \hat{j} + \gamma \hat{k}$$
 e  $\vec{r}_i = x_i \hat{i} + y_i \hat{j} + z_i \hat{k}$ 

$$\hat{u} \times \vec{r}_i = (\beta z_i - \gamma y_i)\hat{i} + (\gamma x_i - \alpha z_i)\hat{j} + (\beta x_i - \alpha y_i)\hat{k}$$

quadrando  $\hat{u} imes ec{r}_i$  si otterra'  $m_i R_i^2$  ossia il "momento di inerzia" del

punto materiale  $P_i$  rispetto all'asse di rotazione  $\hat{u}$ 

per ottenere il momento d'inerzia del corpo rigido occorrera' sommare su

tutti i punti costituenti il corpo

quadrando  $\hat{u} \times \vec{r}$  e sommando su tutti i punti del corpo rigido si ha

$$I = I_{xx}\alpha^2 + I_{yy}\beta^2 + I_{zz}\gamma^2 - 2I_{xy}\alpha\beta - 2I_{yz}\beta\gamma - 2I_{zx}\gamma\alpha$$

dove 
$$I_{xx} = \sum_{i=1}^{n} m_i (y_i^2 + z_i^2)$$
 e' il momento d'inerzia rispetto all'asse  $x$ 

$$I_{yy}=\sum_{i=1}^n m_i(x_i^2+z_i^2)$$
 e' momento d'inerzia rispetto all'asse  $y$  
$$I_{zz}=\sum_{i=1}^n m_i(x_i^2+y_i^2)$$
 e' il momento d'inerzia rispetto all'asse  $z$ 

$$I_{xy} = \sum_{i=1}^n m_i x_i \ y_i \qquad I_{yz} = \sum_{i=1}^n m_i y_i \ z_i \qquad I_{zx} = \sum_{i=1}^n m_i x_i \ z_i$$

sono i "prodotti d'inerzia"

sara' sempre possibile trovare sull'asse di rotazione un punto

di coordinate 
$$P(X, Y, Z)$$
 che disti  $d = \frac{1}{\sqrt{I}}$  da  $O$ 

le coordinate X , Y , Z di questo punto saranno

dovra' avere coordinate  $\alpha d$ ,  $\beta d$ ,  $\gamma d$ 

$$X = \frac{\alpha}{\sqrt{I}} \qquad Y = \frac{\beta}{\sqrt{I}} \qquad Z = \frac{\gamma}{\sqrt{I}}$$

perche' se l'estremo del versore  $\hat{u}$  che ha modulo unitario e quindi dista uno da O ha coordinate  $lpha,eta,\gamma$  un punto che disti d da O

dividendo la

$$I = I_{xx}\alpha^2 + I_{yy}\beta^2 + I_{zz}\gamma^2 - 2I_{xy}\alpha\beta - 2I_{yz}\beta\gamma - 2I_{zx}\gamma\alpha$$

per il momento d'inerzia I si ha

$$1 = I_{xx} \frac{\alpha^{2}}{I} + I_{yy} \frac{\beta^{2}}{I} + I_{zz} \frac{\gamma^{2}}{I} - 2I_{xy} \frac{\alpha\beta}{I} - 2I_{yz} \frac{\beta\gamma}{I} - 2I_{zx} \frac{\gamma\alpha}{I}$$
ossia
$$I_{xx} X^{2} + I_{yy} Y^{2} + I_{zz} Z^{2} - 2I_{xy} XY - 2I_{yz} YZ - 2I_{zx} ZX = 1$$

questa e' l'equazione a cui devono soddisfare le coordinate di un qualsiasi punto che disti  $\frac{1}{\sqrt{I}}$  dall'origine O dove I e' il momento d'inerzia del corpo rispetto all'asse di rotazione definito dai punti O e P

l'insieme dei punti (il "luogo dei punti") che soddisfano questa relazione

del corpo rigido rispetto  $\,$  al punto  $\,$   $\,$  questo  $\,$  e' vero

qualunque sia la distribuzione di massa del corpo

e comunque si scelga l'origine *O* "teorema di Poinsot":

l'elissoide d'inerzia e' fisso rispetto al corpo e non dipende dalla scelta

del sistema di riferimento, ma solo da  ${\it O}$ 

quindi e' sempre possibile determinare l'elissoide d'inerzia di un corpo rigido

e il momento d'inerzia del corpo rispetto a qualsiasi asse di rotazione

passante per il centro dell'elissoide si potra' ottenere

calcolando la distanza tra  ${\it O}$ 

e il punto geometrico  $\,P\,$  di intersezione

dell'asse con l'elissoide,

infatti la distanza OP vale  $\frac{1}{\sqrt{I}}$ 

nell' elissoide di inerzia vi sono sempre un diametro massimo ed uno minimo, e gli assi orientati nella direzione di questi due diametri sono perpendicolari tra loro e insieme ad un terzo asse perpendicolare ad entrambi formano gli assi dell'elissoide d'inerzia del corpo rigido detti "assi principali d'inerzia"

se come assi x,y,z, solidali al corpo si scegliessero gli assi dell'elissoide

la 
$$I_{xx}X^2 + I_{yy}Y^2 + I_{zz}Z^2 - 2I_{xy}XY - 2I_{yz}YZ - 2I_{zx}ZX = 1$$

si semplificherebbe e diventerebbe 
$$I_x X^2 + I_y Y^2 + I_z Z^2 = 1$$

dove  $I_x$ ,  $I_v$ ,  $I_z$ , sono i momenti d'inerzia del corpo rispetto

agli assi dell'elissoide, ossia agli assi principali d'inerzia

 $I_x, I_v e I_z$  sono i "momenti principali d'inerzia"

se il punto  ${\cal O}$  coincide con il centro di massa si parla

di "elissoide centrale d'inerzia" e di "assi centrali d'inerzia"

gli assi centrali di inerzia sono sempre almeno tre

ma possono essere di piu' se il corpo e' dotato di proprieta' di simmetria

→ se l'elissoide divenisse una superficie sferica

qualsiasi asse passante per  $\,O\,$ 

sarebbe un asse centrale d'inerzia

> Nota bene :

l' equazione che definisce l'elissoide d'inerzia <u>non</u> dipende soltanto dalla forma del corpo rigido, ma anche dalla distribuzione delle masse al suo interno

l'elissoide d'inerzia e' una superficie geometrica definita da una equazione matematica che specifica le caratteristiche del corpo rigido dal punto di vista delle rotazioni intorno ad un asse

dunque l'elissoide d'inerzia <u>non</u> e' una parte di corpo rigido di forma elissoidale

per definizione 
$$\vec{L} = \sum_{i=1}^{n} \vec{r_i} \times m_i \vec{\mathbf{v}}_i = \sum_{i=1}^{n} \vec{r_i} \times m_i (\vec{\omega} \times \vec{r_i})$$

del tutto in generale

$$\vec{\omega} = \omega_x \hat{i} + \omega_y \hat{j} + \omega_z \hat{k}$$

esplicitando le componenti cartesiane della 
$$\sum_{i=1}^{n} \vec{r_i} \times m_i (\vec{\omega} \times \vec{r_i})$$

si ha  $L_{x}=I_{xx}\omega_{x}-I_{xy}\omega_{y}-I_{xz}\omega_{z}$ 

$$L_{y} = -I_{xy}\omega_{x} + I_{yy}\omega_{y} - I_{yz}\omega_{z}$$

$$L_z = -I_{xz}\omega_x - I_{yz}\omega_y + I_{zz}\omega_z$$

$$\vec{L} = (I_{xx}\omega_x - I_{xy}\omega_y - I_{xz}\omega_z)\hat{i} +$$

$$(-I_{xy}\omega_x + I_{yy}\omega_y - I_{yz}\omega_z)\hat{j} +$$

$$(-I_{xz}\omega_x - I_{yz}\omega_y + I_{zz}\omega_z)\hat{k}$$

$$L$$
 non e' proporzionale a  $ec{arphi}$ 

se scegliessimo come assi di riferimento gli assi principali d'inerzia la

matrice d'inerzia diagonalizzerebbe e la relazione tra  $ec{L}$  e  $ec{\omega}$  si semplificherebbe in

$$\vec{L} = I_x \omega_x \hat{i} + I_y \omega_y \hat{j} + I_z \omega_z \hat{k}$$

in conclusione per ogni corpo rigido qualunque sia la sua forma geometrica e la sua distribuzione di massa esisteranno sempre tre, (o piu') assi passanti per un qualsiasi punto fisso O del corpo questi assi sono perpendicolari tra di loro e hanno la caratteristica che

nel caso di corpi rotanti in teoria, e' sempre possibile,

realizzare una configurazione che minimizzi, o al limite azzeri,

le sollecitazioni dinamiche sui supporti dell'asse di rotazione

e tuttavia non sempre sara' possibile realizzare questa condizione

in pratica anche se lo sarebbe sempre in teoria

dunque sara' necessaria una accurata progettazione

## Giroscopio

se un corpo rigido, sottoposto alla sola forza peso, venisse messo

in rotazione rispetto ad un asse centrale d'inerzia,

il centro di massa del corpo sarebbe sull'asse di rotazione,

e dato che la forza peso si puo' pensare esercitata sul centro di massa del corpo

non avrebbe momento risultante rispetto al centro di massa stesso percio'

non ci sarebbe nessun momento esterno che faccia cambiare direzione all'asse

- > quindi l'asse di rotazione conserverebbe invariata la sua direzione nello spazio
  - → principio di funzionamento dei giroscopi

## Backup Slides