



Corso Luigi Einaudi, 55 - Torino

**Appunti universitari**

**Tesi di laurea**

**Cartoleria e cancelleria**

**Stampa file e fotocopie**

**Print on demand**

**Rilegature**

NUMERO: 900

DATA: 12/03/2014

# **A P P U N T I**

STUDENTE: Marra

MATERIA: Fisica I

Prof. Scalerandi

Il presente lavoro nasce dall'impegno dell'autore ed è distribuito in accordo con il Centro Appunti.

Tutti i diritti sono riservati. È vietata qualsiasi riproduzione, copia totale o parziale, dei contenuti inseriti nel presente volume, ivi inclusa la memorizzazione, rielaborazione, diffusione o distribuzione dei contenuti stessi mediante qualunque supporto magnetico o cartaceo, piattaforma tecnologica o rete telematica, senza previa autorizzazione scritta dell'autore.

**ATTENZIONE: QUESTI APPUNTI SONO FATTI DA STUDENTIE NON SONO STATI VISIONATI DAL DOCENTE.  
IL NOME DEL PROFESSORE, SERVE SOLO PER IDENTIFICARE IL CORSO.**

# APPUNTI DI FISICA I

prof. SCALERANDI

X

21

VELOCITÀ  $\vec{v}$

1)  $v_m = \frac{\text{spazio percorso}}{\text{tempo impiegato}} = \frac{\Delta s}{\Delta t}$  **SCALARE**

2)  $\vec{v}_m = \frac{\text{spostamento}}{\text{tempo impiegato}} = \frac{\Delta \vec{r}}{\Delta t}$  **VETTORE**

⇒ la velocità media percorsa non è una grandezza fisica interessante (si può definire in due modi)

VELOCITÀ ISTANTANEA

$t \rightarrow t + dt$

$\lim_{\Delta t \rightarrow 0} \Delta \vec{r} = \begin{cases} \text{in modulo } \Delta r \rightarrow \Delta s \\ \text{in direzione: tangente alla traiettoria} \end{cases}$

$\vec{v} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta \vec{r}}{\Delta t}$  **velocità istantanea**

$\vec{v} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\vec{r}(t + \Delta t) - \vec{r}(t)}{\Delta t} = \boxed{\text{DERIVATA DEL VETTORE POSIZIONE RISPETTO AL TEMPO}}$

$\vec{v}$ : grandezza fisica che descrive la posizione nel tempo

se  $\vec{v} = 0 \Rightarrow \vec{r} = \text{cost.}$

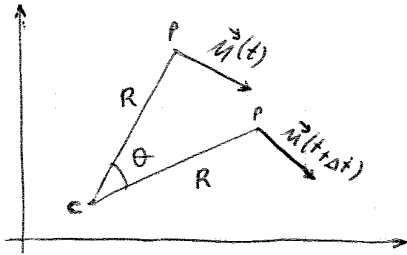
la direzione di  $\vec{v}$  è tangente alla traiettoria

$\vec{v} = v \cdot \vec{u}_T$  **vettore tangente alla traiettoria**

$\vec{v} = \frac{d\vec{r}}{dt} = \frac{d(x\vec{u}_x + y\vec{u}_y)}{dt}$  **se S.R. è fissato**

$\vec{v} = \frac{dx}{dt} \vec{u}_x + \frac{dy}{dt} \vec{u}_y$  **VELOCITÀ IN COMPONENTI CARTESIANE**

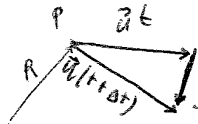
41



✓ traiettoria, se  $\Delta t \rightarrow 0$ , si può definire la circonferenza tangente alla traiettoria

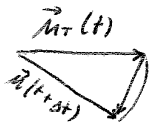
$R =$  raggio di curvatura

definiamo  $\vec{u}(t+\Delta t) - \vec{u}(t)$



$\vec{u}(t+\Delta t) - \vec{u}(t)$  ha direzione parallela a  $R$  (ortogonale a  $\vec{u}_T$ )  
verso verso il centro di curvatura

$$\vec{M}_T \perp R, \quad [\vec{u}(t+\Delta t) - \vec{u}(t)] \perp \vec{M}_T$$



Se  $\Delta t \rightarrow 0$  la corda  $\approx$  all'arco

$$\text{arco} = \text{raggio per angolo} = \boxed{R \cdot \Delta \theta} \text{ modulo}$$

$R = 1$  perché  $\vec{u}_T$  è vettore di modulo 1

$$\frac{d\vec{u}_T}{dt} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\vec{u}_T(t+\Delta t) - \vec{u}_T(t)}{\Delta t} = \boxed{\lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{-\Delta \theta \vec{M}_N}{\Delta t}} \quad \vec{M}_N \perp \vec{M}_T$$

il  $-$  è dovuto al verso di  $[\vec{u}(t+\Delta t) - \vec{u}(t)]$ ,  $\vec{M}_N$  è un vettore ortogonale a  $\vec{u}_T$

$$\Delta \theta \cdot R = \underset{\text{(corda)}}{\Delta S} \quad (\text{spazio percorso}) \Rightarrow \Delta \theta = \frac{\Delta S}{R}$$

$$\frac{d\vec{u}_T}{dt} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \left[ - \frac{\Delta S}{R} \cdot \frac{\vec{M}_N}{\Delta t} \right] = - \frac{1}{R} \vec{M}_N \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \underbrace{\frac{\Delta S}{\Delta t}}_v = - \frac{1}{R} v \vec{M}_N$$

ACCELERAZIONE NORMALE

$$\vec{a}_N = v \frac{d\vec{u}_T}{dt} = v \left( - \frac{1}{R} v \vec{M}_N \right) = \boxed{- \frac{v^2}{R} \vec{M}_N}$$

$$\boxed{\vec{a}} = \frac{d\vec{v}}{dt} = \boxed{\frac{dv}{dt} \vec{u}_T - \frac{v^2}{R} \vec{M}_N}$$

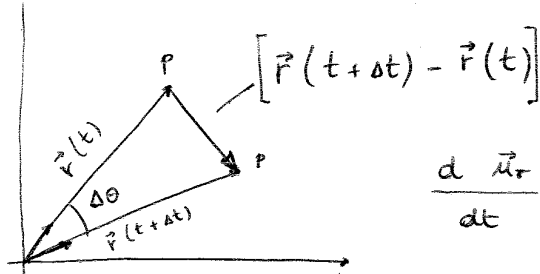
( $\vec{a}$  in coord. intrinseche)

le coordinate intrinseche sono  $\vec{u}_T$  e  $\vec{u}_N$  che costituiscono un S.R. non fisso

6

VELOCITÀ SU COORDINATE POLARI

$$\vec{v} \stackrel{def}{=} \frac{d\vec{r}}{dt} = \frac{d}{dt} (r \vec{u}_r) = \frac{dr}{dt} \vec{u}_r + r \frac{d\vec{u}_r}{dt}$$



$$\frac{d\vec{u}_r}{dt} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\vec{u}_r(t + \Delta t) - \vec{u}_r(t)}{\Delta t}$$

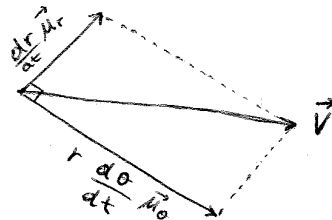
MODULO di  $[\vec{u}_r(t + \Delta t) - \vec{u}_r(t)] =$  CORDA; per  $\Delta t \rightarrow 0 =$  ARCO = RAGGIO PER ANGOLO =  $|\Delta\theta|$   
 (si parla di vettori)      "

DIREZIONE:  $\perp$  a  $\vec{u}_r \Rightarrow$  si chiama  $\vec{u}_\theta$        $\vec{u}_r \perp \vec{u}_\theta$

quindi  $\frac{d\vec{u}_r}{dt} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta\theta}{\Delta t} \vec{u}_\theta = \boxed{\frac{d\theta}{dt} \vec{u}_\theta}$

CONCLUSIONE  $\vec{v} = \left( \frac{dr}{dt} \vec{u}_r + r \frac{d\theta}{dt} \vec{u}_\theta \right)$   
 VELOCITÀ RADIALE      VELOCITÀ ANGOLARE  
 Variaz. di r in modulo      Variaz. di direz. del

quindi, usando il S.R. a coordinate polari la velocità ha due componenti



ACCELERAZIONE SU COORDINATE POLARI

$$\vec{a} = \frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{d}{dt} \left( \frac{dr}{dt} \vec{u}_r + r \frac{d\theta}{dt} \vec{u}_\theta \right)$$

$$\vec{a} = \frac{d^2r}{dt^2} \vec{u}_r + \frac{dr}{dt} \frac{d\vec{u}_r}{dt} + \frac{dr}{dt} \frac{d\theta}{dt} \vec{u}_\theta + r \frac{d^2\theta}{dt^2} \vec{u}_\theta + r \frac{d\theta}{dt} \frac{d\vec{u}_\theta}{dt}$$

DERIVATE DI VETTORI  
 ( da sviluppare )

8

## CONCLUSIONI

esistono 3 sistemi di riferimento: CARTESIANO, INTRINSECO, POLARE

S.R. INTRINSECO descrive bene il vettore  $\vec{a}$  ( $\vec{M}_T$  e  $\vec{M}_N$ )  
 S.R. POLARE descrive bene il vettore  $\vec{v}$  ( $\vec{M}_R$  e  $\vec{M}_\theta$ )

•  $\vec{r} = x(t) \vec{M}_x + y(t) \vec{M}_y$        $\vec{r} = r \vec{M}_r$

•  $\vec{v} = v_x \vec{M}_x + v_y \vec{M}_y$       COORD. CARTESIANE

$\vec{v} = \frac{dr}{dt} \vec{M}_r + r \frac{d\theta}{dt} \vec{M}_\theta$       COORD. POLARI

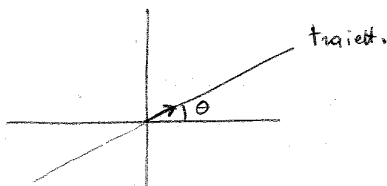
$\vec{v} = v \vec{M}_T$       COORD. INTRINSECHE

•  $\vec{a} = a_x \vec{M}_x + a_y \vec{M}_y$       COORD. CARTESIANE

$\vec{a} = \left[ \frac{d^2 r}{dt^2} - r \left( \frac{d\theta}{dt} \right)^2 \right] \vec{M}_r + \left[ r \frac{d^2 \theta}{dt^2} + 2 \frac{dr}{dt} \cdot \frac{d\theta}{dt} \right] \vec{M}_\theta$   
 COORD. INTRINSECHE POLARI

## CASI PARTICOLARI

• MOTO RETTILINEO (la traiettoria è una retta)



$\vec{M}_r = \text{cost.} \Rightarrow \theta = \text{cost.}$

$M_r = M_r$  in direz. e modulo

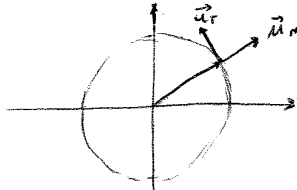
$\vec{v} = \frac{dr}{dt} \vec{M}_r$   
 COORD. POLARI

$\vec{v} = v \cdot \vec{M}_r \Rightarrow \frac{dr}{dt} = v$   
 INTRINS.

$\vec{a} = \frac{d^2 r}{dt^2} \vec{M}_r$   
 COORD. POLARI

$\vec{a} = \frac{dv}{dt} \vec{M}_r \Rightarrow \frac{dv}{dt} = \frac{d^2 r}{dt^2}$   
 INTRINS.

• MOTO CIRCOLARE



$|\vec{r}| = r = R = \text{cost.} \quad \theta = \theta(t)$

$\vec{M}_N = \vec{M}_r$

$\vec{M}_T = \vec{M}_\theta$

$\vec{v} = r \frac{d\theta}{dt} \vec{M}_N$   
 COORD. POLARI

$\vec{v} = v \cdot \vec{M}_T$   
 INTRINS.

$v = r \frac{d\theta}{dt}$

$\frac{d\theta}{dt} = \omega \quad v = r\omega$

$\vec{a} = -r \left( \frac{d\theta}{dt} \right)^2 \vec{M}_N + r \left( \frac{d^2 \theta}{dt^2} \right) \vec{M}_T$   
 COORD. POLARI

$\vec{a} = \frac{dv}{dt} \vec{M}_T - \frac{v^2}{R} \vec{M}_N$   
 INTRINS.

$\begin{cases} v = \omega R \\ a_T = \gamma R \\ a_N = -R\omega^2 \end{cases}$  solo nel moto circolare

COMBINAZIONE DI MOTI LUNGO DUE DIMENSIONI

$$\begin{cases} x = x(t) & \text{RETTA} \\ y = y(t) & \text{RETTA} \end{cases}$$

$$\vec{r}(t) = x(t) \vec{u}_x + y(t) \vec{u}_y$$

• la sovrapposizione di due moti rettilinei uniformi da come  
RISULTATO  $\Rightarrow$  MOTO RETTILINEO UNIFORME

• la sovrapposizione di un moto rettilineo uniforme con un moto  
uniformemente accelerato  $\Rightarrow$  MOTO PARABOLICO

$$a_x = 0 \quad t = 0 \quad \begin{cases} x = x_0 \\ v = v_{0x} \end{cases}$$

$$a_y = -g \quad t = 0 \quad \begin{cases} y = y_0 \\ v = v_{0y} \end{cases}$$

$$x = x_0 + v_{0x} (t - t_0)$$

$$y = y_0 + v_{0y} (t - t_0) + \frac{1}{2} a_y (t - t_0)^2$$

TRAIETTORIA  $\vec{r}(t) = [x_0 + v_{0x}(t - t_0)] \vec{u}_x + [y_0 + v_{0y}(t - t_0) - \frac{1}{2} g (t - t_0)^2] \vec{u}_y$

$$t = \frac{x - x_0}{v_{0x}} \Rightarrow y = v_{0y} \left( \frac{x - x_0}{v_{0x}} \right) - \frac{1}{2} g \left( \frac{x - x_0}{v_{0x}} \right)^2$$

PARABOLA (con concavità verso re  
bassa)

• COMBINAZIONE DI UN MOTO ARMONICO LUNGO x e DI UN MOTO  
ARMONICO LUNGO y

$$a_x = -\omega^2 x \quad t = 0 \quad \begin{cases} x = A \\ v_x = 0 \end{cases} \quad \left. \vphantom{\begin{matrix} a_x = -\omega^2 x \\ t = 0 \\ x = A \\ v_x = 0 \end{matrix}} \right\} CI$$

$$a_y = -\omega^2 y \quad t = 0 \quad \begin{cases} y = 0 \\ v_y = A\omega \end{cases} \quad \left. \vphantom{\begin{matrix} a_y = -\omega^2 y \\ t = 0 \\ y = 0 \\ v_y = A\omega \end{matrix}} \right\} CI$$

$$x = A \cos(\omega t + \varphi) \quad CI: \cos(\omega t + \varphi) = 1 \Rightarrow \varphi = 0 \quad CI (x = A)$$

$$v_x = A\omega \sin(\omega t + \varphi)$$

$$v_x = v_y$$

$$y = B \cos(\omega t + \varphi')$$

$$\Rightarrow CI (y = 0) \Rightarrow \varphi' = \frac{\pi}{2}$$

$$v_y = -B\omega \sin(\omega t + \varphi')$$

$$B = -A$$

$$x = A \cos(\omega t)$$

$$y = -A \cos(\omega t + \frac{\pi}{2}) \Leftrightarrow A \sin(\omega t)$$

$$\vec{r} = A \cos(\omega t) \vec{u}_x + A \sin(\omega t) \vec{u}_y$$

$x^2 + y^2 = A^2 \Rightarrow$  COMBINAZIONE DI DUE MOTI ARMONICI CON STESSA FASE  
DA MOTO CIRCOLARE



## MOTO ARMONICO (1-D)

DEF.  $a = -\omega^2 x \iff \frac{d^2x}{dt^2} = -\omega^2 x$

$$\begin{cases} x = A \cos(\omega t + \varphi) \\ v = -A\omega \sin(\omega t + \varphi) \end{cases} \quad \begin{array}{l} A \text{ e } \varphi \\ \text{dipendono} \\ \text{dalle CI} \end{array}$$

oppure

$$x = A_1 \cos(\omega t) + A_2 \sin(\omega t)$$

oppure

$$x = A \sin(\omega t + \varphi_2) \quad \varphi_2 = \varphi_1 + \frac{\pi}{2}$$

$A =$  ampiezza

$\omega =$  pulsazione

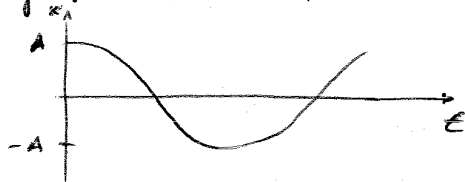
$\varphi =$  fase

il moto armonico è un moto periodico

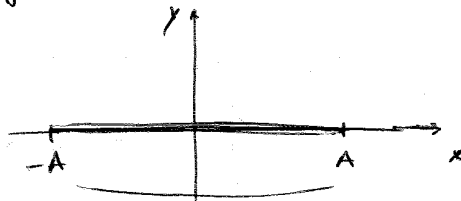
$$T = \text{periodo} = \frac{2\pi}{\omega}$$

$$\nu = \text{frequenza} = \frac{1}{T}$$

il grafico  $x(t)$  non c'entra nulla con la traiettoria



in realtà la particella oscilla tra  $-A$  e  $A$  lungo la congiungente (sull'asse  $x$ )



COMPONENTI DEI VETTORI

$$\sum \vec{F} = m \cdot \vec{a} \quad \sum \vec{F} = \sum F_x \vec{u}_x + \sum F_y \vec{u}_y = m \cdot \vec{a} = m a_x \vec{u}_x + m a_y \vec{u}_y$$

$$\begin{cases} \sum F_x = m a_x \\ \sum F_y = m a_y \end{cases}$$

COORDINATE INTRINSECHE

$$\vec{F} = m \cdot \vec{a} = m (a_T \vec{u}_T + a_n \vec{u}_n) = m a_T \vec{u}_T + m a_n \vec{u}_n$$

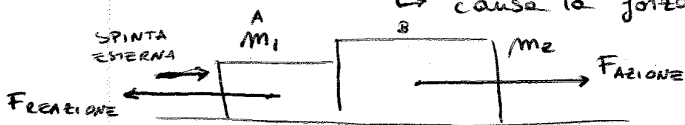
COMPONENTE TANGENTE  $F_T = m a_T$  (varia  $v$  in modulo)  
 COMPONENTE CENTRIFUGA  $F_n = m a_n$  (diretta verso il centro, varia  $v$  in direzione)

III PRINCIPIO - [AZIONE E REAZIONE]

Se un corpo A applica una forza su un corpo B, allora B applica una forza uguale e contraria su A

A: SORGENTE della forza  
 ↳ causa la forza

B: SONDA  
 ↳ sente la forza



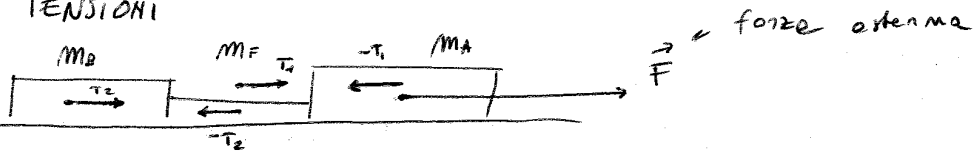
$m_1$ : sorgente  
 $m_2$ : sonda

Nell'enunciato il "su" indica il punto di applicazione  
 i punti di applicazione delle due forze sono diversi

$$\vec{F}_{AZIONE} = \vec{F}_{AB} = m_B \vec{a}_B \quad \vec{F}_{REAZIONE} = \vec{F}_{BA} = m_A \vec{a}_A = -\vec{F}_{AB}$$

$m_B \vec{a}_B = -m_A \vec{a}_A \Rightarrow \vec{a}_B \neq \vec{a}_A$   
 le forze sono uguali e contrarie, le accelerazioni dipendono dalle masse

TENSIONI



$T_1$ : azione di  $m_A$  sulla fune  $-T_1$ : reazione della fune su A

$T_2$ : azione della fune su  $m_B$   $-T_2$ : reazione di  $m_B$  sulla fune

$$\begin{cases} \vec{F} - \vec{T}_1 = m_A \vec{a}_A \\ \vec{T}_1 - \vec{T}_2 = m_F \vec{a}_F \\ \vec{T}_2 = m_B \vec{a}_B \end{cases} \quad P$$

applicando il II principio

16

## OSSERVAZIONI

$$\bullet \vec{J} = \int \vec{F} dt = \Delta \vec{q} \quad \vec{q} = m\vec{v}$$

queste relazioni valgono anche per intervalli di tempo infinitesimi

$$d\vec{J} = \vec{F} dt = d\vec{q} \quad (\text{il differenziale è l'opposto dell'integrazione})$$

$$\left| \vec{F} = \frac{d\vec{q}}{dt} \right| \quad \text{derivata della quantità di moto nel tempo; altro modo per definire } \vec{F}$$

$$\bullet \text{ se } m = \text{cost.} \quad \vec{F} = \frac{d(m \cdot \vec{v})}{dt} = m \cdot \vec{a} \quad (\text{II legge Newton})$$

$$\bullet \text{ se } m \neq \text{cost.} \quad \vec{F} = \frac{dm}{dt} \vec{v} + m \frac{d\vec{v}}{dt}$$

↳ non equivale alla II legge di Newton

ES: funzionamento dei motori e reazione

## • CASO PARTICOLARE

$$\text{se } \vec{F} = \text{cost} \quad \vec{J} = \int \vec{F} dt = \vec{F} \int dt = \vec{F} \cdot \Delta t = \Delta \vec{q}$$

## • FORZA MEDIA

$$\vec{F}_{\text{media}} = \frac{\int \vec{F} \cdot dt}{\Delta t} = \frac{\vec{J}}{\Delta t} = \frac{\Delta \vec{q}}{\Delta t} = \vec{F}_{\text{media}}$$

$$\text{in generale } \vec{F} \neq \frac{\Delta \vec{q}}{\Delta t} \quad (\vec{F} \neq \vec{F}_{\text{media}})$$

$$\text{se } \vec{F} = \text{cost.} \quad \vec{F} = \vec{F}_{\text{media}} = \frac{\Delta \vec{q}}{\Delta t}$$

## • TEOREMA DI CONSERVAZIONE DELLA QUANTITÀ DI MOTO

$$\text{Hp: } \vec{F} = \frac{d\vec{q}}{dt} \quad \text{se } \vec{F} = 0 \Rightarrow \vec{q} = \text{cost} \Rightarrow \vec{q}_{i,m} = \vec{q}_f$$

OSSERVAZIONE

$$W \stackrel{\text{def}}{=} \int_{\gamma} \vec{F} \cdot d\vec{r} = \Delta K \quad K = \frac{1}{2} m v^2 \quad (K \neq \Delta K)$$

- FORMA INFINITESIMALE

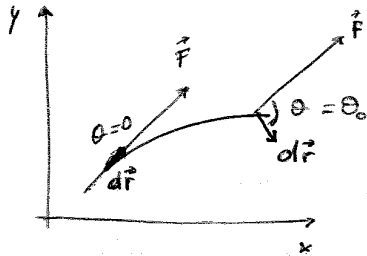
$$dW = \vec{F} \cdot d\vec{r}$$

↑ prodotto scalare

$$\left\{ \begin{array}{l} \text{se } \vec{F} \perp d\vec{r} \quad dW = 0 \\ W = 0 = \int_{\gamma} dW \end{array} \right.$$

- se  $\vec{F} = \text{cost}$   $\left\{ \begin{array}{l} \text{modulo} \\ \text{direzione} \end{array} \right.$

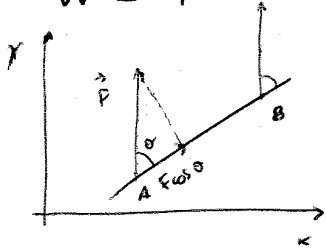
$$W = \int_{\gamma} \vec{F} \cdot d\vec{r} = \int F \cdot dr \cdot \cos \theta = F \int dr \cos \theta(t)$$



- se  $\vec{F} = \text{cost}$  e la traiettoria è rettilinea,  $d\vec{r}$  ha diriz. cost.  
 $\theta = \vec{F} \wedge d\vec{r} = \text{cost.}$

$$W = F \cdot \cos \theta \int_{\gamma} |d\vec{r}| = F \cdot \cos \theta \cdot \ell$$

$\ell =$  spazio percorso  
lunghezza  
traiettoria



$F \cos \theta$  è la proiezione di  $F$  sulla retta della traiettoria

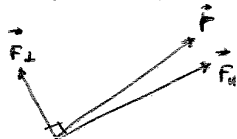
$$W = F_{||} \cdot \ell$$

si può definire il lavoro come componente parallela di  $\vec{F}$  alla traiettoria per lo spazio percorso

- ADDITIVITÀ DEI LAVORI

se  $\vec{F} = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \dots$

$$W = \int \vec{F} d\vec{r} = \int \vec{F}_1 \cdot d\vec{r} + \int \vec{F}_2 \cdot d\vec{r} + \dots$$



esistono  $\vec{F}_{||}$  e  $\vec{F}_{\perp}$  allo spostamento

$$\vec{F} = \vec{F}_{||} + \vec{F}_{\perp}$$

$$W = W_{||} + W_{\perp}$$

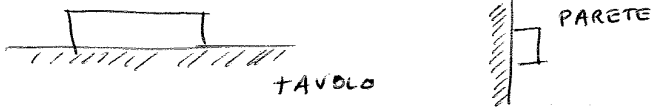
$$0 \quad (\vec{F}_{\perp} \perp d\vec{r})$$

$$W = \int \vec{F}_{||} \cdot d\vec{r}$$

# ELENCO DI FORZE VARIE

## REAZIONI VINCOLARI

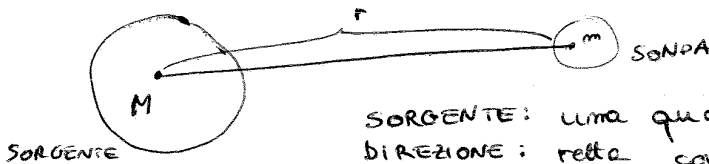
La sorgente è un **VINCOLO** (oggetto che impedisce il moto in una particolare direzione)



$\vec{N}$  (reazione vincolare) è un vettore con:

- DIREZIONE:** ortogonale alla superficie vincolante
- MODULO:** somma delle altre forze  $\perp$  alla superficie
- VERSO:** uscente dalla superficie (altrimenti modulo = 0)
- PUNTO DI APPLICAZIONE:** un qualsiasi punto della superficie di contatto

## FORZA GRAVITAZIONALE



**SORGENTE:** una qualunque massa  $M$   
**DIREZIONE:** retta congiungente i centri di massa delle due masse

**MODULO:**  $|F_G| = G \cdot \frac{m \cdot M}{r^2}$

direttamente proporzionale alle masse e inversamente prop. al quadrato della dist.

**VERSO:** attrattivo  $\Rightarrow$  verso  $M$  ( $m$  è attratto da  $M$ )

$\vec{F}_G = (-) G \frac{m \cdot M}{r^2} \left( \frac{\vec{r}}{r} \right)$   
 indice che la forza è attrattiva

vettore  $\parallel$  alla retta congiungente i due centri di massa

$G$ : costante di gravitaz. universale

Vale sempre il principio di azione-reazione

### CASO PARTICOLARE

$M$ : terra  
 $r$ : raggio terra

$|F_G| = G \cdot \frac{M_{TERRA}}{(R_{TERRA})^2} \cdot m = 9.81 \frac{m}{s^2} (g)$

$\vec{F}_{PESO} = m \cdot \vec{g}$

# FORZA ELASTICA

Sorgente: una molla (ideale,  $m = 0 \text{ kg}$ )

modulo:  $F_{el} = k \cdot \Delta l$   
 costante elastica  $\downarrow$  allungamento  $(l - l_0)$   
 lunghezze molla deformata  $\downarrow$  lunghezza molla a riposo

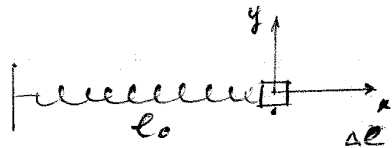
direzione: parallela all'asse della molla

verso: DI RICHIAMO (ossia verso la posizione di equilibrio)

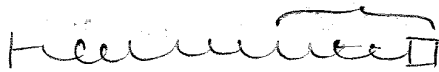
$F_{el}$ : unica forza ad avere modulo dipendente dalla posizione  
 ( $\Rightarrow$  dipendenza implicita dal tempo)

in presenza di  $\vec{F}_{el}$  non ci sarà mai un moto unif. accel.

si sceglie un S.R. con origine nella posizione a riposo della molla



$\Delta l = x$  (posizione massa  $m$  rispetto all'origine)



$$F_{el} = -kx$$

il meno indica il fatto che è una forza di richiamo

$$F = -kx \quad \begin{cases} \text{se } x > 0 & \Delta l > 0 \rightarrow F < 0 \\ \text{se } x < 0 & \Delta l < 0 \rightarrow F > 0 \end{cases}$$

$$F_{el} = m \cdot a \quad -kx = ma \quad -kx = m \frac{d^2x}{dt^2}$$

$$\frac{d^2x}{dt^2} = - \left( \frac{k}{m} \right) x$$

$(\omega^2)$

$$\frac{d^2x}{dt^2} = -\omega^2 x$$

$\Rightarrow$  il moto di un oggetto sottoposto a una forza elastica è ARMONICO

$$T = \frac{2\pi}{\omega} \text{ PERIODO}$$

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{m}{k}} \quad \text{periodo di una molla, dipende solo da } m \text{ e } k$$

## ENERGIA POTENZIALE

il lavoro  $W$  dipende solo dalle posizioni iniziali e finali

si parla di FUNZIONE ENERGIA POTENZIALE: dipende solo dalla posizione dell'oggetto

$$E_p = E(\vec{r}) = E(x, y, z)$$

$$\Delta E_p \stackrel{\text{def}}{=} -W^{\text{cons.}}$$

$$E_B - E_A \stackrel{\text{def}}{=} -W^{\text{cons.}}$$

non è definita l'energia potenziale, ma la variazione di energia potenziale, ossia  $E$  è definita a meno di una costante additiva arbitraria

$$E = f(x, y, z)$$

$$E' = f(x, y, z) + k = E + k$$

} entrambe soddisfano la definizione

$$\Delta E = -W$$

$$E_B - E_A = -W$$

$$(E'_B + k) - (E'_A + k) = -W$$

$$E'_B - E'_A = -W$$

per eliminare la  $k$  fisso un SR. fisso per le energie potenziali (ossia fissare una posizione  $\vec{r} = \vec{r}_0$  dove  $E = 0$ )

$$E(\vec{r} = \vec{r}_0) + k = 0$$

$$k = -E(\vec{r} = \vec{r}_0)$$

•  $\Delta E = -W$  vale anche in forma differenziale

$$dE = -dW$$

$$dE \stackrel{\text{def.}}{=} \frac{\partial E}{\partial x} dx + \frac{\partial E}{\partial y} dy + \frac{\partial E}{\partial z} dz \quad \text{se } E = E(x, y, z)$$

derivate parziali, simbolo  $\partial$

$$dW = \vec{F} \cdot d\vec{r} = (F_x \vec{u}_x + F_y \vec{u}_y + F_z \vec{u}_z) \cdot (dx \vec{u}_x + dy \vec{u}_y + dz \vec{u}_z)$$

$$= F_x dx + F_y dy + F_z dz$$

$$dE = -dW$$

$$\frac{\partial E}{\partial x} dx + \frac{\partial E}{\partial y} dy + \frac{\partial E}{\partial z} dz = -F_x dx - F_y dy - F_z dz$$

$$\frac{\partial E}{\partial x} = -F_x \quad \frac{\partial E}{\partial y} = -F_y \quad \frac{\partial E}{\partial z} = -F_z \quad \vec{F} = -\left( \frac{\partial E}{\partial x} \vec{u}_x + \frac{\partial E}{\partial y} \vec{u}_y + \frac{\partial E}{\partial z} \vec{u}_z \right)$$

$$\vec{F} = -\vec{\nabla} E$$

$$\vec{v} = \text{gradiente}$$

26

## TEOREMA DI CONSERVAZIONE DELL'ENERGIA

H<sub>p</sub>:  $W = \Delta K$  per qualsiasi forza

Se sono applicate al sistema forze conservative e forze non conservative

$$W = W^{NC} + W^{CONS.}$$

$$W^{NC} + W^{CONS.} = K_f - K_{im}$$

$$W^{NC} - \Delta E = K_f - K_{im}$$

$$W^{NC} + E_{im} - E_f = K_f - K_{im}$$

$$K_{im} + E_{im} + W^{NC} = K_f + E_f$$

ENERGIA  
DISSIPATA

$K + E = E^{MECCANICA}$   
↳ legata alla posizione  
↳ legata a  $\vec{v}$

$$W^{NC} = \int_{\gamma} \vec{F} \cdot d\vec{r} \quad \text{se } \vec{F} \text{ ha stesso verso di } d\vec{r} \Rightarrow W^{NC} > 0$$

$$E_{im}^{MECC} + W^{NC} = E_f^{MECC}$$

$$\begin{aligned} \text{se } W^{NC} > 0 & \quad E_f^{MECC} < E_{im}^{MECC} \\ \text{se } W^{NC} < 0 & \quad E_f^{MECC} > E_{im}^{MECC} \end{aligned}$$

$$\text{Se } W^{NC} = 0 \quad E_{im}^{MECC} = E_f^{MECC} \quad \text{ambito delle forze conservative}$$



28

$$\vec{L} = \vec{r} \wedge m\vec{v}$$

con il Polo nell'origine

facciamo le rispettive derivate

$$\frac{d\vec{L}}{dt} = \frac{d\vec{r}}{dt} \wedge m\vec{v} + \vec{r} \wedge \frac{d(m\vec{v})}{dt}$$

$$\frac{d\vec{L}}{dt} = \underbrace{\vec{v} \wedge m\vec{v}}_{\vec{0} \text{ (}\vec{v} \parallel \vec{v}\text{)}} + \vec{r} \wedge \frac{d\vec{q}}{dt} = \vec{r} \wedge \vec{F}$$

$$\Rightarrow \frac{d\vec{L}}{dt} = \boxed{\vec{r} \wedge \vec{F} = \vec{M}} \quad \text{MOMENTO DELLA FORZA}$$

$$\boxed{\frac{d\vec{L}}{dt} = \vec{M}}$$

se  $\vec{M} = 0 \Rightarrow \vec{L} = \text{costante}$

$\vec{L}_{in} = \vec{L}_f$

CONSERVAZIONE DEL MOMENTO ANGOLARE

$$\vec{M} = \vec{b} \wedge \vec{F} = 0 \quad (\text{per un polo qualsiasi})$$

se  $\left. \begin{array}{l} b = 0 \\ \vec{F} = 0 \\ \vec{F} \parallel \vec{b} \end{array} \right\} \vec{M} = 0$   $\vec{F}$  applicate nel polo

CONCLUSIONE

$$\vec{F} = \frac{d\vec{q}}{dt} \quad \vec{q} = m\vec{v} \quad \text{se } \vec{F} = 0 \quad \vec{q} = \text{cost.}$$

$$\vec{L} = \vec{r} \wedge m\vec{v} \quad \vec{M} = \vec{r} \wedge \vec{F} = \frac{d\vec{L}}{dt} \quad \text{se } \vec{M} = 0 \quad \vec{L} = \text{cost.}$$

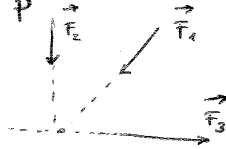
ES braccio costante

$$|\vec{F}| = R \quad \theta = \omega t$$

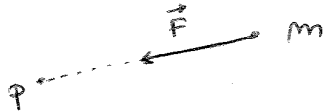
$$\vec{L} = m r^2 \frac{d\theta}{dt} \vec{u}_{\perp \text{ piano}} = \underbrace{m r^2}_{I} \vec{\omega} \quad \text{momento di inerzia}$$

## FORZE CENTRALI

def' Le forze centrali sono quelle forze tali per cui le rette di azione delle forze si incontrano tutte in un punto P



Una massa  $m$  in un campo di forze centrali avrà  $\vec{F}$  diretta lungo la congiungente  $m$  con  $P$



EST forza gravitaz. e forza elettrostatica sono forze centrali

### PROPRIETÀ

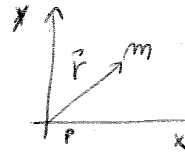
- Sono forze conservative

-  $\vec{L} = \text{cost.}$

DIM.  

$$\vec{L} = \vec{r} \wedge m\vec{v}$$

↳ BRACCIO (POLO  $\equiv O$ )



$$\vec{M} = \vec{r} \wedge \vec{F} = \frac{d\vec{L}}{dt}$$

nel caso delle forze centrali  $\vec{F} \parallel \vec{r}$  (la direzione della forza è lungo la congiungente, ossia verso  $\vec{r}$ )

$$\vec{F} \parallel \vec{r} \Rightarrow \vec{M} = 0 \quad \frac{d\vec{L}}{dt} = 0 \Rightarrow \vec{L} = \text{cost.}$$

modulo  

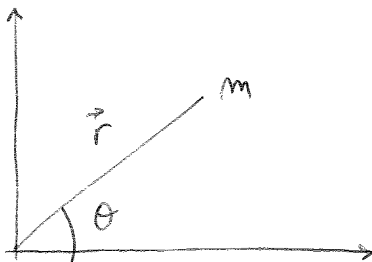
$$\vec{L} = \vec{r} \wedge m\vec{v} \Rightarrow \vec{L} = \vec{r} \wedge m(v_r \vec{u}_r + v_\theta \vec{u}_\theta) \quad \text{COORD. POLARI}$$

$$\vec{r} \parallel \vec{u}_r \Rightarrow \vec{L} = \vec{r} \wedge m v_\theta \vec{u}_\theta = \vec{z} \wedge m r \frac{d\theta}{dt} \vec{u}_\theta$$

$$\vec{r} \perp \vec{u}_\theta$$

$$|\vec{L}| = r^2 \frac{d\theta}{dt} \cdot m$$

DIREZIONE: ortogonale al piano di  $\vec{r}$  e  $\vec{v}$



$$r = r(t)$$

$$\theta = \theta(t)$$

$$m r^2 \frac{d\theta}{dt} = \text{cost.}$$

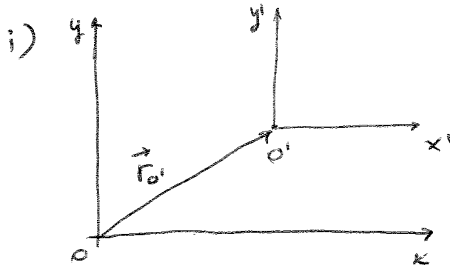
32

# MOTI RELATIVI

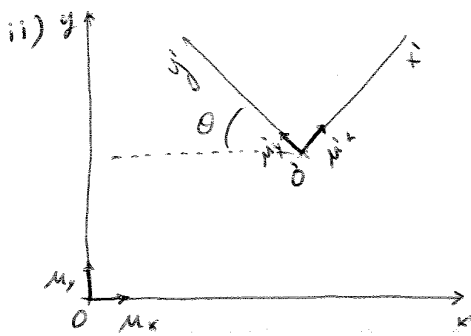
(a) DEFINIZIONI: come cambiano le grandezze cinematiche se cambio S.R.

$$\vec{r}, \vec{v}, \vec{a} \text{ in S.R.} \quad \rightarrow \quad \vec{r}', \vec{v}', \vec{a}'$$

SR: sistema di riferimento fisso



i)  $O'$  può <sup>non</sup> coincidere con  $O$   
 Assi  $\Rightarrow$   $x' \parallel x$   
 $y' \parallel y$



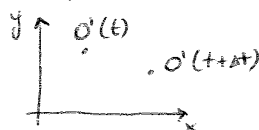
ii)  $O'$  non coincide con  $O$   
 $x'$  e  $y'$  non sono paralleli a  $x$  e  $y$

OBIETTIVO: individuare il nuovo sistema di riferimento ( $S'R'$ ) rispetto a quello vecchio fisso ( $SR$ )

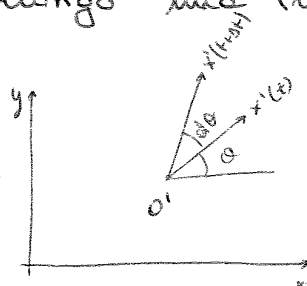
servono 2 informazioni: -  $\vec{r}_{O'}$ : descrive posizione  $O'$  rispetto a  $SR$   
 -  $\theta$ : angolo tra  $\vec{u}_{y'}$  e  $\vec{u}_x$

$S'R'$  caratterizzato da  $\left. \begin{matrix} \vec{r}_{O'}(t) \\ \theta_{O'}(t) \end{matrix} \right\} S'R' \text{ non } \bar{e} \text{ fisso ma funzione del tempo}$

$\vec{r}_{O'}(t)$  indica che  $O'$  si muove lungo una traiettoria



$\theta_{O'}(t)$  indica che gli assi ruotano



TROVARE LA TRASFORMAZIONE DI  $\vec{v}$  QUANDO CAMBIO SIST. REFER.

$\vec{v}$ : velocità definita in SR

$\vec{v}'$ : velocità definita in S'R'

$$\vec{v} = \frac{dx}{dt} \vec{u}_x + \frac{dy}{dt} \vec{u}_y + \frac{dz}{dt} \vec{u}_z$$

$$\vec{v}' = \frac{dx'}{dt} \vec{u}'_x + \frac{dy'}{dt} \vec{u}'_y + \frac{dz'}{dt} \vec{u}'_z$$

DIM

$$\vec{r} = \vec{r}_0 + \vec{r}'$$

$$\begin{aligned} \vec{v} &= \frac{d\vec{r}}{dt} = \frac{d\vec{r}_0}{dt} + \frac{d\vec{r}'}{dt} = \\ &= \vec{v}_0 + \frac{d(x'\vec{u}'_x + y'\vec{u}'_y + z'\vec{u}'_z)}{dt} \end{aligned}$$

$$x' = x'(t) \quad \vec{u}'_x = \vec{u}'_x(t)$$

$$\vec{v} = \vec{v}_0 + \left( \frac{dx'}{dt} \vec{u}'_x + \frac{dy'}{dt} \vec{u}'_y + \frac{dz'}{dt} \vec{u}'_z \right) + x' \left( \frac{d\vec{u}'_x}{dt} \right) + y' \left( \frac{d\vec{u}'_y}{dt} \right) + z' \left( \frac{d\vec{u}'_z}{dt} \right)$$

Ricordiamo che  $\frac{d\vec{a}}{dt} = \vec{\omega} \wedge \vec{a}$  con  $a = \text{cost.}$

derivate di oggetti a modulo costante

$$\vec{v} = \vec{v}_0 + \vec{v}' + x' \cdot \vec{\omega} \wedge \vec{u}'_x + y' \cdot \vec{\omega} \wedge \vec{u}'_y + z' \cdot \vec{\omega} \wedge \vec{u}'_z$$

$$\vec{v} = \vec{v}_0 + \vec{v}' + \vec{\omega} \wedge (x'\vec{u}'_x + y'\vec{u}'_y + z'\vec{u}'_z)$$

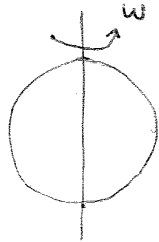
QUINDI: 
$$\vec{v} = \vec{v}_0 + \vec{v}' + \vec{\omega} \wedge \vec{r}'$$

$$\frac{d\vec{r}'}{dt} = \vec{v}' + \vec{\omega} \wedge \vec{r}'$$

$\vec{v}$ : vel in SR  
 $\vec{v}_0$ : vel O' in SR  
 $\vec{v}'$ : vel. in S'R'  
 $\vec{\omega} \wedge \vec{r}'$ : termine correttivo  
 $\vec{\omega}$ : vel. con cui ruotano gli assi di S'R'

$\vec{v}_0 + \vec{\omega} \wedge \vec{r}'$ : VELOCITÀ DI TRASCINAMENTO (si genera perché S'R' non è fermo)

(C) ROTAZIONE DELLA TERRA



$O' \equiv O$        $\vec{\omega} = \text{cost.}$        $\frac{d\omega}{dt} = 0$

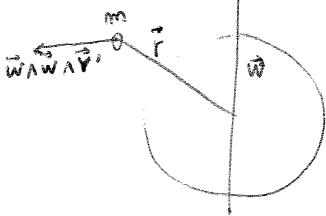
si devono studiare gli effetti su  $\vec{g}$

\* OSSERVATORE ESTERNO (lontano dalla terra):  $\vec{g}$  diretta verso il centro della terra

$|\vec{g}| = 9,81 \text{ m/s}^2$

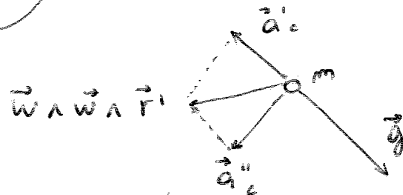
\* OSSERVATORE SULLA TERRA:  $\vec{g}' \neq \vec{g}$

$\vec{g}' = \vec{g} - \vec{\omega} \wedge \vec{\omega} \wedge \vec{r}' - 2 \vec{\omega} \wedge \vec{v}'$



$\vec{\omega} \wedge \vec{r}'$ : vettore ortogonale

$\vec{\omega} \wedge \vec{\omega} \wedge \vec{r}'$  ha direzione leggermente diversa rispetto a  $\vec{r}'$

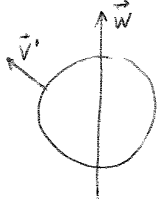


$\vec{a}'_c$  opposto a  $g$

$\Rightarrow |\vec{g}'| < |\vec{g}|$

$\vec{a}'_c$  fa sì che la traiettoria di un oggetto si deviate verso il basso (ossia verso l'equatore)

$-2 \vec{\omega} \wedge \vec{v}'$  ha direzione ortogonale al foglio, verso uscente



$\vec{a}_{\text{CORIOLIS}} \Rightarrow$  tangente alla terra lungo un parallelo e diretta verso est

CONCLUSIONE

stabilendo un SR fisso (sist. rifer. delle stelle fisse)  
 posso definire le forze fisiche  $F$

- con  $S'R' \neq SR$

i)  $\vec{a} = \vec{a}'$  si ha un SR INERZIALE  
 O' ha moto rettilineo uniforme rispetto a O (assi fissi)

il SR inerziale ha un moto per cui vede le stesse accelerazioni di SR

ii)  $\vec{a}' \neq \vec{a}$   $S'R'$  sist. rifer. non inerziale

$$\vec{F}' = \vec{F} + \vec{F}_{APP} = m\vec{a}'$$

$$\vec{F}_{APP} = m\vec{a}' - \vec{F}$$

↑ introdotta arbitrariamente

↑ forze fisiche

$$\vec{F}_{APP} = m\vec{a}' - m\vec{a} = m(\vec{a}' - \vec{a})$$

$$\vec{F}_{APP} = -m \left( \vec{a}_{0i} + \vec{\omega} \wedge \vec{\omega} \wedge \vec{r}' + \frac{d\vec{\omega}}{dt} \wedge \vec{r}' + 2\vec{\omega} \wedge \vec{v}' \right)$$

ASCENSORE  $\Rightarrow \vec{\omega} = 0 \quad \vec{F}_{APP} = -m\vec{a}_{0i}$

GIOSTRA  $\Rightarrow \vec{a}_{0i} = 0 \quad \omega = \text{cost} \quad \vec{v}' = 0$

$$\vec{F}_{APP} = -m(\vec{\omega} \wedge \vec{\omega} \wedge \vec{r}') = \text{FORZA CENTRIFUGA}$$

$$F_{centrifuga} = -m\omega^2 R$$

Ricapitolando:

in SR  $\vec{F}_{APP} = 0$

in  $S'R'$  non inerziale  $\Rightarrow$  uso di  $\vec{F}_{APP}$

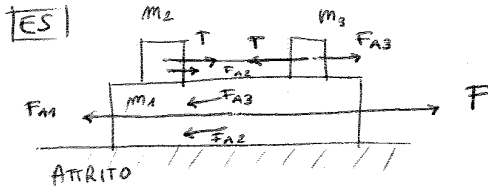
**B) QUANTITÀ DI MOTO**

$$F_i = m_i \vec{a}_i \quad F_i = \frac{d\vec{q}_i}{dt}$$

FORZA  $F_i$  sulla particella  $i$   
 ↳ RISULTANTE DI TANTE FORZE  
 ↳ DIVERSE SORGENTI

**DUE CLASSI DI FORZE**

- i) FORZE ESTERNE (la sorgente non appartiene al sistema)
- ii) FORZE INTERNE (la sorgente appartiene al sistema)



sistema  $\Rightarrow m_1 + m_2 + m_3$

(m1)  $F_1 = F - F_{A1} - F_{A2} - F_{A3}$   
 ( )  
 esterne interne

(m2)  $F_2 = F_{A2} + T$   
 ( )  
 interne

FORZA TOT. SUL SISTEMA:  $\vec{F} \stackrel{\text{def}}{=} \sum_{i=1}^n \vec{F}_i$

↳ forze totale su  $m_i$

$$\vec{F}_i = \vec{F}_i^{\text{est}} + \vec{F}_i^{\text{int}} = \vec{F}_i^{\text{est}} + \sum_j \vec{F}_{ij}^{\text{int}}$$

Sommatoria delle forze interne su  $m_i$  dovute a  $m_j$

$$\vec{F}_{\text{TOT}} = \sum_{i=1}^n F_i^{\text{est}} + \sum_{i=1}^n F_i^{\text{int}} = \sum_{i=1}^n F_i^{\text{est}} + \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^m \vec{F}_{ij}^{\text{int}} =$$

$$= \vec{R}^{\text{EST}} + [F_{12} + F_{13} + \dots + F_{1n} + \dots \quad F_{n1} + F_{n2} + \dots + F_{n,n-1}]$$

RISULTANTE DELLE FORZE EST.

N.B. all'interno della sommatoria avrà  $F_{13}$  e  $F_{31}$  per esempio sono forze di azione e reazione

$\Rightarrow F_{13} + F_{31} = 0$

in generale  $F_{ke} + F_{ek} = 0$

$\Rightarrow \sum_k \sum_j F_{kj}^{\text{int}} = 0$  Non c'è contributo legato alle forze interne

i)  $\left[ \vec{F}_{\text{TOT}} = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i^{\text{EST}} = \vec{R}^{\text{EST}} \right]$  RISULTANTE DELLE FORZE ESTERNE

ii)  $\left[ \vec{F} = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i = \sum_{i=1}^n m_i \vec{a}_i = \frac{M}{M} \left( \sum m_i \vec{a}_i \right) = M \cdot \vec{a}_{\text{CM}} = \vec{F}_{\text{TOT}} \right]$

**I EQUAZIONE CARDINALE** ( $\vec{F} = \vec{R}^{\text{est}} = M \cdot \vec{a}_{\text{cm}}$ )

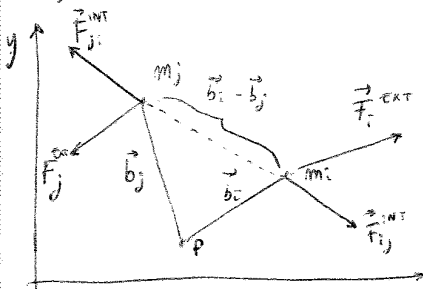
il moto del centro di massa dipende solo dalle forze esterne

$$\vec{F} = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i = \sum_{i=1}^n \frac{d\vec{q}_i}{dt} = \frac{d}{dt} \left( \sum_{i=1}^n \vec{q}_i \right) = \frac{d}{dt} \vec{q}_{\text{CM}}$$

$$\vec{F} = \vec{R}^{\text{EST}} = \frac{d\vec{q}_{\text{CM}}}{dt}$$

42

(iii) MOMENTI DELLE FORZE



$$\vec{M}_i = \vec{b}_i \wedge \vec{F}_i = \vec{b}_i \wedge (\vec{F}_i^{ext} + \vec{F}_{ij}^{int})$$

$$\vec{M}_j = \vec{b}_j \wedge \vec{F}_j = \vec{b}_j \wedge (\vec{F}_j^{ext} + \vec{F}_{ji}^{int})$$

$$(\vec{F}_{ij} = -\vec{F}_{ji})$$

$$\vec{M}_i + \vec{M}_j = \vec{b}_i \wedge \vec{F}_i^{ext} + \vec{b}_j \wedge \vec{F}_j^{ext} + \vec{b}_i \wedge \vec{F}_{ij}^{int} + \vec{b}_j \wedge \vec{F}_{ji}^{int} + \text{ALTRE FORZE}$$

$$\vec{M}_i + \vec{M}_j = \vec{M}^{ext} + (\vec{b}_i - \vec{b}_j) \wedge \vec{F}_{ij}^{int}$$

ma  $\vec{F}_{ij} \parallel (\vec{b}_i - \vec{b}_j) \Rightarrow$  prodotto vettoriale nullo

QUINDI  $\Rightarrow$  le forze interne non danno nessun contributo sul momento delle forze

$$\vec{M} = \sum \vec{M}_i = \sum \vec{b}_i \wedge \vec{F}_i^{ext} = \vec{M}^{ext}$$

RIEPILOGO

$$\Rightarrow \vec{F}_i = \vec{F}_i^{ext} + \vec{F}_i^{int} \quad \text{rispetto al punto materiale } m_i$$

$$\Rightarrow \vec{F}_i = \sum \vec{F}_i = \vec{R}^{ext} \quad \text{sistema}$$

$$\Rightarrow \vec{M} = \sum \vec{M}_i = \vec{M}^{ext}$$

$$\Rightarrow \vec{W} = \sum W_i = W^{ext} + W^{int}$$

legato al spost. assoluti
legato a spostamenti relativi della particella

(D) MOMENTO ANGOLARE (indipendente da  $\vec{q}$ )

i) PUNTO  $\Rightarrow \vec{L}_i = \vec{b}_i \wedge m_i \vec{v}_i$

SISTEMA  $\Rightarrow \vec{L} = \sum \vec{L}_i$

CM  $\Rightarrow \vec{L}_{cm} = \vec{b}_{cm} \wedge M \cdot \vec{v}_{cm}$

$$\left. \begin{array}{l} \\ \\ \end{array} \right\} \vec{L} \neq \vec{L}_{cm}$$

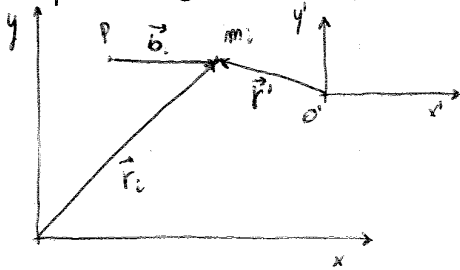


# STUDIO DI MOMENTO ANGOLARE E MOMENTO DELLE FORZE

in particolare

- (A) DIPENDENZA DA S.R.
- (B) DIPENDENZA DAL POLO
- (C) ESISTONO POLO/SR OTTIMALI?
- (D) LEGATE TRA  $\vec{L}$  e  $\vec{L}_{CM}$
- (E) ESEMPI
- (F) APPLICAZIONI: URTI

## (A) passaggio da SR a S'R'



$$\vec{L} = \sum \vec{L}_i = \sum \vec{b}_i \wedge m_i \vec{v}_i$$

in assenza di rotazioni il braccio non cambia cambiando SR

$$\vec{F} \rightarrow \vec{F}' \quad \vec{v} \rightarrow \vec{v}'$$

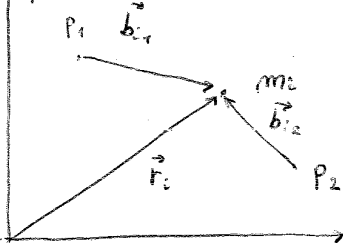
$$\vec{L}' = \sum \vec{b}_i \wedge m_i \vec{v}_i' \neq \vec{L}$$

$$\vec{M} = \sum \vec{b}_i \wedge \vec{F}_i$$

se S'R' è inerziale ( $\vec{a}' = \vec{a}$ )  $\vec{F}_i = \vec{F}_i'$   $\vec{M}' = \vec{M}$

se S'R' non è inerziale  $\vec{F}_i' = \vec{F}_i + \vec{F}_{APP}$   
 $\Rightarrow \vec{F}_i \neq \vec{F}_i' \Rightarrow \vec{M} \neq \vec{M}'$  in genere

## (B) passaggio da P<sub>1</sub> a P<sub>2</sub> e cambio di polo



mom cambiando S.R.  $\vec{v}_i$  non cambia  
 $\Rightarrow \vec{v}_i$  indipendente dal polo  
 però il braccio dipende dal polo

$$\vec{L}_1 = \sum \vec{b}_{i1} \wedge m_i \vec{v}_i$$

$$\vec{L}_2 = \sum \vec{b}_{i2} \wedge m_i \vec{v}_i$$

$$\vec{L}_1 \neq \vec{L}_2$$

il momento angolare dipende dalla scelta del polo

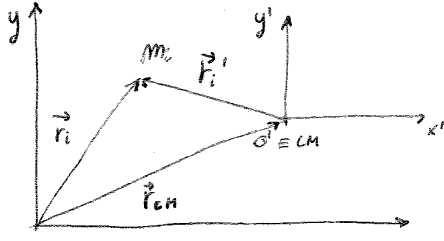
considero  $\vec{M}$

$$\vec{M}_1 = \sum \vec{b}_{i1} \wedge \vec{F}_i \quad \text{dipendono dal polo} \quad \vec{M}_2 = \sum \vec{b}_{i2} \wedge \vec{F}_i \quad \text{in genere } \vec{M}_1 \neq \vec{M}_2$$

46

**C) ESISTONO SR/POLO PRIVILEGIATI?**

definiamo  $S'R'$ : sistema di riferimento del centro di massa  
 $O' \equiv CM$   $x'$  e  $y'$  sono  $\parallel$  a  $x$  e  $y$  e non ruotano



$CM \equiv O'$  in movimento

$$\begin{cases} \vec{r}_i = \vec{r}_{CM} + \vec{r}_i' \\ \vec{v}_i = \vec{v}_{CM} + \vec{v}_i' \\ \vec{a}_i = \vec{a}_{CM} + \vec{a}_i' \end{cases} \quad (\vec{\omega} = 0)$$

$$\vec{r}_{CM} = \frac{\sum m_i \cdot \vec{r}_i}{\sum m_i}$$

$$\vec{r}_{CM} = \frac{\sum m_i \cdot \vec{r}_i'}{\sum m_i} \stackrel{[CM \equiv O']}{=} \vec{0}$$

posizione di CM rispetto a  $S'R'$

PROPRIETÀ 1

$$\sum m_i \cdot \vec{r}_i' = \vec{0}$$

derivando si ottiene  $\sum m_i \cdot \vec{v}_i' = \vec{0}$

QUANTITÀ DI MOTO

$$\vec{R}^{EXT} = \frac{dQ}{dt} \neq 0 \text{ in SR}$$

$$\vec{R}'^{EXT} = \frac{dQ'}{dt} = 0 \text{ in } S'R'$$

$$\begin{aligned} \vec{Q} &= M \cdot \vec{v}_{CM} && \text{in SR} \neq 0 \\ \vec{Q}' &= M \cdot \vec{v}'_{CM} = 0 && (CM \equiv O') \text{ sta fermo } (S'R') \end{aligned}$$

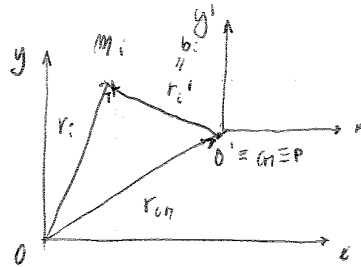
$\vec{R}^{EXT} \neq \vec{R}'^{EXT} \Rightarrow S'R'$  è un sistema di riferimento non inerziale  
 $\Rightarrow$  ci sono forze apparenti

$$\vec{R}' = \vec{R} + \vec{F}_{APP}$$

massa · acceleraz. traslazionale

PROPRIETÀ 2

$$\begin{cases} \vec{R}'^{EXT} = \vec{R}^{EXT} + M \cdot \vec{a}_{CM} \\ \vec{F}_i' = \vec{F}_i + m_i \cdot \vec{a}_{CM} \end{cases}$$



MOMENTO ANGOLARE

Scegliamo POLO  $\equiv CM \equiv O'$

$(SR) \Rightarrow b_i \equiv \vec{r}_i \quad \vec{L} = \sum \vec{L}_i = \sum \vec{r}_i \wedge m_i \vec{v}_i \text{ in SR}$

$$\vec{v}_i = \vec{v}_{CM} + \vec{v}_i'$$

$$\begin{aligned} \vec{L} &= \sum \vec{r}_i \wedge m_i (\vec{v}_{CM} + \vec{v}_i') = \sum \vec{r}_i \wedge (m_i \vec{v}_{CM}) + \sum \vec{r}_i \wedge (m_i \vec{v}_i') = \\ &= \sum \vec{r}_i \wedge (m_i \vec{v}_{CM}) + \sum \vec{r}_i \wedge (m_i \vec{v}_i') = \end{aligned}$$

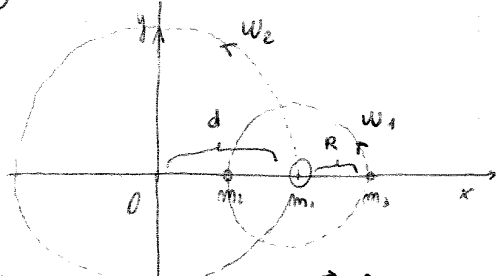
$$= \left( \sum m_i \vec{r}_i \right) \wedge \vec{v}_{CM} + \sum \vec{r}_i \wedge (m_i \vec{v}_i') = L'_{CM} \quad (\forall m_i)$$

0 per proprietà 1      braccio      non in S'R'

$\Rightarrow$  il momento angolare è indipendente dal sistema di riferimento

(E)

ESEMPI



$m_2 = m_3$  girano attorno a  $m_1$   
 $m_1$  gira attorno ad  $O$

TEO. KONIG  
 $\vec{L} = \vec{L}' + \vec{L}_{cm}$

$O' \equiv CM$  su  $m_1$

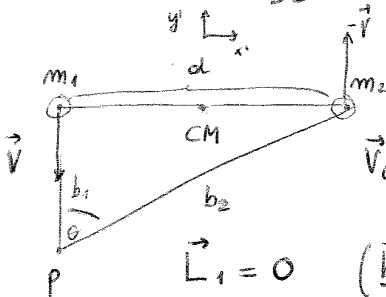
$\vec{L}_{cm} = d \wedge (M d\omega_2)$

$L' = \sum \vec{b}_i' \wedge m_i \vec{v}_i'$   
 $= 2 \cdot \vec{R} \wedge m_2 (R \wedge \vec{\omega}_1)$

$\vec{L}'$  in  $S'R'$  rispetto a  $CM \equiv O'$

$\rightarrow (\sum L_i')$

ESEMPI - BIS



$m_1 = m_2 \quad \vec{q}_1 = m_1 \vec{v} \quad \vec{q}_2 = -m_2 \vec{v}$

$\vec{v}_{cm} = 0 \Rightarrow \vec{q}_{cm} = 0 \quad \vec{Q} = \vec{q}_{cm} = \vec{q}_1 + \vec{q}_2 = 0$

$\vec{L}_1 = 0 \quad (\vec{b}_1 \parallel \vec{v})$

$\vec{L}_2 = b_2 \wedge (-m\vec{v}) = d \wedge (-m\vec{v})$

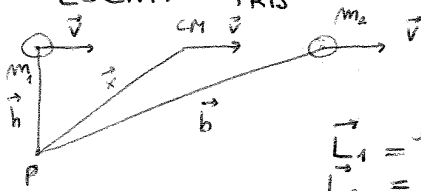
$\vec{L}_{cm} = 0 \quad \vec{v}_{cm} = 0$

$\vec{L}_1' = -\frac{d}{2} \wedge (m_1 \vec{v})$   
 $\vec{L}_2' = \frac{d}{2} \wedge (-m_2 \vec{v})$

rispetto al CM  
 $\vec{L}' = \sum \vec{L}_i' = \vec{L}_1' + \vec{L}_2' = -\vec{d} \wedge m\vec{v}$

in questo caso  $\vec{L} = \vec{L}'$

ESEMPI - TRIS



$m_1 m_2 = d \quad \vec{q}_1 = \vec{q}_2 = m\vec{v}$   
 $\vec{Q} = \vec{q}_{cm} = 2m\vec{v} \quad \vec{v}_{cm} = \vec{v}$

$\vec{L}_1' = h \wedge m\vec{v}$   
 $\vec{L}_2' = b \wedge m\vec{v}$

$\vec{L}_{cm} =$

$S'R' \Rightarrow \vec{v}' = \vec{v} - \vec{v}_{cm} = 0$

$\vec{L}_1' = \vec{L}_2' = 0$

$K_1 = K_2 = \frac{1}{2} m v^2$

$\vec{k}_1' = \vec{k}_2' = 0$

**CONCLUSIONE 1**

Se  $F_{ext} \approx 0$  rimane costante  $\vec{q}$  complessiva, non  $\vec{q}$  delle singole particelle. Si considera  $\vec{q}$  del sistema

$q_{im} \neq q_{yf}$   
 $\Rightarrow$  se  $F_x^{ext} \approx 0 \Rightarrow \vec{q}_{xim} = \vec{q}_{xf}$  ;  $\vec{q}_{yim} = \vec{q}_{yf}$

**CONCLUSIONE 2**

$\vec{v}$  iniziali note, voglio trovare  $\vec{v}_f$   
 2 particelle ( $m=2$ )  $\Rightarrow$  4 incognite 2-D  $2\vec{v}_f$  con 4 componenti  
 $\vec{q}_{im} = \vec{q}_f \Rightarrow$  2 sole eq. problema mal posto, servono altri dati (v di una particella dopo l'urto)

CASI PARTICOLARI

a) URTO ELASTICO (oltre a conservarsi la qdm si conserva anche l'energia cinetica totale)  
 $K_{im} = K_f$

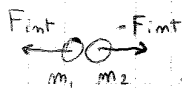
b) URTO COMPLETAMENTE ANELASTICO: dopo l'urto le due masse hanno la stessa velocità.

RIEPILOGO

i) a meno di esistenza di vincoli  $\sum \vec{F}^{ext} \cdot \Delta t \approx 0 \Rightarrow \vec{q}_{im} = \vec{q}_f$   
 $\vec{q} = \sum \vec{q}_i$

in presenza di vincolo  $V \neq 0$   $V \rightarrow \infty$   $\vec{V} \cdot \Delta t$  non trascurabile  
 $\sum \vec{F}^{EXT}$  NON TRASCURABILE  $\Rightarrow \vec{q}_{im} \neq \vec{q}_f$

ii) si suppongono vincoli nulli



su  $m_1 \Rightarrow \Delta \vec{q}_1 = \int F_{int} \cdot dt = F_{media}^{int} \cdot \Delta t = \vec{J}_{med}$   
 $\frac{\vec{q}_{1f} - \vec{q}_{1i}}{\Delta t} = F_{media}^{int}$

si suppone presenza di vincoli



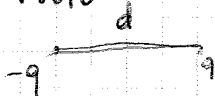
su  $m_1 \Rightarrow F_{media}^{int} = \frac{\Delta \vec{q}_1}{\Delta t}$   
 su sistema  $\Rightarrow F_{media}^{ext} = \frac{\Delta \vec{q}}{\Delta t}$

•  $F_{Coulomb}$   $K = \frac{1}{4\pi\epsilon}$   $\epsilon$  relativamente piccola  $\Rightarrow K$  relativamente grande  
 $\rightarrow F_e$  in genere mai trascurabile

$\epsilon$ : COSTANTE DIELETTRICA  $\rightarrow$  dipende dalla sostanza che riempie lo spazio

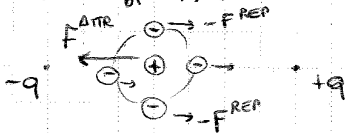
$\epsilon = \epsilon_0 \cdot \epsilon_r$   
cost. dielettr. nel vuoto  $\epsilon_r$  cost. dielettr. nel mezzo

- vuoto



$F_e = \frac{1}{4\pi\epsilon_0} \left(\frac{q}{d}\right)^2$

- SUPPONIAMO DI AVERE MATERIA TRA LE DUE CARICHE (1 ATOMO)



forze repulsive sugli elettroni  
 forze attrattive sul nucleo

l'atomo si distorce portante la carica positiva da una parte mentre gli elettroni si dispongono in maniera simmetrica

$\vec{F}_e(q) = -\vec{F}_e(-q) + \vec{F}_{(ATOMO)} = \frac{1}{4\pi\epsilon_0} \cdot \left(\frac{q}{d}\right)^2 + \vec{F}_{ATOMO} =$  contributo elettrostatico dell'atomo  
 PAARIZZAZIONE

$= \frac{1}{4\pi\epsilon} \cdot \frac{q^2}{d^2} \cdot M_r \Rightarrow$  la costante dielettrica dipende dal materiale

D) DEFINIZIONI IMPORTANTI

• CAMPO: modo di descrivere il sistema indipendentemente dalla sonda (ossia dipendente solo dalla sorgente)

se  $b$ : sonda  $\vec{C} = \frac{\vec{F}}{b}$

$\vec{E}_{gravitaz.} = -\gamma \frac{M}{r^2} \cdot \vec{M}_r$

$\hookrightarrow$  generato da  $M$

$\vec{E}_{coulomb} = \frac{1}{4\pi\epsilon} \frac{q}{r^2} \vec{M}_r$

$\hookrightarrow$  generato da  $q$

$\vec{E}$ : vettore  $\parallel$  a  $\vec{F} \Rightarrow$  le direzioni di  $\vec{E}$  sono fasci di rette con centro in  $M$  ( $o$   $q$ )

su  $m \Rightarrow \vec{F}_G = m \vec{E}_G$

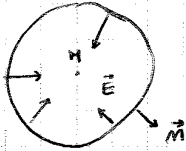
su  $Q \Rightarrow \vec{F}_e = Q \cdot \vec{E}_e$

TEOREMA DI GAUSS

definisce il flusso attraverso una superficie chiusa

DIM

M al centro della sfera



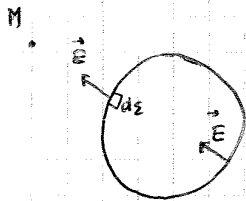
$\vec{E}_e \parallel \vec{m}$

$$\Phi = \int_{\text{SFERA}} \vec{E} \cdot \vec{m} \cdot dS = \int \gamma \frac{M}{R^2} dS = \gamma \frac{M}{R^2} \int_{\text{sfera}} dS = \gamma \frac{M}{R^2} (4\pi R^2)$$

$\Phi = 4\pi\gamma M$  se M situata al centro di  $S_{\text{sfera}}$

NB - se M è il punto interno  $\Phi = 4\pi\gamma M$

- se M esterna alla sup. sferica  $\Phi = 0$   
 per ogni  $dS$  dalla parte opposta della sfera c'è  $dS'$  e cui  $\vec{E}$  ha vers opposto alla superficie



$\forall dS \vec{E}$  concorde con  $\vec{m}$

$\exists dS' > dS \quad \vec{E}'$  discorde  $\vec{m}$

$\vec{E}' < \vec{E}$  distanze da M maggiore

$d\Phi_1 = \vec{E} \cdot \vec{m} \cdot dS$

$d\Phi_2 = \vec{E}' \cdot \vec{m} \cdot dS'$

$d\Phi = d\Phi_1 + d\Phi_2 = 0$

$\Rightarrow \Phi = 0$

passando all'elettrostatica

$M \rightarrow Q$

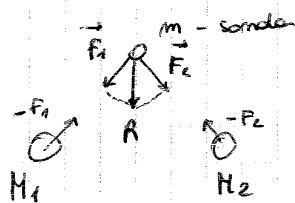
$\gamma \rightarrow \frac{1}{4\pi\epsilon}$

$\Phi = \frac{Q}{\epsilon}$

PRINCIPIO DI SOVRAPPOSIZIONE

situazione con più masse è più  
 coniche

il campo generato da più masse è la somma dei campi generati dalle singole masse



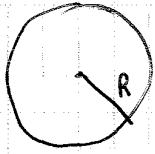
$\vec{E} = \frac{\vec{R}}{m} = \frac{\vec{F}_1}{m} + \frac{\vec{F}_2}{m} = \vec{E}_1 + \vec{E}_2$

$M = M_1 + M_2$

$\Phi = \Phi_1 + \Phi_2$

ESEMPI

A) CAMPO GRAVITAZIONALE DI UNA MASSA SFERICA DI RAGGIO R

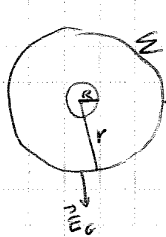


$\rho = \text{densità} = \text{derivata della massa rispetto al volume}$   
 $\rho = \frac{dM}{dV}$  [reparto ha massa infinitesima e volume infinitesimo che la massa occupa]

se  $\rho = \text{cost} \Rightarrow dM = \rho dV \quad M = \int \rho dV \quad \boxed{M = \rho \cdot V}$

supponiamo  $\rho = \text{cost} \quad \frac{M}{V} = \frac{M}{\frac{4}{3}\pi R^3}$

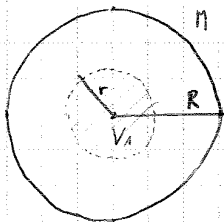
si scegliamo  $\Sigma$  simmetriche



$r_\Sigma > R$   
 $\vec{E}_G \parallel \vec{m}$   
 $\vec{E}_G$  è lo stesso in modulo su  $\Sigma$   
 $\Phi = \int_\Sigma \vec{E}_G \cdot d\Sigma \cdot \vec{m} = E_G \int_\Sigma d\Sigma = \boxed{E_G 4\pi r^2}$

$\Phi \stackrel{\text{GAUSS}}{=} 4\pi \gamma M^{\text{INT}} = \boxed{4\pi \gamma M} \quad \boxed{E_G = \gamma \frac{M}{r^2}}$

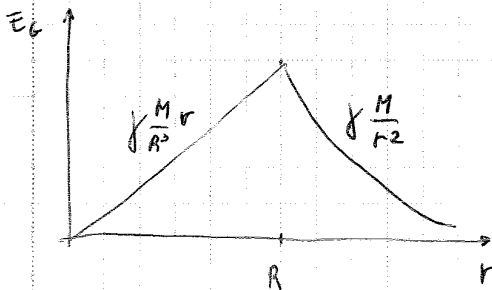
Scegliamo  $\Sigma$  sferica con raggio  $r < R$



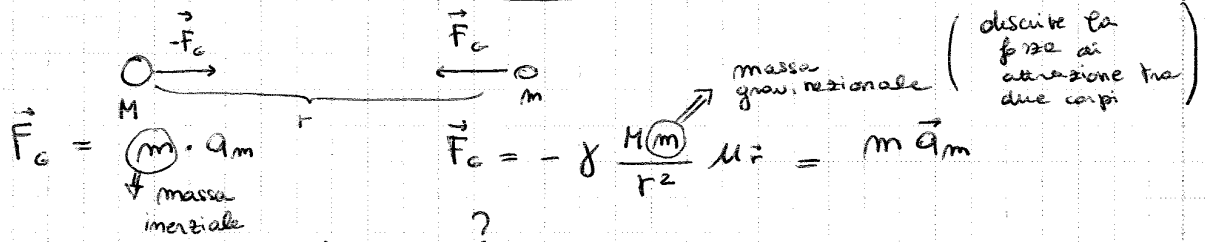
$\vec{E}_G \parallel \vec{m}$   
 $\Phi = \int_\Sigma \vec{E}_G \cdot \vec{m} \cdot d\Sigma = E_G \int_\Sigma d\Sigma = E_G \cdot 4\pi r^2$   
 $\Phi \stackrel{\text{GAUSS}}{=} \gamma 4\pi \underbrace{\rho \cdot V_1}_M = 4\pi \gamma \cdot \frac{M}{\frac{4}{3}\pi R^3} \cdot \frac{4}{3}\pi r^3$

$E_G \cdot 4\pi r^2 = 4\pi \gamma M \frac{r^3}{R^3}$

$\boxed{E_G = \gamma \frac{r}{R^3} M}$



## CAMPO GRAVITAZIONALE



fisicamente sono grandezze diverse, ma numericamente (=> misure sperimentali) sono identiche

$$-\gamma \frac{M \cdot m}{r^2} \vec{u}_r = m \vec{a}_m$$

SR INERZIALE => anche M si muove  $-\vec{F}_g = M \vec{a}_M$

$\vec{r}$  legato al moto relativo di m rispetto a M

scego un S'R' con M fissa => S'R' non inerziale  
 ↳  $\vec{F}_{APP} \neq 0$

STUDIO DEL MOTO RELATIVO DI m RISPETTO a M

$$\vec{a}_{rel} = \vec{a}_m - \vec{a}_M = \frac{\vec{F}_g}{m} + \frac{\vec{F}_g}{M} \quad \vec{a}_M = -\frac{\vec{F}_g}{M}$$

$$\vec{a}_{rel} = \vec{F}_g \left( \frac{1}{m} + \frac{1}{M} \right) \quad \boxed{M \cdot \vec{a}_{rel} = \vec{F}_g}$$

$\mu =$  massa ridotta (tiene conto delle forze apparenti, ha lo stesso ruolo)

SR =>  $\vec{F}_g = m \vec{a}_m$

$$\mu = \frac{mM}{m+M}$$

S'R' =>  $\vec{F}_g + \vec{F}_{APP} = m \vec{a}'_m \Rightarrow \mu \vec{a}'_m = M \vec{a}_{rel} = \vec{F}_g$

$$\mu = \frac{mM}{m+M} \quad \begin{cases} \approx m & \text{se } m \ll M \\ \approx \frac{m}{2} & \text{se } m = M \\ \approx M & \text{se } m \gg M \end{cases}$$

ENERGIA CONSERVATIVA =>  $E_{mecc} = \text{cost.}$

$$K = \frac{1}{2} \mu v^2$$

$$U = -\gamma \frac{Mm}{r}$$

$$K + U = E_{TOT}$$

$$v^2 = v_x^2 + v_y^2$$

$$\vec{v} = v_r \vec{u}_r + v_\theta \vec{u}_\theta$$

$$\vec{v} = \frac{dr}{dt} \vec{u}_r + r \frac{d\theta}{dt} \vec{u}_\theta$$

$$v^2 = \left( \frac{dr}{dt} \right)^2 + r^2 \left( \frac{d\theta}{dt} \right)^2$$



TRAIETTORIA

$\vec{a} = \vec{a}_r + \vec{a}_\theta$        $\vec{a}_r = \frac{d^2 r}{dt^2} - r \left( \frac{d\theta}{dt} \right)^2$       *COORDINATE POLARI*

$\frac{d\theta}{dt} = \left( \frac{L}{mr^2} \right)$        $\frac{d}{dt} = \frac{d}{d\theta} \cdot \frac{d\theta}{dt}$  (cambiamento di variabili)

$\frac{dr}{dt} = \frac{dr}{d\theta} \cdot \frac{d\theta}{dt} = \frac{dr}{d\theta} \cdot \left( \frac{L}{mr^2} \right) = \frac{L}{m} \cdot \frac{1}{r^2} \frac{dr}{d\theta}$

$\frac{d}{d\theta} \left( \frac{1}{r} \right) = -\frac{1}{r^2} \frac{dr}{d\theta}$        $\frac{dr}{dt} = -\frac{L}{m} \frac{d}{d\theta} \left( \frac{1}{r} \right)$

$\frac{d^2 r}{dt^2} = \frac{d}{dt} \left[ -\frac{L}{m} \frac{d}{d\theta} \left( \frac{1}{r} \right) \right] = -\frac{L}{m} \frac{d}{d\theta} \left[ \frac{d}{d\theta} \left( \frac{1}{r} \right) \right] \frac{d\theta}{dt}$

$\frac{d^2 r}{dt^2} = -\frac{L}{m} \frac{d^2}{d\theta^2} \left( \frac{1}{r} \right) \cdot \frac{L}{mr^2} = -\frac{L^2}{m^2 r^2} \frac{d^2}{d\theta^2} \left( \frac{1}{r} \right)$

$\Rightarrow \vec{a}_r = -\frac{L^2}{m^2 r^2} \frac{d^2}{d\theta^2} \left( \frac{1}{r} \right) - \frac{L^2}{m^2 r^3}$

TRAIETTORIA

$\vec{r} = \vec{r}(t) \quad \begin{cases} r = r(t) \\ \theta = \theta(t) \end{cases} \quad r = f(\theta)$

$\vec{F}_G = \mu \cdot \vec{a}_r$        $\vec{F}_\theta = 0$        $C1 \Rightarrow t=0 \quad r=r_0$   
 $\theta = \theta_0$

$-\gamma \frac{Mm}{r^2} \vec{u}_r = \mu r \ddot{r} \vec{u}_r + \mu r \dot{\theta} \dot{\theta} \vec{u}_\theta$        $\vec{F}_\theta = 0 \Rightarrow \dot{\theta} = 0$

lungo  $\vec{u}_r$        $-\gamma \frac{Mm}{r^2} = \mu \cdot \left[ -\frac{L^2}{m^2 r^2} \frac{d^2}{d\theta^2} \left( \frac{1}{r} \right) - \frac{L^2}{m^2 r^3} \right]$

$-\gamma Mm = -\frac{L^2}{m} \left[ \frac{d^2}{d\theta^2} \left( \frac{1}{r} \right) + \frac{1}{r} \right]$        $\left( \frac{1}{r} = y \right) \Rightarrow$  *EQ. DIFF.*

$\frac{d^2 y}{d\theta^2} + y = \gamma \frac{Mm}{L^2} \mu$

soluz. particolare  $y = \text{termine noto}$

$y = \gamma \frac{Mm}{L^2} \mu$

OMOGENA ASSOCIATA

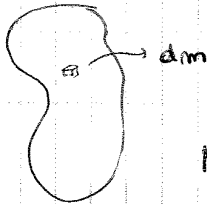
$\frac{d^2 y}{d\theta^2} + y = 0$

$y = A \cos \theta$

$\frac{1}{r} = A \cos \theta + \gamma \frac{Mm}{L^2} \mu$

# DINAMICA DEL CORPO RIGIDO

CORPO RIGIDO: insieme continuo di punti che mantengono una distanza fissa fra loro (infiniti punti la cui distanza fra loro  $\rightarrow 0$ )



$$M = \int dm$$

$$\sum_{i=1}^n \rightarrow \int_V \quad \text{INTEGRALE DI VOLUME}$$

Valgono tutte le equazioni valide per la dinamica nei sistemi di punti

$$\begin{aligned} \vec{R}^{EXT} &= M \cdot \vec{a}_{cm} & \vec{R}^{EXT} &= \frac{d\vec{Q}}{dt} & \vec{Q} &= M \vec{v}_{cm} \\ M \vec{v}_{cm} &= \frac{d\vec{L}}{dt} & \vec{L} &= \vec{L}_{cm} + \vec{L}_i & \vec{Q} &= \sum \vec{q}_i \end{aligned}$$

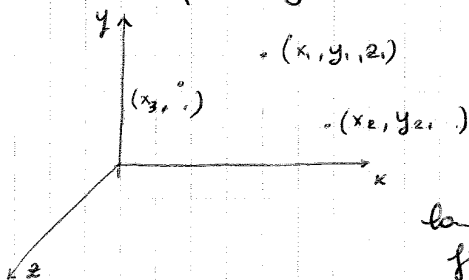
DISTANZA FISSA  $\Rightarrow \vec{Q}, \vec{L}$  sono proprietà anche delle singole masse (in un sistema di punti indicavano solo le caratteristiche globali)

$$\vec{v}_{cm}, \vec{L} \text{ NOTI} \Rightarrow \text{TROVO } \vec{v}_{dm}$$

Si può dare una formula a  $\vec{L}$  ( $\vec{L} = I \cdot \vec{\omega}$ )

GRADI DI LIBERTÀ: incognite necessarie per rappresentare posizione delle particelle = numero coord. spaziali particelle

- punto materiale  $P(x, y, z)$   $DF = 3$  (degrees of freedom)
- sistema con  $N$  particelle  $P_i(x_i, y_i, z_i) \Rightarrow 3N = DF$
- corpo rigido



$$d_{12} \text{ nota e fissa} = \sqrt{(x_1 - x_2)^2 + (y_1 - y_2)^2 + (z_1 - z_2)^2}$$

$$P_2 \Rightarrow 3 \text{ coordinate} + 1 \text{ condizione}$$

la particella 2 deve stare a distanza fissa da 1  $\Rightarrow$  sta su una sfera centrata in 1 con  $r = d_{12}$

$$P_3 \Rightarrow 3 \text{ coord.} + 2 \text{ condizioni} \quad d_{13} = d_{23}$$

$P_3$  sta sull'intersezione di due sfere  $\Rightarrow$  su una circonferenza

dalla particella 4 in poi non ci sono più gradi di libertà

$\Rightarrow$  le coordinate si ricavano fissando le distanze

$$\Rightarrow \text{per il corpo rigido } \boxed{DF = 6}$$

CASO PARTICOLARE →

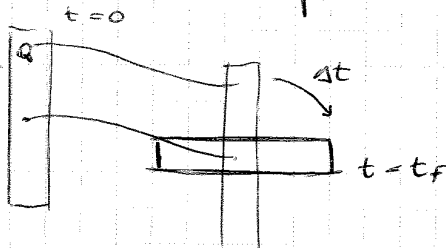
Il moto di rotazione si riduce a una rotazione degli assi  
 $CM \in \gamma \Rightarrow \vec{v}_{CM} = 0 \Rightarrow$  coord. CM fisse

$\gamma$  può rimanere costante nel tempo (→ ASSE FISSO)

oppure  $\gamma = \gamma(t)$  (→ ASSE VARIABILE)

③ moto di rototraslazione

combinazione di pura rotazione + pura traslazione



la traiettoria è la combinazione di una traslazione (curva) e di una rotazione (circonferenza)

$\gamma \perp$  al fuoco nel CM

$$\vec{v}_Q = \vec{v}_{TR} + \vec{v}_T = \vec{v}_{TR} + \vec{\omega} \wedge \vec{R}_Q$$

dovuto alla rotazione

considero CM

- se  $CM \notin \gamma \Rightarrow \vec{v}_{CM} = \vec{v}_{TR} + \vec{\omega} \wedge \vec{R}_{CM}$   
 $\Rightarrow$  in genere  $\vec{v}_{CM} \neq \vec{v}_{TR}$

- se  $CM \in \gamma \Rightarrow \vec{v}_{CM} = \vec{v}_{TR}$  ( $\vec{R}_{CM} = 0$ )

La situazione vantaggiosa

- se  $\vec{\omega} = 0$  si ha pura traslazione

- se Q generico  $\in \gamma \Rightarrow \vec{v}_Q = \vec{v}_{TR}$

$$\vec{R}^{ext} = \frac{dQ}{dt} \quad \vec{M} = \frac{dL}{dt}$$

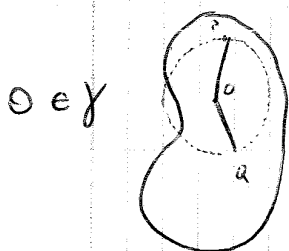
$\vec{v}_{CM} \uparrow$        $\omega \uparrow$

④ ASSE DI ROTAZIONE  $\gamma = ?$  se passo  $\gamma \rightarrow \gamma'$  che succede a  $\vec{\omega}$ ?

$\gamma \rightarrow \gamma' \quad \vec{\omega} \rightarrow \vec{\omega}' \quad \vec{v}_{TR} \rightarrow \vec{v}'_{TR}$

$$\vec{v}_P = \vec{v}_{TR} + \vec{\omega} \wedge \vec{OP} \quad v_Q = \vec{v}_{TR} + \vec{\omega} \wedge \vec{OQ}$$

$$\vec{v}_O = \vec{v}_{TR} \quad \vec{v}_P - \vec{v}_Q = \vec{\omega} (\vec{OP} - \vec{OQ}) = \vec{\omega} \wedge \vec{QP}$$



1.  $\Rightarrow d\vec{L}_y \parallel y$   $dL_y = |dL| \cos\theta$   
 $dL_y = b dm v_{dm} \cos\theta$   $\hookrightarrow b dm v_{dm}$

NB  $\left. \begin{aligned} b \cos\theta &= R \\ v_{dm} &= \omega \cdot R \end{aligned} \right\} dL_y = \omega R^2 dm$   
 $\hookrightarrow$  ha sempre lo stesso segno di  $\vec{\omega}$

$L_y = \int_V dL_y = \omega \int_V R^2 dm = \omega \int_V R^2 \rho dV$   
 $L_y = I \cdot \omega$  momento d'inerzia I

2.  $\Rightarrow dL_z \perp a y$

$dL_z = |dL| \sin\theta = b dm \omega R \sin\theta$

$b \cdot \sin\theta$  è la distanza tra  $dm$  e  $y$   
 se varia  $dm \Rightarrow$  varia  $\theta \Rightarrow$  varia segno

$L_z = \int_V \omega R \sin\theta dm \Rightarrow$  può essere 0 (caso fortunato)  
 $\rightarrow$  somma di termini positivi e negativi.

- i) se  $L_z = 0 \rightarrow$  MOTO SENZA PRECESSIONE
- ii) se  $L_z \neq 0 \rightarrow$  MOTO CON PRECESSIONE

CONCLUSIONI

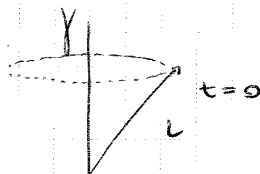
i)  $\vec{L} = I \cdot \omega \vec{M}_y + L_z \vec{M}_z$   $\vec{L} = I \cdot \vec{\omega} + L_z \vec{M}_z$

ii) CASO SENZA PRECESSIONE  $\boxed{\vec{L} = I \cdot \vec{\omega}}$

$\vec{M} = \frac{d\vec{L}}{dt} = I \cdot \frac{d\vec{\omega}}{dt}$

con precessione  $\vec{L} \neq \vec{\omega}$   $\vec{\omega} \parallel y \Rightarrow L \neq y$

$\vec{L}$  è vettore che ruota intorno a  $y$



$\vec{L}$  descrive una circonferenza rispetto a  $y$

$\vec{L}, \vec{\omega}$  possono essere funzioni del tempo  $\vec{L}(t), \vec{\omega}(t)$

$$K = \frac{1}{2} v_{TR}^2 \int_v dm + \frac{1}{2} \omega^2 \int_v dm R^2$$

$\underbrace{\hspace{10em}}_{M_{TOT}} \qquad \qquad \qquad \underbrace{\hspace{10em}}_I$

$$K = \frac{1}{2} M v_{TR}^2 + \frac{1}{2} I \omega^2$$

$\underbrace{\hspace{10em}}_{K_{TRASL}} \qquad \qquad \qquad \underbrace{\hspace{10em}}_{K_{ROT}}$

\* LAVORO

$$\Delta K = W$$

$$dK = dW$$

TEOREMA ENERGIA LAVORO

$$dW = dK_{TRASL} + dK_{ROT}$$

$$dW = \frac{1}{2} M 2 v_{TR} dv_{TR} + \frac{1}{2} I 2 \omega d\omega$$

$$dW = \frac{1}{2} M 2 v_{TR} \frac{dv_{TR}}{dt} dt + \frac{1}{2} I 2 \omega \frac{d\omega}{dt} dt =$$

$$= M \cdot a_{TR} \cdot v_{TR} \cdot dt + I \gamma \omega dt =$$

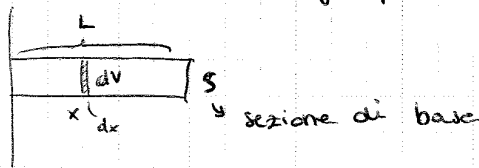
$$= \vec{R}^{EXT} \cdot d\vec{r} + I \gamma d\theta$$

$$dW = \underbrace{\vec{R}^{EXT} \cdot d\vec{r}}_{\text{Lavoro dovuto a risultante forze esterne}} + \underbrace{\vec{M} d\theta}_{\text{Lavoro dovuto ai momenti}}$$

Lavoro dovuto a risultante forze esterne

Lavoro dovuto ai momenti

a) ASTA SOTTILE con  $y$  passante per un estremo



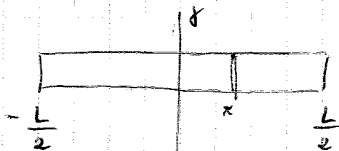
$$\rho = \frac{m}{V} = \frac{m}{s \cdot L}$$

$$dv = s dx$$

$$I = \int_0^L \rho x^2 s dx \quad I = \rho s \frac{x^3}{3} \Big|_0^L$$

$$I = \frac{m}{s \cdot L} \cdot s \frac{L^3}{3} = \frac{1}{3} m L^2$$

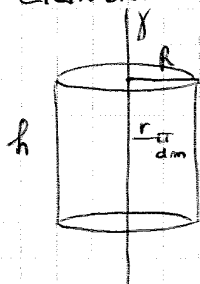
b) ASTA SOTTILE CON  $y$  PASSANTE PER CM



$$I = \int_{-L/2}^{L/2} \rho s x^2 dx = \rho s \frac{x^3}{3} \Big|_{-L/2}^{L/2}$$

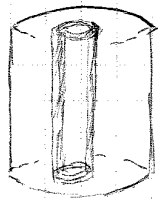
$$I = \rho s \frac{L^3}{12} = \frac{1}{12} m L^2$$

c) CILINDRO PIENO



$y \equiv$  ASSE CILINDRO

Scelgo un  $dv$  racchiuso tra due circonferenze in modo che tutte le masse abbiano la stessa distanza  $r$  dall'asse  $y$



$$\begin{aligned} dv &= V_{est} - V_{int} \\ &= \pi (r+dr)^2 h - \pi r^2 h \\ &= \pi r^2 h + \pi dr^2 h + 2rdrh\pi - \pi r^2 h \\ &= 2\pi r dr h \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} I &= \int \rho r^2 dv = \int_0^R \rho r^2 2\pi r dr h = 2\pi \rho h \int_0^R r^3 dr = \\ &= 2\pi \rho h \frac{R^4}{4} = \frac{1}{2} M R^2 \end{aligned}$$

$$\rho = \frac{M}{V} = \frac{M}{\pi R^2 h}$$

**MOMENTO INERZIA**

⇒ per CM

$$I_{y'} = \int_V \rho r'^2 dV = \int_V \rho r^2 dV + \int_V \rho d^2 dV + \underbrace{2a \int_V \rho x' dV + 2b \int_V \rho y' dV}_0$$

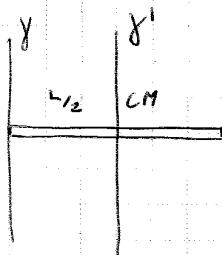
$$\boxed{I_y = I_{y'} + m d^2}$$

d: distanza fra i due assi

$\sum x' dm$   
media pesata posizione dm  
del corpo =  $x_{cm} = 0$

**CONSIDERAZIONI**

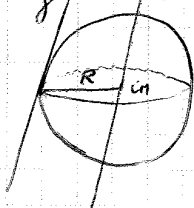
i) **ESEMPIO 1**



$$I_y = I_{cm} + m d^2$$

$$I_y = \frac{1}{12} m L^2 + m \left(\frac{L}{2}\right)^2 = \frac{1}{3} m L^2$$

**ESEMPIO 2**



$$I_y = I_{cm} + m d^2$$

$$I_y = \frac{2}{5} m R^2 + m R^2 = \frac{7}{5} m R^2$$

Se gli assi non sono // non si può applicare il teorema

ii) **valore di I minimo**

$$I_y = I_{cm} + m \cdot \underset{>0}{d^2} \Rightarrow I_y \text{ sempre } > I_{cm}$$

a) fissata la direzione dell'asse, I è minimo se l'asse passa per CM

b)  $I_y = I_{cm} + m d^2$  per  $\forall y$ , stesso d ⇒ stesso I

TEOREMA KONIG - per un oggetto che ruota e trasla  
in generale  $\vec{L} \neq I\vec{\omega}$

Scelgo  $\gamma$  qualsiasi non passante per CM //  $\gamma'$  passante per CM  
con direzione fissa

$$\vec{L}_\gamma = \vec{L}_{\gamma'} + \vec{L}_{CM}$$

$$L_\gamma = L_{\gamma'=CM} + m v_{CM} d$$

$d$ : dist ( $\gamma \rightarrow \gamma'$ )

$$I_\gamma \omega = (I_{CM} + m d^2) \omega + m (v_{TR} + \omega d) d$$

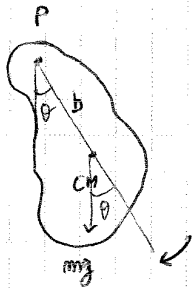
$$I_\gamma \omega = I_{CM} \omega + m d^2 \omega + m v_{TR} d$$

STEINER

termine correttivo dovuto alla traslazione del corpo

PENDOLO COMPOSTO

libero di ruotare corpo rigido vincolato in P qualunque  
attorno a un asse  $\gamma$  per P orizzontale



$\gamma$  passante per P fisso  $\Rightarrow \vec{v}_{TR} = 0$   
 $\vec{a}_{TR} = 0$

$\Rightarrow$  pura rotazione

$$\frac{dL}{dt} = \vec{M}$$

$$L = cost = I_\gamma \omega$$

$$I_\gamma \frac{d\omega}{dt} = \frac{dL}{dt} = \vec{M} = \vec{b} \wedge m\vec{g}$$

$$I_\gamma \alpha = - b m g \sin \theta$$

$\downarrow$  di richiamo

$$I_\gamma \frac{d^2 \theta}{dt^2} = - b m g \sin \theta$$

con piccole oscillazioni  $\sin \theta \approx \theta$

$$\frac{d^2 \theta}{dt^2} = - \frac{b m g}{I_\gamma} \theta$$

$$\frac{d^2 x}{dt^2} = - \omega^2 x$$

MOTO ARMONICO

il moto del pendolo composto è armonico

$$\omega^2 = \frac{b m g}{I}$$

$$T = \frac{2\pi}{\omega} = 2\pi \sqrt{\frac{I}{b m g}}$$

pendolo fisico

$$I \rightarrow m l^2 \text{ (masse puntiforme)}$$

$l \rightarrow b$

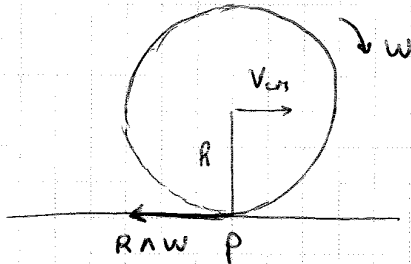
$$T = 2\pi \sqrt{\frac{m l^2}{b m g}} = 2\pi \sqrt{\frac{l}{g}}$$



## MOTO DI ROTOLAMENTO

↳ moto di rototraslazione particolare per cui  $\exists$  punto P generico che ha istantaneamente velocità nulla

$t \Rightarrow V_P = 0$  }  
 $t + dt \Rightarrow V_P \neq 0$  } a tempi diversi punti diversi hanno velocità nulla



f. passante per CM

$$V_{CM} = V_{TR}$$

il punto istantaneamente fermo è P (punto di contatto)

$$\vec{V}_P = 0 \quad V_P = V_{TR} + \vec{W} \wedge \vec{R}$$

$$V_P = V_{TR} - WR$$

$$\boxed{V_{CM} = WR = V_{TR}} \quad \text{caratteristica moto rotolamento}$$

PROPRIETÀ

$$1) K = K_{ROT} + K_{TRASL} = \frac{1}{2} I_{CM} \omega^2 + \frac{1}{2} m V_{CM}^2 = \frac{1}{2} (I_{CM} + m R^2) \omega^2$$

$I_P$ : mom. inerzia rispetto a P

$K = K$  di pura rotazione resp. a P

ROTOLAMENTO INTESO COME i) rotazione attorno f + traslazione  
 ii) pura rotazione attorno al polo P

Man mano che la sfera ruota cambiano i punti di contatto  $\Rightarrow$  P avanza nel tempo, è un asse istantaneo di rotazione

ii) ATRITO CON IL PIANO

contatto con piano solo in P ma  $V_P = 0 \Rightarrow$  ATRITO STATICO  $\Rightarrow$  non compie lavoro, applicato su punto fisso,  $\neq dr$

iii) SLITTAMENTO

$V_{TR} = V_{CM} \neq WR$  non c'è rotolamento perfetto  
 CASO LIMITE  $V_{CM} = 0$  (la ruota gira su stessa e non riesce a imprimere  $V_{TR}$ )

### CLASSIFICAZIONE

variabili estensive  $\Rightarrow$  non variano da punto a punto  
 ma si sommano (es. V) (es. m)

variabili intensive  $\Rightarrow$  i valori cambiano nei punti  
 appartenenti al volume e non si  
 sommano (es. T) (es. p)

### ③ STATO TERMODINAMICO

L'insieme di valori delle variabili termodinamiche a un dato tempo

ES. gas perfetto, sistema chiuso

$$p(t), V(t), T(t), m \quad \text{Stato} = \{p, V, T, m\} \text{ a } t = t_0$$

ES. corpo elastico

$$S = \left\{ \begin{array}{l} \epsilon, \sigma, T, m \\ \uparrow \quad \uparrow \\ \text{deformazione} \quad \text{sforzo} \end{array} \right\}$$

### ④ EQUILIBRIO TERMODINAMICO

$\rightarrow$  se non succede nulla dall'esterno  $p, V, T$  sono costanti nel tempo

- EQUILIBRIO INTERNO: le variabili termodinamiche devono avere lo stesso valore in tutti i punti  
 (sempre garantito)

- EQUILIBRIO CON L'AMBIENTE

i) equilibrio meccanico -  $p_{\text{GAS}} = p_{\text{AMBIENTE}}$

- parti rigide

ii) equilibrio termico -  $T_{\text{SISTEMA}} = T_{\text{AMBIENTE}}$

iii) equilibrio chimico - no reazioni chimiche

### ⑤ EQUAZIONE DI STATO $f$

Se il sistema si trova in equilibrio  $\Rightarrow$  le variabili termodinamiche non sono indipendenti  
 $\Rightarrow$  esiste una funzione che fornisce una variabile in funzione delle altre

ES GAS PERFETTI  $pV = nRT$   
 cost

$$8.31 \frac{\text{J}}{\text{K mol}}$$

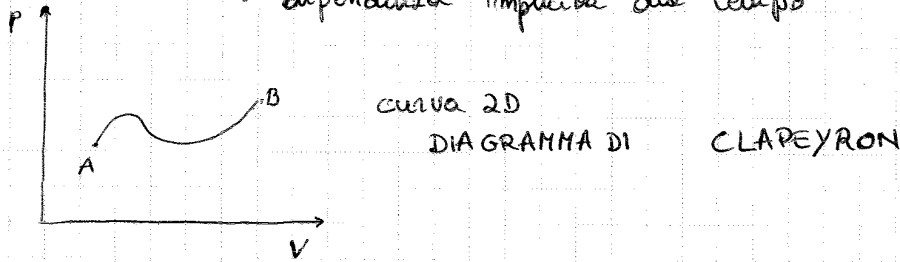
ES SOLIDO ELASTICO  $\sigma = k \epsilon$

fuori dalle condizioni d'equilibrio l'equazione di stato non è più valida.

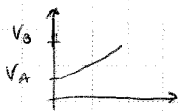
STATO =  $\{p, V, T\}$

Se la trasf. è reversibile  $\Rightarrow T = f(p, V)$   
 la T è espresso in funzione delle altre due  
 $\Rightarrow$  STATO =  $(p, V)$   
 $\hookrightarrow$  2-D

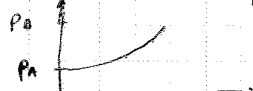
$\begin{cases} p = p(t) \\ V = V(t) \end{cases} \quad T = f(p, V)$   
 $\hookrightarrow$  dipendenza implicita dal tempo



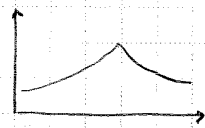
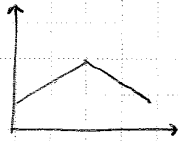
TRASFORMAZIONE REALE



controllo  $p(t)$  e  $V(t)$



posso sempre definire " $p^{-1}(t)$ " e " $V^{-1}(t)$ "

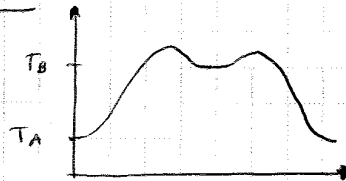


SE REVERSIBILE

$T = f(p, V)$

$A \rightarrow B \rightarrow A$

$p$  e  $V$  seguono la stessa traiettoria



trasformazione identica sia all'andata sia al ritorno

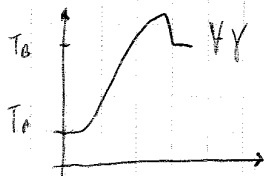
conseguenze

$$\begin{cases} Q_{AB} = -Q_{BA} \\ W_{AB} = -W_{BA} \end{cases} \quad \begin{cases} dQ_{AB} = -dQ_{BA} \\ dW_{AB} = -dW_{BA} \end{cases}$$

SE IRREVERSIBILE

$A \rightarrow B \rightarrow A$

T indipendente da  $p, V$



esistono infinite funzioni da  $T_0$  a  $T_0$  al ritorno

# CALORE

si può produrre  $\Delta T$  in altri modi. Es: immergendo un corpo caldo nell'acqua  
 esperimento Joule:  $W \Rightarrow \Delta T$

$\Delta T_{H_2O} \Rightarrow \Delta U$  generata da scambio di calore (sist non adiabatic) ( $W_{mecc} = 0$ )

Stessa  $\Delta T$  prodotta da  
 $\Rightarrow$  lavoro in condizioni adiabatiche  
 $\Rightarrow$  calore

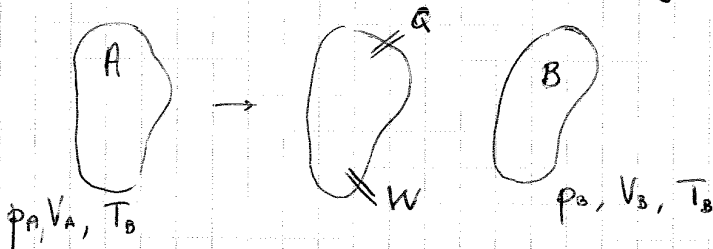
Stessa  $\Delta T \Rightarrow$  Stessa  $\Delta U$

$$\begin{cases} \Delta U = -W \\ \Delta U = Q \end{cases}$$

$\Rightarrow Q$  e  $W$  sono controparte della energia  $Q = -W$  udw [J]

## BILANCIO DELL'ENERGIA

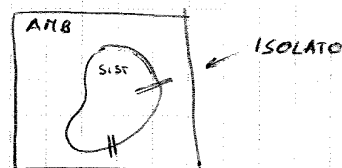
data una trasformazione di un sistema da uno stato all'altro  
 $\Rightarrow$  esistono scambi di energia



- SEGNO
- $Q \Rightarrow$  freccia uscente  $\Rightarrow Q_{ceduto} < 0$   
 $\Rightarrow$  freccia entrante  $\Rightarrow Q_{assorbito} > 0$
  - $W \Rightarrow$  freccia uscente  $\Rightarrow W$  prodotto dal sist.  $> 0$   
 $\Rightarrow$  freccia entrante  $\Rightarrow W$  subito dal sist.  $< 0$

i) bilancio di energia esterno, con l'ambiente

$$\begin{aligned} Q_{SIST} &= -Q_{AMB} \\ W_{SIST} &= -W_{AMB} \end{aligned}$$



ii) bilancio di energia interno al sistema

$\Rightarrow$  SISTEMA SCAMBIA ENERGIA ( $\rightarrow$  varia energia interna)

$$\Delta U = \text{ENERGIA SCAMBIATA}$$

$$\Delta U = Q - W \Rightarrow \text{conservazione dell'energia}$$

- se ho:
- calore assorbito  $Q > 0 \Rightarrow \Delta U \uparrow$
  - lavoro prodotto  $W > 0 \Rightarrow \Delta U \downarrow$

# I PRINCIPIO DELLA TERMODINAMICA

conservazione dell'energia dal punto di vista termodinamico  
 ① LAVORO ② CALORE ③ ENTALPIA ④ APPLICAZIONI

## LAVORO

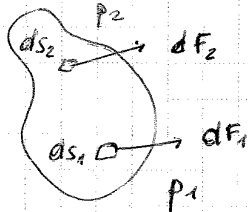
⇒ scambio di energia meccanica  
 ↳ mediato da forze

$$dW = \vec{F} \cdot d\vec{s}$$

i) **PRESSIONE** ⇒ sostituisce le forze (scalare)

$$p d\vec{s} = d\vec{F}_m$$

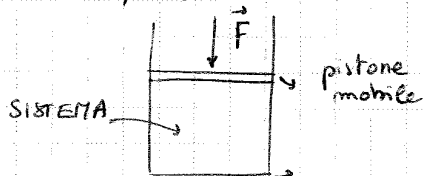
$d\vec{s} = \vec{n} ds$   
 ↳ superficie infinitesima su cui  $\vec{F}$  è applicata  
 ↳ vettore  $\perp$  alla superficie



se  $F$  è distribuita in modo omogeneo

$$p = \frac{F}{S}$$

ii) **LAVORO**



Schiaccio il pistone con una  $\vec{F}$  dall'esterno

$$\Rightarrow p_{ext} = \frac{F_{ext}}{S}$$

per effetto di  $\vec{F}$  applicate il pistone si sarà spostato di un tratto  $dx$

$$dW = \vec{F} \cdot d\vec{s} \quad \vec{F}_{ext} \parallel dx \Rightarrow \cos \theta = 1$$

$$dW = F \cdot dx = p_{ext} S dx = \boxed{p_{ext} \cdot dV}$$

↳  $p$  esercitata dall'ambiente sul gas

in termodinamica il lavoro è legato a una variazione di  $V$   
 (se non c'è l'equilibrio  $p_{sist} \neq p_{ext}$ )

## OSSERVAZIONI

i) se  $dV = 0 \Rightarrow dW = 0 \Rightarrow \int_{\gamma} dW = 0$   
 ⇒ nell'ISOCORA  $\Rightarrow W = 0$   
 ( $\Delta V = 0$ )

ii) se  $dV > 0 \quad V \uparrow \Rightarrow dW > 0$  compiuto dal sistema  
 se  $dV < 0 \quad V \downarrow \Rightarrow dW < 0$  subito dal sistema

iii) se la transf. è REVERSIBILE  $\Rightarrow p_{ext} = p_{sist}$   
 ↳ equilibrio  
 $dW = p dV$

# CALORE

$Q \not\leftrightarrow \Delta T$  in genere non c'è legame tra tutto ciò che non rientra nell'energia meccanica e nel calore  $\Rightarrow$  CALORE  $\Rightarrow$  ENERGIA NON MECCANICA

## classificazione

a) calore legato a  $\Delta T$

$$Q \stackrel{def}{=} m \cdot c \cdot \Delta T$$

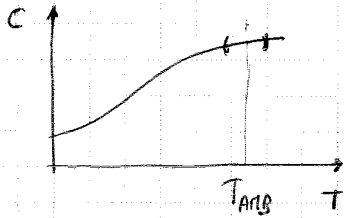
$\hookrightarrow$  W meccanico necessario per avere stessa  $\Delta T$  in modo adiabatico

$Q \Rightarrow$  proporzionale a  $\Delta T$  e alla massa

$c \Rightarrow$  calore specifico

$c = c(T)$

$\left\{ \begin{array}{l} \text{proprietà del materiale} \\ \text{funzione della temperatura} \end{array} \right.$



per un solido a  $T_{amb}$   $c$  è approssimativamente costante

per i gas  $c(T)$  dipende dal tipo di trasformazione subita

$\Rightarrow$  introduce calore infinitesimo

$m \rightarrow n$

$c \Rightarrow$  calore specifico molare

$$Q = \int_1^2 M c(T) dT$$

$$dQ = M c(T) dT$$

$\hookrightarrow$  devo necessariamente conoscere  $c(T)$

i) GAS PERFETTO per TRASFORMAZIONE ISOCORA

$$c(T) = C_v$$

$$Q = M C_v \Delta T$$

$$\left\{ \begin{array}{l} 3/2 R \\ 5/2 R \end{array} \right.$$

gas monoatomico

gas biatomico

ii) GAS PERFETTO per TRASFORMAZIONE ISOBARA

$$c(T) = C_p$$

$$Q = M C_p \Delta T$$

$\left\{ \begin{array}{l} 5/2 R \text{ per gas monoatomico} \\ 7/2 R \text{ per gas biatomico} \end{array} \right.$

b) calore in assenza di  $\Delta T$

i) CALORE LATENTE; associato a sostanze che stanno subendo una trasformazione di fase

per ogni sistema termodinamico esiste  $T_c$  per cui al di sotto di  $T_c$  la sostanza ha proprietà  $x$

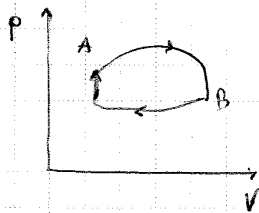
$T < T_c \Rightarrow$  proprietà  $x$

$T > T_c \Rightarrow$  proprietà  $y$

ES liquefazione / conduttore  $\rightarrow$  superconduttore

CONSEGUENZE

i) TRASF. CICLICA



$$\Delta U = U_A - U_A = 0 = Q_{AA} - W_{AA}$$

$$Q_{AA} = W_{AA}$$

$$Q_{scambiato} = W_{prodotto}$$

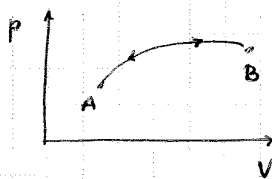
$$W_{AB} \neq -W_{BA}$$

in senso orario  
 $W_{AA} > 0$

(REVERSIBILE)

$\Rightarrow Q_{AA} > 0$  assorbito

ii) ANDATA E RITORNO



$$\Delta U_{AB} = U_B - U_A = -(U_A - U_B) = -\Delta U_{BA}$$

$$-W_{AB} + Q_{AB} = -W_{BA} + Q_{BA} \not\Rightarrow W_{AB} = -W_{BA}$$

SE REVERSIBILE

$$W_{AB} = -W_{BA}$$

$$Q_{AB} = -Q_{BA}$$

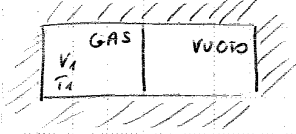
iii)  $Q_{AB} = \Delta U_{AB} + W_{AB}$  strumento per calcolare Q

APPLICAZIONI

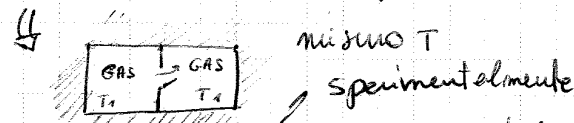
a) ESPANSIONE LIBERA DI GAUSS

gas che espande nel vuoto in condizioni adiabatiche  
trasf. irreversibile  
APPARATO SPERIMENTALE

$$P_{ext} = 0 \text{ (vuoto)}$$



apre un rubinetto fra i due scomparti



stesso T

spesimentalmente

la trasformazione è adiabatica isoterma e irreversibile

STATO INIZIALE

$$V_1, T_1 \Rightarrow P_1 = \frac{nRT_1}{V_1}$$

STATO FINALE

$$V_2 = 2V_1, T_1 \Rightarrow P_2 = \frac{nRT_1}{2V_1} = \frac{P_1}{2}$$

$$Q = 0$$

$$W = \int_0^0 P_{ext} dV = 0$$

$$\Delta U = 0 = Q - W$$

interpretazione

- i) V cambia, U cost.  $\Rightarrow$  U non dipende da V
- ii) U non dipende da p
- iii) U dipende solo da T, T cost U cost

trovare T in funzione del Volume  
 ↳ definire le equazioni delle trasf. adiabatica

$$\frac{dT}{T} = -\frac{R}{C_v} \cdot \frac{dV}{V} \quad \left[ \frac{R}{C_v} = \frac{C_p - C_v}{C_v} = \gamma - 1 \right]$$

$$\frac{dT}{T} = -(\gamma - 1) \frac{dV}{V} \quad \int_{T_A}^{T_B} \frac{dT}{T} = \int_{V_A}^{V_B} -(\gamma - 1) \frac{dV}{V} \quad \ln \frac{T_B}{T_A} = -(\gamma - 1) \ln \frac{V_B}{V_A}$$

$$\ln \frac{T_B}{T_A} = (\gamma - 1) \ln \frac{V_A}{V_B} \quad \ln \frac{T_B}{T_A} = \left( -\ln \left( \frac{V_A}{V_B} \right)^{\gamma - 1} \right)$$

$$\frac{T_B}{T_A} = \left( \frac{V_A}{V_B} \right)^{\gamma - 1} \quad \boxed{T_B V_B^{\gamma - 1} = T_A V_A^{\gamma - 1}} \quad T \cdot V^{(\gamma - 1)} = \text{cost}$$

nell'adiabatica reversibile

CONSEGUENZE

$$\bullet T = \frac{PV}{mR}$$

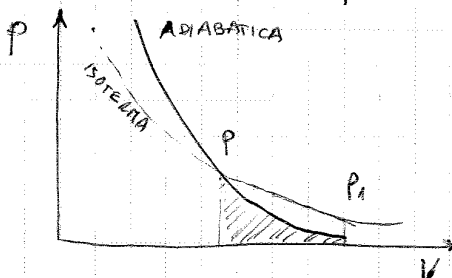
$$\Rightarrow PV^\gamma = mA \quad \Rightarrow PV^\gamma = k$$

$$\boxed{P_A V_A^\gamma = P_B V_B^\gamma}$$

$$P = P_A V_A^\gamma V^{-\gamma} \Rightarrow P = f(V)$$

$$PV^\gamma = \text{cost}$$

IPERBOLE più inclinata (simile all'isoterma)



a parità di  $\Delta V$   
 $W_{ADIB} < W_{ISOT}$

l'area sottesa è inferiore

a parità di  $\Delta V < 0$

$$|W_{ADIB}| > |W_{ISOT}| \text{ ma } W_{ADIB} < W_{ISOT}$$

(valori negativi)

$$\bullet \gamma > 1 \Rightarrow PV^\gamma = k \quad TV^{\gamma - 1} = k' \quad \gamma - 1 > 0 \quad V \uparrow \Rightarrow V^{\gamma - 1} \uparrow$$

$TV^{\gamma - 1} = \text{cost} \Rightarrow T \downarrow, P \downarrow$   
 un'espansione adiabatica reversibile provoca diminuzione di T e P

ENERGIA  $\Rightarrow V \uparrow \Rightarrow W > 0$   
 $T \downarrow \Rightarrow \Delta U < 0 \quad \Delta U = -W$



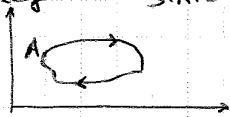
C) TRASFORMAZIONI PARTICOLARI IRREVERSIBILI

⇒ la definizione è la stessa di prima  
 ⇒  $\Delta U$  la stessa indipendentemente dalla trasformazione

Q	$Q = \Delta U = mC_v \Delta T$	$\Delta U + p_{ext} \Delta V$	$\Delta U + W$	0
W	0	$p_{ext} \Delta V$ se $p_{ext} = \text{cost}$	$\int p_{ext} dV$	$-\Delta U = -mC_v \Delta T$
	ISOCORA	ISOBARA	ISOTERMA	ADIABATICA

D) TRASFORMAZIONI CICLICHE

def: STATO INIZIALE  $\equiv$  STATO FINALE



• proprietà

→  $W > 0$  se verso orario  
 →  $\Delta U = U_A - U_A = 0 \Rightarrow Q = W$

• macchine

- a) converte calore in lavoro o viceversa
- b) ripetibile  $\Rightarrow$  uso lo stesso sistema termodinamico per compiere più cicli
- c) classificazione

i)  $W > 0 \Rightarrow$  MACCHINA TERMICA  
 assorbe Q, produce W

ii)  $W < 0 \Rightarrow$  MACCHINA FRIGORIFERA  
 $W < 0$  assorbito

↳ produce Q

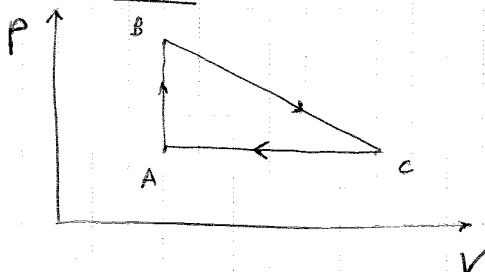
d) sorgente/i  $\Rightarrow$  SIST. TERMODINAMICO ( $A \rightarrow A$ ) non cambia stato ( $\rightarrow$  cambia stato e ambiente)

$\Rightarrow$  negli stati intermedi  $\Rightarrow$  interazione con ambiente

$\Rightarrow$  FASI DELLA TRASFORMAZIONE in cui l'ambiente assorbe calore

- FASI IN CUI NON CEDE CALORE
- FASI IN CUI CEDE CALORE

ESEMPIO

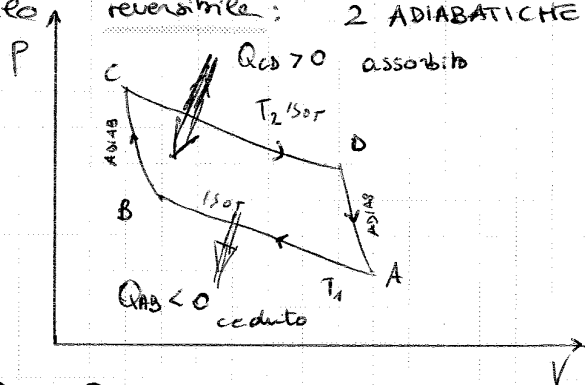


A  $\rightarrow$  B isocora  
 B  $\rightarrow$  C adiabatica reversibile  
 C  $\rightarrow$  A isobara

$\Delta U_{AA} = 0$   
 $W_{AA} > 0$      $Q_{AA} > 0$  } globalmente

## CICLO DI CARNOT (CICLO = MACCHINA)

- è una macchina termica ( $W > 0$ ) che lavora fra due sorgenti a  $T$  cost ( $T_1 < T_2$ )
- ciclo reversibile: 2 ADIABATICHE + 2 ISOTERME



AB } isoterme  
CD }

BC } adiabatiche reversibili  
DA }

$$Q_{BC} = Q_{DA} = 0$$

$$Q_{AB} = W_{AB} = nRT_1 \ln \frac{V_B}{V_A} < 0$$

$\downarrow \Delta U_{AB} = 0$

$$W_{AB} < 0$$

$$Q_{CD} = W_{CD} = nRT_2 \ln \frac{V_D}{V_C} > 0$$

$$\rightarrow \eta = 1 - \frac{|Q_{CED}|}{Q_{ASS}} = 1 - \frac{|Q_{AB}|}{Q_{CD}}$$

$$BC \Rightarrow T_B V_B^{\gamma-1} = T_C V_C^{\gamma-1}$$

$$T_1 V_B^{\gamma-1} = T_2 V_C^{\gamma-1}$$

$$DA \Rightarrow T_1 V_A^{\gamma-1} = T_2 V_D^{\gamma-1}$$

$$\left(\frac{V_B}{V_A}\right)^{\gamma-1} = \left(\frac{V_C}{V_D}\right)^{\gamma-1} \Rightarrow \frac{V_B}{V_A} = \frac{V_C}{V_D} \text{ (stesso rapporto)}$$

$$Q_{AB} = nRT_1 \ln \frac{V_B}{V_A} = nRT_1 \ln \frac{V_C}{V_D} = -nRT_1 \ln \frac{V_D}{V_C}$$

DATI NECESSARI PER RISOLVERE IL CICLO DI CARNOT

•  $T_1, T_2$

• due volumi qualsiasi dei 4

$$\rightarrow \eta = 1 - \frac{|Q_{AB}|}{Q_{CD}} = \left[ 1 - \frac{T_1}{T_2} \right] \text{ con } T_1 < T_2$$