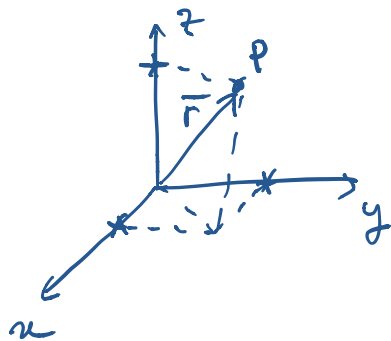


FORMALISMO LAGRANGIANO

Formalismo Lagr. emerge naturalmente in due ^{tipi di} problemi:

- 1) espressione delle eq. di Newton in un sist. di coordinate arbitrario;
- 2) descrizione sistemi vincolati.

Nota una forza \vec{F} , eq. di Newton ci fornisce
 in il modo $\vec{r}(t)$.



coordinate
 $\vec{r} \sim \begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix}$

un'eq. diff.
 funz. (mot)
 $x(t)$
 $y(t)$
 $z(t)$
 sono tre
 funz. del
 temp
 che individuano
 il moto del
 pto.

Un set di coordinate in \mathbb{R}^3 è un insieme di tre numeri
 che individuano univocamente un pto di \mathbb{R}^3

↳ ci sono infiniti set di coordinate

In \mathbb{R}^3 per es. ci sono anche le coord sferiche.

$$\vec{r} \sim \begin{pmatrix} r \\ \theta \\ \varphi \end{pmatrix}$$

Punto materiale

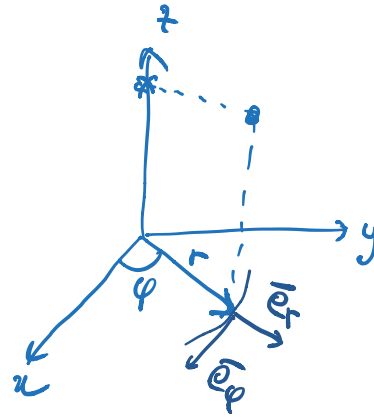
Punto P di massa m è soggetto a una forza

$$\vec{F} = \vec{F}(\vec{r}, \vec{v}, t) \quad (\text{in un sist. di r.f. inerziale})$$

$\rightarrow m\vec{a} = \vec{F}$ \swarrow eq. vettoriali in \mathbb{R}^3 \rightarrow 3 equazioni scalari

Sist. di r.f. cartesiane:

$$\begin{cases} m\ddot{x} = F_x \\ m\ddot{y} = F_y \\ m\ddot{z} = F_z \end{cases}$$



Sist. di coord cilindriche

$$\begin{cases} m(\ddot{r} - r\dot{\varphi}^2) = F_r \\ m(r\ddot{\varphi} + 2\dot{r}\dot{\varphi}) = F_\varphi \\ m\ddot{z} = F_z \end{cases}$$

Cambio di coordinate

$$\{x, y, z\} \quad \{q_1, q_2, q_3\}$$

$$x = x(q_1, q_2, q_3)$$

$$y = y(q_1, q_2, q_3)$$

$$z = z(q_1, q_2, q_3)$$

"trasf. di coordinate"

\downarrow
deve essere transf. INVERTIBILE, cioè la matrice jacobiana
non invertibile ($\det \neq 0$)



$$\det \begin{pmatrix} \frac{\partial x}{\partial q_1} & \frac{\partial x}{\partial q_2} & \frac{\partial x}{\partial q_3} \\ \vdots & \vdots & \vdots \\ \frac{\partial z}{\partial q_1} & \dots & \frac{\partial z}{\partial q_3} \end{pmatrix} \neq 0$$

$$\bar{r}(q_1, q_2, q_3)$$

rett. fp alle linee coord. usate

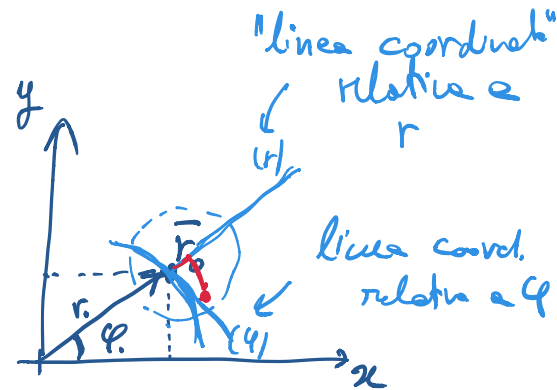
$$\begin{matrix} \downarrow & \downarrow & \downarrow \\ \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_1} & \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_2} & \frac{\partial \bar{r}}{\partial q_3} \end{matrix}$$

sono LIV. INDIPENDENTI

⇒ formano una BASE per \mathbb{R}^3

ES] \mathbb{R}^2 $\{x, y\}$ $\{r, \varphi\}$

$$\text{Transf. coord: } \begin{cases} x = r \cos \varphi \\ y = r \sin \varphi \end{cases}$$



$\{r, \varphi\}$ è un buon sist. di coord.

se dati r e φ posso descrivere ogni pt nel piano.

In particolare se part da un pt \bar{r}_0 individuato da r_0, φ_0 , variando r, φ in un intorno di r_0, φ_0 , devo essere in grado di toccare tutti i pt dell'intorno di \bar{r} .

linea coord: $\begin{matrix} x(r, \varphi_0) \\ y(r, \varphi_0) \end{matrix}$ tenuti fissa $\varphi = \varphi_0$ e variata solo r

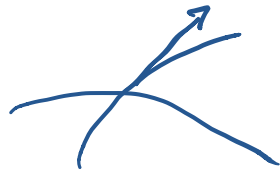
⇒ $(x(r, \varphi_0), y(r, \varphi_0))$ traccia una curva sul piano al variare di r

linea coord: $\begin{matrix} x(r_0, \varphi) \\ y(r_0, \varphi) \end{matrix}$ traccia una circonf. di raggio r_0

r, φ sono un buon sist. di rif. se le linee coord si intersecano sempre trasversalmente.

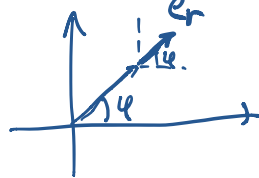


→ vettori tangenti alle linee coord. devono essere l'u. INDIP.



Nel caso $\dot{\vec{x}} = \dot{\vec{f}}(\vec{x})$
 $\vec{x}(t) \rightarrow \frac{d\vec{x}(t)}{dt}$

Vett. tang. alla linea coord r
 $\vec{e}_r = \frac{\partial \vec{r}}{\partial r} = \begin{pmatrix} \cos\varphi \\ \sin\varphi \end{pmatrix}$

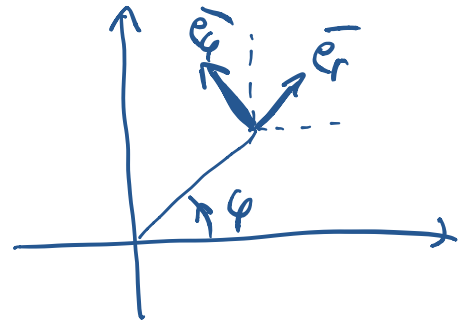


$$\frac{\partial \vec{r}}{\partial r} = \begin{pmatrix} \frac{\partial x}{\partial r} \\ \frac{\partial y}{\partial r} \end{pmatrix}$$

Vett. tang. alla linea coord. φ

$$\vec{e}_\varphi = \frac{1}{r} \frac{\partial \vec{r}}{\partial \varphi} = \frac{1}{r} \begin{pmatrix} -r \sin\varphi \\ r \cos\varphi \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -\sin\varphi \\ \cos\varphi \end{pmatrix}$$

$$\frac{\partial \vec{r}}{\partial \varphi}$$



Punto materiale **VINCOLATO** a stare su una superficie Q in \mathbb{R}^3

↑
 "SPAZIO DELLE CONFIGURAZIONI"

Come descriviamo la superf. Q in \mathbb{R}^3

1) $f(x, y, z) = 0$ f regolare etc. $\nabla f \neq 0$ su Q

2) In forma parametrica:

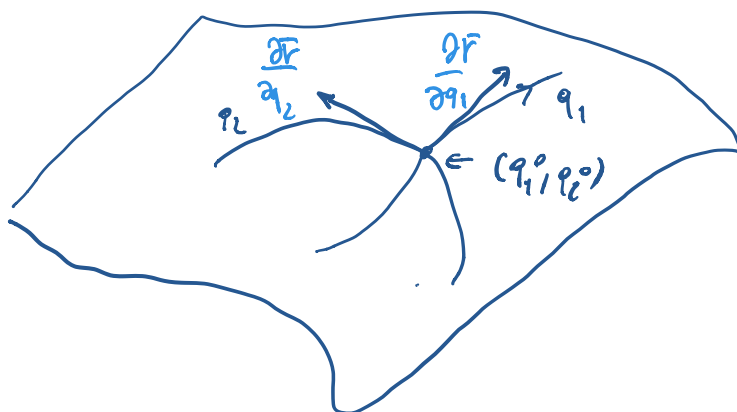
$$\begin{cases} x = x(q_1, q_2) \\ y = y(q_1, q_2) \\ z = z(q_1, q_2) \end{cases} \quad \vec{r} = \vec{r}(q_1, q_2)$$

ES. SFERA in \mathbb{R}^3

1) $x^2 + y^2 + z^2 = R^2$ R cost.

2) $\begin{cases} x = R \cos \varphi \sin \theta \\ y = R \sin \varphi \sin \theta \\ z = R \cos \theta \end{cases}$ \leftarrow funz. di due parametri φ, θ

$\vec{r}(\varphi_1, \varphi_2)$



$\frac{\partial \vec{r}}{\partial \varphi_1}$ $\frac{\partial \vec{r}}{\partial \varphi_2}$ sono due vett. indep. tangenti alla superficie

Tutti i vettori tangenti alla superficie, nel pt $\varphi_1^{(0)}, \varphi_2^{(0)}$, sono esprimibili come comb. lin. d.

$\frac{\partial \vec{r}}{\partial \varphi_1}$ e $\frac{\partial \vec{r}}{\partial \varphi_2}$ nel pt p individuato da $(\varphi_1^{(0)}, \varphi_2^{(0)})$

Insieme dei vett. tangenti \checkmark è chiamato SPAZIO TANGENTE $T_p Q$,
 una cui base è $\left\langle \frac{\partial \vec{r}}{\partial \varphi_1}(\varphi_1^{(0)}, \varphi_2^{(0)}), \frac{\partial \vec{r}}{\partial \varphi_2}(\varphi_1^{(0)}, \varphi_2^{(0)}) \right\rangle$

$\delta \vec{r} \in T_p Q$

"SPOSTAM. VIRTUALE"

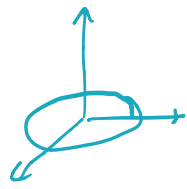
$\delta \vec{r} = \sum_{h=1}^2 \frac{\partial \vec{r}}{\partial \varphi_h} \delta \varphi_h$ $\delta \varphi_h \in \mathbb{R}$
 coeff.



Le coord. q_1, q_2 sono dette COORD. LIBERE.

Punto materiale vincolato a stare su una curva Q :

$$1) \begin{cases} f(x, y, z) = 0 \\ g(x, y, z) = 0 \end{cases}$$



$$\begin{cases} z = 0 \\ x^2 + y^2 - R^2 = 0 \end{cases}$$

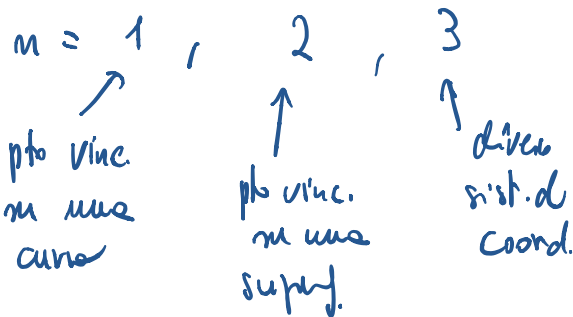
$$2) \quad \bar{r} = \bar{r}(q) \quad \begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} R \cos \varphi \\ R \sin \varphi \\ 0 \end{pmatrix}$$

Formalmente lo descriv. è analoga al pt sulla surf.

PTO: $\bar{r} = \bar{r}(q_1, \dots, q_m)$

n viene chiamato NUMERO DI GRADI DI LIBERTA'

q_k sono le COORD LIBERE



Dinamica

Vincolo è fisicamente realizzato da una FORZA (REAZIONE VINCOLARE) che in genere non è nota a priori.

La reaz. vincolare n'è adetta alle sollecit. esterne, ma è tale da soddisfare una data condizione.

In presenza di un vincolo, l'eq. di Newton può essere scritta

$$m\bar{a} = \bar{F} + \bar{\Phi}$$

↑
forza esterna attiva

↑
reaz. vincolare (ultimamente incompiute del problema)

Def. VINCOLI IDEALI se la superficie o curva sono lisce, cioè se la reaz. vincolare in P è sempre \perp alle superf. o curva in P :

$$\bar{\Phi} \cdot \delta \bar{F} = 0 \quad \forall \delta \bar{F} \in T_P Q$$

$$\Updownarrow \quad (*)$$

$$\bar{\Phi} \cdot \frac{\partial \bar{F}}{\partial q_h} = 0 \quad \forall h=1, \dots, n$$

(*) $\Rightarrow \bar{\Phi}$ compie lavoro nullo per tutti gli spostam. virtuali.

(*) \Rightarrow permette di ottenere n eq. pure (eliminando le reaz. vincolari):
proiettiamo l'eq. di Newton (vett.) sulla superf. (su $T_P Q$)

$$m\bar{a} - \bar{F} = \bar{\Phi} \longrightarrow (m\bar{a} - \bar{F}) \cdot \frac{\partial \bar{F}}{\partial q_h} = 0 \quad h=1, \dots, n \quad (*)$$

proiettiamo
sui vettori
di base
di $T_P Q$

Il moto su Q è descritto dalle funzioni:

$$t \mapsto (q_1(t), \dots, q_n(t)) \leftarrow n \text{ funzioni } : \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^n$$

$$\bar{F}(q_1(t), \dots, q_n(t))$$

Per determinare le n funtz. $q_h(t)$, mi bastano le n eq. d'ill. (*)

Generalizzazioni:

\hookrightarrow Vincoli mobili, descritti da $\left(\begin{array}{l} \text{moti} \\ \text{relativi} \end{array} \right)_{n=3}$

$$\bar{F}(q_1, \dots, q_n, t)$$

SISTEMI VINCOLATI DI N PTI MATERIALI

N pt. materiali individuati da $\vec{r}_1, \dots, \vec{r}_N$

Notazione: $\bar{w} = (w_1, \dots, w_{3N}) = (\underbrace{x_1, y_1, z_1}_{\vec{r}_1}, \underbrace{x_2, y_2, \dots}_{\vec{r}_2}, \dots, \underbrace{x_N, y_N, z_N}_{\vec{r}_N})$
 $w_j \quad j=1, \dots, 3N$

$\bar{w} \in \mathbb{R}^{3N} \rightsquigarrow$ configurazione del sist. di N pt.
(cioè la posizione di ognuno degli N pt.)

Def. Si dice che un sist. di N pt. $\vec{r}_1, \dots, \vec{r}_N$ è soggetto a π vincoli olonomi ($0 < \pi < 3N$), se l'insieme delle configurazioni accessibili soddisfa π equazioni della forma

$$f^{(s)}(\bar{w}, t) = 0 \quad s = 1, \dots, \pi \quad (\#)$$

ove $f^{(1)}, \dots, f^{(\pi)}$ sono funt. regolari e indep., cioè f.c.

$$\text{rk} \left(\frac{\partial f^{(s)}}{\partial w_j} \right) = \pi \quad \forall \text{ confy. accessibili} \\ (\text{cioè che soddisfa } (\#))$$

$$\Downarrow \\ \bar{\nabla} f^{(1)}, \dots, \bar{\nabla} f^{(\pi)} \text{ sono lin. indep.}$$

$\Rightarrow \forall$ temp t , resta definita una varietà $Q \subset \mathbb{R}^{3N}$ di dimensione $m = 3N - \pi$

Q è chiamato SPAZIO DELLE CONFIGURAZIONI
 m è detto NUMERO DI GRADI DI LIBERTÀ

Possiamo introdurre (almeno localmente) una parametrizzazione di Q , cioè esprimere le w_i in funt. di m parametri q_k dette **COORDINATE LIBERE**

(Teorema funt. implicita \rightarrow possiamo usare $f^1 = 0, \dots, f^r = 0$ per esprimere r variabili w in funt. delle rimanenti $n = 3N - r$)

$$W_j = W_j(q_1, \dots, q_m, t) \quad j = 1, \dots, 3N$$

f.c.
$$\text{rk} \left(\frac{\partial W_j}{\partial q_k} \right) = n \quad \Leftrightarrow \quad \frac{\partial W}{\partial q_1}, \dots, \frac{\partial W}{\partial q_m} \text{ sono lin. indep.}$$

\nearrow
sono vett. tg alle linee coordinate relative a q_1, \dots, q_m .

(Questa parametrizzazione non è UNICA, potete cambiare le coord. q_1, \dots, q_m in altre $\tilde{q}_1, \dots, \tilde{q}_m$).