

Equazioni cartesiane del Moto

venerdì 24 giugno 2022 17:35

L'insieme dei punti materiali di E_3 con i quali l'osservatore, ad un certo istante, rappresenta un corpo, si chiama configurazione del corpo a quell'istante.

Per descrivere il moto di un corpo dal punto di vista cinematico bisogna descrivere come varia nel tempo la sua configurazione e quindi anche la velocità e l'accelerazione dei suoi punti.

Un corpo schematizzato come un punto si dice punto materiale.

• EQUAZIONI CARTESIANE DEL MOTO

$$\vec{r}(t) = \sum_{i=1}^3 x_i(t) \mathbf{e}_i$$

Le equazioni del moto per l'insieme delle posizioni occupate da P in E_3 al variare di t , definiscono una curva di E_3 che viene detta traiettoria γ di P .

• Legge oraria

$$r \leq s(t)$$

$$s = s(t)$$

~~08~~

$$\begin{cases} s = s(t) \\ \dot{p}(t) = \dot{s}(t) \cdot t \\ \ddot{a}(t) = \ddot{s}(t) \cdot t + \frac{\dot{s}^2}{r} \end{cases}$$

$$s = s(t)$$

$$x(t) = \dot{x}_i(t) e_i$$

$$a(t) = \ddot{x}_i(t) e_i$$

$$V_p = V_n + \omega \wedge r_p$$

$$a_p = a_n + \dot{\omega} \wedge r_p + \omega \wedge (\omega \wedge r_p)$$

Si dice atto di moto di un corpo rigido, la distribuzione delle velocità dei suoi punti nello spazio di controllo e ad un dato istante

- Un atto di moto si dice traslatorio quando nell'istante considerato t , tutti i punti del corpo hanno la stessa velocità

$$V_p(t) = V_n(t) \quad \text{con } \omega = 0$$

- Un atto di moto si dice rotatorio quando la legge di distribuzione delle velocità è:

$$V_p(t) = \omega(t) \wedge r_p$$

- Un atto di moto si dice rototraslatorio quando all'istante t ha:

- Un atto di moto si dice elicoidale /

si ha:

$$V_P(t) = V_R(t) + \omega(t) \wedge r_{RP}$$

- Un atto di moto si dice elicoidale quando all'istante t si ha:

$$V_P(t) = \overbrace{\tau(t) c_3}^{\text{ATTO DI MOTO TRASLATORIO}} + \overbrace{(\omega(t) c_3 \wedge r_{RP})}^{\text{ATTO DI MOTO ROTATORIO}}$$

Nel moto elicoidale, la velocità di un punto P del corpo rigido risulta dalla composizione di un atto di moto traslatorio ($\tau(t) c_3$) con uno rotatorio ($\omega(t) c_3 \wedge r_{RP}$) avente velocità angolare istantanea $\omega(t)$ parallela alla traslazione; ossia esiste una retta (ASSE DI MOZZI) i cui punti durante il moto hanno velocità parallela alla velocità angolare ω

(Ogni atto di moto rigido è elicoidale)



CINEMATICA DEI MOTI RELATIVI

$$V^{(\alpha)} = V^{(P)} + V^{(\tau)}$$

$$V^{(\tau)} = V_{\Omega} + \omega \wedge r_P$$

$$a^{(\alpha)} = a^{(P)} + a^{(\tau)} + a^{(c)}$$

$$a^{(\tau)} = a_{\Omega} + \dot{\omega} \wedge r_P + \omega \wedge (\omega \wedge r_P)$$

$$\omega^{(\alpha)} = \omega^{(P)} + \omega^{(\tau)}$$

ASSE DI MOZZI:

$$CIR = A^* = C + \frac{\omega_D \wedge V_C}{|\omega_D|^2}$$

Velocità
istantanea di
traslazione

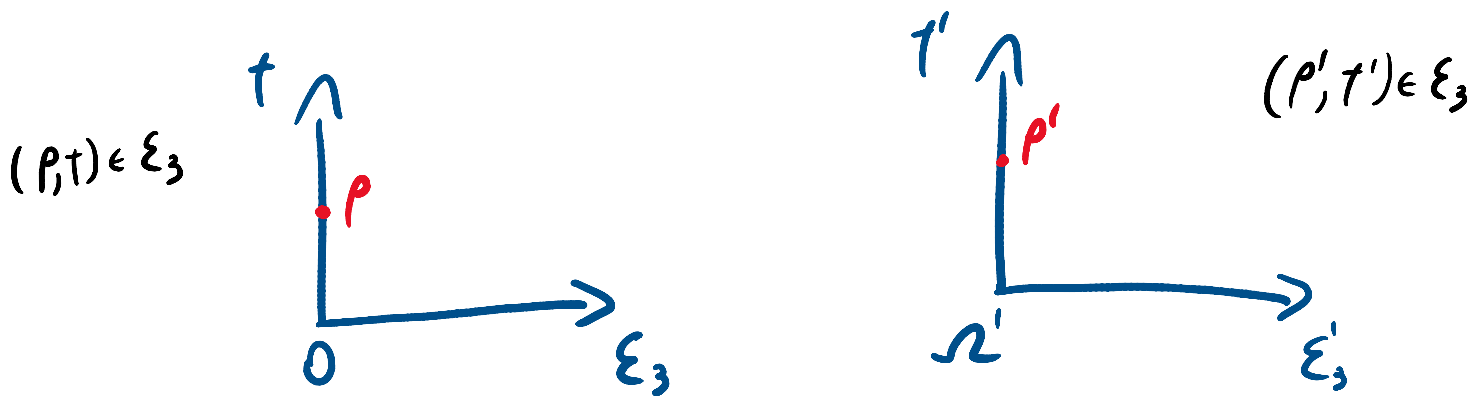
$$\rightarrow V_A = \omega_a \wedge (A^* - C)$$

$$A(t) = K(t) + \mu e_3$$



Cambiamento di Riferimento

domenica 11 febbraio 2024 16:06



$$P = f_1(P', t')$$

$$t = f_2(P', t')$$

Bisogna trovare le relazioni tra le misure dei tempi, delle lunghezze e delle altre grandezze cinematiche effettuate da osservatori O e O' , in moto l'uno rispetto all'altro

- (ϵ_3, t) e (ϵ'_3, t') Spazi-tempo dei due osservatori

Noi cerchiamo il legame tra $(P, t) \in \epsilon_3$ e $(P', t') \in \epsilon'_3$ che i due osservatori associano ad un medesimo evento, ovvero bisogna determinare la trasformazione invertibile

$$1) \quad P = f_1(P', t')$$

$$2) \quad t = f_2(P', t')$$

2): Due riferimenti sono muniti di orologi identici, pertanto in accordo col postulato: "L'andamento di un orologio è indipendente dal suo moto"

avremo che

$$t = \alpha t' + k \quad \alpha, k \in \mathbb{R}$$

se O e O' adottano differenti unità di misura ed origine dei tempi;

altrimenti

$$t = t'$$

se si mettono d'accordo su unità di misura ed origine dei tempi.

1) Ci occorre un postulato:

"Ad ogni istante di tempo t , la trasformazione f_t conserva la distanza spaziale tra eventi, vale a dire che è un'isometria tra E'_3 e E_3 "

$$d(f_t(A', t'), f_t(B', t')) = d(A', B') \quad \forall t' \in \mathbb{R} \\ \forall A', B' \in E'_3$$



Teorema 1

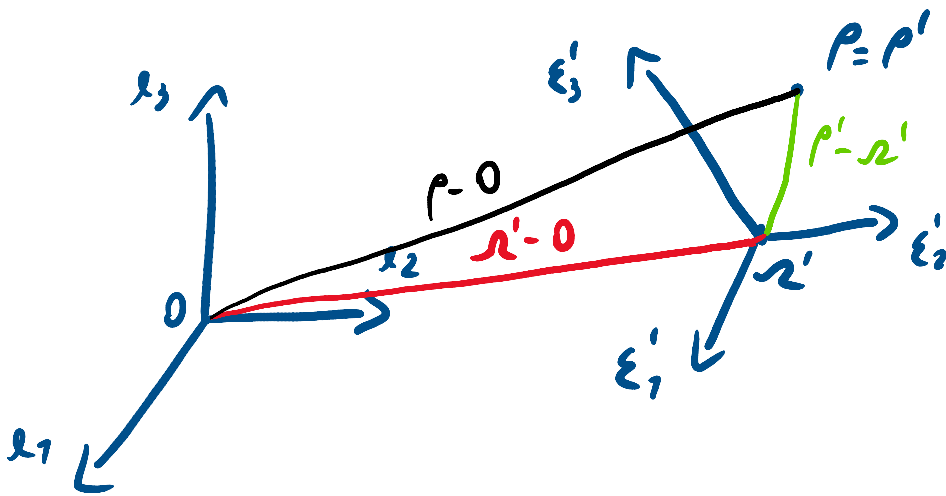
domenica 11 febbraio 2024 16:33

TEO: Ad ogni istante, f_t è un'isometria tra E_3' e E_3
e solo se essa è del tipo

$$f_t(P') = f_t(r') + Q(P' - r') \quad \forall P' \in E_3'$$

dove r' è un punto arbitrario di E_3' e
 $Q: E_3' \rightarrow E_3$ è una trasformazione ortogonale
indipendente da r'

Questo teorema consente di trovare la relazione tra
le coordinate di P' nel riferimento $\{r', (E_i')\}$ di E_3' e
le coordinate del punto corrispondente $P = f_t(P')$ nel
riferimento $\{O, (e_i)\}$ di E_3



$$P-O = P-r + (r-O) = Q(P'-r') + Q(r'-O) =$$

$$\begin{aligned}
 &= Q(x'_j \epsilon'_j) + x_{r_i} l_i = \\
 &= Q(\epsilon'_j) x'_j + x_{r_i} l_i = \\
 &= x'_j Q_{ij} + x_{r_i} l_i
 \end{aligned}$$

Dove (Q_{ij}) è la matrice che rappresenta l'applicazione $Q: E'_3 \rightarrow E_3$ nelle basi dei due osservatori r' ed 0 e per $f_1(p') = f_1(r') + Q(p' - r')$, si ha:

$$(f_1(p') - 0) = (f_1(r') - 0) + Q(p' - r')$$

e quindi

$$\begin{aligned}
 x_i l_i &= x_{r_i} l_i + Q x'_j \epsilon'_j = \\
 &= x_{r_i} l_i + x'_j Q_{ij} l_i \\
 \color{red}{Q \epsilon'_j} &= \color{red}{Q_{ij} l_i}
 \end{aligned}$$

Questo significa che gli elementi della j -esima colonna della matrice (Q_{ij}) sono i coseni direttori di ϵ_j rispetto agli assi di $\{0, (e_i)\}$

Dall'espressione precedente discendono le relazioni che cerchiamo:

$$x_i = x_{r_i} + Q_{ij} x'_j$$

La trasformazione inversa è data da:

$$Q_{ij} x'_j = x_i - x_{ri}$$

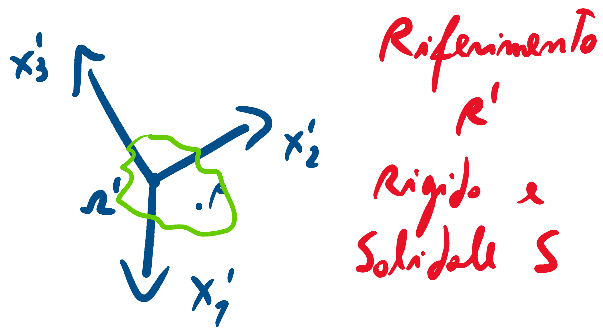
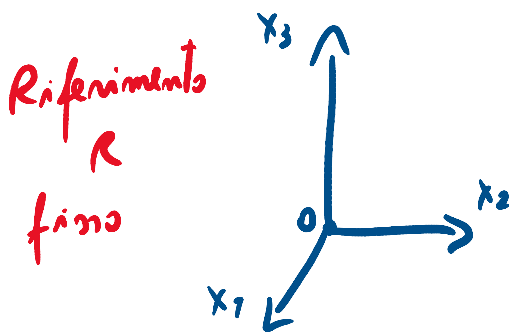
$$\Rightarrow x'_j = Q_{ji}^T x_i - Q_{ji}^T x_{ri} = Q_{ji}^T x_i + x' Q_j$$



Moto di un Corpo Rigido

domenica 11 febbraio 2024 16:55

Il corpo rigido è un sistema di punti materiali in cui le distanze tra tutte le possibili coppie di punti non possono variare



Le equazioni del moto dei punti di S nel riferimento R sono:

$$x_i = x_{iR} + Q_{ij} x'_j$$

Legge di Trasformazione delle coordinate di un punto rispetto ai due riferimenti

- $\{x_i(t)\}$ sono le coordinate di P , generico punto di S rispetto al riferimento fisso
 - $\{x'_j\}$ coordinate rispetto al riferimento solidale di $P \in S$
 - x_{iR} la posizione in $\{0, (e_i)\}$ dell'origine Ω
 - Q_{ij} orientazione della terna solidale (E'_i) rispetto (e_i)
- + + 0 0 11 0 0 0 ...

• Q_{ij} orientazione della...

Q_{ij} è una matrice ortogonale che soddisfa 6 relazioni:

$$Q_{ik}^T Q_{kj} = Q_{ki} Q_{kj} = \delta_{ij} = \begin{cases} i=j=1 & i=j=2 & i=j=3 \\ i=1, j=2 & i=1, j=3 & i=2, j=3 \end{cases}$$

Le variabili indipendenti sono 3

Occorrono 6 funzioni scalari per individuare la configurazione di S rispetto a O

FORMULA FONDAMENTALE DELLA CINEMATICA DI UN MOTO RIGIDO

L'atto di moto rigido all'istante t , rispetto all'osservatore O , il campo di velocità dei punti di S in moto rigido, all'istante considerato:

$$V(p, t): C(t) \rightarrow V(t) \in E_3$$

$$X_i = X_{iR} + Q_{ij} X'_j$$

⇒ **DERIVANDO RISPETTO AL TEMPO** (X'_j è costante)

$$\dot{X}_i = \dot{X}_{iR} + \dot{Q}_{ij} X'_j$$

Insostituendo, otteniamo

$$\dot{X}'_j = Q_{jK}^T (\dot{X}_K - \dot{X}_{K\Omega})$$

Dunque

$$\dot{X}'_i = \dot{X}_{i\Omega} + \underbrace{\dot{Q}_{iJ} Q_{JK}^T}_{w_{iK}} (\dot{X}_K - \dot{X}_{K\Omega})$$

w è un tensore velocità di rotazione
 $w \stackrel{\text{def}}{=} \dot{Q} Q^T : E_3 \rightarrow E_3$ è un'applicazione antisimmetrica
 $w^T = -w$

In conclusione

$$\dot{X}'_i(t) = \dot{X}_{i\Omega} + w_{iK} (\dot{X}_K - \dot{X}_{K\Omega})$$

$$V_p = V_\Omega + w(p - \Omega) \quad \text{[Formula Fondamentale]}$$



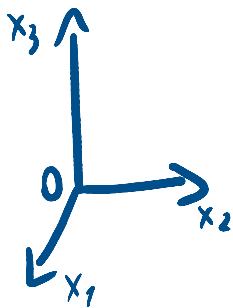
Moti Relativi

domenica 11 febbraio 2024 23:15

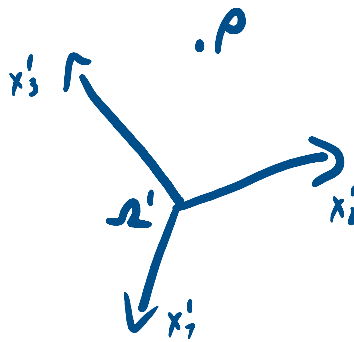
Abbiamo due sistemi di riferimento R ed R' in moto rigido l'uno rispetto all'altro.

R riferimento assoluto ed R' riferimento relativo.

Si consideri un punto P



Il moto di P rispetto a O lo chiamiamo assoluto



Il moto di P rispetto a O' lo chiamiamo relativo

• Denotiamo con v e a la velocità e l'accelerazione assoluta considerate come vettori di E_3

Denotiamo con v'_p e v_p la velocità relativa di P considerata rispettivamente come vettore di E'_3 e E_3

• La relazione tra v_p e v'_p è: $v_p = Q v'_p$ (Q è l'applicazione di Rotazione)
La relazione tra a_p e a'_p è: $a_p = Q a'_p$

L'obiettivo è trovare qual è il legame tra v e v_p e tra a e a_p

c. ... $v(t)$ le equazioni cinematiche limite del

Siano $x_i = x_i(t)$ le equazioni cartesiane finite del moto assoluto di P

Siano $x'_j = x'_j(t)$ le equazioni cartesiane finite del moto relativo di P

Per la legge di trasformazione delle coordinate, le equazioni del moto assoluto:

$$x_i(t) = x_{i,\Omega}(t) + Q_{ij}(t) x'_j(t)$$

\Rightarrow

$$\dot{x}_i(t) = \dot{x}_{i,\Omega} + \dot{Q}_{ij} x'_j + Q_{ij} \dot{x}'_j =$$

$$\rightarrow = \dot{x}_{i,\Omega} + (\omega \wedge (P-\Omega)) + Q_{ij} \dot{x}'_j$$

$$\dot{Q}_{ij} x'_j = \dot{Q}_{ij} \cdot Q_{jk}^T (x_k - x_{\Omega k}) = \omega_{ik} (x_k - x_{\Omega k}) = \omega \wedge (P-\Omega)$$

Per cui

$$V = V_{\Omega} + \omega \wedge (P-\Omega) + Q v'_r$$

$$\Rightarrow V = V_{\Sigma} + v'_r \quad (\text{Principio dei moti Relativi})$$



Dalla formula fondamentale della cinematica di un corpo rigido si ha:

$$V_P = V_O + \omega(t) \wedge (P - O)$$

Se $\omega(t) \neq 0$, all'istante t il luogo dei punti A , di S o solidali ad S , per i quali $V_A = \lambda(t)\omega(t)$, con λ scalare essenzialmente nullo, è una retta $m(t)$ parallela a ω che viene detta Asse di moto o Asse istantaneo di rotazione o anche Asse di Mozzi.

Inoltre tutti i punti di quest'asse hanno ad ogni istante la stessa velocità $v(t)$, che viene detta velocità istantanea di traslazione.

Per dimostrare questo teorema abbiamo bisogno di due lemmi

Lemma 1: Due punti $P_1, P_2 \in S$ o ad esso solidali hanno la stessa velocità se e solo se la retta passante per i due punti $(P_2 - P_1)$ è parallela ad ω

DIM (Lemma 1): Dalla formula fondamentale si ha che

$$V_{P_2} = V_{P_1} + \omega \wedge (P_2 - P_1)$$

Di conseguenza

$$V_{P_2} = V_{P_1} \Leftrightarrow \omega \wedge (P_2 - P_1) = 0 \Leftrightarrow \omega \parallel (P_2 - P_1)$$

Lemma 2: Se $P_1, P_2 \in S$ (o solidali ad S) hanno la velocità parallela ad ω , allora hanno la stessa velocità e quindi la retta passante per essi è parallela ad ω

DIM (Lemma 2):

$$\underbrace{V_{P_2} - V_{P_1}}_{\parallel \omega} = \omega \wedge (P_2 - P_1)$$

DIM (Teorema di Mozzi)

Il punto $A \in m(t)$ se e solo se $V_A \wedge \omega = 0$,

ovvero $V_A \parallel \omega$

Il che accade se: Formula Fondamentale Cinematica

$$0 = V_A \wedge \omega = \downarrow V_O \wedge \omega + [\omega \wedge (A - O)] \wedge \omega =$$

$$= V_O \wedge \omega + |\omega|^2 (A - O) - [(A - O) \cdot \omega] \omega$$

$$= v_{\Omega} \dots$$

Prendiamo

$$A^* = \Omega + \frac{\omega \wedge v_{\Omega}}{|\omega|^2}$$

Si ha:

$$\cancel{v_{\Omega} \wedge \omega} + |\omega|^2 \frac{\cancel{\omega \wedge v_{\Omega}}}{|\omega|^2} - \left[\underbrace{\left(\frac{\omega \wedge v_{\Omega}}{|\omega|^2} \right) \cdot \omega}_{\downarrow} \right] \cdot \omega = 0$$

Se ne fanno per
l'antisimmetria del
prodotto vettoriale

Perché $\omega \wedge v_{\Omega} \perp \omega$

\Rightarrow

Lemmi 1 e 2

$$A^* \in m(t) \Rightarrow \text{anche } A = A^* + \mu \hat{K} \in m(t)$$

$\mu \in (-\infty, \infty)$

Equazione Parametrica della
retta che passa per A^*
e $\parallel \omega$

Ossero luogo dei punti che hanno
velocità parallela alla velocità angolare



Invariante Scalare
del moto

OSS: La quantità $\tau_K(t) = v_p \cdot K$ è la stessa $\forall P \in S_0$

OSS: La quantità $\tau_k(t) = V_p \cdot K$ è la stessa $\forall t \in S$ o
solidale a S

DM: $p_1, p_2 \in S$

$$\omega V_{p_2} = \omega [V_{p_1} + \omega^{-1} (p_2 - p_1)]$$

$$\Rightarrow \omega V_{p_2} = \omega V_{p_1}$$



PRINCIPI DELLA DINAMICA (o Leggi di Newton)

1) Principio Di Inerzia: Esiste almeno un sistema di riferimento spazio-temporale nel quale ogni punto materiale isolato o è in quiete o si muove di moto rettilineo uniforme. Questo sistema è inerziale

2) Principio di Azione e Reazione: $F(x_A, x_B) = -F(x_B, x_A)$

3) Principio di Proporzionalità: La Forza agente su un corpo è direttamente proporzionale all'accelerazione e ne condivide la direzione e il verso, con costante di proporzionalità data dalla massa

$$\vec{F} = m \cdot \vec{a}$$

Inoltre la Legge di Forza è un rettore oggettivo se e solo se:

$$f(\sigma, r, \dot{\sigma}, \dot{r}) = -\phi_{AB}(|\dot{\sigma}|, \mu K)K$$

dove ϕ_{AB} è una funzione scalare oggettiva, $\sigma = r_A$,
 $\dot{\sigma} = \dot{r}_A - \dot{r}_B$

Una grandezza vettoriale è oggettiva se nel passaggio da un riferimento R ad un riferimento R' si ha che

$$\vec{w}_R = \vec{w}_{R'}$$

σ = α + iβ, α = 1, β = 1

~ ~

$$k = \rho_B, \quad \rho = \alpha - k, \quad \mu = \alpha - k$$

$$\lambda \quad k = \frac{\rho}{|\rho|}$$



Legge del moto di Newton

martedì 13 febbraio 2024 15:38

La connessione tra il moto dei punti e le forze che esprimono le azioni che i punti esercitano gli uni sugli altri è stabilita dal seguente postulato:

POSTULATO: Sia S un sistema isolato di n punti materiali in moto in un riferimento inerziale I .

A) ogni punto X_A si può associare una costante positiva m_A , detta massa inerziale di X_A , che dipende solo dalla costituzione materiale del punto in questione ed è uno scalare oggettivo tale che

$$m_A \ddot{\mathbf{r}}_A = \mathbf{F}(X_A, X_A^c)$$

dove X_A^c è l'insieme complementare di X_A rispetto ad S

Se S è costituito da due soli punti X_1 e X_2 , si ha:

$$m_1 \mathbf{a}_1 = \mathbf{F}(X_1, X_2) = -\mathbf{F}(X_2, X_1) = -m_2 \mathbf{a}_2$$

$$\Rightarrow m_1 \mathbf{a}_1 + m_2 \mathbf{a}_2 = 0$$



Per quanto detto sopra, abbiamo dimostrato il seguente teorema:

TEOREMA: Due punti materiali in moto in un riferimento inerziale I , l'uno alla sola presenza dell'altro, hanno accelerazioni aventi la stessa direzione e verso opposto, inoltre il rapporto dei moduli delle accelerazioni coincide col reciproco del rapporto delle loro masse:

$$\frac{|a_1|}{|a_2|} = \frac{m_2}{m_1}$$



Da questo teorema, se scegliamo di attribuire ad un punto X arbitrario massa unitaria, possiamo misurare la massa inerziale di un qualsiasi altro punto.

Se un qualsiasi punto X^* si muove in I alla sola presenza di X si ha:

$$m^* = \frac{|a|}{|a^*|}$$



Sia $X = \{X_1, \dots, X_n\}$ in moto rispetto ad I , sotto l'azione di un ambiente esterno γ

Per il principio di Azione-Reazione si ha:

$$F(X_A, X_B) = -F(X_B, X_A)$$

Inoltre poiché queste forze sono parallele ad $X_A - X_B$, si ha:

$$(X_A - X_B) \wedge F(X_A, X_B) = - (X_A - X_B) \wedge F(X_B, X_A) = 0$$

Allora suddividendo le forze interne a coppie $(F(X_A, X_B), F(X_B, X_A))$ si può notare che:

$$\sum_{A=1}^n R_A^{(i)} = 0$$

$$\sum_{A=1}^n (X_A - \tilde{O}) \wedge R_A^{(i)} = 0 = M_{\tilde{O}}^{(i)}$$

Dato un vettore applicato (X_A, \vec{w}) ed un polo \tilde{O} , il vettore

$$(X_A - \tilde{O}) \wedge \vec{w}$$

si chiama momento di (X_A, w) rispetto a \tilde{O}

Il risultante delle forze interne e il momento risultante rispetto al polo \tilde{O} di tutte le forze interne sono entrambi nulli.

Scriviamo le equazioni di Newton per ogni punto di X

$$m_A \mathbf{a}_A = R_A^{(i)} + R_A^{(e)}$$

$$\sum_{A=1}^m m_A \mathbf{a}_A = \mathbf{0} + \mathbf{R}^{(2)}$$

\Rightarrow

$$\mathbf{R}^{(2)} = \sum_{A,K} F(X_A, Y_K) \quad (\text{I equazione della meccanica nella sua prima forma})$$

Inoltre, da

$$\sum_{A=1}^m \mathbf{R}_A^{(1)} = \mathbf{0}$$

moltiplicando ambo i membri per $(X_A - \tilde{\mathbf{0}})$ e sommando, otteniamo:

$$\sum_{A=1}^m (X_A - \tilde{\mathbf{0}}) \wedge m_A \mathbf{a}_A = M_{\tilde{\mathbf{0}}}^{(1)} + M_{\tilde{\mathbf{0}}}^{(2)}$$

\Rightarrow

$$M_{\tilde{\mathbf{0}}}^{(2)} = \sum_{A,\alpha} (X_A - \tilde{\mathbf{0}}) \wedge F(X_A, Y_\alpha) \quad (\text{II equazione della meccanica nella seconda forma})$$

□

Queste equazioni non sono sufficienti a determinare il moto di un sistema di punti materiali (tranne nel caso di punti vincolati rigidamente)

□

QUANTITÀ DI MOTO, MOMENTO QUANTITÀ DI MOTO E

EQUAZIONI DI BILANCIO

$$Q_A = m_A V_A$$

\Rightarrow

$$Q \stackrel{\text{def}}{=} \sum_{A=1}^m Q_A$$

Quantità di moto totale

Derivando rispetto a t , si ha

Derivando rispetto a t , si ha

$$\dot{Q} = \sum_{A=1}^m m_A \cdot a_A = R^{(2)} \quad (\text{Equazione di Bilancio della quantità di moto})$$

(I equazione cardinale nella sua seconda forma)

Consideriamo ora il punto G che è il baricentro di un sistema di punti materiali, si ha

$$m(G - \tilde{O}) \stackrel{\text{def}}{=} \sum_{A=1}^m m_A (X_A - \tilde{O})$$

Derivando membro a membro si ottiene:

$$m(V_G - V_{\tilde{O}}) = \sum_{A=1}^m m_A (V_A - V_{\tilde{O}}) =$$
$$= \sum_{A=1}^m m_A V_A - m V_{\tilde{O}}$$

$$\Rightarrow m V_G = \sum_{A=1}^m m_A V_A = Q \quad (\text{I equazione cardinale nella terza forma})$$

e inoltre risulterà che:

$$m a_G = \dot{Q} = R^{(2)}$$



Proprietà: Il baricentro di un sistema di punti materiali si muove come un punto materiale di massa m sottoposto ad una forza uguale al risultante delle forze esterne.

Se il sistema di punti è isolato, il baricentro si muove di moto rettilineo uniforme o è in quiete.

momento della quantità di moto del punto x_A rispetto al polo \tilde{O}



momento delle Quantità: di moto del punto x_A rispetto al polo \tilde{O}

$$\downarrow$$
$$L_{A, \tilde{O}} = (x_A - \tilde{O}) \wedge m_A v_A$$

Derivando rispetto al tempo si ha:

$$\dot{L}_{\tilde{O}} = \sum_{A=1}^n (x_A - \tilde{O}) \wedge m_A a_A + \sum_{A=1}^n (v_A - v_{\tilde{O}}) \wedge m_A v_A =$$

$$= \sum_{A=1}^n (x_A - \tilde{O}) \wedge m_A a_A - v_{\tilde{O}} \wedge Q = M_{\tilde{O}}^{(1)} - v_{\tilde{O}} \wedge Q \quad (\text{II equazione nella seconda forma})$$

Proprietà: Se come polo si sceglie un punto fisso o il baricentro, la derivata temporale del momento angolare è ad ogni istante uguale al momento, rispetto al polo scelto, delle forze agenti su X .
Per un sistema isolato il momento angolare si conserva



Energia Cinetica

martedì 13 febbraio 2024 16:48

$$K_A \stackrel{\text{def}}{=} \frac{1}{2} m_A |V_A|^2$$

TEOREMA DI KONIG : L'energia cinetica K di X nel suo moto rispetto a R è la somma dell'energia cinetica K' del moto attorno al baricentro e dell'energia cinetica che avrebbe il baricentro nel suo moto rispetto a R , se in esso fosse concentrata tutta la massa del sistema

$$K = K' + \frac{1}{2} m |V_G|^2$$

Lavoro di un sistema di forze

$$L_{[t_0, t_1]} = \sum_{A=1}^n \int_{r_A(t_0)}^{r_A(t_1)} R_A \cdot dr_A$$

dove

$$\int_{r_A(t_0)}^{r_A(t_1)} R_A \cdot dr_A \stackrel{\text{def}}{=} \int_{t_0}^{t_1} R_A(r_1(t), \dots, r_n(t), \dot{r}_1(t), \dots, \dot{r}_n(t)) \cdot V_A(t) dt$$

Inoltre essendo

$$R_A \stackrel{df}{=} R_A^{(i)} + R_A^{(z)}$$

$$\text{e} \\ dR_A = V_A dt$$

risulta che

$$\int_{R_A(t_0)}^{R_A(t_1)} R_A dR_A = \int_{t_0}^{t_1} (R_A \cdot V_A) dt$$

$$L_{[t_0, t_1]} = \sum_{A=1}^m \int_{t_0}^{t_1} R_A \cdot V_A dt = L_{[t_0, t_1]}^{(i)} + L_{[t_0, t_1]}^{(z)}$$

Consideriamo l'energia cinetica e deriviamola rispetto al tempo:

$$\dot{K} = \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} \sum_{A=1}^m m_A |V_A|^2 \right) = \sum_{A=1}^m m_A a_A \cdot V_A = \sum_{A=1}^m R_A \cdot V_A$$

Integrando rispetto al tempo nell'intervallo $[t_0, t_1]$ si ottiene

$$K(t_1) - K(t_0) = L_{[t_0, t_1]} \quad \left(\begin{array}{l} \text{Teorema delle} \\ \text{Forze Vive} \end{array} \right)$$

• Forze Conservative e Conservazione dell'energia meccanica

Si dicono posizionali forze per cui $R_A = R_A(r_1, \dots, r_n)$,

Si dicono posizionali forze per cui $R_A = R_A(r_1, \dots, r_n)$,
 $A=1, \dots, n$, inoltre se esiste una funzione scalare
 $U = U(r_1, \dots, r_n)$ detta energia potenziale, tale che

$$R_A = - \frac{\partial U}{\partial (r_A)_i}$$

Allora le forze vengono dette conservative

$$\vec{R}_A = - \nabla_{r_A} U$$

U è definita a meno di una costante additiva
arbitraria



• Principio di Conservazione dell' Energia Meccanica o totale

Per un sistema in moto sotto l'azione di una
solllecitazione conservativa si mantiene costante
l'energia totale.

Se il lavoro fatto da una forza durante uno
spostamento qualsiasi dipende solo dalla posizione
iniziale e finale si dice che la forza è conservativa.



• Leggi del moto di X in un riferimento inerziale

• Leggi del moto di X in un riferimento inerziale

$$m_A \ddot{\alpha}_A = R_A^{(z)} (r_A, \dot{r}_A, y_1(t), \dots, y_{m_2}(t), \dot{y}_1(t), \dots, \dot{y}_{m_2}(t)) + R_A^{(i)} (r_1, \dots, r_{m_1}, \dot{r}_1, \dots, \dot{r}_{m_1})$$

• Dinamica nei riferimenti non inerziali

Per il principio di Coriolis si ha che

$$\ddot{\alpha}_A = \ddot{\alpha}_A^{(r)} + \ddot{\alpha}_A^{(z)} + \ddot{\alpha}_A^{(c)}$$

Sostituendo nelle leggi del moto si ha

$$m_A \ddot{\alpha}_A^{(r)} = R_A^{(z)} + R_A^{(i)} - m_A \ddot{\alpha}_A^{(z)} - m_A \ddot{\alpha}_A^{(c)}$$

Ricordando l'oggettività delle masse, delle forze e delle leggi di forza, si ha:

$$m_A \ddot{\alpha}_A^{(r)} = R_A^{(z)} + R_A^{(i)} - \underbrace{m_A \ddot{\alpha}_A^{(z)}}_{F_A^{(z)}} - \underbrace{2 m_A \omega^{(z)} \wedge \dot{r}_A'}_{F_A^{(c)}}$$

Forza di
trascinamento

Forza di Coriolis

Forze
Anormali

Forze
Apparenti



Sia S un corpo rigido. Si suppone che ad ogni sottoparte misurabile $s \in S$ del corpo sia associabile uno scalare costante, oggettivo $m(s) > 0$, che è detto massa di S t.c.

$$m(s) = \int_{C'} \rho'(r') dr'$$

dove C' è la regione di spazio occupata da s in R' e $\rho'(r')$ è la densità di massa, che è oggettiva ($\rho(r) = \rho'(r')$)

Poi

1) $m(\mathbf{r} - \mathbf{o}) \stackrel{\text{def}}{=} \int_{C'} \rho(r') (\mathbf{r} - \mathbf{o})(r', t) dr'$

\mathbf{r} è il baricentro di S

2) $\mathbf{Q} \stackrel{\text{def}}{=} \int_{C'} \rho(r') \mathbf{v}(r') dr'$

Quantità di moto di S

3) $\mathbf{L}_{\tilde{\mathbf{o}}} = \int_{C'} \rho(r') (\mathbf{r} - \tilde{\mathbf{o}}) \wedge \mathbf{v}(r') dr'$

Momento della quantità di moto di polo $\tilde{\mathbf{o}}$

Se $\tilde{\mathbf{o}} \in S$ ($\tilde{\mathbf{o}}$ è solido od esso), si ha:

$$\begin{aligned} \mathbf{L}_{\tilde{\mathbf{o}}} &= \int_{C'} \rho(r') (\mathbf{r} - \tilde{\mathbf{o}}) \wedge (\mathbf{v}_{\tilde{\mathbf{o}}} + \boldsymbol{\omega} \wedge (\mathbf{r} - \tilde{\mathbf{o}})) dr' = \\ &= m(\mathbf{r} - \tilde{\mathbf{o}}) \wedge \mathbf{v}_{\tilde{\mathbf{o}}} + \underbrace{\int_{C'} \rho(r') |\mathbf{r} - \tilde{\mathbf{o}}|^2 \boldsymbol{\omega} dr'}_{\text{Tensoriale d'inerzia } \mathbf{I}_{\tilde{\mathbf{o}}}} - \int_{C'} \rho(r') [(\mathbf{r} - \mathbf{o}) \boldsymbol{\omega}] (\mathbf{r} - \tilde{\mathbf{o}}) dr' = \end{aligned}$$

$$= m(\mathbf{r}-\tilde{\mathbf{o}}) \wedge \mathbf{v}_{\tilde{\mathbf{o}}} + \int_{C'} \rho(r') |\mathbf{r}-\tilde{\mathbf{o}}| \cdot \boldsymbol{\omega} dr' - \int_{C'} \rho(r') [(\mathbf{r}-\mathbf{o}) \wedge \boldsymbol{\omega}] (\mathbf{r}-\mathbf{o}) dr' =$$

$$= m(\mathbf{r}-\tilde{\mathbf{o}}) \wedge \mathbf{v}_{\tilde{\mathbf{o}}} + \mathbf{I}_{\tilde{\mathbf{o}}}(\boldsymbol{\omega})$$

Se si prende come polo il baricentro G :

$$\mathbf{I}_{\Omega, i j} = \int_{C'} \rho(r') [(x_k - x_{\Omega k})^2 \delta_{i j} - (x_i - x_{\Omega i})(x_j - x_{\Omega j})] dr'$$

\uparrow
Rappresentano i 9 elementi della matrice associata rispetto alla base

$$\Rightarrow \mathbf{I}_{\Omega, i j} = \int_{C'} \rho(r') [Q_{kl} x'_l Q_{km} x'_m \delta_{i j} - Q_{il} x'_l Q_{jm} x'_m] dr' =$$

$$= Q_{il} \left\{ \int_{C'} \rho(r') [(x'_k)^2 \delta_{lm} - x'_l x'_m] dr' \right\} Q_{jm} =$$

$$= Q_{il} \cdot \mathbf{I}'_{\Omega, l m} \cdot Q_{jm}$$

\mathbf{I}_{Ω} è il tensore d'inerzia di S rispetto al polo Ω

$$\Rightarrow \mathbf{I}_{\Omega, i j} = Q_{il} \mathbf{I}'_{\Omega, l m} Q_{mj}^T = Q_{il} \mathbf{I}'_{\Omega, l m} Q_{mj}^{-T}$$



Se come polo si sceglie il baricentro, il momento angolare relativo ad R coincide con L''_G , che denota il momento angolare, di polo G , del sistema S nel suo moto attorno

angolare, di polo G , del sistema S nel suo moto attorno al baricentro:

$$L_G : L''_G = I_G(\omega)$$

Più in generale, per un qualsiasi \tilde{O} si ha:

$$L_{\tilde{O}} = L''_{\tilde{O}} + (G - \tilde{O}) \wedge m V_G$$

Infatti

$$\begin{aligned} L_{\tilde{O}} &= \int_{C'} \rho (P - \tilde{O}) \wedge (v'' + V_G) dr' = L''_{\tilde{O}} + (G - \tilde{O}) \wedge m V_G = \\ &= L_G + (G - \tilde{O}) \wedge m V_G \end{aligned}$$



• Energia Cinetica di un corpo rigido

$$\begin{aligned} K &= \frac{1}{2} \int_{C'} \rho (r') |v(r')|^2 dr' = \frac{1}{2} \int_{C'} \rho (\omega \wedge (P - O)) \cdot (\omega \wedge (P - O)) dr' = \\ &= \frac{1}{2} \left\{ \int_{C'} \rho (P - O) \wedge (\omega \wedge (P - O)) dr' \right\} \omega = \\ &= \frac{1}{2} \omega L_O = \frac{1}{2} \omega I_O(\omega) \end{aligned}$$

Il teorema di König vale anche per un generico moto rigido di un corpo:

rigido di un corpo:

$$K = \frac{1}{2} \int_{C'} \rho |V(r')|^2 dr' = \frac{1}{2} \int_{C'} \rho (V''(r') + V_G) \cdot (V''(r') + V_G) dr' =$$

$$= \frac{1}{2} \int_{C'} \rho |V''(r')|^2 dr' + \frac{1}{2} m |V_G|^2 + \overbrace{V_G \cdot Q''}^{=0} =$$

$$= \frac{1}{2} m |V_G|^2 + K''$$

dove

$$K'' = \frac{1}{2} \omega I_G(\omega) \quad \left(\begin{array}{l} \text{Energia cinetica del moto attorno} \\ \text{al baricentro} \end{array} \right)$$

e I_G è il tensore centrale d'inerzia $\left(\begin{array}{l} \text{La matrice rappresentativa} \\ \text{di } I_G \text{ in un riferimento} \\ \text{solidale è costante} \end{array} \right)$

□

Proprietà di I_G : È un'applicazione simmetrica e definita positiva, tale a dire che $\forall u, w \in E_3$ si ha:

$$\bullet u \cdot I_G(w) = w \cdot I_G(u)$$

$$\bullet u \cdot I_G(u) \geq 0$$

Una base ortonormale di autovettori di I_G è naturalmente fissa rispetto ad S .

Sia (U_i) una tale base, che viene detta

base centrale d'inerzia; siano A, B, C gli

autovalori di I_G e p, q, r le componenti

di ... iniett ... + la ... // ... la ...

autovalori di I_G e p, q, r le componenti
di w rispetto a tale base, allora si ha:

$$L'' = I_G(w) = Apu_1 + Bqu_2 + Cr u_3 = L_0$$

$$K'' = \frac{1}{2}(Ap^2 + Bq^2 + Cr^2) = K$$

