

Università degli studi di Bergamo

Scuola di Ingegneria (Dolmine)

CCS Ingegneria Edile

LM-24 Ingegneria delle Costruzioni Edili

Complementi di Scienza delle Costruzioni

(ICAR/08 - SdC ; 6 CFU)

A.A. 2021/2022

prof. Egidio RIZZI

egidio.rizzi@unibg.it

LEZIONE 01

- Programma indicativo del corso

- Meccanica delle Strutture : AC di schemi non elementari (geometrica e analitica)
Dualità cinematica / statica
Calcolo selettivo di RV e AI tramite PLV
Travature reticolari
Azioni interne in alte curve
Analisi dei sistemi di travi deformabili (strutture più volte iperst.; sedimenti)
- Meccanica dei Solidi : Statica (equilibrio) e cinematica (congruenza) dei mezzi continui
Legame costitutivo (comportamento meccanico "iperelastico", lineare)
Problema elastico lineare (proprietà; unicità delle soluzioni)
Problema di de Saint Venant (derivazione; torsione; profili sottili)

Analisi Cinematica (sistemi articolati di corpi rigidi, piani 2D)

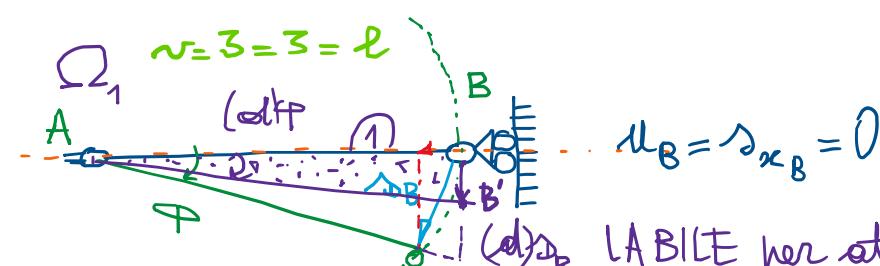
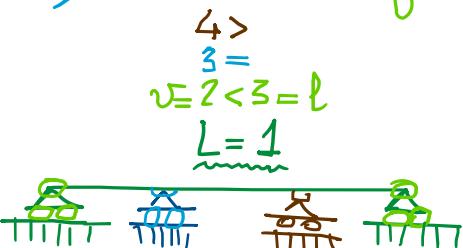
- Volte a stabilire se sono possibilità di movimento (spostamenti finiti o infinitesimi - atti di moto):
 - Sistema LABILE, se risultano possibili movimenti (sistema cinematicamente indeterminato)
 - Sistema NON //, = NON = " " " (" " " determinato)
- Peraltro, le configurazioni cinematiche di un sistema labile può essere descritte mediante opportune variabili cinematiche (gradi di libertà residui o coordinate lagrangiane), in numero pari a L : grado di labilità o di indet. cinematiche del sistema.

- CN di non-labilità: $gdl = v \geq l = gdl = 3n$ (n corpi rigidi) $\begin{cases} v = l \text{ potenz. iso-determin.} \\ v > l \text{ " iper- " } \end{cases}$

(determ. cinem.)

$v < l = 3n \Rightarrow$ sistema certamente labile (cinem. indeterminato)

- Esempi tipici:



Ω_1 $v = 3 = 3 = l$

$(d) \omega_B = (d) \dot{\theta}_B = l_{AB} \cdot \Omega_1$ LABILE per atti di moto

$B'' (d) \omega_B = (d) \dot{\theta}_B = l_{AB} \cdot \Omega_1 \quad (L=1)$

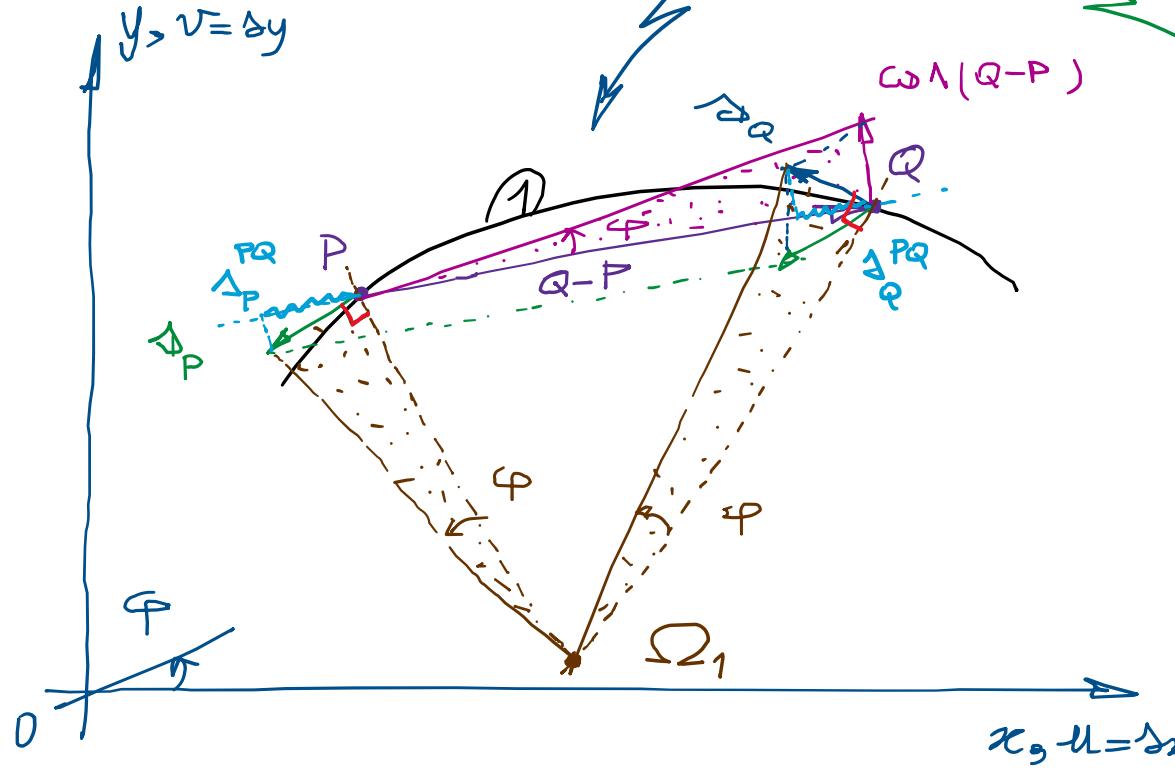
non labile per spostamenti finiti
($u_B \neq 0$ è impossibile, per carrello in B)

- Ipotesi sui vincoli:
- ideali (puntuali, senza estensione geometrica)
 - perfetti (senza scorrimenti, in prime istante)
 - bilateri (retti da equaz.; agiscono in entrambi i versi)

Approccio in AC

- Sequenza di montaggio
(schemi elementari)

Atto di moto piano: approccio geometrico e analitico



- AC geometrica:
ricostruzione di tutti i CIR

- AC analitica:
scrittura esplicita delle eq. di vincolo

• sovrapposizione (somma) di rotat. rigide assime:

$$\begin{aligned}\Delta_Q^1 &= \Delta_P^1 + \omega^1 \wedge (Q - P) \\ \Delta_Q^2 &= \Delta_P^2 + \omega^2 \wedge (Q - P)\end{aligned}$$

$$\Delta_Q^{1+2} = \Delta_P^{1+2} + (\underbrace{\omega^1 + \omega^2}_{\omega^{1+2}}) \wedge (Q - P)$$

(schemi non elementari)

$$\Delta_Q = \Delta_P + \omega \wedge (Q - P)$$

atto di moto rototraslatorio

$$\Delta_P = \omega \wedge (P - \Sigma_1) \quad ; \quad \Delta_Q = \omega \wedge (Q - \Sigma_1)$$

atto di moto rotatorio rispetto a CIR Σ_1
(punto fisso: $Q = \Sigma_1 \Rightarrow \Delta_Q = 0 = \Delta_P + \omega \wedge (\Sigma_1 - P)$)

$$\Delta_P = -\omega \wedge (\Sigma_1 - P)$$

$$\text{vincolo di rigidità: } \Delta_P = \omega \wedge (P - \Sigma_1) \quad \checkmark$$

$$\overline{PQ} = \|Q - P\| = \text{cost. Infatti:}$$

$$(\Delta_Q - \Delta_P) \cdot \frac{(Q - P)}{\|Q - P\|} = \omega \wedge (Q - P) \cdot \frac{(Q - P)}{\|Q - P\|} = 0$$

$$\Delta_Q^{PQ} = \Delta_P^{PQ}$$

$$\begin{cases} \Delta_P = \Delta_{x_P} \\ \Delta_P = \Delta_{y_P} \\ 0 \end{cases}$$

Zgall

vettore rotazione rigida

$$\begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega \end{pmatrix}$$