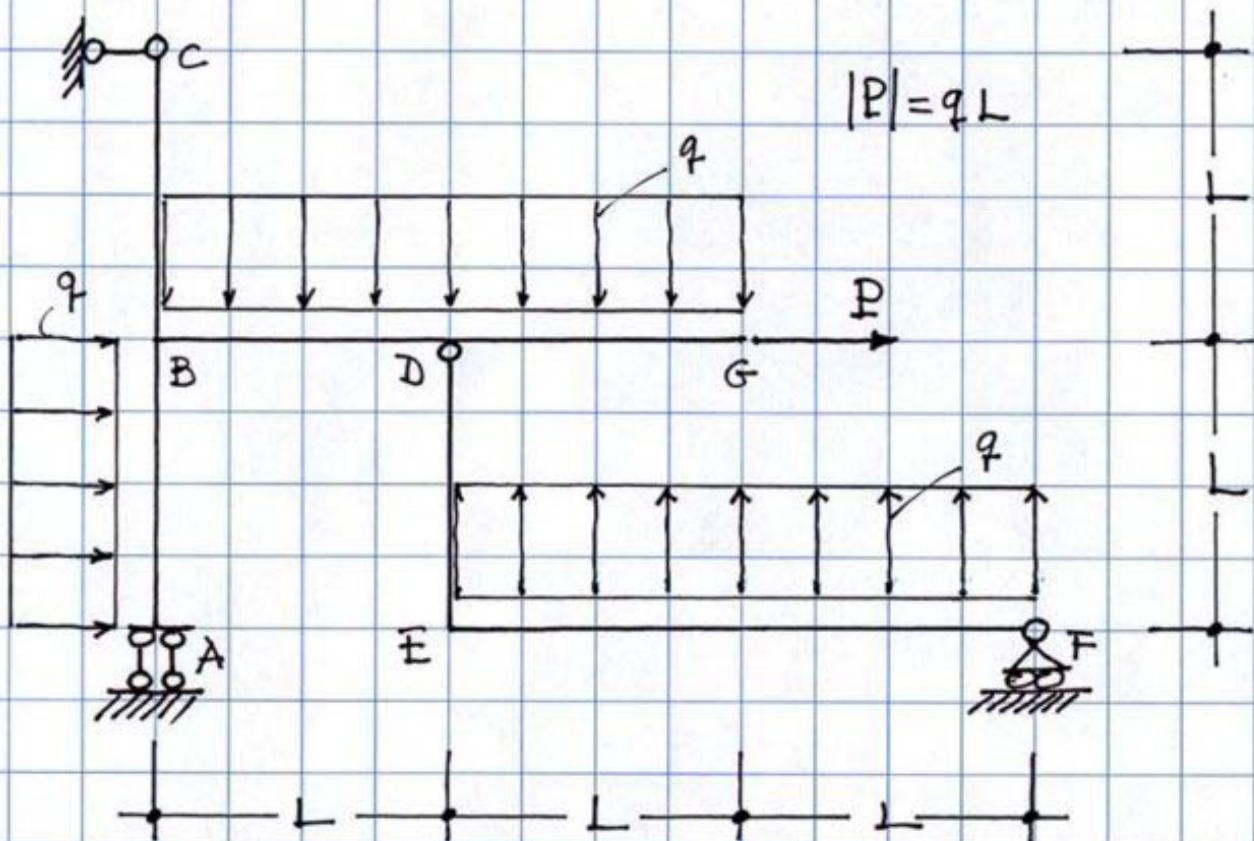


## ESERCIZIO #7

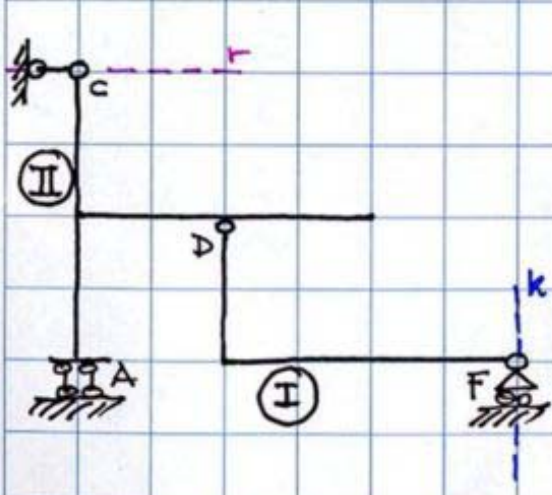
DETERMINARE LE REAZIONI VINCOLARI (RV), LE FUNZIONI CARATTERISTICHE DI SOLLECITAZIONE (CS) E I RELATIVI DIAGRAMMI PER LA STRUTTURA SEGUENTE:



### • GRADO DI LABILITÀ APPARENTE

$$l = 3N - \mu_t = 3 \times 2 - (2 + 1 + 2 + 1) = 0 \quad \Rightarrow \quad \text{C.N. per l'isostaticità - OK!}$$

### • EFFICACIA CINEMATICA VINCOLI



BIPENDOLO A  $\Rightarrow C^{II} \equiv R_{AO} \uparrow$   
 PENDOLO C  $\Rightarrow C^{II} \in r$   
 $\Rightarrow$   ~~$C^{II}$~~  che risulta isostatico

CERNIERA D  $\Rightarrow C^I \equiv D$   
 CARRELLI F  $\Rightarrow C^I \in k$   
 $\Rightarrow$   ~~$C^I$~~

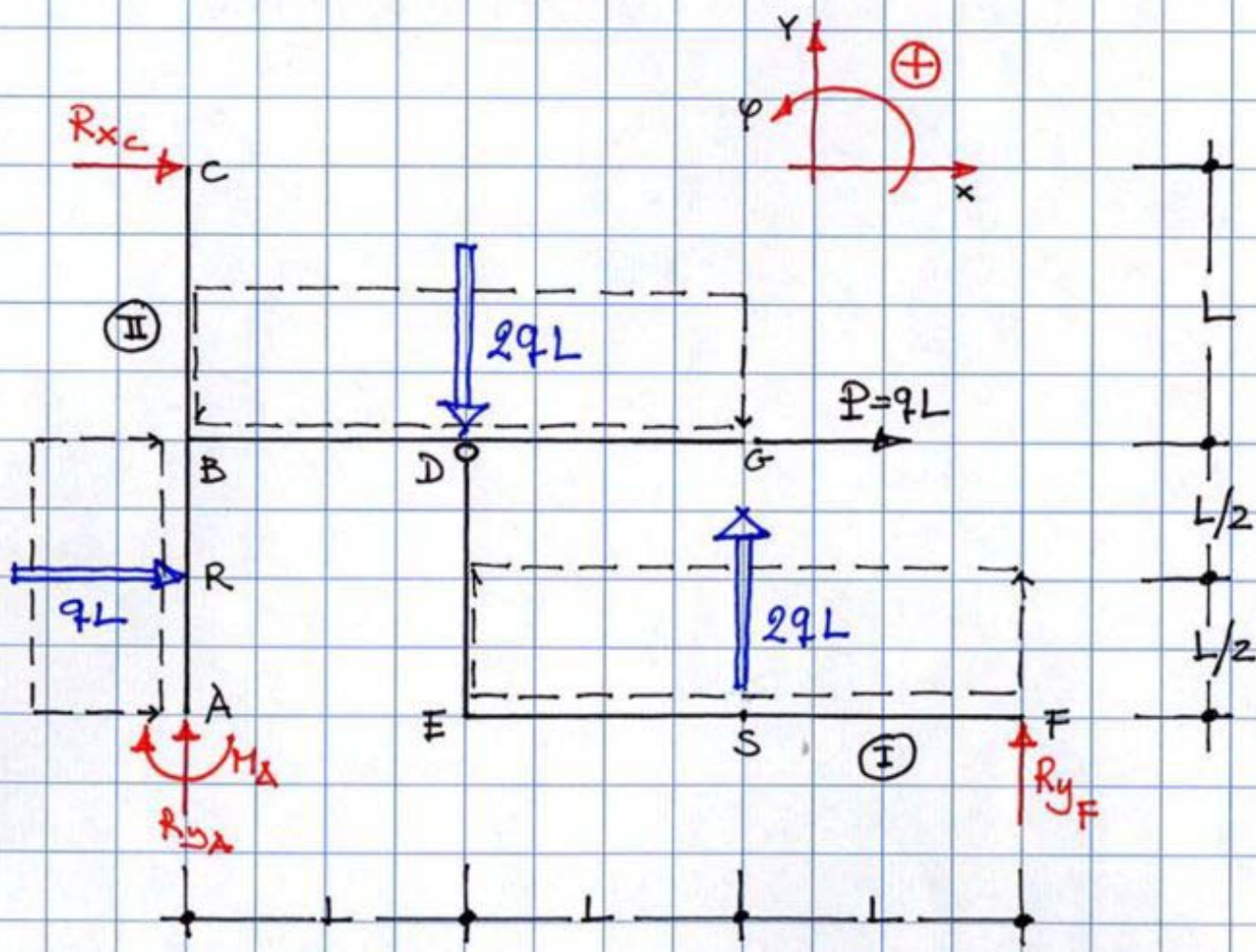
il sistema è dunque isostatico!



### • DETERMINAZIONE DELLE REAZIONI VINCOLARI (RV)



1. Ai fini della valutazione delle RV i carichi distribuiti possono essere sostituiti con carichi concentrati equivalenti.
2. Si risolve il sistema in termini di reazioni vincolari esterne, e tal fine i vincoli esterni sono sostituiti dalle reazioni che essi sono potenzialmente in grado di esplicare. Tali reazioni si applicano con versi arbitrari.
3. Si hanno in questo caso 4 componenti di reazione incognite, si scrivono: 3 equazioni di equilibrio globale (riferite cioè all'intero sistema ignorando in questa fase la presenza del vincolo interno D); 1 equazione di equilibrio parziale, quest'ultima tenendo conto della funzione cinematica della cerniera interna D (per esempio in questo caso si impone che la porzione ① non ruoti rispetto alla porzione ②).





$$\sum F_x = 0 \Rightarrow qL + R_{xc} + P = 0 \Rightarrow R_{xc} = -2qL \quad (1) (*)$$

$$\sum F_y = 0 \Rightarrow R_{yA} - 2qL + 2qL + R_{yF} = 0 \Rightarrow R_{yA} = qL \quad (3)$$

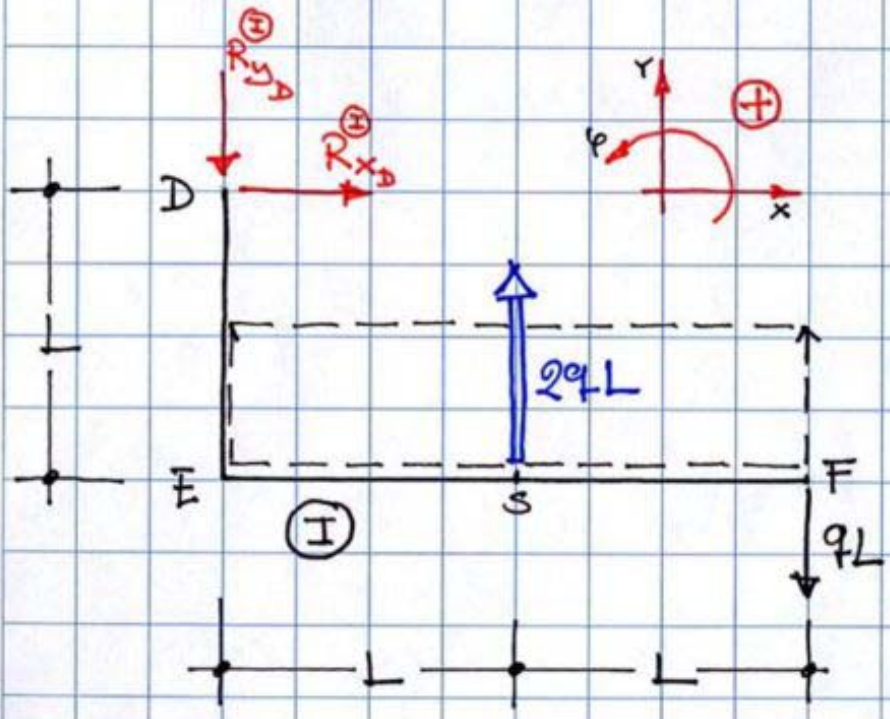
$$\sum M_G = 0 \Rightarrow -R_{xc}L + 2qL \cdot L + qL \cdot \frac{L}{2} - M_A - R_{yA} \cdot 2L + R_{yF} \cdot L = 0 \Rightarrow M_A = \frac{3}{2}qL^2 \quad (4)$$

$$\sum M_D^{(I)} = 0 \Rightarrow 2qL \cdot L + R_{yF} \cdot 2L = 0 \Rightarrow R_{yF} = -qL \quad (2) (*)$$



N.B.: (1) = primo risultato; (2) = secondo risultato; (3) = ...  
 (\*) il valore calcolato è negativo  $\Rightarrow$  il verso effettivo della reazione vincolare è opposto a quello ipotizzato!

4. Le componenti di reazione interne della cerniera D possono trovarsi indifferentemente imponendo l'equilibrio di (I) o di (II). A tal fine sostituendo alla cerniera interna D le componenti di reazione che essa è in grado di esplicare si impone, in questo caso, l'equilibrio della porzione (I) applicando su di essa le reazioni esterne note e il carico agente.



$$\sum F_x^I = 0 \Rightarrow R_{xD}^{(I)} = 0$$

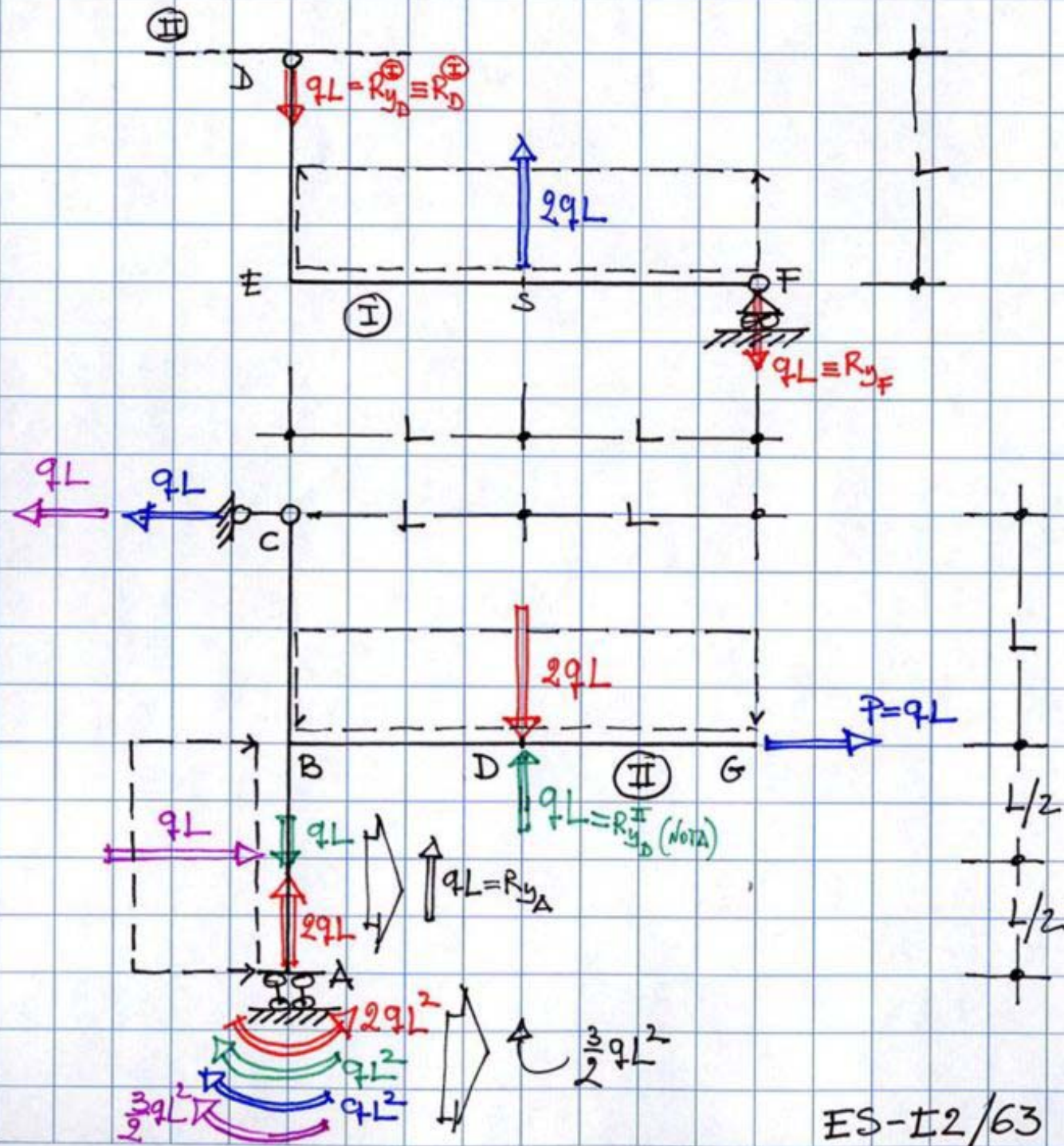
$$\sum F_y^I = 0 \Rightarrow 2qL - qL - R_{yD}^I = 0$$

$$R_{yD}^{(I)} = qL$$



# RV- metodo grafico

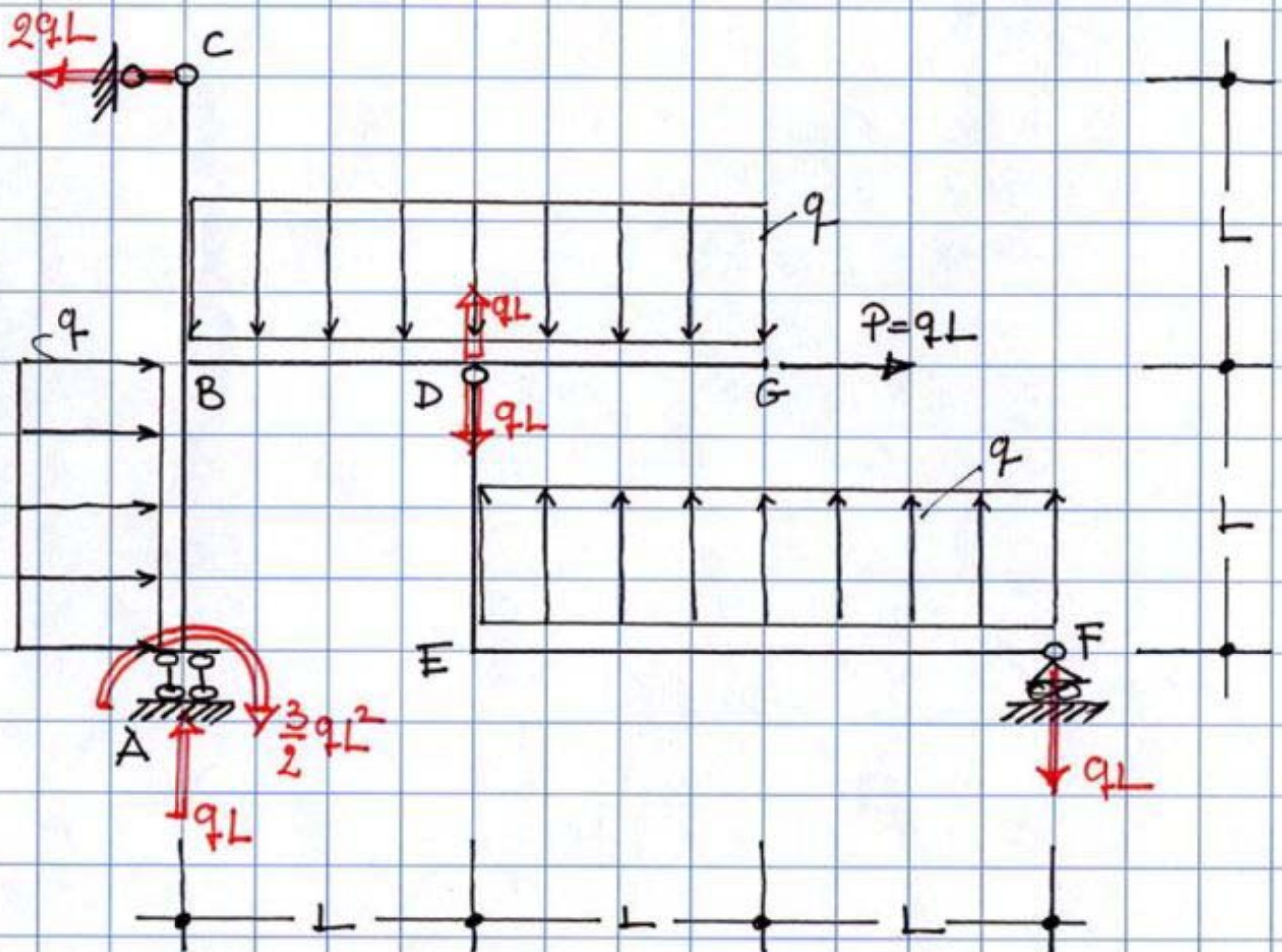
1. Il sistema non è isostatico per vincoli esterni ( $\mu_e=4$ ), tuttavia la porzione ① è un "tratto isostatico", per tale tratto risulta infatti  $\mu_e+\mu_i=3$ . Si risolve quindi ①.
2. Determinata  $R_D^{\text{I}}$  la sua opposta,  $R_D^{\text{II}}$ , è nota e rappresenta la reazione della cerniera interna D sulla porzione ②. Quest'ultima può risolversi applicando il principio di sovrapposizione degli effetti. Ogni colore individua una singola condizione di carico e le relative di reazioni vincolari ad essa relative.





È facile verificare che i valori delle reazioni vincolari determinati per via grafica coincidono con quelli valutati con il metodo analitico.

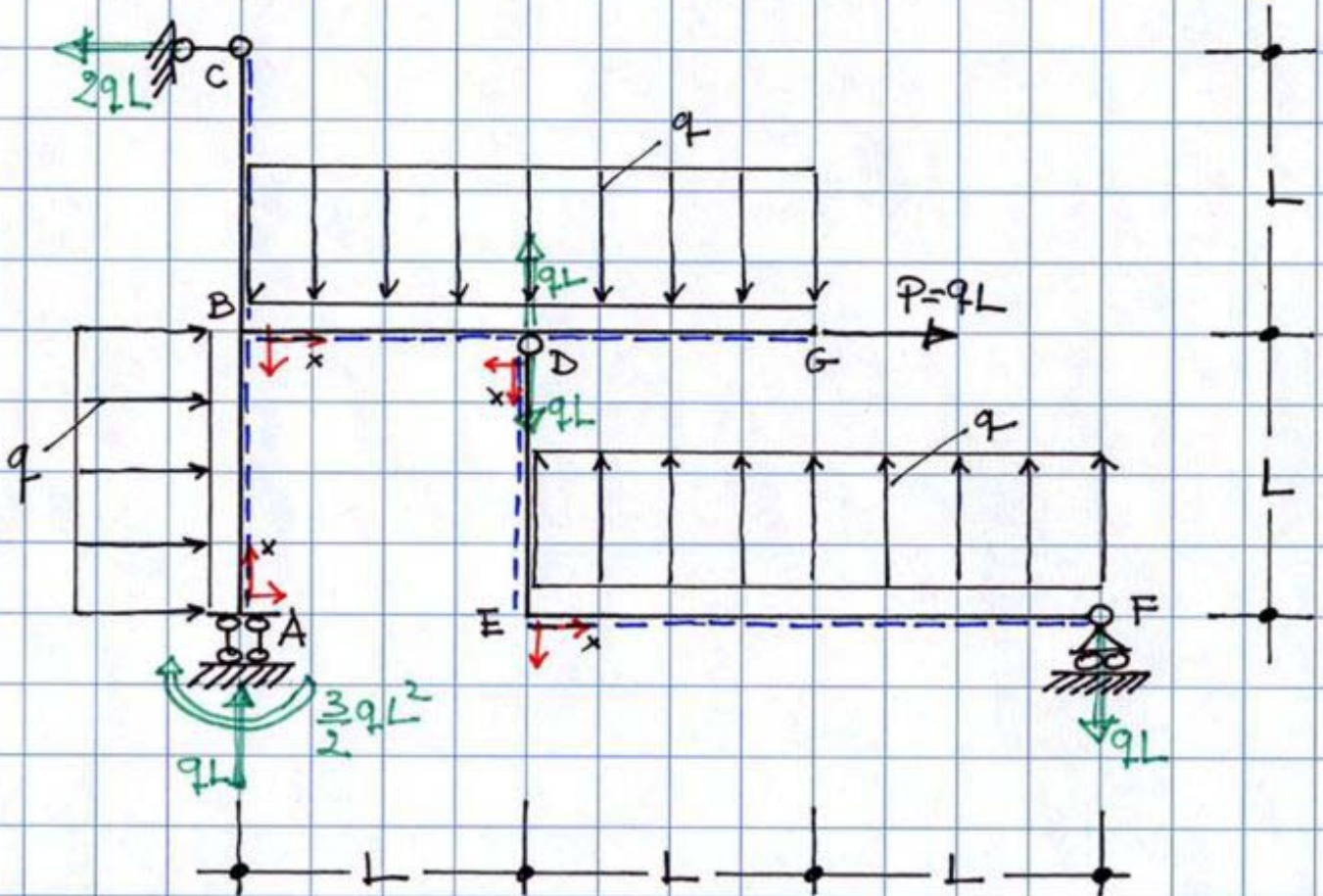
Si ha in definitiva:



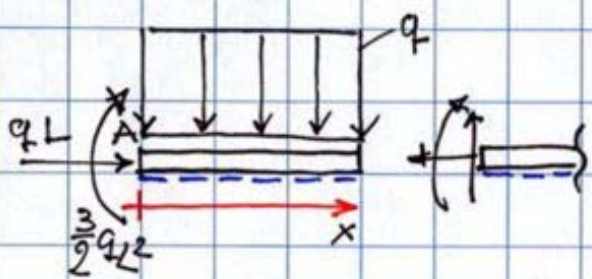


• DETERMINAZIONE DELLE CARATTERISTICHE DI SOLLECITAZIONE

CS - metodo della sezione ideale per il calcolo di  $N(x)$ ;  $T(x)$  ed  $M(x)$ .



TRATTO AB  $0 \leq x \leq L$



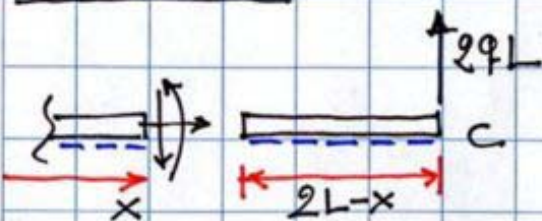
$$N(x) = -qL;$$

$$T(x) = -qx$$

$$M(x) = \frac{3}{2}qL^2 - q\frac{x^2}{2}$$

$\left\{ \begin{array}{l} T_A = T(x)|_{x=0} = 0 \\ T_B = T(x)|_{x=L} = -qL \end{array} \right.$ 
 $\left\{ \begin{array}{l} M_A = M(x)|_{x=0} = \frac{3}{2}qL^2 \\ M_B = M(x)|_{x=L} = qL^2 \end{array} \right.$

TRATTO BC  $L \leq x \leq 2L$



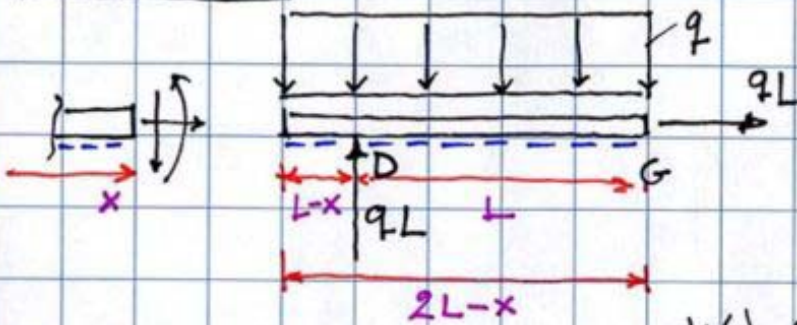
$$N(x) = 0; T(x) = -2qL;$$

$$M(x) = 2qL(2L-x)$$

$\left\{ \begin{array}{l} M_B = M(x)|_{x=L} = 2qL^2 \\ M_C = M(x)|_{x=2L} = 0 \end{array} \right.$



TRATTO BD  $0 \leq x \leq L$



$$N(x) = qL;$$

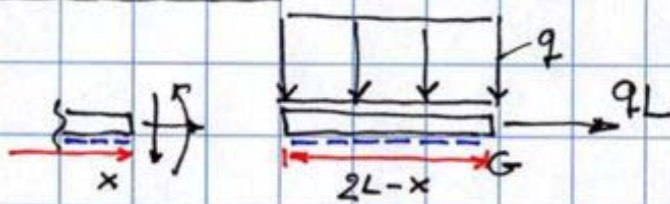
$$T(x) = -qL + q(2L-x)$$

$$M(x) = qL(L-x) - \frac{q}{2}(2L-x)^2$$

$$\begin{cases} T_B = T(x)|_{x=0} = qL \\ T_D = T(x)|_{x=L} = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} M_B = M(x)|_{x=0} = -qL^2 \\ M_D = M(x)|_{x=L} = -\frac{qL^2}{2} \end{cases}$$

TRATTO DG  $L \leq x \leq 2L$



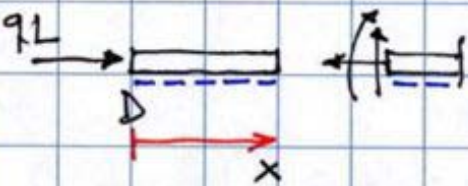
$$N(x) = qL; \quad T(x) = q(2L-x)$$

$$M(x) = -\frac{q(2L-x)^2}{2}$$

$$\begin{cases} T_D = T(x)|_{x=L} = qL \\ T_G = T(x)|_{x=2L} = 0 \end{cases}$$

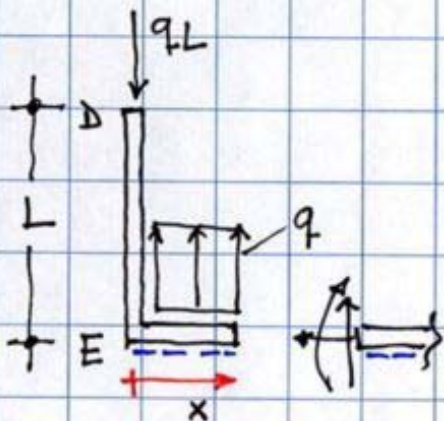
$$\begin{cases} M_D = M(x)|_{x=L} = -\frac{qL^2}{2} \\ M_G = M(x)|_{x=2L} = 0 \end{cases}$$

TRATTO DE  $0 \leq x \leq L$



$$N(x) = -qL; \quad T(x) = 0; \quad M(x) = 0.$$

TRATTO EF  $0 \leq x \leq 2L$



$$N(x) = 0; \quad T(x) = -qL + qx$$

$$T_E = T(x)|_{x=0} = -qL$$

$$T_F = T(x)|_{x=2L} = qL$$

$$M(x) = -qLx + \frac{qx^2}{2} \quad T(x) = 0 \text{ per } x=L$$

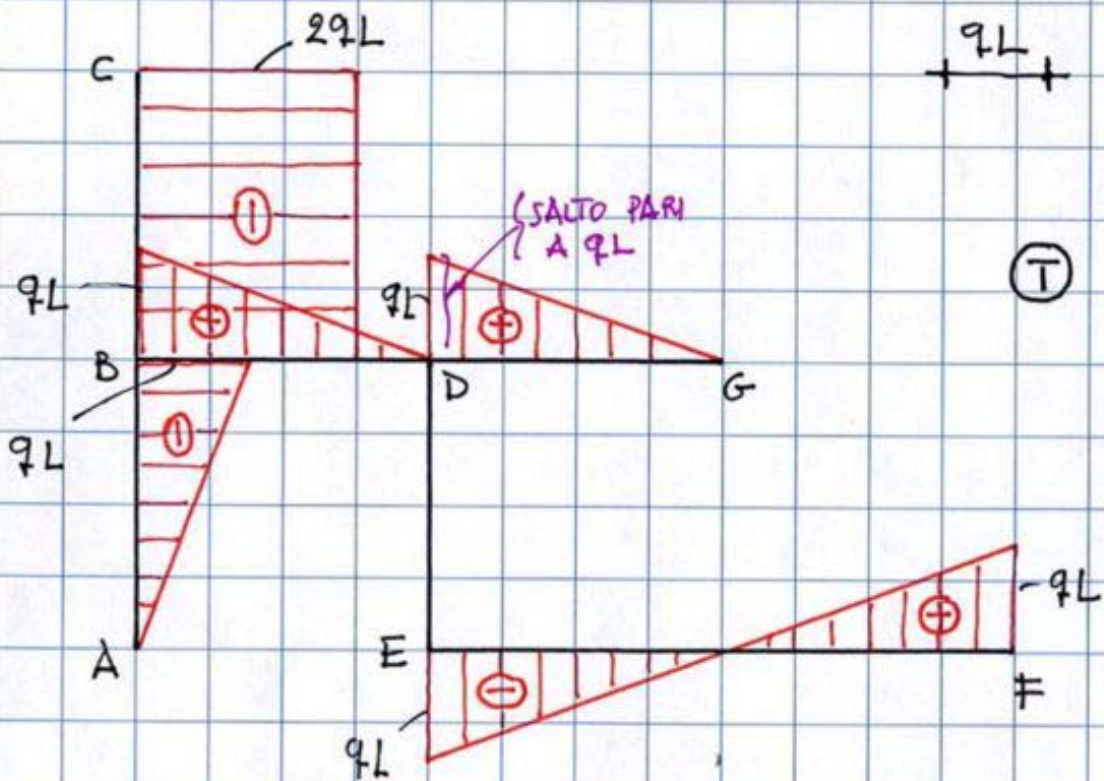
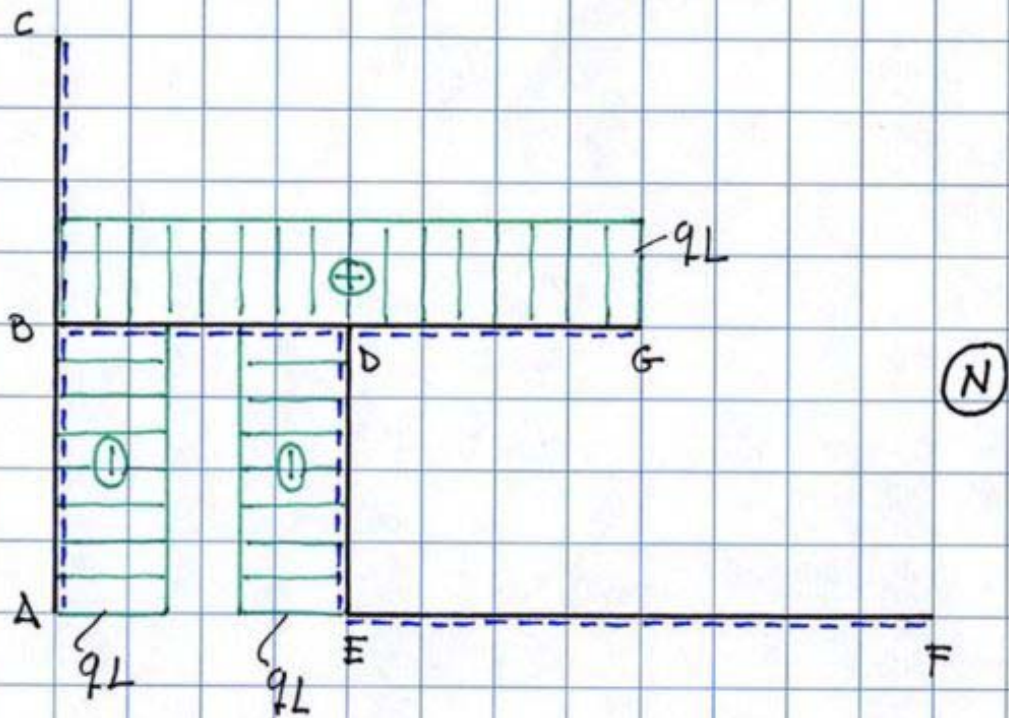
$$M_E = M(x)|_{x=0} = 0$$

$$M_F = M(x)|_{x=2L} = 0$$

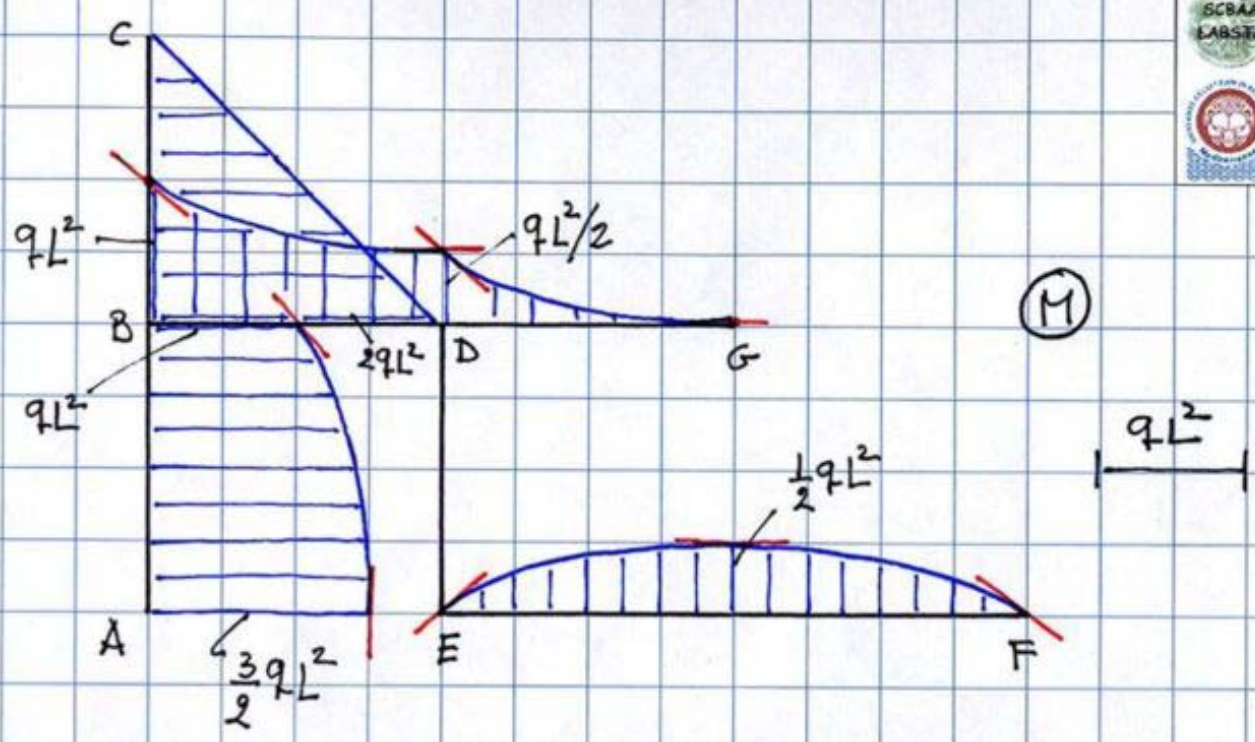
$$M_{max} = M(x)|_{x=L} = -\frac{1}{2}qL^2$$



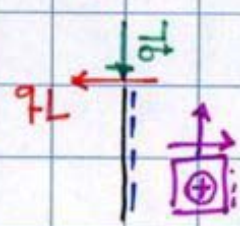
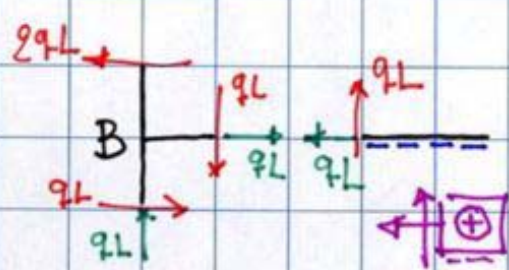
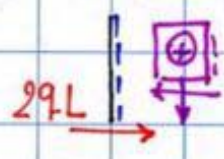
# CS - diagrammi







• VERIFICHE AL NODO TRIPLO B  
 - alle trazione (cfr. diagrammi N & T)



- alle rotazione (cfr. diagr. M)

