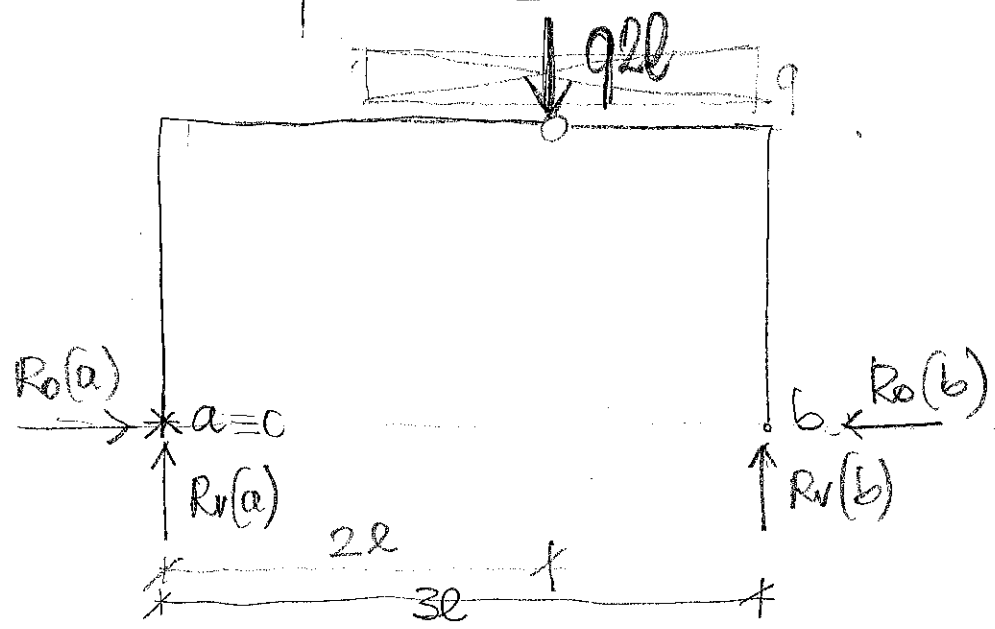


1. Calcolo reazioni vincolari con CORPI LIBERI

1a. equilibrio globale

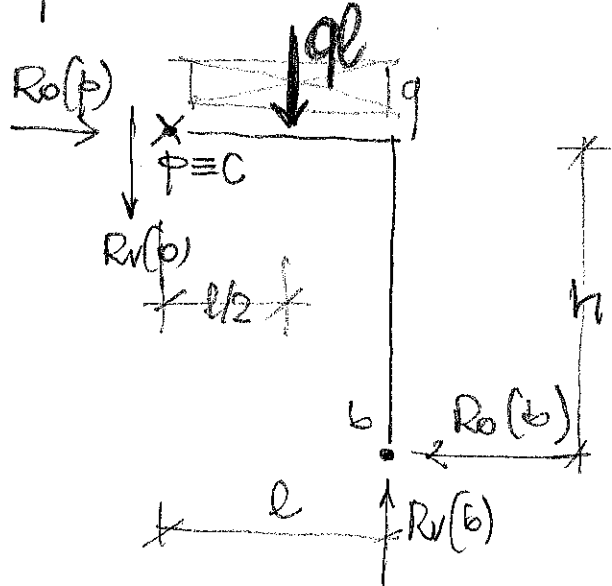


$$\begin{cases}
 R_o(a) - R_o(b) = 0 & (1) \\
 R_v(a) + R_v(b) - q2l = 0 & (2) \\
 q2l \cdot 2l - R_v(b) \cdot 3l = 0 & (3)
 \end{cases}$$

NB $R_o(b)$ non ha braccio rispetto a $c \equiv a$!!

1b - equilibrio locale a dx

(2)



$$\begin{cases} R_o(p) - R_o(b) = 0 & (4) \end{cases}$$

$$\begin{cases} R_v(p) - R_v(b) + ql = 0 & (5) \end{cases}$$

$$c \equiv p \begin{cases} R_v(b)l - ql \frac{l}{2} - R_o(b)h = 0 & (6) \end{cases}$$

\curvearrowright \curvearrowright \curvearrowright

1c. soluzione (in termini di reazioni vincolari)

Dalla (3) equazione di equilibrio calcolo $R_v(b)$

$$R_v(b) = \frac{4}{3} ql$$

Dalla (6), noto $R_v(b)$, calcolo $R_o(b)$

$$R_o(b) = \left(\frac{4}{3} - \frac{1}{2} \right) ql \frac{l}{h} = \frac{5}{6} ql \frac{l}{h}$$

Dalla (1), noto $R_o(b)$, calcolo $R_o(p) = \frac{5}{6} ql \frac{l}{h}$

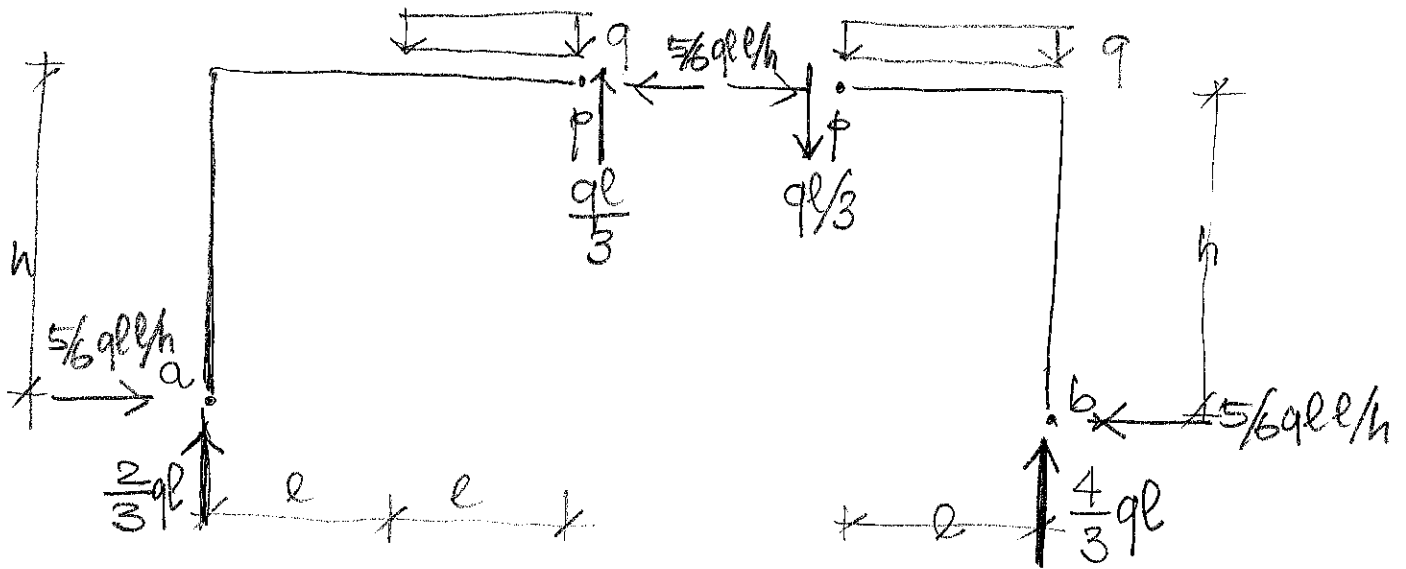
Dalla (2), noto $R_v(b)$, calcolo $R_v(p) = \left(2 - \frac{4}{3} \right) ql = \frac{2}{3} ql$

Dalla (3), noto $R_o(b)$, calcolo $R_o(p) = \frac{5}{6} ql \frac{l}{h}$

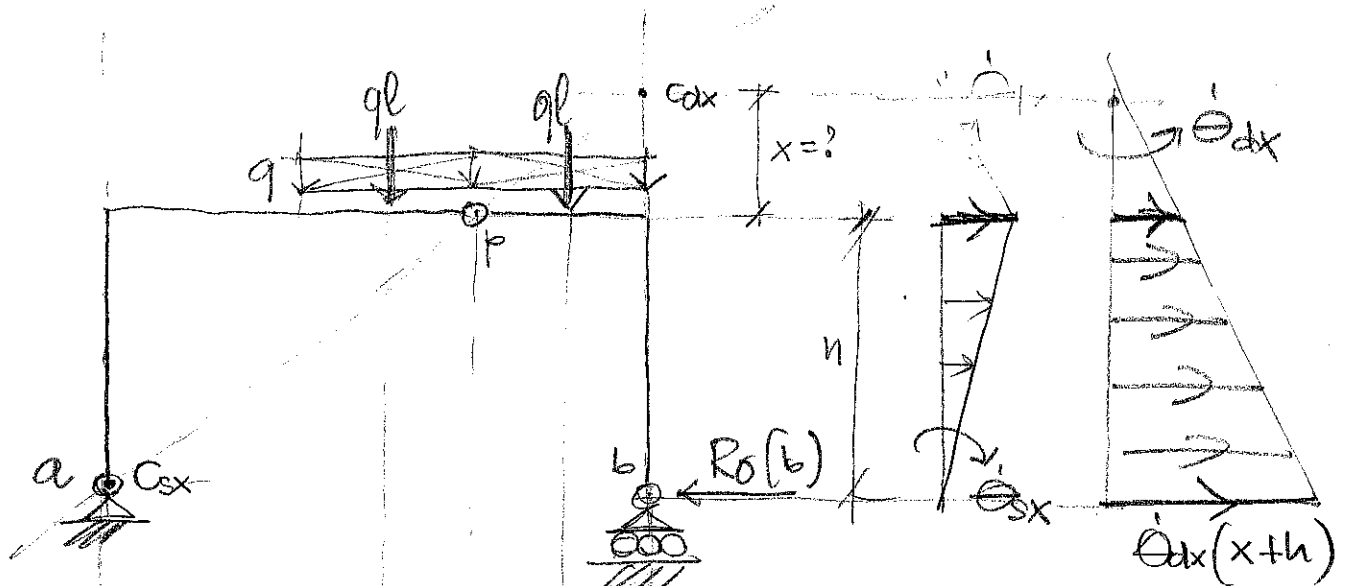
Dalla (4), noto $R_v(b)$, calcolo $R_v(p) = \left(-1 + \frac{4}{3} \right) ql = \frac{1}{3} ql$

1d. rappresentazione finale delle reazioni

(3)



2. Verifica con il metodo della potenza di $R_0(b)$



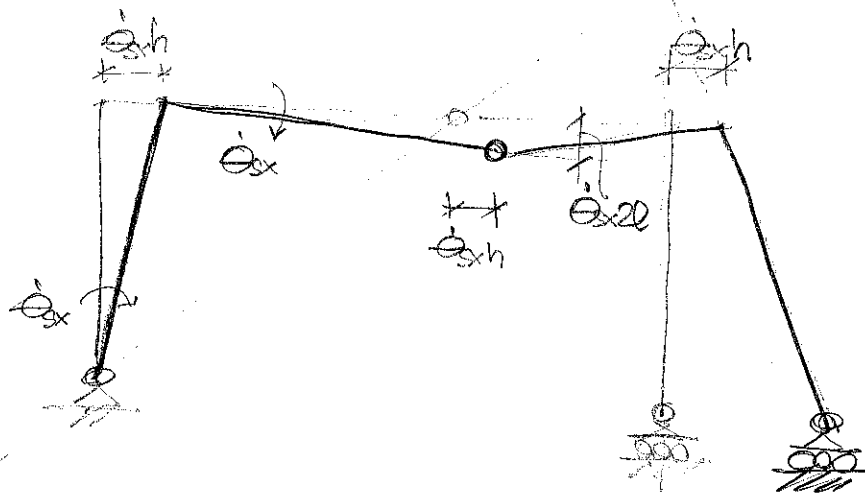
in ϕ

- velocità verticali uguali
 $\dot{\theta}_{sx} 2l = \dot{\theta}_{dx} l \Rightarrow \dot{\theta}_{ax} = 2\dot{\theta}_{sx}$
- velocità orizzontali uguali
 $\dot{\theta}_{sx} h = \dot{\theta}_{ax} x \Rightarrow 2\dot{\theta}_{sx} x = \dot{\theta}_{sx} h \Rightarrow x = h/2$

NB: poter calcolare alternativamente impostando una proporzione sui triangoli che hanno per ipotenusa tratti che stanno sulla retta $a-p-c_{ax}$: $h/2l = x/l \Rightarrow x = h/2$

2a - disegno dell'AMR sulla struttura

(4)



2b - calcolo della Potenza e soluzione

$$P = ql \dot{\theta}_{sx} \frac{3}{2}l + ql \dot{\theta}_{ax} \frac{l}{2} - R_0(b) \dot{\theta}_{ax}(x+h) = 0 \quad \forall \text{AMR}$$

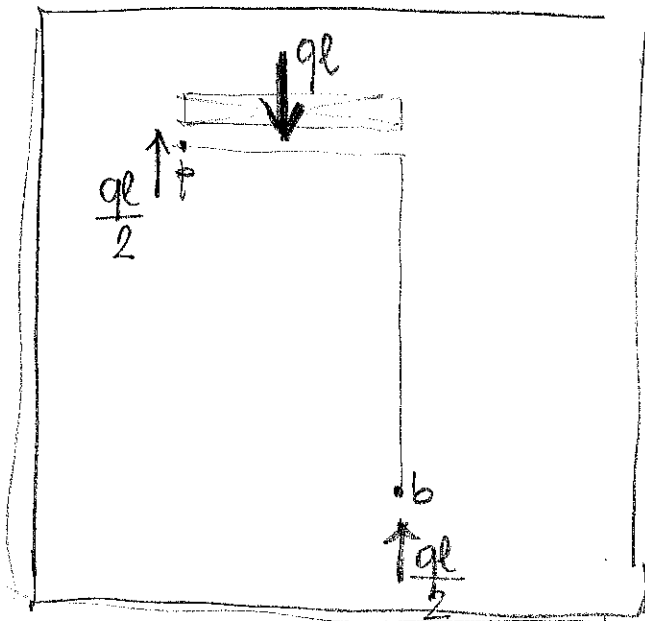
$$\equiv ql \dot{\theta}_{sx} \frac{3}{2}l + ql 2\dot{\theta}_{sx} \frac{l}{2} - R_0(b) 2\dot{\theta}_{sx} \left(\frac{l}{2} + h\right) = 0 \quad \forall \dot{\theta}_{sx}$$

$$\Rightarrow R_0(b) \underbrace{2\left(\frac{l}{2} + h\right)}_{\frac{3}{2}h} = ql \underbrace{\left(\frac{3}{2} + 1\right)l}_{\frac{5}{2}} \Rightarrow \boxed{R_0(b) = \frac{5}{6} ql \frac{l}{h}}$$

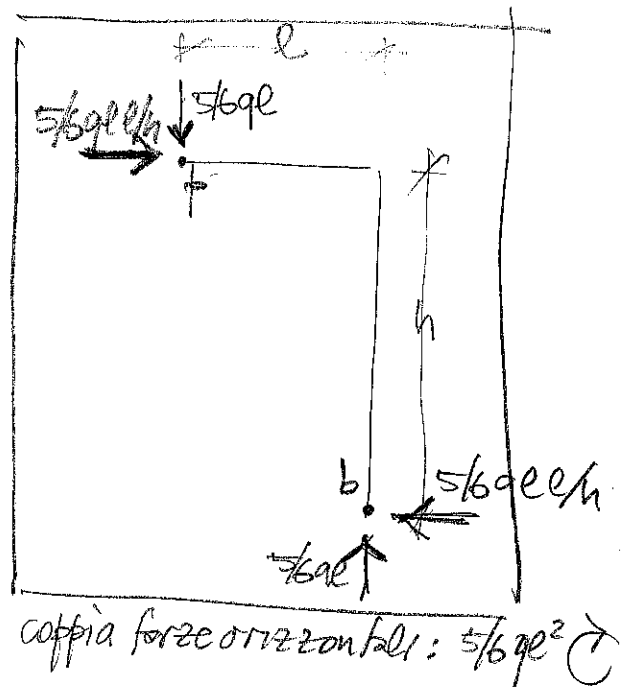
VERIFICA di EQUILIBRIO

(5 pts)

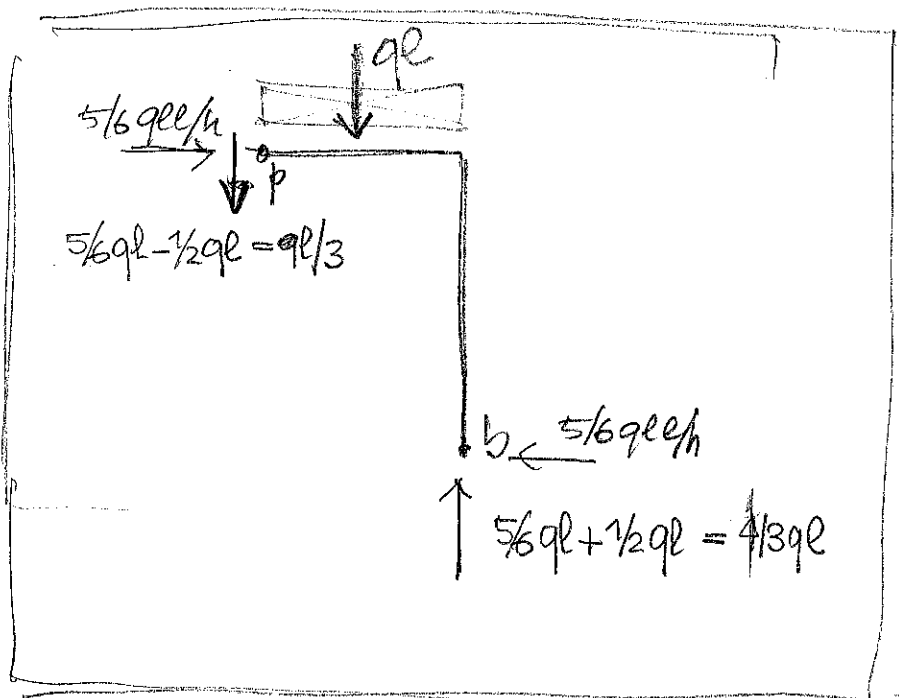
equilibrio locale a sx (non usato nei calcoli)



(+)



(=)

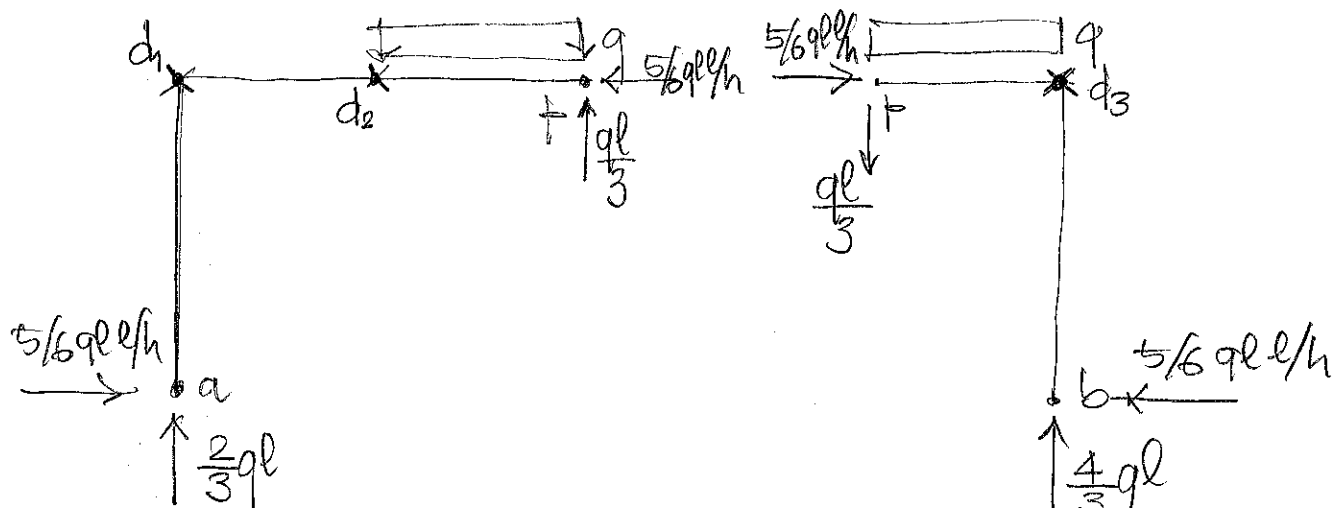


3 - tracciamenti dei diagrammi della sollecitazione

(5)

3a - Identificazione dei tratti di trave in cui N, T, M sono funzioni continue

Guardando la figura del punto 1d



i tratti con funzioni continue sono 5

$$t_1: a - d_1$$

$$t_2: d_1 - d_2$$

$$t_3: d_2 - p$$

$$t_4: p - d_3$$

$$t_5: d_3 - b$$

N è costante su tutti i tratti

T è costante sui tratti in assenza di carico (t_1, t_2, t_5)

M è lineare

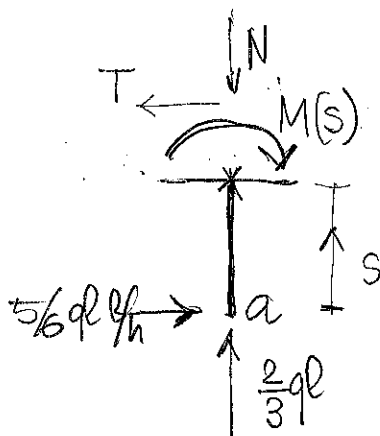
T è lineare sui tratti con carico costante q (t_3, t_4)

M è parabolico

3b calcolo di N, T, M per EQUILIBRI LOCALI

(6)

tratto t₁ (a-d₁)



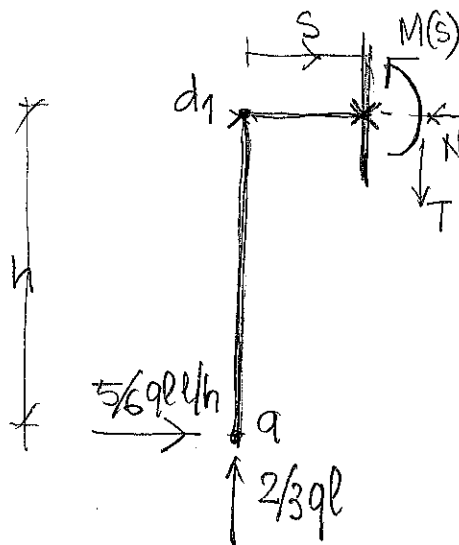
s varia da 0 a h

$$M(s) = \frac{5}{6} ql \frac{l}{h} s \quad (\text{tende la parte a sx dell'asse})$$

$$N = \frac{2}{3} ql \quad (\text{di compressione})$$

$$T = \frac{5}{6} ql \frac{l}{h} \quad (\text{antiorario})$$

tratto t₂ (d₁-d₂)



s varia da 0 a l

$$M(s) = \frac{2}{3} ql s - \frac{5}{6} ql \frac{l}{h} s \quad (\text{tende la parte in basso dell'asse})$$

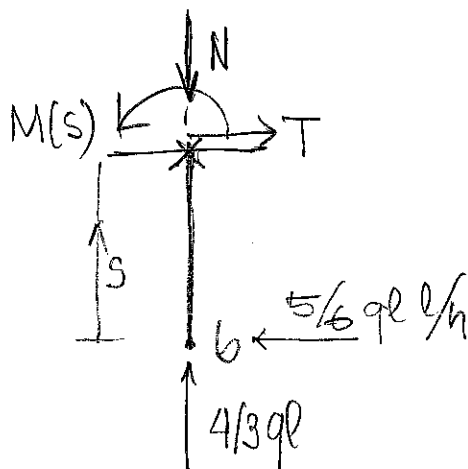
$$N = \frac{5}{6} ql \frac{l}{h} \quad (\text{di compressione})$$

$$T = \frac{2}{3} ql \quad (\text{orario})$$

NP

$$M(0) = -\frac{5}{6} ql \frac{l}{h} \quad M(l) = -\frac{1}{6} ql^2$$

tratto t₃ (d₃-b)



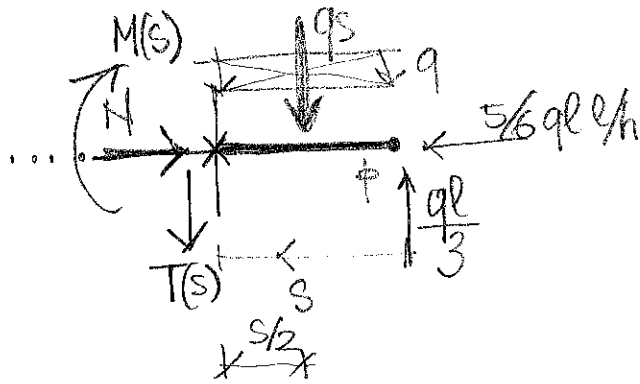
s varia da 0 a h

$$M(s) = \frac{5}{6} ql \frac{l}{h} s$$

$$N = \frac{4}{3} ql \quad (\text{di compressione})$$

$$T = \frac{5}{6} ql \frac{l}{h} \quad (\text{orario})$$

tratto t_3 ($d_2 - p$)



s varia da 0 a l

(7)

$$M(s) = q\frac{l}{3}s - q\frac{s^2}{2}$$

(tende la parte in basso dell'asse)

$$T(s) = q\frac{l}{3} - qs$$

(antiorario)

$$N = \frac{5}{6} q l \frac{l}{h}$$

(compressione)

NB

$$M(0) = 0$$

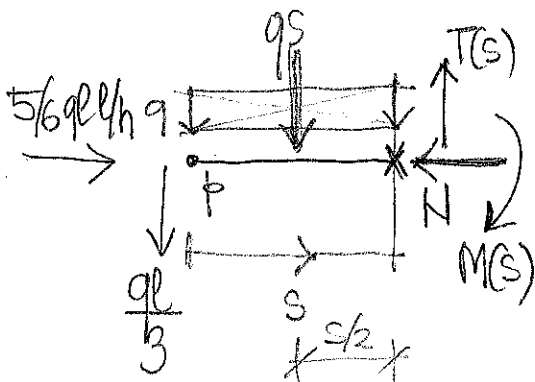
$$M(l) = q\frac{l^2}{3} - q\frac{l^2}{2} = -q\frac{l^2}{6}$$

$$T(0) = q\frac{l}{3} \text{ (antiorario)}$$

$$T(l) = q\frac{l}{3} - ql = -\frac{2}{3}ql \text{ (orario)}$$

$$T(\bar{s}) = 0 \Rightarrow \bar{s} = l/3 \Rightarrow M(l/3) = q\frac{l^2}{8}$$

tratto t_4 ($p - d_3$)



s varia da 0 a l

$$M(s) = q\frac{l}{3}s + q\frac{s^2}{2}$$

(tende la parte in alto dell'asse)

$$T(s) = q\frac{l}{3} + qs$$

(antiorario)

$$N = \frac{5}{6} q l \frac{l}{h} \text{ (compressione)}$$

NB

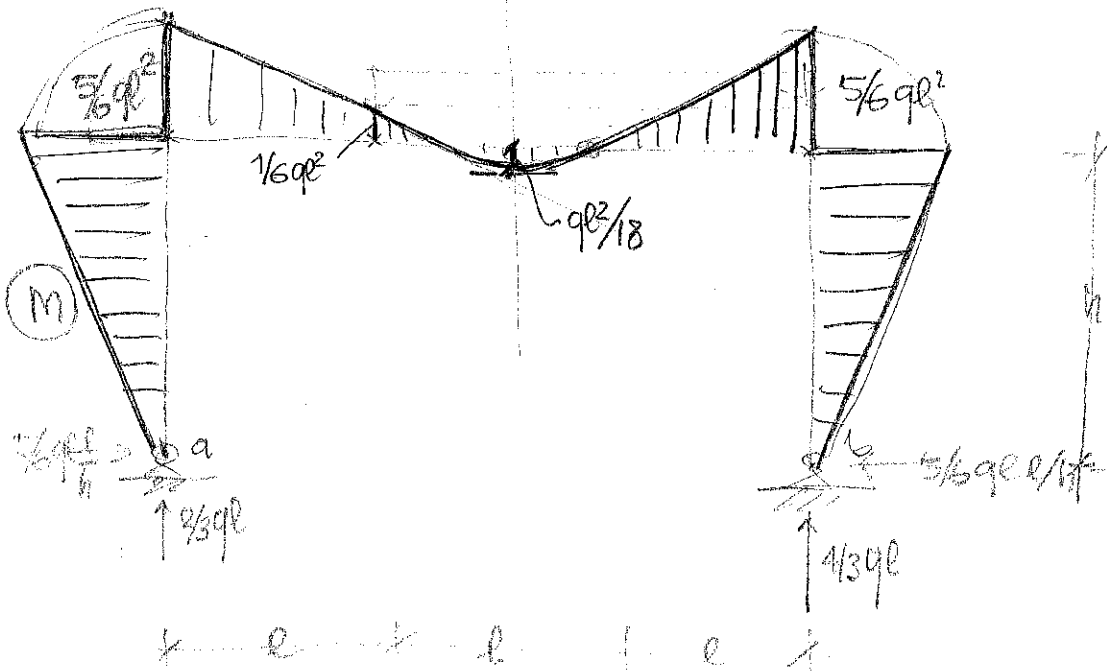
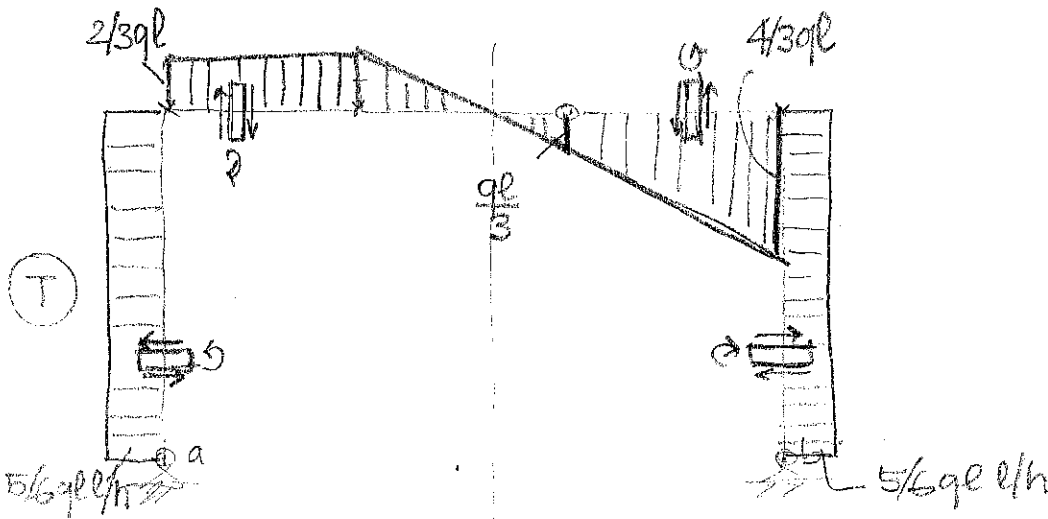
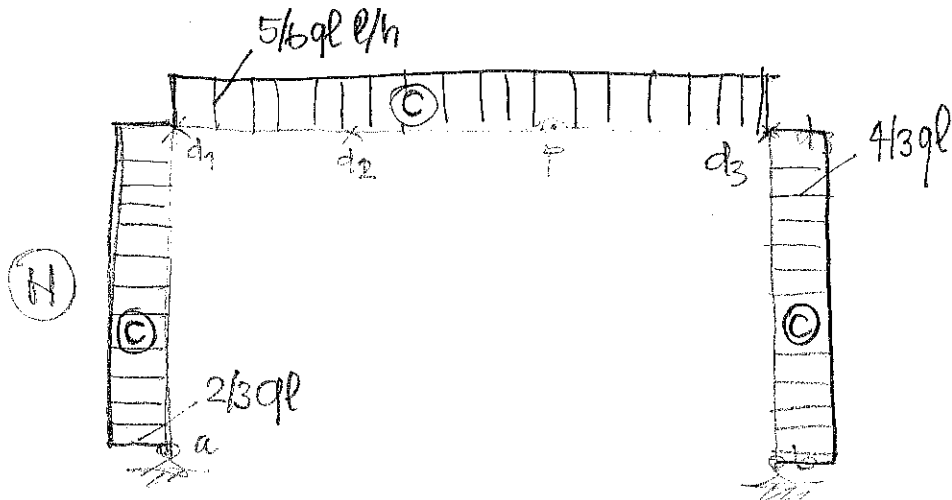
$$M(0) = 0 ; M(l) = q\frac{l^2}{3} + q\frac{l^2}{2} = \frac{5}{6} q l^2$$

$$T(0) = q\frac{l}{3} ; T(l) = q\frac{l}{3} + ql = \frac{4}{3} ql$$

$T(\bar{s}) = 0 \Rightarrow$ mai per $s \in [0, l] \rightarrow$ nè min. nè max per $M(s)$

30. tracciamenti dei diagrammi

(8)

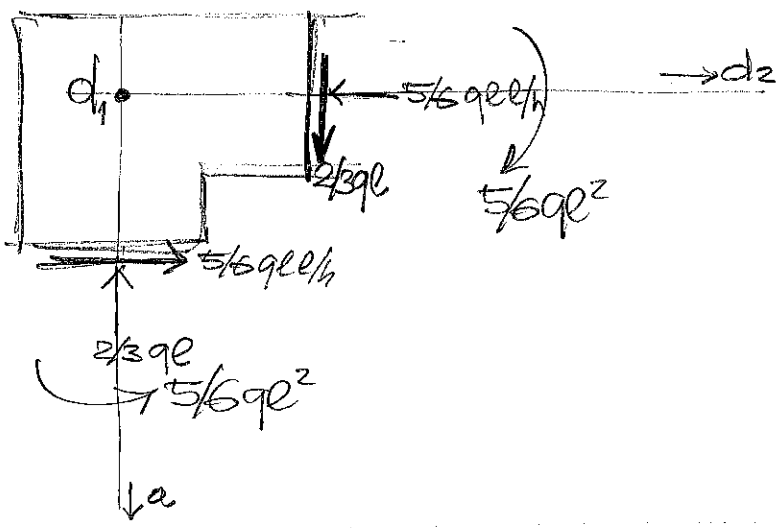


di EQUILIBRIO

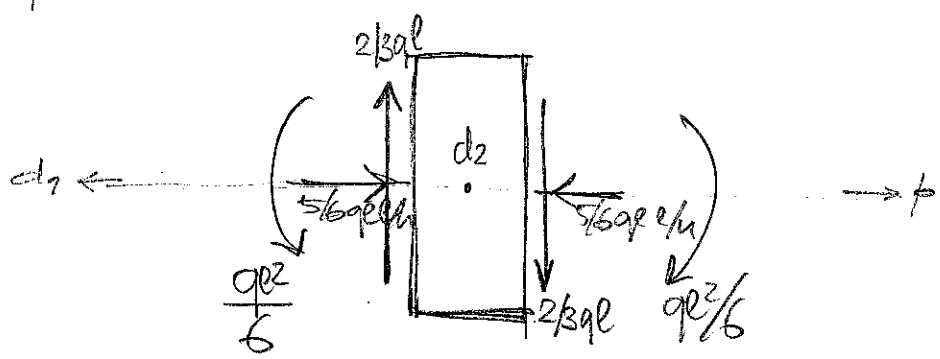
VERIFICHE sui punti di discontinuità

(9)

(infinitesimo nel)
punto d_1



(infinitesimo nel)
punto d_2



(infinitesimo nel)
punto d_3

