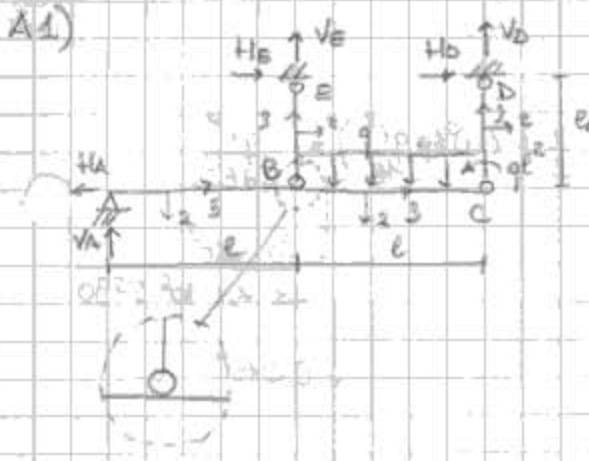


$$l = 2 \text{ m}, h = 1 \text{ m}, q = 2 \text{ t/m}, C = ql^2,$$

$$E = 2.1 \cdot 10^6 \text{ kg/cm}^2, \alpha = 10^{-5} \text{ }^\circ\text{C}^{-1}, \Delta T = 20 \text{ }^\circ\text{C}$$

La travatura iperstatica di figura è realizzata con profilati IPE 270 ($I_1 = 5790 \text{ cm}^4$, area $A = 45.9 \text{ cm}^2$, altezza della sezione $H = 270 \text{ mm}$).

1. Utilizzando il metodo delle forze risolvere la travatura in presenza dei soli carichi q e C e disegnare i diagrammi delle caratteristiche della sollecitazione (N , T , M). È possibile trascurare le deformazioni assiali.
2. Calcolare la rotazione del nodo B .
3. Risolvere nuovamente la travatura considerando anche il riscaldamento uniforme ΔT del tratto BE e disegnare i diagrammi delle caratteristiche della sollecitazione (N , T , M).



Eq. m ausiliarie:

$$(B)_{BR} \quad H_C \frac{l}{2} = 0 \rightarrow H_C = 0$$

$$(C)_{CD} \quad H_D \frac{l}{2} = ql^2 \rightarrow H_D = 2ql$$

Eq. m cardinali:

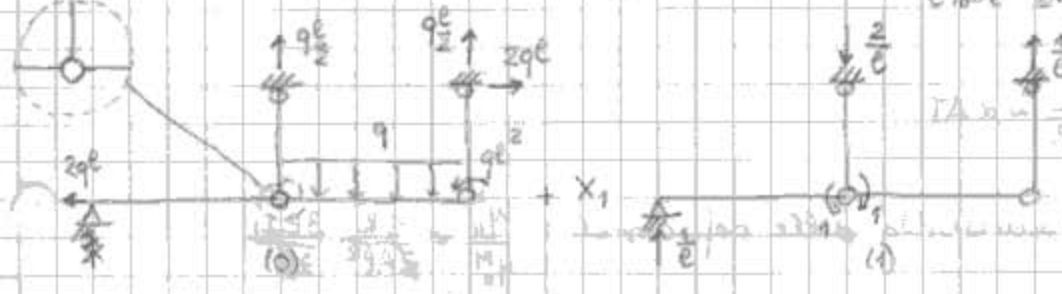
$$\rightarrow H_A = H_D + \frac{H_C}{2} = 2ql$$

$$\uparrow V_A + V_B + V_D = ql$$

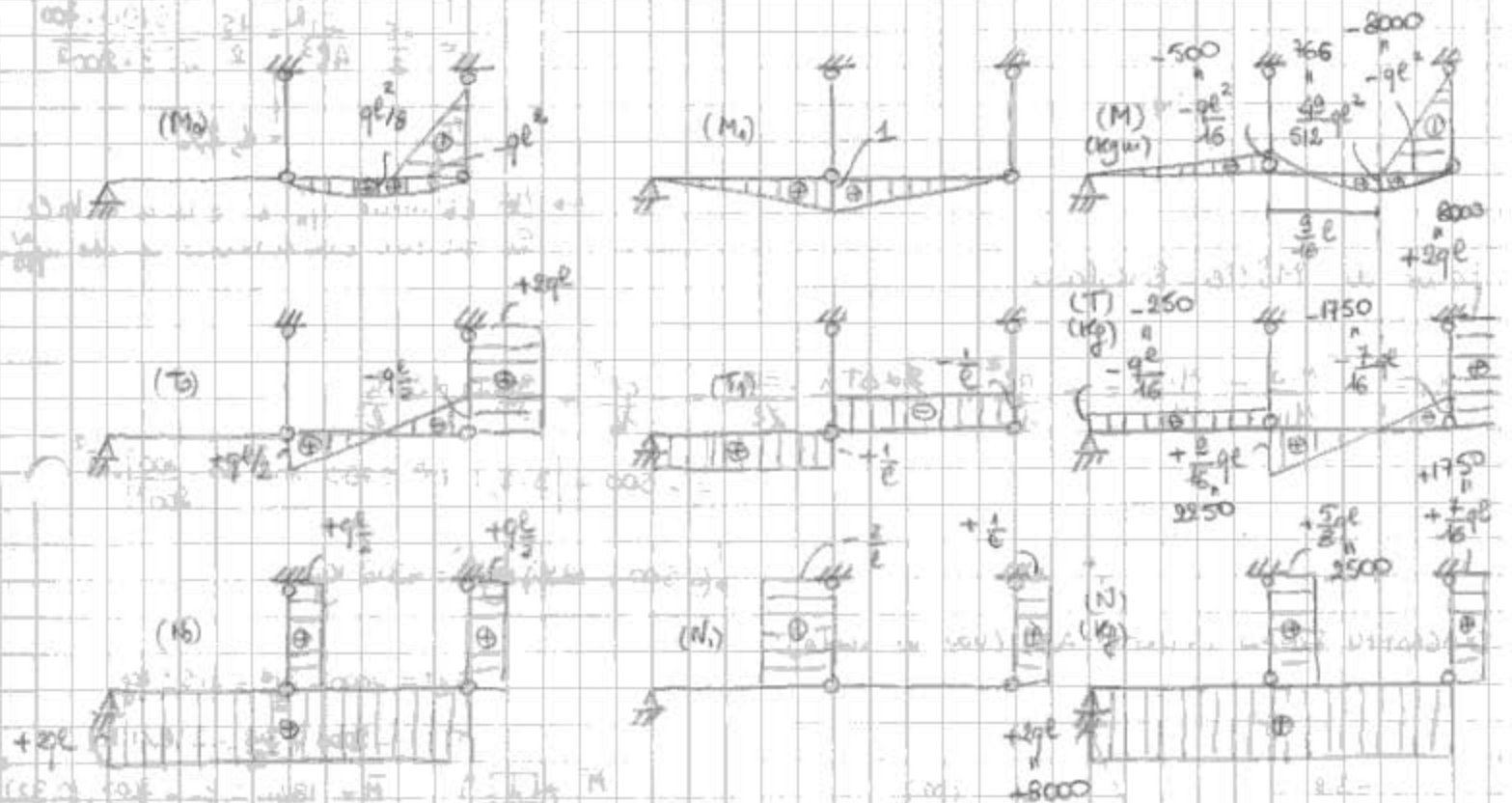
$$(A) \quad V_C l + V_D 2l = \frac{3}{2} ql^2$$

due equazioni incognite.

Procedura una volta iperstatica - Incognita iperstatica: il momento resistente in B viene trovato attraverso ABC.



DIAGRAMMI FINALI (A.1)



$$EI \cdot \theta_{10} = \frac{ql^3}{24}$$

$$EI \cdot \theta_{11} = 2 \cdot \frac{ql^3}{3}$$

$$\rightarrow X_1 = -\frac{\theta_{10}}{\theta_{11}} = -\frac{3}{28} \frac{ql^3}{24} = -\frac{ql^3}{16} = -500 \text{ kgm}$$

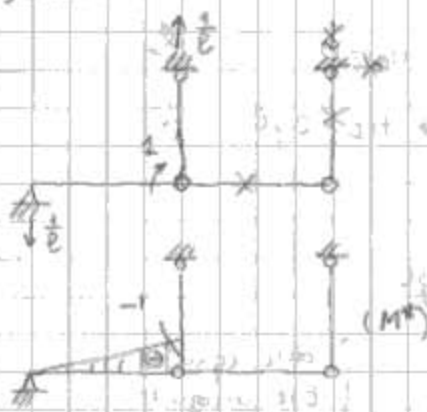
$$T_0 = \frac{ql}{2} + \frac{ql}{16} = \frac{9}{16} ql$$

$$T_1 = -\frac{ql}{2} + \frac{ql}{16} = -\frac{7}{16} ql$$

$$M = \frac{7}{16} ql^2$$

$$N = \frac{49}{512} ql^2$$

A2) Rotazione in B



$$1 \cdot \phi_B = \frac{1}{EI_1} \int_{AB} MM^* = \frac{1}{EI_1} \int_0^3 \left(\frac{1}{3} q x^2 (-1) - \frac{q x^2}{16} \right) dx = \frac{q l^3}{48 EI_1}$$

$$= \frac{20 \cdot 200^3}{48 \cdot 2,1 \cdot 10^6 \cdot 5790} = 0,015^\circ$$

A3) Carico termico

$$M_{HT} + M_{II} X_1 = -M_{10}$$

$$M_{HT} = \int_{BE} N_1 \epsilon_T dx_3 = -\frac{2}{l} R \alpha \Delta T$$

Invariabile delle def. curv.: $\frac{M_{II}}{M_{II}^N} = \frac{5R}{7AB^2} \frac{3EI_1}{2l}$

$$= \frac{15}{2} \frac{I_1 R}{AB^2} = \frac{15}{2} \frac{5790 \cdot 100}{48^2 \cdot 200^3} = 1,2\%$$

La deformazione M_{II} è trascurabile. Si ritiene trascurabile anche $\frac{N}{10}$.

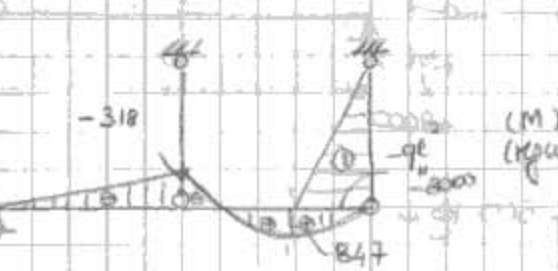
Equazione di Müller-Breslau

$$X_1 = -\frac{M_{10}}{M_{II}} = -\frac{q l^2}{16} + \frac{7 \alpha \Delta T R}{l} \frac{3EI_1}{2l} = -\frac{q l^2}{16} + \frac{3EI_1 \alpha \Delta T R}{2l^2}$$

$$= -500 + \left[3 \cdot 2,1 \cdot 10^6 \cdot 5790 \cdot 10^{-5} \cdot 20 \cdot \frac{100}{200^3} \right] \cdot 10^2$$

$$= (-500 + 182) \text{ kgw} = -318 \text{ kgw}$$

DIAGRAMMI FINALI (PUNTO A3) (non in scala):



$$T_C^* = 2000 + \frac{318}{2} = 2159 \text{ kg}$$

$$T_C = -2000 + \frac{318}{2} = -1841 \text{ kg}$$

$$\bar{M} = 1841 \cdot 0,82 - \frac{2000 \cdot (0,92)^2}{2} = 847 \text{ kgw}$$

