

## ESERCITAZIONE SULLA LINEA ELASTICA\_26-03-2013

Dal momento che il sistema è iperstatico per poterlo risolvere ricorriamo al **metodo d'integrazione della linea elastica**, il quale ci permette di individuare quella che è la nostra incognita principale, ovvero lo **spostamento verticale massimo ( $v_s$ )** della deformata (meglio sottolineare che per la trave si adotta il modello di Eulero-Bernoulli).

1. Avendo chiaro l'obiettivo, possiamo analizzare le **8 equazioni fondamentali** (3 di EQUILIBRIO, 3 della DEFORMAZIONE e 2 COSTITUTIVE): queste non vengono usate tutte contemporaneamente, ma solitamente sono divise in 2 gruppi a seconda del fatto che si stia investigando su uno spostamento assiale (e quindi sullo sforzo normale) o su uno spostamento trasversale (e di conseguenza sugli sforzi di taglio e momento flettente).

Per questo motivo possiamo concentrarci solo sul secondo e su "sole" **5 equazioni**, ossia quelle dello spostamento verticale  $v$ , della rotazione della sezione di trave  $\varphi$ , del momento flettente  $M$ , del taglio  $T$  e della curvatura  $\chi$ .

- $dT/ds + q_2 = 0$
- $dM/ds + T = 0$
- $M = EI\chi$
- $\chi = d\varphi/ds$
- $\varphi = dv$

2. Il metodo analitico della linea elastica non può prescindere dall'analisi delle **condizioni al bordo**: per poter risolvere l'**equazione dello spostamento verticale  $v_s$** , necessitiamo di 4 equazioni con risultato noto poiché l'equazione suddetta presenta 4 incognite, ovvero le costanti di integrazione  $C_1$ ,  $C_2$ ,  $C_3$  e  $C_4$  ("accumulate" durante le diverse integrazioni che ci hanno condotto alla determinazione dell'equazione stessa).

- $v_s = q_2*s^4/24EI + C_1*s^3/6 + C_2*s^2/2 + C_3*s + C_4$

Nel nostro caso specifico abbiamo per  $s=0$  (nell'estremo sinistro, in prossimità dell'incastro) spostamento verticale e rotazione della sezione della trave nulle ( $v_{(0)} = 0$  e  $\varphi_{(0)} = 0$ ). Sostituendo sia  $v$  che  $\varphi$  con le rispettive equazioni, derivate sempre dall'integrazione **dell'equazione della linea elastica per lo spostamento verticale** a cui facciamo riferimento ( $q_2 = d^4v/ds^4$ ) si constata che  $c_3$  e  $c_4$  hanno valore nullo.

Per  $s=l$  (estremo destro, coincidente col carrello) abbiamo, invece, che lo spostamento verticale è sempre nullo, mentre stavolta la rotazione della sezione è diversa da 0, ma ignota. Necessitiamo, quindi, di un'ulteriore equazione nota e prendiamo in considerazione quella del momento che in prossimità della cerniera del carrello deve essere uguale a 0.

- $S = 0 \rightarrow v_{(0)} = 0$   
 $\varphi_{(0)} = dv/ds = 0$

- $S = l \rightarrow v_{(l)} = 0$   
 $M_{(l)} = EI\chi = EI*d^2v/ds^2 = 0$

3. Le due equazioni relative al bordo l, messe a sistema, ci permettono di calcolare le costanti  $c_1$  e  $c_2$  che al momento sono le ultime due incognite rimaste.

$$\text{➤ } -ql^4/24EI + C_1l^3/6 + C_2l^2/2 = 0 \quad \rightarrow \mathbf{C_1 = 5ql/8EI}$$

$$\text{➤ } -ql^2/2EI + C_1l + C_2 = 0 \quad \rightarrow \mathbf{C_2 = - ql/8EI}$$

4. In realtà, oltre alle 4 costanti  $C$  che abbiamo calcolato, c'è un ulteriore dato incognito, senza il quale non è possibile calcolare l'abbassamento verticale: si tratta del valore da assegnare alla **variabile  $s$**  all'interno dell'equazione dello spostamento verticale. Sappiamo che all'abbassamento verticale massimo corrisponde un valore nullo della derivata della funzione che approssima la deformata della trave. È sufficiente, quindi, derivare la funzione  $v_{(s)}$  e trovare i valori di  $s$  per i quali la derivata si annulla.

$$\text{➤ } \mathbf{v'_{(s)} = \varphi = dv/ds = q_2*s^3/6EI + C_1*s^2/2 + C_2*s = 0}$$

Risolvendo questa equazione di terzo grado (ricordarsi di mettere in evidenza la  $s$  per trovare la prima soluzione e avere un'equazione di secondo grado) otteniamo 3 valori di  $s$  per i quali la derivata è nulla, ma solo 2 sono da prendere in considerazione (in quanto uno si riferisce ad un valore di  $s$  maggiore di  $l$ ):  $s = 0$ , relativo all'incastro, e  $\mathbf{s = (15 - \sqrt{33})/16 = 0,578}$ .

(NB: per semplificare il calcolo  $l$  è stato posto =1)

5. Finalmente siamo in grado di calcolare lo spostamento verticale. Sostituiamo il valore di  $s = 0,578$  e delle costanti  $C$  all'interno dell'equazione di  $\mathbf{v_{(s)}}$ :

$$\text{➤ } \mathbf{v_{(s)} = -q*s^4/24EI + C_1*s^3/6 + C_2*s^2/2}$$

Il risultato è in funzione di  $q/EI$ . Per avere un risultato esclusivamente numerico basta assegnare un valore al **carico  $q$** , scegliere il materiale per avere un **modulo elastico  $E$**  e la sezione della trave per avere il **momento d'inerzia  $I$** .

6. L'ultimo passo consiste nel diagrammare il Taglio e il Momento. Per il primo possiamo dire che l'andamento è lineare e abbiamo un taglio negativo massimo in prossimità dell'incastro e uno positivo massimo nel vincolo destro; l'intersezione con l'asse della trave corrisponde a  $s=0,578$ . Il momento, di conseguenza, avrà andamento parabolico, con un massimo positivo nell'incastro, curvatura verso il basso e valore zero nel carrello; ad  $s=0,578$  corrisponde un momento negativo massimo.

