

# Comportamento fuori piano di trave curva a semplice curvatura

Dott. Ing. Andrea Matteo de Leo

May 6, 2013

# Contents

|          |  |          |
|----------|--|----------|
| <b>1</b> | <b>Modello generale</b>  | <b>3</b> |
| 1.1      | Campo di spostamenti . . . . .                                   | 3        |
| 1.2      | Problema cinematico . . . . .                                    | 3        |
| 1.3      | Problema statico . . . . .                                       | 4        |
| 1.4      | Legame costitutivo . . . . .                                     | 5        |
| <b>2</b> | <b>Modello con vincolo interno di indeformabilità a taglio</b>   | <b>6</b> |
| 2.1      | Problema cinematico . . . . .                                    | 6        |
| 2.2      | Problema statico . . . . .                                       | 6        |
| 2.3      | Legame costitutivo . . . . .                                     | 6        |
| 2.4      | Equazioni di campo . . . . .                                     | 6        |
| <b>3</b> | <b>Modello con vincolo interno di indeformabilità torsionale</b> | <b>7</b> |
| 3.1      | Problema cinematico . . . . .                                    | 7        |
| 3.2      | Problema statico . . . . .                                       | 7        |
| 3.3      | Legame costitutivo . . . . .                                     | 7        |
| 3.4      | Equazioni di campo . . . . .                                     | 7        |

# 1 Modello generale

## 1.1 Campo di spostamenti

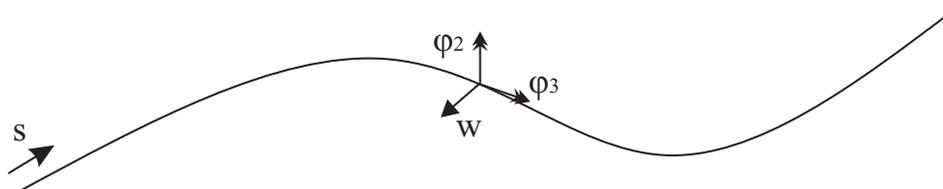


Figure 1: Campo di spostamenti trave curva per comportamento fuori piano

$$\begin{cases} w = w(s) \\ \varphi_2 = \varphi_2(s) \\ \varphi_3 = \varphi_3(s) \end{cases} \quad (1)$$

## 1.2 Problema cinematico

Consideriamo un concio infinitesimo di arco lungo  $ds$  di estremi  $P$  e  $Q$ . Indichiamo con  $\bar{\mathbf{u}}$  il vettore spostamento nel punto  $P$ , tale che:

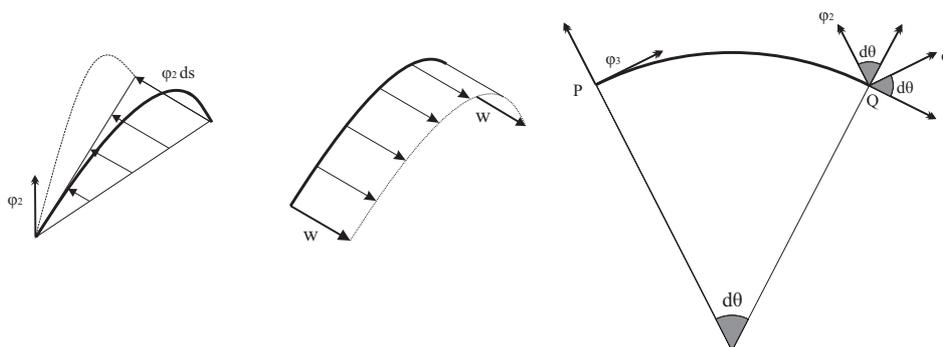


Figure 2: Cinematiche rigide

$$\bar{\mathbf{u}} = \begin{Bmatrix} w \\ \varphi_2 \\ \varphi_3 \end{Bmatrix} \quad (2)$$

Scrivendo lo sviluppo in serie di Taylor troncato al prim' ordine del vettore  $\bar{\mathbf{u}}$  otteniamo il vettore spostamento nel punto  $Q$ .

$$\bar{\mathbf{u}}_Q = \begin{Bmatrix} w \\ \varphi_2 \\ \varphi_3 \end{Bmatrix} + \begin{Bmatrix} w' \\ \varphi_2' \\ \varphi_3' \end{Bmatrix} ds \quad (3)$$

La componente rigida del vettore spostamento  $\bar{\mathbf{u}}_{Q,R}$ , ricordando che  $d\theta = \frac{ds}{R}$  è data da:

$$\bar{\mathbf{u}}_{Q,R} = \begin{Bmatrix} w \\ \varphi_2 \\ \varphi_3 \end{Bmatrix} + \begin{Bmatrix} -\varphi_2 \\ \frac{\varphi_3}{R} \\ -\frac{\varphi_2}{R} \end{Bmatrix} ds \quad (4)$$

Sottraendo (4) da (3), si ottiene la componente di spostamento legata alla deformazione  $\bar{\mathbf{u}}_{Q,D}$ :

$$\bar{\mathbf{u}}_{Q,D} = \left\{ \begin{array}{l} w' + \varphi_2 \\ \varphi_2' - \frac{\varphi_3}{R} \\ \varphi_3' + \frac{\varphi_2}{R} \end{array} \right\} ds \quad (5)$$

Il vettore deformazione  $\bar{\epsilon}$  risulta quindi dato da:

$$\bar{\epsilon} = \left\{ \begin{array}{l} \gamma_{u,v} \\ \kappa_{u,w} \\ \kappa_u \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{l} w' - \varphi_2 \\ \varphi_2' - \frac{\varphi_3}{R} \\ \frac{\varphi_2}{R} + \varphi_3' \end{array} \right\} \quad (6)$$

Che può essere posto in forma operatoriale come:

$$\left\{ \begin{array}{l} \gamma_{u,v} \\ \kappa_{u,w} \\ \kappa_u \end{array} \right\} = \left[ \begin{array}{ccc} \frac{d}{ds} & 1 & 0 \\ 0 & \frac{d}{ds} & -\frac{1}{R} \\ 0 & \frac{1}{R} & \frac{d}{ds} \end{array} \right] \left[ \begin{array}{l} w \\ \varphi_2 \\ \varphi_3 \end{array} \right] \quad (7)$$

### 1.3 Problema statico

Consideriamo un concio infinitesimo di arco lungo  $ds$ .

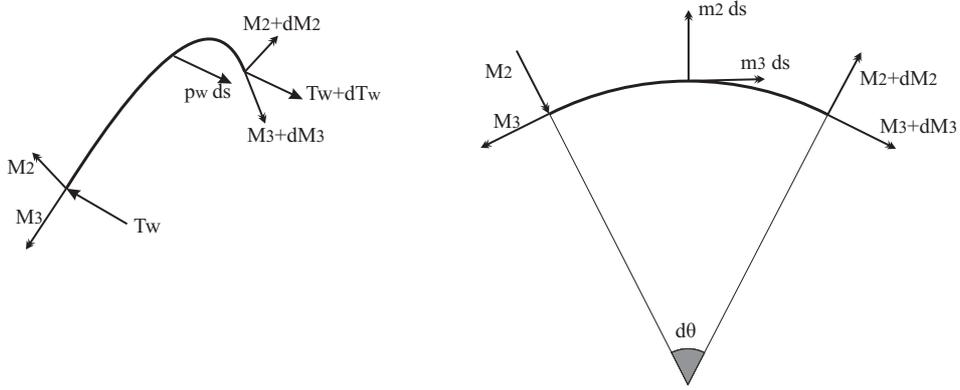


Figure 3: Grandezze statiche generalizzate

$$\left\{ \begin{array}{l} -T_w + (T_w + dT_w) + p_w ds = 0 \\ -M_2 \cos(\frac{d\theta}{2}) + (M_2 + dM_2) \cos(\frac{d\theta}{2}) - M_3 \sin(\frac{d\theta}{2}) - (M_3 + dM_3) \sin(\frac{d\theta}{2}) + \\ -T_w \frac{ds}{2} - (T_w + dT_w) \frac{ds}{2} + m_2 ds = 0 \\ M_2 \sin(\frac{d\theta}{2}) + (M_2 + dM_2) \sin(\frac{d\theta}{2}) - M_3 \cos(\frac{d\theta}{2}) + (M_3 + dM_3) \cos(\frac{d\theta}{2}) + \\ m_3 ds = 0 \end{array} \right. \quad (8)$$

Ricordando che  $d\theta = \frac{ds}{R}$ , linearizzando i vari termini otteniamo e dividendo tutto per  $ds$  otteniamo:

$$\left\{ \begin{array}{l} -T_w' = p_w \\ +T_w - M_2' + \frac{M_3}{R} = m_2 \\ -\frac{M_2}{R} - M_3' = m_3 \end{array} \right. \quad (9)$$

Che può essere posto in forma operatoriale come:

$$\begin{bmatrix} -\frac{d}{ds} & 0 & 0 \\ 1 & -\frac{d}{ds} & \frac{1}{R} \\ 0 & -\frac{1}{R} & -\frac{d}{ds} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} T_w \\ M_2 \\ M_3 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} p_w \\ m_2 \\ m_3 \end{Bmatrix} \quad (10)$$

#### 1.4 Legame costitutivo

$$\begin{Bmatrix} T_w \\ M_2 \\ M_3 \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} GA_t & 0 & 0 \\ 0 & EJ_2 & 0 \\ 0 & 0 & JG \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \gamma_{u,v} \\ \kappa_{u,w} \\ \kappa_u \end{Bmatrix} \quad (11)$$

## 2 Modello con vincolo interno di indeformabilità a taglio

### 2.1 Problema cinematico

Il vincolo di indeformabilità a taglio si esprime come  $\gamma_{u,v} = 0$  da cui otteniamo:

$$w' = -\varphi_2 \quad (12)$$

Sostituendo la (12), nelle (6) otteniamo il nuovo vettore deformazione  $\bar{\epsilon}$ :

$$\bar{\epsilon} = \begin{Bmatrix} \kappa_{u,w} \\ \kappa_u \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} -w'' - \frac{\varphi_3}{R} \\ -\frac{w'}{R} + \varphi_3' \end{Bmatrix} \quad (13)$$

Che può essere posto in forma operatoriale come:

$$\begin{Bmatrix} \kappa_{u,w} \\ \kappa_u \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} -\frac{d^2}{ds^2} & -\frac{1}{R} \\ -\frac{1}{R}\frac{d}{ds} & \frac{d}{ds} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} w \\ \varphi_3 \end{Bmatrix} \quad (14)$$

### 2.2 Problema statico

A seguito dell'imposizione del vincolo di indeformabilità a taglio, bisogna condensare il taglio  $T_w$ , il quale non è più ricavabile dal legame costitutivo. Per semplicità consideriamo nulli  $m_2$  ed  $m_3$ .

Ricaviamo  $T_w$  dalla seconda delle (12):

$$T_w = M_2' - \frac{M_3}{R} \quad (15)$$

Le nuove equazioni di equilibrio risultano

$$\begin{cases} -M_2'' + \frac{M_3'}{R} = p_w \\ -\frac{M_2}{R} - M_3' = 0 \end{cases} \quad (16)$$

Che può essere posto in forma operatoriale come:

$$\begin{bmatrix} -\frac{d^2}{ds^2} & \frac{1}{R}\frac{d}{ds} \\ -\frac{1}{R} & -\frac{d}{ds} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} M_2 \\ M_3 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} p_w \\ 0 \end{Bmatrix} \quad (17)$$

### 2.3 Legame costitutivo

$$\begin{Bmatrix} M_2 \\ M_3 \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} EJ_2 & 0 \\ 0 & GJ \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \kappa_{uw} \\ \kappa_u \end{Bmatrix} \quad (18)$$

### 2.4 Equazioni di campo

Applicando il metodo degli spostamenti si ottengono le seguenti equazioni di campo:

$$\begin{cases} EJ_2(w^{IV} + \frac{\varphi_3''}{R}) + GJ(-\frac{w''}{R^2} + \frac{\varphi_3''}{R}) = p_w \\ EJ_2(\frac{w''}{R} + \frac{\varphi_3'}{R^2}) - GJ(-\frac{w'}{R} + \varphi_3') = 0 \end{cases} \quad (19)$$

### 3 Modello con vincolo interno di indeformabilità torsionale

#### 3.1 Problema cinematico

Il vincolo di indeformabilità torsionale si esprime come  $k_u = 0$  da cui otteniamo:

$$w' = R \varphi_3' \Rightarrow w = \int R \varphi_3' ds + c \quad (20)$$

Sostituendo la (20), nelle (13) otteniamo il nuovo vettore deformazione  $\bar{\epsilon}$ :

$$\bar{\epsilon} = \{ \kappa_{u,w} \} = \left\{ -\frac{\varphi_3}{R} - R \varphi_3'' \right\} \quad (21)$$

Che posto in forma operatoriale diventa:

$$\{ \kappa_{uw} \} = \left[ -\frac{1}{R} \quad -R \frac{d^2}{ds^2} \right] \{ \varphi_3 \} \quad (22)$$

#### 3.2 Problema statico

A seguito dell'imposizione del vincolo di indeformabilità a torsionale, bisogna condensare il momento torcente  $M_3$ , il quale non è più ricavabile dal legame costitutivo.

Ricaviamo  $M_3$  dalla prima delle (16):

$$M_3' = R (M_2'' + p_w) \quad (23)$$

La nuova equazione di equilibrio risulta

$$-\frac{M_2}{R} - R M_2'' = R p_w \quad (24)$$

Che può essere posta in forma operatoriale come:

$$\left[ -\frac{1}{R} - R \frac{d^2}{ds^2} \right] \{ M_2 \} = \{ R p_w \} \quad (25)$$

#### 3.3 Legame costitutivo

$$\{ M_2 \} = [ EJ_2 ] \{ \kappa_{u,w} \} \quad (26)$$

#### 3.4 Equazioni di campo

Applicando il metodo degli spostamenti si ottiene la seguente equazione di campo:

$$EJ_2(R^4 \varphi_3^{IV} + 2\varphi_3'' + \frac{\varphi_3}{R^2}) = R p_w \quad (27)$$