

Introduzione alla Meccanica Teorica
ERRATA CORRIGE

Fulvio Bisi, Riccardo Rosso

Gli *errata* vengono evidenziati in rosso con una sottolineatura ondulata, le *correzioni* corrispondenti sono sempre in rosso **in carattere grassetto**.

Alcuni errori possono essere già stati corretti in fase di ristampa del libro.

Fino a aprile 2019

Riportiamo di seguito gli errata corrette aggiornati all'aprile 2019; a seguire, la lista degli errata-corrette aggiornati alle date precedenti: 13 luglio 2018 21 maggio 2018; 16 marzo 2017.

- Pagina 66:

Errata:

(3.59)

$$\begin{aligned}
\mathbf{K}_O &= \sum_{i=1}^N m_i (P_i - O) \wedge [\mathbf{v}_O + \boldsymbol{\omega} \wedge (P_i - O)] \\
&= \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - O) \right] \wedge \mathbf{v}_O + \sum_{i=1}^N m_i (P_i - O) \wedge [\boldsymbol{\omega} \wedge (P_i - O)] \\
&= M(G - O) \wedge \mathbf{v}_O + \sum_{i=1}^N m_i \left[\|P_i - O\|^2 \boldsymbol{\omega} \ddagger ((P_i - O) \cdot \boldsymbol{\omega})(P_i - O) \right] \\
&= (G - O) \wedge M\mathbf{v}_O + \left[\sum_{i=1}^N m_i \left(\|P_i - O\|^2 \mathbb{I} \ddagger (P_i - O) \otimes (P_i - O) \right) \right] \boldsymbol{\omega} \\
&= (G - O) \wedge M\mathbf{v}_O + \mathbf{I}_O \boldsymbol{\omega}.
\end{aligned}$$

Corrige:

(3.59)

$$\begin{aligned}
\mathbf{K}_O &= \sum_{i=1}^N m_i (P_i - O) \wedge [\mathbf{v}_O + \boldsymbol{\omega} \wedge (P_i - O)] \\
&= \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - O) \right] \wedge \mathbf{v}_O + \sum_{i=1}^N m_i (P_i - O) \wedge [\boldsymbol{\omega} \wedge (P_i - O)] \\
&= M(G - O) \wedge \mathbf{v}_O + \sum_{i=1}^N m_i [\|P_i - O\|^2 \boldsymbol{\omega} - ((P_i - O) \cdot \boldsymbol{\omega}) (P_i - O)] \\
&= (G - O) \wedge M\mathbf{v}_O + \left[\sum_{i=1}^N m_i (\|P_i - O\|^2 \mathbb{I} - (P_i - O) \otimes (P_i - O)) \right] \boldsymbol{\omega} \\
&= (G - O) \wedge M\mathbf{v}_O + \mathbf{I}_O \boldsymbol{\omega}.
\end{aligned}$$

Fino a luglio 2018

Riportiamo di seguito gli errata corrige aggiornati alla data del 13 luglio 2018; a seguire, la lista degli errata-corrige aggiornati alle date precedenti: 21 maggio 2018; 16 marzo 2017.

- Pagina 94:

Errata:

e dunque

$$(4.58) \quad \mathbf{I}_G = \frac{1}{4}mR^2(\mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1 + \mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2) + \frac{1}{2}mR^2\mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3 = \frac{1}{2}mR^2(\mathbb{I} + \mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3).$$

Corrige:

e dunque

$$(4.58) \quad \mathbf{I}_G = \frac{1}{4}mR^2(\mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1 + \mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2) + \frac{1}{2}mR^2\mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3 = \frac{1}{4}mR^2(\mathbb{I} + \mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3).$$

- Pagina 127:

Errata:

OSSERVAZIONE 6.5 Nelle definizioni precedenti l'arbitrarietà delle quantità scalari $\underline{\mathbf{v}}$, $\underline{\mathbf{e}}$, $\underline{\hat{\mathbf{v}}}$ non è *totale*;

Corrige:

OSSERVAZIONE 6.5 Nelle definizioni precedenti l'arbitrarietà delle quantità scalari \bar{v} e \hat{v} non è *totale*;

Fino a maggio 2018

Riportiamo di seguito gli errata corrige aggiornati alla data del 21 maggio 2018; a seguire, la lista degli errata-corrige aggiornati alle date precedenti: 16 marzo 2017.

- Pagina 120:

Errata:

dove \mathbf{Q}_φ è descrivibile mediante la seguente scomposizione (cfr. Equazione (1.63) nel Teorema 1.18):

$$(6.1) \quad \mathbf{Q}_\varphi = \cos \varphi \mathbb{I} + \sin \varphi \mathbf{W}_{\underline{e}_3} + (1 - \cos \varphi) \underline{e}_3 \otimes \underline{e}_3.$$

Corrige:

dove \mathbf{Q}_φ è descrivibile mediante la seguente scomposizione (cfr. Equazione (1.63) nel Teorema 1.18):

$$(6.1) \quad \mathbf{Q}_\varphi = \cos \varphi \mathbb{I} + \sin \varphi \mathbf{W}_{\underline{e}_z} + (1 - \cos \varphi) \underline{e}_z \otimes \underline{e}_z.$$

- Pagina 121:

Errata:

abbiamo ora

$$(6.4) \quad \underline{e}_3 = \cos \vartheta \underline{n} - \sin \vartheta \underline{m}, \quad \underline{m}' = \sin \vartheta \underline{n} + \cos \vartheta \underline{m}.$$

Corrige:

abbiamo ora

$$(6.4) \quad \underline{e}_3 = \cos \vartheta \underline{e}_z - \sin \vartheta \underline{m}, \quad \underline{m}' = \sin \vartheta \underline{e}_z + \cos \vartheta \underline{m}.$$

- Pagina 122:

Errata:

è il tensore ortogonale corrispondente a questa rotazione abbiamo

$$\{\underline{n}, \underline{m}', \underline{e}_3\} \xrightarrow{\mathbf{Q}_{\vartheta^b}} \{\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_2\}.$$

Corrige:

è il tensore ortogonale corrispondente a questa rotazione abbiamo

$$\{\mathbf{n}, \mathbf{m}', \mathbf{e}_3\} \xrightarrow{\mathbf{Q}_\psi} \{\mathbf{e}_1, \mathbf{e}_2, \mathbf{e}_3\}.$$

- Pagina 123:

Errata:

Avendo a disposizione le Equazioni (6.1, 6.3 e 6.5), è possibile determinare la velocità angolare complessiva $\boldsymbol{\omega}$ della terna mobile; il dettaglio del calcolo verrà fornito nel Capitolo 8 con la Proposizione 8.1, ma forniamo qui il risultato finale in una forma di facile memorizzazione:

$$(6.8) \quad \boldsymbol{\omega} = \dot{\varphi} \underline{\mathbf{e}}_x + \dot{\vartheta} \mathbf{n} + \dot{\psi} \mathbf{e}_3;$$

Corrige:

Avendo a disposizione le Equazioni (6.1, 6.3 e 6.5), è possibile determinare la velocità angolare complessiva $\boldsymbol{\omega}$ della terna mobile; il dettaglio del calcolo verrà fornito nel Capitolo 8 con la Proposizione 8.1, ma forniamo qui il risultato finale in una forma di facile memorizzazione:

$$(6.8) \quad \boldsymbol{\omega} = \dot{\varphi} \mathbf{e}_z + \dot{\vartheta} \mathbf{n} + \dot{\psi} \mathbf{e}_3;$$

- Pagina 126:

Errata:

Ripartiamo dall'Esempio 6.2 di un punto P mobile su una circonferenza fissa di centro O e raggio R , coì da avere

Corrige:

Ripartiamo dall'Esempio 6.2 di un punto P mobile su una circonferenza fissa di centro O e raggio R , **co**sì da avere

Fino a marzo 2017

Ripartiamo di seguito gli errata corrige aggiornati alla data del 16 marzo 2017.

- Pagina 14:

Errata:

PROPOSIZIONE 1.9. ia \mathbf{W} un tensore antisimmetrico. Se $\mathbf{W} \neq \mathbf{O}$, il nucleo di \mathbf{W} è uno spazio vettoriale di dimensione 1.

Corrige:

PROPOSIZIONE 1.9. **Sia** \mathbf{W} un tensore antisimmetrico. Se $\mathbf{W} \neq \mathbf{O}$, il nucleo di \mathbf{W} è uno spazio vettoriale di dimensione 1.

- Pagina 43:

Errata:

e $C - O = -(O - C)$, ricaviamo dall'Equazione (2.23):

$$\begin{aligned} \sum_{i=1}^n v_i \left(\underline{P_i - C} \right) &= \sum_{i=1}^n v_i \left(\underline{P_i - O} \right) + \sum_{i=1}^n v_i (O - C) \\ &= \sum_{i=1}^n v_i \left(\underline{P_i - O} \right) - \left(\sum_{i=1}^n v_i \right) (C - O) = \mathbf{0}, \end{aligned}$$

poiché $(O - C)$ non dipende dall'indice di sommatoria; ossia

$$C - O = \frac{1}{v} \sum_{i=1}^n v_i \left(\underline{P_i - O} \right),$$

Corrige:

e $C - O = -(O - C)$, ricaviamo dall'Equazione (2.23):

$$\begin{aligned} \sum_{i=1}^n v_i (\underline{p_i - C}) &= \sum_{i=1}^n v_i (\underline{p_i - O}) + \sum_{i=1}^n v_i (O - C) \\ &= \sum_{i=1}^n v_i (\underline{p_i - O}) - \left(\sum_{i=1}^n v_i \right) (C - O) = \mathbf{0}, \end{aligned}$$

poiché $(O - C)$ non dipende dall'indice di sommatoria; ossia

$$C - O = \frac{1}{v} \sum_{i=1}^n v_i (\underline{p_i - O}),$$

- Pagina 43:

Errata:

Vediamo ora qualche esempio di applicazione degli argomenti presentati sinora.

Corrige:

Vediamo ora qualche **esempio** di applicazione degli argomenti presentati sinora.

- Pagina 52:

Errata:

OSSERVAZIONE 3.2. Nel dedurre (3.13) abbiamo implicitamente fatto uso dell'orientazione dell'angolo di rotazione $\vartheta(t)$ in verso *antiorario*. Qualora avessimo assunto l'orientazione opposta, avremmo avuto $\boldsymbol{\omega}(t) = -\dot{\vartheta}(t) \mathbf{e}_3$ che non contrasta con (3.13) dal momento che anche il *segno* di $\dot{\vartheta}$ cambia con il verso di orientazione. In ogni modo, per decidere del verso di $\boldsymbol{\omega}(t)$ si può ricorrere alla *regola della mano destra*: se le quattro dita, diverse dal pollice, della mano *destra* “si avvolgono” nel verso in cui $\vartheta(t)$ cresce (e quindi $\dot{\vartheta}(t) > 0$) allora il pollice indica il verso di $\boldsymbol{\omega}(t)$.

Corrige:

OSSERVAZIONE 3.2. **Nel dedurre l'Equazione (3.13)** abbiamo implicitamente fatto uso **dell'orientazione** dell'angolo di rotazione $\vartheta(t)$ in verso *antiorario*. Qualora avessimo assunto l'orientazione opposta, avremmo avuto $\boldsymbol{\omega}(t) = -\dot{\vartheta}(t) \mathbf{e}_3$ che non contrasta con **l'Equazione (3.13)** dal momento che anche il *segno* di $\dot{\vartheta}$ cambia con il verso di orientazione. In ogni modo, per decidere del verso di $\boldsymbol{\omega}(t)$ si può ricorrere alla *regola della mano destra*: se le quattro dita, diverse dal pollice, della mano *destra* “si avvolgono” nel verso in cui $\vartheta(t)$ cresce (e quindi $\dot{\vartheta}(t) > 0$) allora il pollice indica il verso di $\boldsymbol{\omega}(t)$.

- Pagina 55:

Errata:

dove con il simbolo $\llbracket \rrbracket_R$ intendiamo indicare, dunque, che il vettore $P - O'$ è sviluppato sulla base mobile $\{\mathbf{e}_1(t), \mathbf{e}_2(t), \mathbf{e}_3(t)\}$ e solo la dipendenza temporale dei coefficienti dello sviluppo è considerata variabile nel tempo.

Corrige:

dove con il simbolo $[]_R$ **intendiamo** indicare, dunque, che il vettore $P - O'$ è sviluppato sulla base mobile $\{\mathbf{e}_1(t), \mathbf{e}_2(t), \mathbf{e}_3(t)\}$ e solo la dipendenza temporale dei coefficienti dello sviluppo è considerata variabile nel tempo.

- Pagina 57:

Errata:

$$\boldsymbol{\omega} \wedge [\boldsymbol{\omega} \wedge (P - O')] = \omega^2 \mathbf{e}_3 \wedge [\mathbf{e}_3 \wedge (P - O')] = \omega^2 [(\underbrace{P - O'}_{\cdot \mathbf{e}_3}) - (P - O')],$$

Corrige:

$$\boldsymbol{\omega} \wedge [\boldsymbol{\omega} \wedge (P - O')] = \omega^2 \mathbf{e}_3 \wedge [\mathbf{e}_3 \wedge (P - O')] = \omega^2 [(\mathbf{e}_3 \cdot (P - O')) \mathbf{e}_3 - (P - O')],$$

- Pagina 64:

Errata:

OSSERVAZIONE 3.10. Vi è una analogia formale tra l'Equazione (3.55) e la formula per il teorema di trasporto del momento di un sistema di vettori applicati, Equazione (2.8), che possiamo riscrivere come

$$\mathbf{M}_P = \mathbf{M}_O + \mathbf{R} \wedge \underline{\mathbf{P} - \mathbf{O}},$$

Corrige:

OSSERVAZIONE 3.10. Vi è una analogia formale tra l'Equazione (3.55) e la formula per il teorema di trasporto del momento di un sistema di vettori applicati, Equazione (2.8), che possiamo riscrivere come

$$\mathbf{M}_P = \mathbf{M}_O + \mathbf{R} \wedge (\mathbf{P} - \mathbf{O}),$$

- Pagina 68:

Errata:

In un moto piano, per determinare la posizione del centro di istantanea rotazione C^* ad un istante, basta conoscere due punti distinti che eseguono il moto rigido piano e che hanno velocità non parallele. Infatti, scelto $O \equiv C^*$ nell'Equazione (3.55), poiché $\mathbf{v}_{C^*} = \mathbf{0}$ deve essere

$$\mathbf{v}_P = \boldsymbol{\omega} \wedge (\mathbf{P} - C^*) \quad \text{e} \quad \underline{\mathbf{v}_O = \boldsymbol{\omega} \wedge (\mathbf{O} - C^*)}$$

e dunque, il punto di intersezione delle rette passanti per P e per O , rispettivamente ortogonali a \mathbf{v}_P e \mathbf{v}_O , è proprio C^* in quanto, per costruzione, $\mathbf{P} - C^*$ è ortogonale a \mathbf{v}_P e $\mathbf{O} - C^*$ è ortogonale a \mathbf{v}_O .

Corrige:

In un moto piano, per determinare la posizione del centro di istantanea rotazione C^* ad un istante, basta conoscere **due punti P e Q distinti** che eseguono il moto rigido piano e che hanno velocità non parallele. Infatti, scelto $O \equiv C^*$ nell'Equazione (3.55), poiché $\mathbf{v}_{C^*} = \mathbf{0}$ deve essere

$$\mathbf{v}_P = \boldsymbol{\omega} \wedge (\mathbf{P} - C^*) \quad \text{e} \quad \mathbf{v}_Q = \boldsymbol{\omega} \wedge (\mathbf{Q} - C^*)$$

e dunque, il punto di intersezione delle rette passanti **per P e per Q** , rispettivamente ortogonali a \mathbf{v}_P e \mathbf{v}_Q , è proprio C^* in quanto, per costruzione, $\mathbf{P} - C^*$ è ortogonale a \mathbf{v}_P e **$\mathbf{Q} - C^*$ è ortogonale a \mathbf{v}_Q** .

- Pagina 76:

Errata:

Introducendo il versore \mathbf{e}_G , e usando le Equazioni (4.12) e (4.13) nell'Equazione (4.1) abbiamo:

$$\begin{aligned}
\mathbf{I}_O &= \sum_{i=1}^N m_i [\|P_i - G\|^2 \mathbb{I} - (P_i - G) \otimes (P_i - G)] \\
&+ \sum_{i=1}^N m_i \left[\|G - O\|^2 \mathbb{I} - \otimes (G - O) \right] + 2 \sum_{i=1}^N m_i (G - O) \cdot (P_i - G) \mathbb{I} \\
(0.1) \quad &- \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - G) \otimes (G - O) \right] - \left[\sum_{i=1}^N m_i (G - O) \otimes (P_i - G) \right] \\
&= \mathbf{I}_G + Md_G^2 (\mathbb{I} - \mathbf{e}_G \otimes \mathbf{e}_G) + 2(G - O) \cdot \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - G) \right] \mathbb{I} \\
&- \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - G) \right] \otimes (G - O) - (G - O) \otimes \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - G) \right].
\end{aligned}$$

Corrige:

Introducendo il versore \mathbf{e}_G , e usando le Equazioni (4.12) e (4.13) nell'Equazione (4.1) abbiamo:

$$\begin{aligned}
(0.2) \quad \mathbf{I}_O &= \sum_{i=1}^N m_i [\|P_i - G\|^2 \mathbb{I} - (P_i - G) \otimes (P_i - G)] \\
&+ \sum_{i=1}^N m_i [\|G - O\|^2 \mathbb{I} - (G - O) \otimes (G - O)] + 2 \sum_{i=1}^N m_i (G - O) \cdot (P_i - G) \mathbb{I} \\
&- \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - G) \otimes (G - O) \right] - \left[\sum_{i=1}^N m_i (G - O) \otimes (P_i - G) \right] \\
&= \mathbf{I}_G + Md_G^2 (\mathbb{I} - \mathbf{e}_G \otimes \mathbf{e}_G) + 2(G - O) \cdot \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - G) \right] \mathbb{I} \\
&- \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - G) \right] \otimes (G - O) - (G - O) \otimes \left[\sum_{i=1}^N m_i (P_i - G) \right].
\end{aligned}$$

- Pagina 100:

Errata:

Consideriamo un sistema materiale \mathcal{B} composto da N punti materiali

$$\mathcal{B} = \{(m_1, P_1), \underline{(m-2, P_2)}, \dots, (m_N, P_N)\}.$$

La forza risultante \underline{F}_i agente sul punto P_i contiene contributi di due tipi:

Corrige:

Consideriamo un sistema materiale \mathcal{B} composto da N punti materiali

$$\mathcal{B} = \{(m_1, P_1), \underline{(m_2, P_2)}, \dots, (m_N, P_N)\}.$$

La forza risultante $\underline{F}_i^{\text{tot}}$ agente sul punto P_i contiene contributi di due tipi:

- Pagina 102:

Errata:

di accelerazioni. In particolare, occorre ridefinire la forza agente su un punto materiale P come $\underline{F} = \frac{d\mathbf{q}}{dt}$, dove \mathbf{q} è la quantità di moto di P .

Corrige:

di accelerazioni. In particolare, occorre ridefinire la forza agente su un punto materiale P come $\underline{F} = \frac{d\mathbf{q}}{dt}$, dove \mathbf{q} è la quantità di moto di P .

- Pagina 102:

Errata:

Analizzando l'Equazione (5.8) ci rendiamo conto che, se il risultante $\mathbf{R}^{(\text{ext})}$ delle forze esterne agenti su \mathcal{B} è nullo, allora $\dot{\mathbf{Q}} = \mathbf{0}$, per cui la quantità di moto del sistema si conserva, mantiene cioè un valore costante durante il moto del sistema. Se è solamente la componente di $\mathbf{R}^{(\text{ext})}$ lungo una direzione individuata da un versore *fisso* \mathbf{n} ad annullarsi, $\mathbf{R}^{(\text{ext})} \cdot \mathbf{n} = 0$, moltiplicando l'Equazione (5.7) scalarmente per \mathbf{n} otteniamo

$$\dot{\mathbf{Q}} \cdot \mathbf{n} = (\mathbf{Q} \cdot \mathbf{n})' = \underline{\mathbf{0}},$$

dove il passaggio centrale è possibile perché il versore \mathbf{n} non dipende dal tempo. Dunque, in questo caso è la componente $\mathbf{Q} \cdot \mathbf{n}$ della quantità di moto lungo \mathbf{n} ad avere un valore costante.

OSSERVAZIONE 5.5. Riassumendo quanto mostrato sinora abbiamo queste implicazioni:

$$\mathbf{R}^{(\text{ext})} = \mathbf{0} \implies \mathbf{Q} = \text{costante},$$

$$\mathbf{R}^{(\text{ext})} \cdot \mathbf{n} = \underline{\mathbf{0}} \implies Q_{\mathbf{n}} = \mathbf{Q} \cdot \mathbf{n} = \text{costante}.$$

Corrige:

Analizzando l'Equazione (5.8) ci rendiamo conto che, se il risultante $\mathbf{R}^{(\text{ext})}$ delle forze esterne agenti su \mathcal{B} è nullo, allora $\dot{\mathbf{Q}} = \mathbf{0}$, per cui la quantità di moto del sistema si conserva, mantiene cioè un valore costante durante il moto del sistema. Se è solamente la componente di $\mathbf{R}^{(\text{ext})}$ lungo una direzione

individuata da un versore *fisso* \mathbf{n} ad annullarsi, $\mathbf{R}^{(\text{ext})} \cdot \mathbf{n} = 0$, moltiplicando l'Equazione (5.7) scalarmente per \mathbf{n} otteniamo

$$\dot{\mathbf{Q}} \cdot \mathbf{n} = (\mathbf{Q} \cdot \mathbf{n})' = 0,$$

dove il passaggio centrale è possibile perché il versore \mathbf{n} non dipende dal tempo. Dunque, in questo caso è la componente $\mathbf{Q} \cdot \mathbf{n}$ della quantità di moto lungo \mathbf{n} ad avere un valore costante.

OSSERVAZIONE 5.5. Riassumendo quanto mostrato sinora abbiamo queste implicazioni:

$$\mathbf{R}^{(\text{ext})} = \mathbf{0} \implies \mathbf{Q} = \text{costante},$$

$$\mathbf{R}^{(\text{ext})} \cdot \mathbf{n} = \mathbf{0} \implies Q_n = \mathbf{Q} \cdot \mathbf{n} = \text{costante}.$$

- Pagina 114:

Errata:

In una rotazione permanente $\boldsymbol{\omega}$ è un vettore costante (Definizione 5.19) ed allora $\boldsymbol{\omega} \wedge \mathbf{I}_O \boldsymbol{\omega} = \mathbf{0}$, ossia $\mathbf{I}_O \boldsymbol{\omega}$ è parallelo a $\boldsymbol{\omega}$, cioè autovettore di \mathbf{I}_O e pertanto è diretto lungo una direzione principale di inerzia (Definizione 4.3 nel Capitolo 4).

Corrige:

In una rotazione permanente $\boldsymbol{\omega}$ è un vettore costante (Definizione 5.19) ed allora $\boldsymbol{\omega} \wedge \mathbf{I}_O \boldsymbol{\omega} = \mathbf{0}$, ossia $\mathbf{I}_O \boldsymbol{\omega}$ è parallelo a $\boldsymbol{\omega}$, **cioè $\boldsymbol{\omega}$ è autovettore di \mathbf{I}_O** e pertanto è diretto lungo una direzione principale di inerzia (Definizione 4.3 nel Capitolo 4).

- Pagina 135:

Errata:

In questo caso è possibile dare una forma compatta alle Q_j e scrivere le equazioni di Lagrange in una forma più agile. Se $\{x_i, y_i, z_i\}$ sono le coordinate cartesiane dell' i -esimo punto materiale del sistema, possiamo scrivere

Corrige:

In questo caso è possibile dare una forma compatta alle Q_j e scrivere le equazioni di Lagrange in una forma più agile. Se $\{x_i, y_i, z_i\}$ sono le coordinate cartesiane dell' i -esimo punto materiale del sistema, possiamo scrivere

- Pagina 178:

Errata:

dove l'integrale della prima equazione rappresenta il risultante del sistema di forze distribuito con densità lineare $\mathbf{f}(\sigma)$ mentre gli integrali nella seconda equazione rappresentano, rispettivamente, il momento risultante esplicito dal sistema di coppie distribuite con densità $\boldsymbol{\gamma}(\sigma)$ ed il momento risultante rispetto ad un polo O del sistema di forze di densità $\mathbf{f}(\sigma)$ (cfr. Sezione sec:continvect

nel Capitolo 2). Il sistema di Equazioni (9.2) è formato da equazioni di equilibrio in forma *integrale* per il continuo unidimensionale considerato. Risulta spesso conveniente porle in forma *differenziale*, derivandole entrambe rispetto alla lunghezza s dell'arco AP . Si ricava allora, grazie alla continuità delle funzioni coinvolte sotto il segno di integrale,

Corrige:

dove l'integrale della prima equazione rappresenta il risultante del sistema di forze distribuito con densità lineare $\mathbf{f}(\sigma)$ mentre gli integrali nella seconda equazione rappresentano, rispettivamente, il momento risultante esplicito dal sistema di coppie distribuite con densità $\gamma(\sigma)$ ed il momento risultante rispetto ad un polo O del sistema di forze di densità $\mathbf{f}(\sigma)$ (cfr. **Sezione 1.5** nel Capitolo 2). Il sistema di Equazioni (9.2) è formato da equazioni di equilibrio in forma *integrale* per il continuo unidimensionale considerato. Risulta spesso conveniente porle in forma *differenziale*, derivandole entrambe rispetto alla lunghezza s dell'arco AP . Si ricava allora, grazie alla continuità delle funzioni coinvolte sotto il segno di integrale,