

بوکلت دانلود | مرجع دانلود جزوات آموزشی

دموی کتاب



حل المسائل مقاومت مصالح

BookLetDownload

بوکلت دانلود

بی یر جانسون



پنج	سخن ناشر
۱	فصل ۱ مقدمه — مفهوم تنش
۱۶	فصل ۲ تنش و کرنش — بارگذاری محوری
۵۲	فصل ۳ پیچش
۸۹	فصل ۴ خمش خالص
۱۴۴	فصل ۵ تحلیل و طراحی خمش در تیرها
۲۰۹	فصل ۶ تنشهای برشی در تیرها و عضوهای با جدار نازک
۲۴۵	فصل ۷ تبدیلهای تنش و کرنش
۲۹۴	فصل ۸ تنشهای اصلی تحت بارگذاری مفروض
۳۲۸	فصل ۹ تغییر مکان تیرها
۴۰۰	فصل ۱۰ ستونها
۴۳۹	فصل ۱۱ روشهای انرژی

مقدمه — مفهوم تنش

$$\sigma_{BC} = \frac{P}{A_{BC}} = \frac{P}{\frac{\pi}{4} d_1^2} = \frac{4P}{\pi d_1^2}$$

$$d_1 = \sqrt{\frac{4P}{\pi \sigma_{BC}}} = \sqrt{\frac{(4)(30 \times 10^3)}{\pi(140 \times 10^6)}} = 16.52 \times 10^{-3} \text{ m}$$

$$P = 40 + 30 = 70 \text{ kN} = 70 \times 10^3 \text{ N}$$

$$d_1 = 16.52 \text{ mm} \quad \leftarrow$$

$$A = \frac{\pi}{4} d_1^2 = \frac{\pi}{4} (50)^2 = 1963.5 \times 10^2 \text{ mm}^2 = 19635 \times 10^{-2} \text{ m}^2$$

$$\sigma_{AB} = \frac{P}{A} = \frac{70 \times 10^3}{19635 \times 10^{-2}} = 35.7 \times 10^1 \text{ Pa}$$

مسئله ۳.۱

الف) میله AB

$$\sigma_{AB} = 35.7 \text{ MPa} \quad \leftarrow$$

ب) میله BC

$$P = 40 \text{ kips (کششی)}$$

$$A_{AB} = \frac{\pi d_{AB}^2}{4} = \frac{\pi (2)^2}{4} = 3.1416 \text{ in}^2$$

$$\sigma_{AB} = \frac{P}{A_{AB}} = \frac{40}{3.1416} = 12.73 \text{ ksi} \quad \leftarrow$$

ب) میله BC

$$F = 40 - (2)(30) = -20 \text{ kips} \quad \text{یعنی ۲۰ kips تراکم}$$

$$A_{BC} = \frac{\pi d_{BC}^2}{4} = \frac{\pi (2)^2}{4} = 3.1416 \text{ in}^2$$

$$\sigma_{BC} = \frac{F}{A_{BC}} = \frac{-20}{3.1416} = -6.37 \text{ ksi} \quad \leftarrow$$

مسئله ۴.۱

$$A_{AB} = \frac{\pi (2)^2}{4} = 3.1416 \text{ in}^2$$

$$\sigma_{AB} = \frac{P}{A_{AB}} = \frac{P}{3.1416} = 0.31831 P$$

$$A_{BC} = \frac{\pi (3)^2}{4} = 7.0686 \text{ in}^2$$

$$\sigma_{BC} = \frac{(2)(30) - P}{A_{BC}} = \frac{60 - P}{7.0686} = 8.4883 - 0.14147 P$$

$$P = 30 \text{ kN} = 30 \times 10^3 \text{ N}$$

$$A = \frac{\pi}{4} d_1^2 = \frac{\pi}{4} (30)^2 = 706.86 \text{ mm}^2 = 706.86 \times 10^{-6} \text{ m}^2$$

$$\sigma_{BC} = \frac{P}{A} = \frac{30 \times 10^3}{706.86 \times 10^{-6}} = 42.4 \times 10^1 \text{ Pa}$$

$$\sigma_{BC} = 42.4 \text{ MPa} \quad \leftarrow$$

مسئله ۲.۱

الف) میله AB

$$P = 40 + 30 = 70 \text{ kN} = 70 \times 10^3 \text{ N}$$

$$\sigma_{AB} = \frac{P}{A_{AB}} = \frac{P}{\frac{\pi}{4} d_1^2} = \frac{4P}{\pi d_1^2}$$

$$d_1 = \sqrt{\frac{4P}{\pi \sigma_{AB}}} = \sqrt{\frac{(4)(70 \times 10^3)}{\pi(140 \times 10^6)}} = 25.2 \times 10^{-3} \text{ m}$$

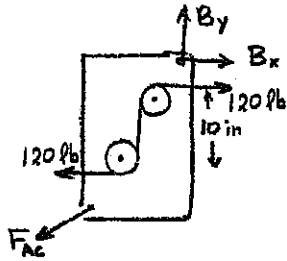
$$d_1 = 25.2 \text{ mm} \quad \leftarrow$$

ب) میله BC

$$P = 30 \text{ kN} = 30 \times 10^3 \text{ N}$$

مسئله ۸.۱

با استفاده از ورق با دو قرقره با هم به عنوان جسم آزاد. توجه کنید که کشش کابل به وجود آمده ۱۲۰۰ lb-in کوپل ساعتگرد روی جسم اثر می کند



$\sum M_B = 0 :$

$-(12 + 4)(F_{AC} \cos 30^\circ) + (10)(F_{AC} \sin 30^\circ) - 1200 = 0$

$F_{AC} = - \frac{1200}{16 \cos 30^\circ - 10 \sin 30^\circ} = -1350.5 \text{ lb}$

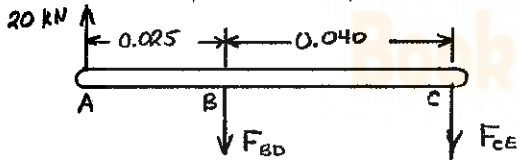
$A = 1 \text{ in} \times \frac{1}{8} \text{ in} = 0.125 \text{ in}^2$: مساحت اتصال AC

تنش در اتصال AC:

$\sigma_{AC} = \frac{F_{AC}}{A} = - \frac{1350.5}{0.125} = 10804 \text{ psi} = 10804 \text{ ksi}$ ◀

مسئله ۹.۱

ABC را به عنوان نمودار جسم آزاد به کار می بریم



$\sum M_C = 0 : (0.040)F_{BD} - (0.025 + 0.040)(20 \times 10^3) = 0$

$F_{BD} = 32000 \text{ N}$ اتصال BD در حالت کششی است

$\sum M_B = 0 : -(0.040)F_{CE} - (0.025)(20 \times 10^3) = 0$

$F_{CE} = -12000 \text{ N}$ اتصال CE در حالت فشاری است

$A_{BD} = (0.008)(0.036 - 0.016) = 160 \times 10^{-6} \text{ m}^2$ مساحت در یک اتصال در کشش

$A_{CE} = 320 \times 10^{-6} \text{ m}^2$ برای دو اتصال موازی

تنش کششی در اتصال BD

$\sigma_{BD} = \frac{F_{BD}}{A_{BD}} = \frac{32000 \times 10^3}{160 \times 10^{-6}} = 200000 \text{ Pa}$ (الف)

یا

$\sigma_{BD} = 200 \text{ MPa}$ ◀

$A_{CE} = (0.008)(0.036) = 288 \times 10^{-6} \text{ m}^2$ مساحت در یک اتصال در حالت فشار

$A_{CE} = 576 \times 10^{-6} \text{ m}^2$ برای دو اتصال موازی

$\sigma_{CE} = \frac{F_{CE}}{A_{CE}} = \frac{-12000 \times 10^3}{576 \times 10^{-6}} = -20833 \text{ Pa}$ (ب)

یا

$\sigma_{CE} = -20.8 \text{ MPa}$ ◀

مسئله ۱۰.۱

مفصل B را به عنوان جسم آزاد به کار برید

با مساوی قرار دادن σ_{BC} با σ_{AB}

$0.31831 P = 8.4883 - 0.14147 P$

$P = 18.46 \text{ kips}$ ◀

مسئله ۵.۱

مکان در هر پیچ ورق بالایی توسط نیروی کششی P_b مربوط به پیچ به سمت پایین کشیده می شود. در همین زمان فاصله انداز برای حفظ تعادل، توسط نیروی فشاری P_s به بالا کشیده می شود. برای حفظ تعادل

$P_b = P_s$

$\sigma_b = \frac{P_b}{A_b} = \frac{4P_b}{\pi d_b^2}$ برای پیچ

$P_b = \frac{\pi}{4} \sigma_b d_b^2$ یا

$\sigma_s = \frac{P_s}{A_s} = \frac{4P_s}{\pi(d_s^2 - d_b^2)}$ برای فاصله انداز

$P_s = \frac{\pi}{4} \sigma_s (d_s^2 - d_b^2)$ یا

با مساوی قرار دادن P_s و P_b

$\frac{\pi}{4} \sigma_b d_b^2 = \frac{\pi}{4} \sigma_s (d_s^2 - d_b^2)$

$d_s = \sqrt{1 + \frac{\sigma_b}{\sigma_s} d_b^2} \sqrt{1 + \frac{200}{130} (16)}$

$d_s = 25.05 \text{ mm}$ ◀

مسئله ۶.۱

$\sigma = \frac{P}{A} \therefore A = \frac{P}{\sigma}$

$A = \frac{\pi}{4} (d_1^2 - d_2^2)$ خواص هندسی:

$d_1^2 = d_2^2 - \frac{4A}{\pi} = d_2^2 - \frac{4P}{\pi\sigma}$

$d_1^2 = (25 \times 10^{-3})^2 - \frac{(4)(12000)}{\pi(200 \times 10^6)} = 222.9 \times 10^{-6} \text{ m}^2$

$d_1 = 14.93 \times 10^{-3} \text{ m}$

$d_1 = 14.93 \text{ mm}$ ◀

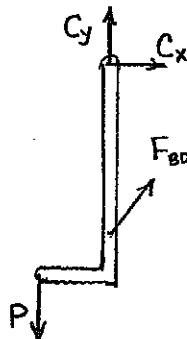
مسئله ۷.۱

$\sigma_{BD} = 50 \text{ MPa} = 50 \times 10^6 \text{ Pa}$

$A_{BD} = 800 \text{ mm}^2 = 800 \times 10^{-6} \text{ m}^2$

$F_{BD} = \sigma_{BD} A_{BD} = (50 \times 10^6)(800 \times 10^{-6}) = 40 \times 10^3 \text{ N}$

با رسم نمودار جسم آزاد ABD



$\sum M_C = 0$

$(0.450) \left(\frac{240}{510} F_{BD} \right) - 0.125 P = 0$

$P = 1.05686 F_{BD}$

$P = (1.05686)(40 \times 10^3) = 62.77 \times 10^3 \text{ N}$

$P = 62.77 \text{ kN}$ ◀

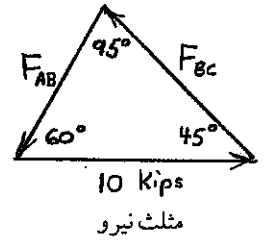
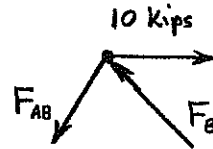
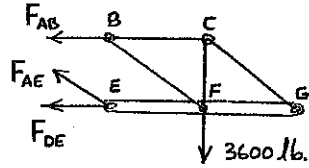
$$F_{AE} = 6000 \text{ lb} = 6.0 \text{ kips}$$

$$\sigma_{AE} = 15 \text{ ksi}$$

$$\sigma_{AE} = \frac{F_{AE}}{A_{AE}}$$

$$A_{AE} = \frac{F_{AE}}{\sigma_{AE}} = \frac{6.0}{15} = 0.4 \text{ in}^2$$

تنش در عضو AE



$$\frac{F_{AB}}{\sin 45^\circ} = \frac{F_{BC}}{\sin 60^\circ} = \frac{10}{\sin 95^\circ}$$

قانون سینوسها

$$F_{AB} = 7.3205 \text{ kips}$$

$$F_{BC} = 8.9658 \text{ kips}$$

اتصال AB یک عضو کششی است

حداقل مقطع در بین

الف) تنش در AB

$$\sigma_{AB} = \frac{F_{AB}}{A_{\text{خالص}}} = \frac{7.3205}{0.5} = 14.64 \text{ ksi}$$

اتصال BC یک عضو فشاری است

مساحت سطح مقطع برابر است با

ب) تنش در BC

$$\sigma_{BC} = \frac{-F_{BC}}{A} = \frac{-8.9658}{0.9} = -9.96 \text{ ksi}$$

مسئله ۱۱.۱

با استفاده از قسمت EFGCB به عنوان جسم آزاد

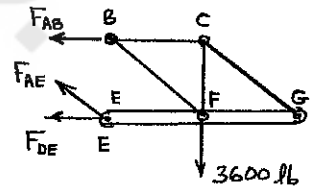
$$+\uparrow \Sigma F_y = 0: \frac{3}{5} F_{AB} - 3600 = 0$$

$$F_{AE} = 6000 \text{ lb}$$

با استفاده از تیر EFG به عنوان جسم آزاد

$$+\uparrow M_F = 0: -(4) \left(\frac{3}{5} F_{AE} \right) + (4) \left(\frac{3}{5} F_{CG} \right) = 0$$

$$F_{CG} = F_{AE} = 6000 \text{ lb}$$



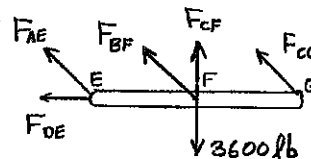
مساحت سطح مقطع عضو CG

$$A_{CG} = \frac{\pi}{4} d^2 = \frac{\pi}{4} (0.75)^2 = 0.44179 \text{ in}^2$$

$$\sigma_{CG} = \frac{F_{CG}}{A_{CG}} = \frac{6000}{0.44179} = 13580 \text{ psi}$$

تنش عمودی در CG

$$\sigma_{CG} = 13.58 \text{ ksi}$$



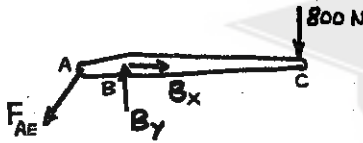
مسئله ۱۲.۱

با استفاده از قسمت EFGCB به عنوان جسم آزاد

$$+\uparrow \Sigma F_y = 0: \frac{3}{5} F_{AE} - 3600 = 0$$

مسئله ۱۳.۱

عضو ABC را به عنوان جسم آزاد به کار می‌بریم



$$+\uparrow \Sigma M_B = 0: (0.15) \left(\frac{4}{5} F_{AE} \right) - (0.6) (800) = 0$$

$$F_{AE} = 4 \times 10^3 \text{ N}$$

مساحت میله در عضو AE برابر است با

$$A = \frac{\pi}{4} d^2 = \frac{\pi}{4} (20 \times 10^{-3})^2 = 314.16 \times 10^{-6} \text{ m}^2$$

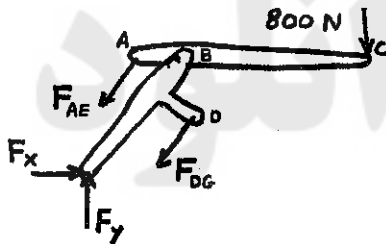
تنش در میله AE

$$\sigma_{AE} = \frac{F_{AE}}{A} = \frac{4 \times 10^3}{314.16 \times 10^{-6}} = 12.73 \times 10^6 \text{ Pa}$$

الف)

$$\sigma_{AE} = 12.73 \text{ MPa}$$

عضوهای ترکیب شده ABC و BFD را به عنوان جسم آزاد به کار می‌بریم



$$+\uparrow \Sigma M_F = 0:$$

$$(0.15) \left(\frac{4}{5} F_{AE} \right) - (0.2) \left(\frac{4}{5} F_{DG} \right) - (1.05 - 0.35) (800) = 0$$

$$F_{DG} = -1500 \text{ N}$$

مساحت در میله DG

$$A = \frac{\pi}{4} d^2 = \frac{\pi}{4} (20 \times 10^{-3})^2 = 314.16 \times 10^{-6} \text{ m}^2$$

تنش در میله DG

$$\sigma_{DG} = \frac{F_{DG}}{A} = \frac{-1500}{314.16 \times 10^{-6}} = -4.77 \times 10^6 \text{ Pa}$$

ب)

$$\sigma_{DG} = -4.77 \text{ MPa}$$

مسئله ۱۴.۱

پیستون، میله، و میل لنگ را با هم به عنوان جسم آزاد به کار برده. عکس‌العملهای H

دیوار و عکس‌العملهای تکیه‌گاهی A_x و A_y

(ب)

$$I_1 = \frac{1}{12} b_1 h_1^3 + A_1 d_1^2 = \frac{1}{12} (3)(1)^3 + (3)(1)(1.5)^2 = 7.5 \text{ in}^4$$

$$I_r = \frac{1}{12} b_r h_r^3 = \frac{1}{12} (2)(2)^3 = 1.3333 \text{ in}^4$$

$$I_r = I_1 = 7.5 \text{ in}^4$$

$$I = I_1 + I_r + I_r = 15.3333 \text{ in}^4 \quad c = 2 \text{ in}$$

$$M_Y = \frac{\sigma_Y I}{c} = \frac{(42)(15.3333)}{2} = 322 \text{ kip.in}$$

$$K = \frac{M_p}{M_Y} = \frac{462}{322} = 1.435 \leftarrow$$

$$A = (25)(10) + (2)(10)(25) = 950 \text{ mm}^2$$

$$\frac{1}{Y} A = 470 \text{ mm}^2$$

$$x = \frac{\frac{1}{Y} A}{\frac{1}{Y} b} = \frac{470}{20} = 23.5 \text{ mm} = 0.0235 \text{ m}$$

$$R_1 = \sigma_Y A_1 = (240 \times 10^6)(0.025)(0.10) = 60 \times 10^3 \text{ N}$$

$$\bar{y}_1 = 30 - 23.5 = 6.5 \text{ mm} = 0.0065 \text{ m}$$

$$R_r = \sigma_Y A_r = (240 \times 10^6)(0.020)(0.1125) = 54 \times 10^3 \text{ N}$$

$$\bar{y}_r = \frac{1}{Y} (0.01125) = 0.005625 \text{ m}$$

$$R_r = \sigma_Y A_r = (240 \times 10^6)(0.020)(0.2375) = 114 \times 10^3 \text{ N}$$

$$\bar{y}_r = \frac{1}{Y} x = 0.011875 \text{ m}$$

$$M_p = R_1 \bar{y}_1 + R_r \bar{y}_r + R_r \bar{y}_r = (60 \times 10^3)(0.0065) + (54 \times 10^3)(0.005625) + (114 \times 10^3)(0.011875) = 2.0225 \times 10^3 \text{ N.m} = 2.02 \text{ kN.m} \leftarrow$$

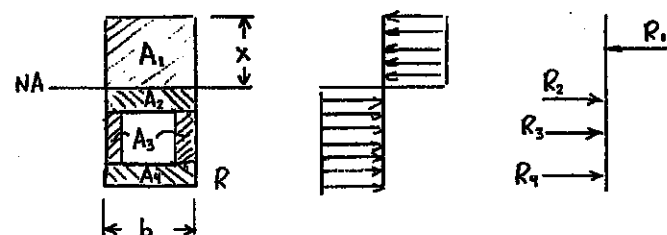
مسئله ۸۲.۴

مساحت کل

$$A = (50)(90) - (30)(30) = 3600 \text{ mm}^2$$

$$\frac{1}{Y} A = 1800 \text{ mm}^2$$

$$x = \frac{\frac{1}{Y} A}{\frac{1}{Y} b} = \frac{1800}{50} = 36 \text{ mm}$$



$$K = \frac{M_p}{M_Y} = \frac{27.54}{19.08} = 1.443 \leftarrow$$

مسئله ۷۹.۴

از مسئله ۷۵.۴

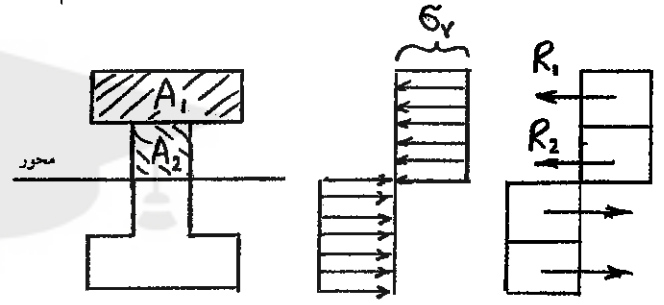
$$\sigma_Y = 42 \text{ ksi و } E = 29 \times 10^6 \text{ psi}$$

$$R_1 = \sigma_Y A_1 = (42)(3)(1) = 126 \text{ kip}$$

$$\bar{y}_1 = 1.0 + 0.5 = 1.5 \text{ in}$$

$$R_r = \sigma_Y A_r = (42)(1)(1) = 42 \text{ kip}$$

$$\bar{y}_r = \frac{1}{Y} (1) = 0.5 \text{ in}$$



(الف)

$$M_p = 2(R_1 y_1 + R_r y_r) = 2[(126)(1.5) + (42)(0.5)] = 420 \text{ kip.in} \leftarrow$$

(ب)

$$I_1 = \frac{1}{12} b_1 h_1^3 + A_1 d_1^2 = \frac{1}{12} (3)(1)^3 + (3)(1)(1.5)^2 = 7.5 \text{ in}^4$$

$$I_r = \frac{1}{12} b_r h_r^3 = \frac{1}{12} (1)(2)^3 = 0.6667 \text{ in}^4$$

$$I_r = I_1 = 7.5 \text{ in}^4$$

$$I = I_1 + I_r + I_r = 14.6667 \text{ in}^4 \quad c = 2 \text{ in}$$

$$M_Y = \frac{\sigma_Y I}{c} = \frac{(42)(14.6667)}{2} = 308 \text{ kip.in}$$

$$K = \frac{M_p}{M_Y} = \frac{420}{308} = 1.364 \leftarrow$$

مسئله ۸۰.۴

از مسئله ۷۶.۴

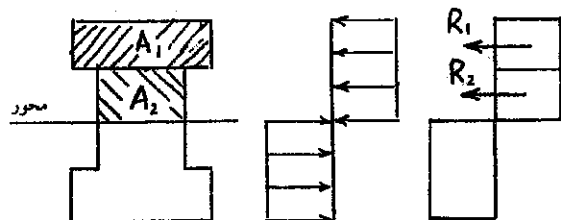
$$\sigma_Y = 42 \text{ ksi و } E = 29 \times 10^6$$

$$R_1 = \sigma_Y A_1 = (42)(3)(1) = 126 \text{ kip}$$

$$y_1 = 1.0 + 0.5 = 1.5 \text{ in}$$

$$R_r = \sigma_Y A_r = (42)(2)(1) = 84 \text{ kip}$$

$$y_r = \frac{1}{Y} (1.0) = 0.5 \text{ in}$$



(الف)

$$M_p = 2(R_1 y_1 + R_r y_r) = 2[(126)(1.5) + (84)(0.5)] = 462 \text{ kip.in} \leftarrow$$

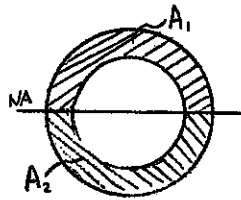
$$A_1 \bar{y}_1 = A_a \bar{y}_a - A_b \bar{y}_b$$

$$= \left(\frac{\pi}{4} c_1^2 \right) \left(\frac{4c_1}{3\pi} \right) - \left(\frac{\pi}{4} c_2^2 \right) \left(\frac{4c_2}{3\pi} \right)$$

$$= \frac{\pi}{3} (c_1^3 - c_2^3)$$

$$A_1 \bar{y}_1 = A_1 \bar{y}_1 = \frac{\pi}{3} (c_1^3 - c_2^3)$$

$$M_p = \sigma_Y (A_1 \bar{y}_1 + A_2 \bar{y}_2) = \frac{4}{3} \sigma_Y (c_1^3 - c_2^3) \quad \blacktriangleleft$$



مسئله ۸۶.۴

حل مسئله ۸۵.۴ را برای به دست آوردن عبارت زیر ببینید

$$M_p = \frac{4}{3} \sigma_Y (c_1^3 - c_2^3)$$

$$\sigma_Y = 240 \text{ MPa} = 240 \times 10^6 \text{ Pa}$$

$$c_1 = 60 \text{ mm} = 0.060 \text{ m}$$

$$c_2 = 40 \text{ mm} = 0.040 \text{ m}$$

$$M_p = \frac{4}{3} (240 \times 10^6) (0.060^3 - 0.040^3) = 48964 \times 10^3 \text{ N.m}$$

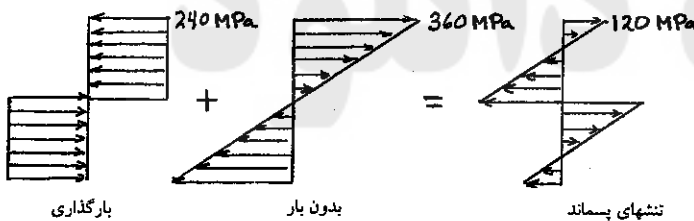
$$M_p = 4896 \text{ kN.m} \quad \blacktriangleleft$$

مسئله ۸۷.۴

$$M_p = 29916 \times 10^3 \text{ N.m} \quad (\text{حل مسئله های ۷۳.۴ و ۷۷.۴ را ببینید})$$

$$I = 39645 \times 10^{-6} \text{ m}^4 \quad c = 0.045 \text{ m}$$

$$\sigma' = \frac{M_{\max} y}{I} = \frac{M_p c}{I} \quad \text{در} \quad y = c = 45 \text{ mm}$$



$$\sigma' = \frac{(29916 \times 10^3)(0.045)}{39645 \times 10^{-6}} = 360 \times 10^6 \text{ Pa}$$

$$\sigma_{\text{پسماند}} = \sigma' - \sigma_Y = 360 \times 10^6 - 240 \times 10^6 = 120 \times 10^6 \text{ Pa}$$

$$\sigma_{\text{پسماند}} = 120 \text{ MPa} \quad \blacktriangleleft$$

مسئله ۸۸.۴

$$M_p = 27954 \times 10^3 \text{ N.m} \quad (\text{حل مسئله های ۷۴.۴ و ۷۸.۴ را ببینید})$$

$$I = 395775 \times 10^{-6} \text{ m}^4 \quad c = 0.045 \text{ m}$$

$$\sigma' = \frac{M_{\max} y}{I} = \frac{M_p c}{I} \quad \text{در} \quad y = c$$

$$\sigma' = \frac{(27954 \times 10^3)(0.045)}{395775 \times 10^{-6}} = 34694 \times 10^6 \text{ Pa}$$

$$A_1 = (50)(36) = 1800 \text{ mm}^2, \quad \bar{y}_1 = 18 \text{ mm}$$

$$A_1 \bar{y}_1 = 32376 \times 10^3 \text{ mm}^3$$

$$A_2 = (50)(14) = 700 \text{ mm}^2, \quad \bar{y}_2 = 7 \text{ mm}$$

$$A_2 \bar{y}_2 = 4900 \times 10^3 \text{ mm}^3$$

$$A_3 = (20)(30) = 600 \text{ mm}^2, \quad \bar{y}_3 = 29 \text{ mm}$$

$$A_3 \bar{y}_3 = 17340 \times 10^3 \text{ mm}^3$$

$$A_4 = (50)(10) = 500 \text{ mm}^2, \quad \bar{y}_4 = 49 \text{ mm}$$

$$A_4 \bar{y}_4 = 24500 \times 10^3 \text{ mm}^3$$

$$A_1 \bar{y}_1 + A_2 \bar{y}_2 + A_3 \bar{y}_3 + A_4 \bar{y}_4 = 79926 \times 10^3 \text{ mm}^3 = 79.926 \times 10^{-3} \text{ m}^3$$

$$M_p = \sigma_Y \sum A_i \bar{y}_i = (240 \times 10^6)(79.926 \times 10^{-3}) = 19308 \times 10^3 \text{ N.m}$$

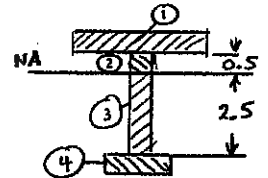
$$M_p = 19301 \text{ kN.m} \quad \blacktriangleleft$$

مسئله ۸۳.۴

مساحت کل

$$A = (2)\left(\frac{1}{2}\right) + \left(\frac{1}{2}\right)(3) + (2)\left(\frac{1}{2}\right) = 4.5 \text{ in}^2$$

$$\frac{1}{Y} A = 2.25 \text{ in}^2$$



$$A_1 = 2.00 \text{ in}^2, \quad \bar{y}_1 = 0.75, \quad A_1 \bar{y}_1 = 1.50 \text{ in}^3$$

$$A_2 = 0.75 \text{ in}^2, \quad \bar{y}_2 = 0.25, \quad A_2 \bar{y}_2 = 0.1875 \text{ in}^3$$

$$A_3 = 1.50 \text{ in}^2, \quad \bar{y}_3 = 1.25, \quad A_3 \bar{y}_3 = 1.875 \text{ in}^3$$

$$A_4 = 1.00 \text{ in}^2, \quad \bar{y}_4 = 2.75, \quad A_4 \bar{y}_4 = 2.75 \text{ in}^3$$

$$M_p = \sigma_Y (A_1 \bar{y}_1 + A_2 \bar{y}_2 + A_3 \bar{y}_3 + A_4 \bar{y}_4)$$

$$= (36)(1.50 + 0.1875 + 1.875 + 2.75) = 211.5 \text{ kip.in} \quad \blacktriangleleft$$

مسئله ۸۴.۴

مساحت کل

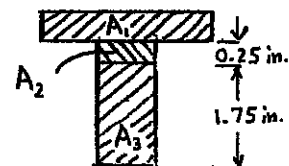
$$A = (3)(0.75) + (1)(2) = 3.75 \text{ in}^2$$

$$\frac{1}{Y} A = 1.75 \text{ in}^2 \quad y_n = \frac{\frac{1}{Y} A}{b} = \frac{1.75}{1} = 1.75 \text{ in}$$

$$A_1 = (3)(0.75) = 2.25 \text{ in}^2, \quad \bar{y}_1 = 0.75 \text{ in}, \quad A_1 \bar{y}_1 = 1.6875 \text{ in}^3$$

$$A_2 = (1)(0.75) = 0.75 \text{ in}^2, \quad \bar{y}_2 = 0.125 \text{ in}, \quad A_2 \bar{y}_2 = 0.09375 \text{ in}^3$$

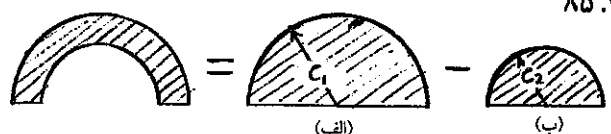
$$A_3 = (1)(1.75) = 1.75 \text{ in}^2, \quad \bar{y}_3 = 0.875 \text{ in}, \quad A_3 \bar{y}_3 = 1.53125 \text{ in}^3$$



$$M_p = \sigma_Y (A_1 \bar{y}_1 + A_2 \bar{y}_2 + A_3 \bar{y}_3)$$

$$= 48(1.6875 + 0.09375 + 1.53125) = 111.0 \text{ kip.in} \quad \blacktriangleleft$$

مسئله ۸۵.۴



مسئله ۹۱.۴

حل مسئله ۷۳.۴ را برای توزیع کوپل خمشی و تنش، در طول بارگذاری را ببینید.
 $M = 28,08 \times 10^3 \text{ N.m}$ $y_G = 15 \text{ mm} = 0.015 \text{ m}$
 $E = 200 \text{ GPa}$ $\sigma_Y = 240 \text{ MPa}$
 $I = 3,9645 \times 10^{-1} \text{ m}^4$ $c = 0.045 \text{ m}$

(الف)

$$\sigma' = \frac{Mc}{I} = \frac{(28,08 \times 10^3)(0.045)}{3,9645 \times 10^{-1}} = 346,7 \times 10^1 \text{ Pa} = 346,7 \text{ MPa}$$

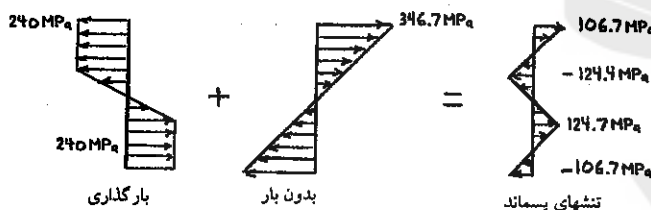
$$\sigma'' = \frac{My_G}{I} = \frac{(28,08 \times 10^3)(0.015)}{3,9645 \times 10^{-1}} = 115,6 \times 10^1 \text{ Pa} = 115,6 \text{ MPa}$$

در $y = c$

$$\sigma_{\text{بسماند}} = \sigma' - \sigma_Y = 346,7 - 240 = 106,7 \text{ MPa} \leftarrow$$

در $y = y_G$

$$\sigma_{\text{بسماند}} = \sigma'' - \sigma_Y = 115,6 - 240 = -124,4 \text{ MPa}$$



(ب)

$$\sigma_{\text{بسماند}} = 0 \therefore \frac{My}{I} - \sigma_Y = 0$$

$$y = \frac{I\sigma_Y}{M} = \frac{(3,9645 \times 10^{-1})(240 \times 10^1)}{28,08 \times 10^3} = 31,15 \times 10^{-3} \text{ m} = 31,15 \text{ mm}$$

جواب

$$y = -31,15 \text{ mm}, 0, 31,15 \text{ mm} \leftarrow$$

$$\sigma_{\text{بسماند}} = -124,4 \times 10^1 \text{ Pa} \quad y = y_G \text{ در (ج)}$$

$$\sigma = -\frac{Ey}{\rho} \therefore \rho = -\frac{Ey}{\sigma} = \frac{(200 \times 10^9)(0.015)}{-124,4 \times 10^1} = 24,1 \text{ m} \leftarrow$$

مسئله ۹۲.۴

حل مسئله ۷۵.۴ را برای توزیع کوپل خمشی و تنش ببینید.

$M = 406 \text{ kip.in}$ $y_G = 1.0 \text{ in}$
 $E = 29 \times 10^1 \text{ psi} = 29 \times 10^3 \text{ ksi}$ $\sigma_Y = 42 \text{ ksi}$
 $I = 14,6667 \text{ in}^4$ $c = 2 \text{ in}$

(الف)

$$\sigma' = \frac{Mc}{I} = \frac{(406)(2)}{14,6667} = 55,36 \text{ ksi}$$

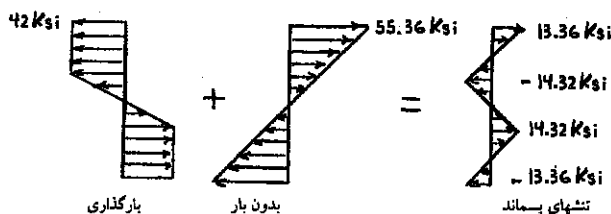
$$\sigma'' = \frac{My_G}{I} = \frac{(406)(1.0)}{14,6667} = 27,68 \text{ ksi}$$

در $y = c$

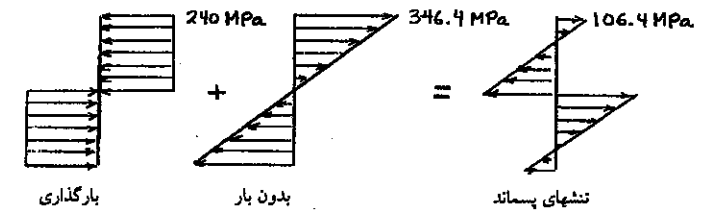
$$\sigma_{\text{بسماند}} = \sigma' - \sigma_Y = 55,36 - 42 = 13,36 \text{ ksi} \leftarrow$$

در $y = y_G$

$$\sigma_{\text{بسماند}} = \sigma'' - \sigma_Y = 27,68 - 42 = -14,32 \text{ ksi}$$



مسئله ۸۹.۴



$$\sigma_{\text{بسماند}} = \sigma' - \sigma_Y = 346,4 \times 10^1 - 240 \times 10^1 = 106,4 \times 10^1 \text{ Pa}$$

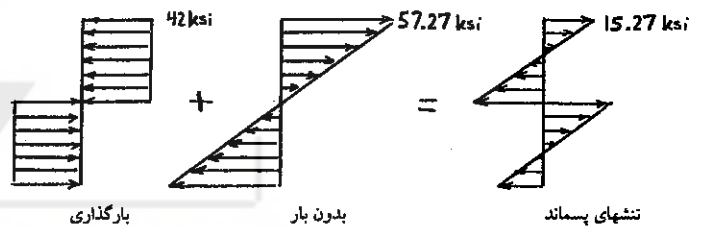
$$\sigma_{\text{بسماند}} = 106,4 \text{ MPa} \leftarrow$$

$M_p = 420 \text{ kip.in}$ (حل مسئله‌های ۷۵.۴ و ۷۹.۴ را ببینید)

$I = 14,6667 \text{ in}^4$, $c = 2 \text{ in}$

$$\sigma' = \frac{M_{\text{max}} y}{I} = \frac{M_p c}{I} \text{ در } y = c$$

$$\sigma' = \frac{(420)(2)}{14,6667} = 57,27 \text{ ksi}$$



$$y = 1 \text{ in} = \frac{1}{2} c \text{ در (الف)}$$

$$\sigma' = \frac{1}{2} (57,27) = 28,64 \text{ ksi}$$

$$\sigma_{\text{بسماند}} = -42 + 28,64 = -13,36 \text{ ksi} \leftarrow$$

در $y = 2 \text{ in} = c$ (ب)

$$\sigma' = 57,27 \text{ ksi}$$

$$\sigma_{\text{بسماند}} = -42 + 57,27 = 15,27 \text{ ksi} \leftarrow$$

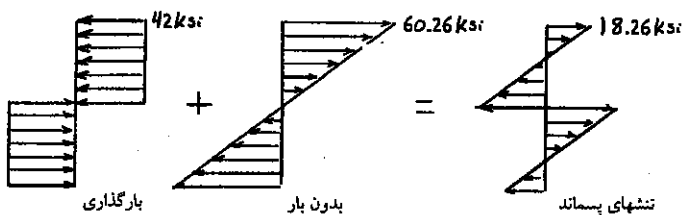
مسئله ۹۰.۴

$M_p = 462 \text{ kip.in}$ (حل مسئله‌های ۷۶.۴ و ۸۰.۴ را ببینید)

$I = 15,2333 \text{ in}^4$, $c = 2 \text{ in}$

$$\sigma' = \frac{M_{\text{max}} y}{I} = \frac{M_p c}{I} \text{ برای } y = c$$

$$\sigma' = \frac{(462)(2)}{15,2333} = 60,26 \text{ ksi}$$



$$y = 1 \text{ in} = \frac{1}{2} c \text{ در (الف)}$$

$$\sigma' = \frac{1}{2} (60,26) = 30,13 \text{ ksi}$$

$$\sigma_{\text{بسماند}} = -42 + 30,13 = -11,87 \text{ ksi} \leftarrow$$

در $y = 2 \text{ in} = c$ (ب)

$$\sigma' = 60,26 \text{ ksi}$$

$$\sigma_{\text{بسماند}} = -42 + 60,26 = 18,26 \text{ ksi} \leftarrow$$

برای خیز در C . $x = \frac{L}{\sqrt{2}}$ قرار دهید.

$$y_C = \frac{P}{EI} \left(\frac{1}{8} a L^2 - \frac{1}{4} a L^2 + \frac{1}{6} a^3 \right) = -\frac{Pa}{EI} \left(\frac{1}{8} L^2 - \frac{1}{6} a^2 \right)$$

داده‌ها:

$$I = 239 \times 10^6 \text{ mm}^4 = 239 \times 10^{-6} \text{ m}^4 \quad E = 200 \times 10^9 \text{ Pa}$$

$$P = 17.5 \times 10^3 \text{ N} \quad L = 2.5 \text{ m} \quad a = 0.8 \text{ m}$$

$$y_C = -\frac{(17.5 \times 10^3)(0.8)}{(200 \times 10^9)(239 \times 10^6)} \left\{ \frac{2.5^2}{8} - \frac{0.8^2}{6} \right\}$$

$$= -1.976 \times 10^{-3} \text{ m}$$

$$y_C = 1.976 \text{ mm} \downarrow \blacktriangleleft$$

مسئله ۱۷.۹

با توجه شرایط مرزی در A و B

$$w = \frac{w_0}{L^2} (\sqrt{2} L x - \sqrt{2} x^2)$$

$$\frac{dV}{dx} = -w = \frac{w_0}{L^2} (\sqrt{2} x^2 - \sqrt{2} L x)$$

$$\frac{dM}{dx} = V = \frac{w_0}{L^2} \left(\frac{\sqrt{2}}{3} x^3 - \sqrt{2} L x^2 \right) + C_1$$

$$M = \frac{w_0}{L^2} \left(\frac{1}{12} x^4 - \frac{\sqrt{2}}{3} L x^3 \right) + C_1 x + C_2$$

$$[x = 0, M = 0] \quad 0 = 0 + 0 + 0 + C_2 \quad C_2 = 0$$

$$[x = L, M = 0] \quad 0 = \frac{w_0}{L^2} \left(\frac{1}{12} L^4 - \frac{\sqrt{2}}{3} L^3 \right) + C_1 L + 0$$

$$C_1 = \frac{1}{\sqrt{2}} w_0 L^2$$

$$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = M = \frac{w_0}{L^2} \left(\frac{1}{12} x^4 - \frac{\sqrt{2}}{3} L x^3 + \frac{1}{\sqrt{2}} L^2 x^2 \right)$$

$$EI \frac{dy}{dx} = \frac{w_0}{L^2} \left(\frac{1}{15} x^5 - \frac{1}{6} L x^4 + \frac{1}{6} L^2 x^3 \right) + C_3$$

$$EI y = \frac{w_0}{L^2} \left(\frac{1}{90} x^6 - \frac{1}{30} L x^5 + \frac{1}{18} L^2 x^4 \right) + C_3 x + C_4$$

$$[x = 0, y = 0] \quad 0 = 0 + 0 + 0 + 0 + C_4 \quad C_4 = 0$$

$$[x = L, y = 0]$$

$$0 = \frac{w_0}{L^2} \left(\frac{1}{90} L^6 - \frac{1}{30} L^6 + \frac{1}{18} L^6 \right) + C_3 L + 0$$

$$C_3 = -\frac{1}{30} w_0 L^2$$

(الف) منحنی کشسان

$$y = \frac{w_0}{EIL^2} \left(\frac{1}{90} x^6 - \frac{1}{30} L x^5 + \frac{1}{18} L^2 x^4 - \frac{1}{30} L^2 x^3 \right) \blacktriangleleft$$

$$\frac{dy}{dx} = \frac{w_0}{EIL^2} \left(\frac{1}{15} x^5 - \frac{1}{6} L x^4 + \frac{1}{6} L^2 x^3 - \frac{1}{30} L^2 x^2 \right)$$

(ب) شیب در انتهای A . با قرار دادن $x = 0$ در $\frac{dy}{dx}$

$$y_C = \frac{M_0}{\sqrt{2} EI} \left[\left(\frac{L}{\sqrt{2}} \right)^2 - (L) \left(\frac{L}{\sqrt{2}} \right) + a^2 \right] = -\frac{M_0}{\sqrt{2} EI} (L^2 - \sqrt{2} a^2)$$

داده‌ها:

$$M_0 = 310 \times 10^3 \text{ N.m}, \quad L = 2.5 \text{ m}, \quad a = 0.8 \text{ m}, \quad E = 200 \times 10^9 \text{ Pa}$$

$$I = 202 \times 10^6 \text{ mm}^4 = 202 \times 10^{-6} \text{ m}^4 \quad EI = 60.4 \times 10^6 \text{ N.m}^2$$

$$y_C = -\frac{310 \times 10^3}{(\sqrt{2})(60.4 \times 10^6)} \left[(2.5)^2 - (\sqrt{2})(0.8)^2 \right] = -3.705 \times 10^{-3}$$

$$y_C = 3.705 \text{ mm} \downarrow \blacktriangleleft$$

مسئله ۱۶.۹

فقط قسمت ABC ، و تقارن حول C را در نظر بگیرید

عکس‌العملها:

شرایط مرزی:

$$R_A = R_E = P$$

$$[x = 0, y = 0] \quad [x = a, y = y] \quad \left[x = a, \frac{dy}{dx} = \frac{dy}{dx} \right]$$

$$\left[x = \frac{L}{\sqrt{2}}, \frac{dy}{dx} = 0 \right]$$

$$0 < x < a$$

$$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = M = Px$$

$$EI \frac{dy}{dx} = \frac{1}{\sqrt{2}} Px^2 + C_1 \quad (1)$$

$$EI y = \frac{1}{6} Px^3 + C_1 x + C_2 \quad (2)$$

$$[x = 0, y = 0] \rightarrow C_2 = 0$$

$$a < x < L - a$$

$$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = M = Pa$$

$$EI \frac{dy}{dx} = Pa x + C_3$$

$$EI y = \frac{1}{2} Pa x^2 + C_3 x + C_4$$

$$\left[x = \frac{L}{\sqrt{2}}, \frac{dy}{dx} = 0 \right] \rightarrow C_3 = -\frac{1}{\sqrt{2}} PaL$$

$$\left[x = \frac{L}{\sqrt{2}}, \frac{dy}{dx} = \frac{dy}{dx} \right] \quad \frac{1}{\sqrt{2}} Pa^2 + C_1 = Pa^2 - \frac{1}{\sqrt{2}} PaL$$

$$C_1 = \frac{1}{\sqrt{2}} Pa^2 - \frac{1}{\sqrt{2}} PaL$$

$$\left[x = \frac{L}{\sqrt{2}}, y = y \right]$$

$$\frac{1}{6} Pa^3 + \left(\frac{1}{\sqrt{2}} Pa^2 - \frac{1}{\sqrt{2}} PaL \right) a = \frac{1}{\sqrt{2}} Pa^2 - \frac{1}{\sqrt{2}} Pa^2 L + C_4$$

$$C_4 = \frac{1}{6} Pa^3$$

(الف) منحنی کشسان برای بخش BD

$$y = \frac{1}{EI} \left(\frac{1}{\sqrt{2}} Pa x^2 + C_3 x + C_4 \right) = \frac{P}{EI} \left(\frac{1}{\sqrt{2}} a x^2 - \frac{1}{\sqrt{2}} a L x + \frac{1}{6} a^3 \right) \blacktriangleleft$$

مسئله ۱۹.۹

عکس‌العملها از نظر استاتیکی نامعین‌اند. شرایط مرزی در سمت چپ نشان داده شده است. با استفاده از جسم آزاد AJ

$$\rightarrow \Sigma M_J = 0: M_0 - R_A x + M = 0$$

$$M = R_A x - M_0$$

$$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = R_A x - M_0$$

$$EI \frac{dy}{dx} = \frac{1}{2} R_A x^2 - M_0 x + C_1$$

$$\left[x = L, \frac{dy}{dx} = 0 \right] \quad 0 = \frac{1}{2} R_A L^2 - M_0 L + C_1$$

$$C_1 = M_0 L - \frac{1}{2} R_A L^2$$

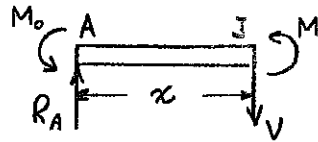
$$EI y = \frac{1}{6} R_A x^3 - \frac{1}{2} M_0 x^2 + C_1 x + C_2$$

$$[x = 0, y = 0] \rightarrow C_2 = 0$$

$$[x = L, y = 0]$$

$$0 = \frac{1}{6} R_A L^3 - \frac{1}{2} M_0 L^2 + \left(M_0 L - \frac{1}{2} R_A L^2 \right) L + 0$$

$$R_A = \frac{2}{3} \frac{M_0}{L} \uparrow \blacktriangleleft$$



مسئله ۲۰.۹

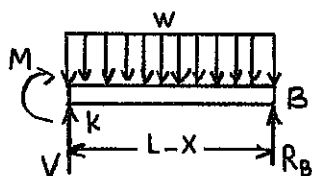
عکس‌العملها از نظر استاتیکی نامعین‌اند. شرایط مرزی در سمت چپ نشان داده شده است. با استفاده از جسم آزاد KB

$$\rightarrow M_K = 0: R_B(L-x) - w(L-x)\left(\frac{L-x}{2}\right) - M = 0$$

$$M = R_B(L-x) - \frac{1}{2} w(L-x)^2$$

$$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = R_B(L-x) - \frac{1}{2} w(L-x)^2$$

$$EI \frac{dy}{dx} = -\frac{1}{2} R_B(L-x)^2 + \frac{1}{6} w(L-x)^3 + C_1$$



$$\left[x = 0, \frac{dy}{dx} = 0 \right]: \quad 0 = -\frac{1}{2} R_B L^2 + \frac{1}{6} w L^3 + C_1$$

$$C_1 = \frac{1}{2} R_B L^2 - \frac{1}{6} w L^3$$

$$EI y = \frac{1}{6} R_B(L-x)^3 - \frac{1}{24} w(L-x)^4 + C_1 x + C_2$$

$$\frac{dy}{dx} \Big|_A = -\frac{1}{30} \frac{w_0 L^2}{EI}$$

$$\theta_A = \frac{1}{30} \frac{w_0 L^2}{EI} \nabla \blacktriangleleft$$

(ج) خیز در نقطه وسط. با قرار دادن $x = \frac{L}{2}$ در y

$$y_C = \frac{w_0 L^4}{EI} \left\{ \left(\frac{1}{90} \right) \left(\frac{1}{2} \right)^4 - \left(\frac{1}{30} \right) \left(\frac{1}{2} \right)^3 + \frac{1}{18} \left(\frac{1}{2} \right)^2 - \frac{1}{30} \left(\frac{1}{2} \right) \right\}$$

$$= \frac{w_0 L^4}{EI} \left\{ \frac{1}{5760} - \frac{1}{460} + \frac{1}{144} - \frac{1}{60} \right\} = -\frac{61}{5760} \frac{w_0 L^4}{EI}$$

$$y_C = \frac{61}{5760} \frac{w_0 L^4}{EI} \downarrow \blacktriangleleft$$

مسئله ۱۸.۹

شرایط مرزی در سمت چپ نشان داده شده است

$$\frac{dV}{dx} = -w = -w_0 \left[1 - \frac{2}{3} \left(\frac{x}{L} \right) + \frac{2}{3} \left(\frac{x}{L} \right)^2 \right]$$

$$V = -w_0 \left[x - \frac{2x^2}{L} + \frac{x^3}{L^2} \right] + C_V$$

$$[x = L, V = 0]:$$

$$0 = -w_0 [L - 2L + L] + C_V = 0 \quad C_V = 0$$

$$\frac{dM}{dx} = V = -w_0 \left[x - \frac{2x^2}{L} + \frac{x^3}{L^2} \right]$$

$$M = -w_0 \left[\frac{x^2}{2} - \frac{2x^3}{3L} + \frac{x^4}{4L^2} \right] + C_M$$

$$[x = L, M = 0]:$$

$$0 = -w_0 \left[\frac{1}{2} L^2 - \frac{2}{3} L^2 + \frac{1}{4} L^2 \right] + C_M \quad C_M = \frac{1}{12} w_0 L^2$$

$$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = M = -w_0 \left[\frac{1}{2} x^2 - \frac{2}{3} \frac{x^3}{L} + \frac{1}{4} \frac{x^4}{L^2} - \frac{1}{12} L^2 \right]$$

$$EI \frac{dy}{dx} = -w_0 \left[\frac{1}{6} x^3 - \frac{1}{6} \frac{x^4}{L} + \frac{1}{20} \frac{x^5}{L^2} - \frac{1}{12} L^2 x \right] + C_1$$

$$\left[x = 0, \frac{dy}{dx} = 0 \right] \rightarrow C_1 = 0$$

$$EI y = -w_0 \left[\frac{1}{24} x^4 - \frac{1}{30} \frac{x^5}{L} + \frac{1}{120} \frac{x^6}{L^2} - \frac{1}{24} L^2 x^2 \right] + C_2$$

$$[x = 0, y = 0] \rightarrow C_2 = 0$$

(الف) منحنی کشسان

$$y = -\frac{w_0}{EIL^2} \left(\frac{1}{24} L^4 x^4 - \frac{1}{30} L^3 x^5 + \frac{1}{120} L^2 x^6 - \frac{1}{24} L^2 x^2 \right) \blacktriangleleft$$

(ب) خیز در $x = L$

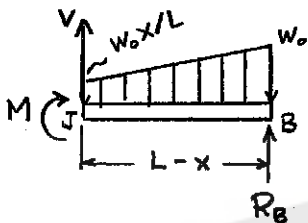
$$y_B = -\frac{w_0}{EIL^2} \left(\frac{1}{24} L^4 - \frac{1}{30} L^3 + \frac{1}{120} L^2 - \frac{1}{24} L^2 \right) = -\frac{w_0 L^4}{40EI}$$

$$y_B = \frac{w_0 L^4}{40EI} \downarrow \blacktriangleleft$$

$$M = R_B(L-x) - \frac{w_0}{\rho L} [\gamma L(L-x)^2 + x(L-x)^2]$$

$$= R_B(L-x) - \frac{w_0}{\rho L} [\gamma L^2 - \gamma L^2 x + \gamma L x^2 + xL^2 - \gamma L x^2 + x^2]$$

$$= R_B(L-x) - \frac{w_0}{\rho L} (x^2 - \gamma L^2 x + \gamma L^2)$$



$$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = R_B(L-x) - \frac{w_0}{\rho L} (x^2 - \gamma L^2 x + \gamma L^2)$$

$$EI \frac{dy}{dx} = R_B(Lx - \frac{1}{\gamma} x^2) - \frac{w_0}{\rho L} (\frac{1}{\gamma} x^3 - \frac{\gamma}{\gamma} L^2 x^2 + \gamma L^2 x) + C_1$$

$$EI y = R_B(\frac{1}{\gamma} Lx^2 - \frac{1}{\rho} x^3) - \frac{w_0}{\rho L} (\frac{1}{\gamma_0} x^4 - \frac{1}{\gamma} L^2 x^3 + L^2 x^2) + C_1 x + C_2$$

$[x = 0, y = 0] \rightarrow C_2 = 0$

$[x = 0, \frac{dy}{dx} = 0] \rightarrow C_1 = 0$

$[x = L, y = 0] \quad 0 = R_B L^2 (\frac{1}{\gamma} - \frac{1}{\rho}) - \frac{w_0 L^3}{\rho} (\frac{1}{\gamma_0} - \frac{1}{\gamma} + 1)$

$\frac{1}{\gamma} R_B = (\frac{1}{\rho}) (\frac{11}{\gamma_0}) w_0 L \quad R_B = \frac{11}{\gamma_0} w_0 L \uparrow \blacktriangleleft$

مسئله ۲۳.۹

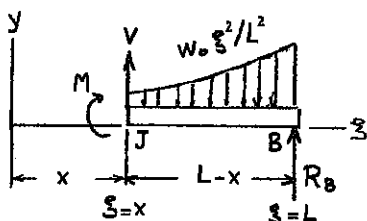
عکس‌العملها از نظر استاتیکی نامعین‌اند. شرایط مرزی در سمت چپ نشان داده شده است. با استفاده از جسم آزاد JB:

$\sum M_J = 0: -M + \int_x^L \frac{w_0}{L^2} \xi^2 (\xi - x) d\xi + R_B(L-x) = 0$

$$M = \frac{w_0}{L^2} \int_x^L \xi^2 (\xi - x) d\xi - R_B(L-x)$$

$$= \frac{w_0}{L^2} (\frac{1}{\gamma} \xi^4 - \frac{1}{\gamma} x \xi^3) \Big|_x^L - R_B(L-x)$$

$$= \frac{w_0}{L^2} (\frac{1}{\gamma} L^4 - \frac{1}{\gamma} L^2 x + \frac{1}{\gamma} x^3) - R_B(L-x)$$



$$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = \frac{w_0}{L^2} (\frac{1}{\gamma} L^4 - \frac{1}{\gamma} L^2 x + \frac{1}{\gamma} x^3) - R_B(L-x)$$

$[x = 0, y = 0]: \quad 0 = \frac{1}{\rho} R_B L^2 - \frac{1}{\gamma \rho} w_0 L^2 + C_2$

$C_2 = -\frac{1}{\rho} R_B L^2 + \frac{1}{\gamma \rho} w_0 L^2$

$[x = L, y = 0]: \quad 0 = 0 - 0 + C_2 L + C_2$

$\frac{1}{\gamma} R_B L^2 - \frac{1}{\rho} w_0 L^2 - \frac{1}{\rho} R_B L^2 + \frac{1}{\gamma \rho} w_0 L^2 = 0$

$R_B = \frac{\gamma}{\lambda} w_0 L \uparrow \blacktriangleleft$

مسئله ۲۱.۹

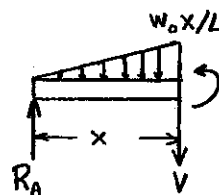
عکس‌العملها از نظر استاتیکی نامعین‌اند. شرایط مرزی در سمت چپ نشان داده شده است.

$w = \frac{w_0}{L} (L-x)$

$\frac{dV}{dx} = -w = -\frac{w_0}{L} (L-x)$

$\frac{dM}{dx} = V = -\frac{w_0}{L} (Lx - \frac{1}{\gamma} x^2) + R_A$

$M = -\frac{w_0}{L} (\frac{1}{\gamma} Lx^2 - \frac{1}{\rho} x^3) + R_A x$



$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = -\frac{w_0}{L} (\frac{1}{\gamma} Lx^2 - \frac{1}{\rho} x^3) + R_A x$

$EI \frac{dy}{dx} = -\frac{w_0}{L} (\frac{1}{\rho} Lx^3 - \frac{1}{\gamma \rho} x^4) + \frac{1}{\gamma} R_A x^2 + C_1$

$EI y = -\frac{w_0}{L} (\frac{1}{\gamma \rho} Lx^4 - \frac{1}{\gamma_0 \rho} x^5) + \frac{1}{\rho} R_A x^3 + C_1 x + C_2$

$[x = 0, y = 0] \quad 0 = 0 + 0 + 0 + C_2 \quad C_2 = 0$

$[x = L, \frac{dy}{dx} = 0] \quad -\frac{w_0}{L} (\frac{1}{\rho} L^4 - \frac{1}{\gamma \rho} L^5) + \frac{1}{\gamma} R_A L^2 + C_1 = 0$

$C_1 = \frac{1}{\lambda} w_0 L^2 - \frac{1}{\gamma} R_A L^2$

$[x = L, y = 0]$

$-\frac{w_0}{L} (\frac{1}{\gamma \rho} L^5 - \frac{1}{\gamma_0 \rho} L^6) + \frac{1}{\rho} R_A L^3 + (\frac{1}{\lambda} w_0 L^2 - \frac{1}{\gamma} R_A L^2) L = 0$

$(\frac{1}{\gamma} - \frac{1}{\rho}) R_A = (\frac{1}{\lambda} - \frac{1}{\gamma \rho} + \frac{1}{\gamma_0 \rho}) w_0 L$

$\frac{1}{\gamma} R_A = \frac{11}{\gamma_0} w_0 L$

$R_A = \frac{11}{\gamma_0} w_0 L \uparrow \blacktriangleleft$

مسئله ۲۲.۹

عکس‌العملها از نظر استاتیکی نامعین‌اند. شرایط مرزی در سمت چپ نشان داده شده است. با استفاده از جسم آزاد JB:

$\sum M_J = 0: -M + R_B(L-x) + \frac{1}{\gamma} w_0 (L-x) \frac{\gamma}{\gamma} (L-x)$

$+ \frac{1}{\gamma} \frac{w_0 x}{L} (L-x) \frac{1}{\gamma} (L-x) = 0$

مسئله ۸۱.۱۱

(الف) دو نیروی P_B و P_C .

با استفاده از پیوست د، حالت ۱

$$\delta_{BB} = \frac{P_B(L/\gamma)^2}{\gamma EI} = \frac{1}{\gamma^2} \frac{P_B L^2}{EI}$$

$$\delta_{CB} = \delta_{BB} + \frac{L}{\gamma} \theta_B = \frac{1}{\gamma^2} \frac{P_B L^2}{EI} + \frac{L}{\gamma} \frac{P_B(L/\gamma)^2}{\gamma EI}$$

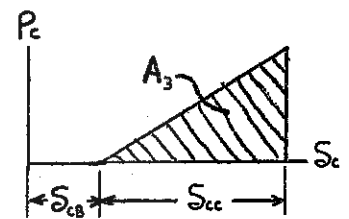
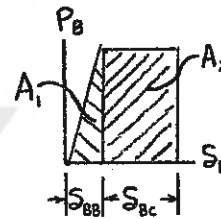
$$= \left(\frac{1}{\gamma^2} + \frac{1}{\gamma^3}\right) \frac{P_B L^2}{EI} = \frac{5}{\gamma^3} \frac{P_B L^2}{EI}$$

$$\delta_{CC} = \frac{1}{\gamma} \frac{P_C L^2}{EI}$$

$$\delta_{BC} = \frac{P_C}{\gamma EI} (\gamma L x^2 - x^2) = \frac{P_C}{\gamma EI} \left(\gamma L \left(\frac{L}{\gamma}\right)^2 - \left(\frac{L}{\gamma}\right)^2 \right) = \frac{5}{\gamma^3} \frac{P_C L^2}{EI}$$

$$U = A_1 + A_2 + A_3$$

با اعمال نخست P_B ، سپس P_C



$$U = \frac{1}{\gamma} P_B \delta_{BB} + P_B \delta_{BC} + \frac{1}{\gamma} P_C \delta_{CC}$$

$$= \frac{1}{\gamma^3} \frac{P_B L^2}{EI} + \frac{5}{\gamma^3} \frac{P_B P_C L^2}{EI} + \frac{1}{\gamma} \frac{P_C L^2}{EI}$$

با $P_B = P_C = P$

$$U = \left(\frac{1}{\gamma^3} + \frac{5}{\gamma^3} + \frac{1}{\gamma}\right) \frac{P^2 L^2}{EI} = \frac{\gamma}{\gamma^3} \frac{P^2 L^2}{EI}$$

روی AB:

$$M = Pv + P\left(v - \frac{L}{\gamma}\right) = P\left(2v - \frac{L}{\gamma}\right)$$

$$U_{AB} = \int_{L/\gamma}^L \frac{M^2}{\gamma EI} dv = \frac{P^2}{\gamma EI} \int_{L/\gamma}^L \left(4v^2 - 2Lv + \frac{1}{\gamma} L^2\right) dv$$

$$= \frac{P^2}{\gamma EI} \left\{ \frac{4}{3} \left[L^3 - \left(\frac{L}{\gamma}\right)^3 \right] - 2L \cdot \frac{1}{\gamma} \left[L^2 - \left(\frac{L}{\gamma}\right)^2 \right] + \frac{1}{\gamma} L^2 \left[L - \frac{L}{\gamma} \right] \right\}$$

$$= \frac{P^2}{\gamma EI} \left\{ \frac{4}{3} L^3 - \frac{4}{3\gamma^3} L^3 + \frac{2}{\gamma} L^3 - \frac{2}{\gamma^3} L^3 + \frac{1}{\gamma} L^3 \right\} = \frac{13}{\gamma^3} \frac{P^2 L^2}{EI}$$

روی BC: $M = Pv$

$$U_{BC} = \int_{L/\gamma}^L \frac{M^2}{\gamma EI} dv = \frac{P^2}{\gamma EI} \int_{L/\gamma}^L v^2 dv = \frac{P^2}{\gamma EI} \cdot \frac{1}{3} \left(\frac{L}{\gamma}\right)^3$$

$$= \frac{P^2 L^2}{\gamma^4 EI}$$

$$U = U_{AB} + U_{BC} = \left(\frac{13}{\gamma^3} + \frac{1}{\gamma^4}\right) \frac{P^2 L^2}{EI} = \frac{\gamma}{\gamma^4} \frac{P^2 L^2}{EI}$$

کل

مسئله ۸۲.۱۱

(الف) کوپلهای M_A و M_B .

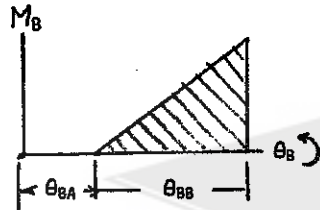
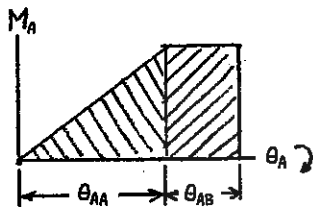
با استفاده از پیوست د، حالت ۷

$$\theta_{AA} = \frac{M_A L}{\gamma EI}$$

$$\theta_{BA} = \frac{M_A L}{\gamma EI}$$

$$\theta_{BB} = \frac{M_B L}{\gamma EI}$$

$$\theta_{AB} = \frac{M_B L}{\gamma EI}$$



$$U = A_1 + A_2 + A_3$$

نخست با اعمال M_A ، سپس M_B

$$U = \frac{1}{\gamma} M_A \theta_{AA} + M_A \theta_{AB} + \frac{1}{\gamma} M_B \theta_{BB}$$

$$= \frac{1}{\gamma} \frac{M_A^2 L}{EI} + \frac{1}{\gamma} \frac{M_A M_B L}{EI} + \frac{1}{\gamma} \frac{M_B^2 L}{EI}$$

با $M_A = M_B = M$

$$U = \frac{1}{\gamma} \frac{M^2 L}{EI}$$

(ب) گشتاور خمشی $M = M$

$$U = \int_0^L \frac{M^2}{\gamma EI} dx = \frac{M^2 L}{\gamma EI}$$

مسئله ۸۳.۱۱

تغییر نیرو در D، از P تا Q

عکس‌العملها

$$R_A = \frac{1}{\gamma} (Q - P) \uparrow, \quad R_E = \frac{1}{\gamma} (\gamma P + Q) \uparrow$$

$$U = U_{AD} + U_{DE} + U_{EB}$$

انرژی کرنش

$$\delta_D = \frac{\partial U}{\partial Q} = \frac{\partial U_{AD}}{\partial Q} + \frac{\partial U_{DE}}{\partial Q} + \frac{\partial U_{EB}}{\partial Q}$$

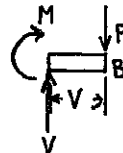
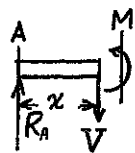
تغییر مکان نقطه D

قسمت AD

$$U_{AD} = \int_0^{L/\gamma} \frac{M^2}{\gamma EI} dx$$

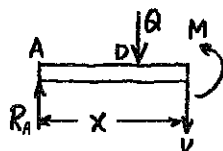
$$M = R_A x = \frac{1}{\gamma} (Q - P)x$$

$$\frac{\partial M}{\partial Q} = \frac{1}{\gamma} x$$



با $M = 0, Q = P$

$$\frac{\partial U_{AD}}{\partial Q} = \int_0^{L/\gamma} \frac{M}{EI} \frac{\partial M}{\partial Q} dx = 0$$



قسمت DE

$$U_{DE} = \int_{L/\gamma}^L \frac{M^2}{\gamma EI} dx$$

$$\frac{\partial U_{AD}}{\partial M} = \int_0^{L/2} \frac{M}{EI} \frac{\partial M}{\partial M} dx = 0$$

$$U_{DE} = \int_{L/2}^L \frac{M'}{\sqrt{EI}} dx$$

$$M = R_A x - P\left(x - \frac{L}{2}\right) - M' = \frac{M'}{L} x - P\left(x - \frac{L}{2}\right) - M'$$

$$\frac{\partial M}{\partial M'} = \left(\frac{x}{L} - 1\right)$$

$$M = -P\left(x - \frac{L}{2}\right), M' = 0 \text{ با}$$

$$\frac{\partial U_{DE}}{\partial M'} = \int_{L/2}^L \frac{M}{EI} \frac{\partial M}{\partial M'} dx$$

$$= -\frac{P}{EI} \int_{L/2}^L \left(\frac{x}{L} - 1\right) \left(x - \frac{L}{2}\right) dx$$

$$= \frac{P}{\sqrt{EI}L} \int_{L/2}^L (L-x)(2x-L) dx$$

$$= \frac{P}{\sqrt{EI}L} \int_{L/2}^L (\sqrt{L}x - \sqrt{x}^2 - L^2) dx$$

$$\frac{\partial U_{DE}}{\partial M'} = \frac{P}{\sqrt{EI}L} \left(\frac{\sqrt{L}}{2} Lx^2 - \frac{\sqrt{L}}{3} x^3 - L^2 x\right) \Big|_{L/2}^L$$

$$\frac{\partial U_{DE}}{\partial M'} = \frac{PL^2}{\sqrt{EI}L} \left[\frac{\sqrt{L}}{2} - \frac{\sqrt{L}}{3} - 1 - \left(\frac{\sqrt{L}}{2}\right)\left(\frac{1}{4}\right) + \left(\frac{\sqrt{L}}{2}\right)\left(\frac{1}{8}\right) + \frac{1}{2}\right] = \frac{PL^2}{\sqrt{EI}L}$$

$$U_{EB} = \int_0^{L/2} \frac{M'}{\sqrt{EI}} dv$$

$$M = -Pv \quad \frac{\partial M}{\partial M'} = 0$$

$$\frac{\partial U_{EB}}{\partial M'} = \int_0^{L/2} \frac{M}{EI} \frac{\partial M}{\partial M'} dv = 0$$

$$\theta_D = 0 + \frac{PL^2}{\sqrt{EI}} + 0$$

شیب در نقطه D

$$\theta_D = \frac{PL^2}{\sqrt{EI}} \curvearrowleft$$

مسئله ۱۱.۸۵

اضافه نیروی Q در نقطه D

$$U = \int_0^L \frac{M'}{\sqrt{EI}} dx$$

$$\delta_D = \frac{\partial U}{\partial Q} = \int_0^L \frac{M}{EI} \frac{\partial M}{\partial Q} dx = \frac{1}{EI} \int_0^L M \frac{\partial M}{\partial Q} dx$$

روی قسمت AD

$$0 < x < \frac{L}{2} \quad M = -Px, \quad \frac{\partial M}{\partial Q} = 0$$

روی قسمت DB

$$\frac{L}{2} < x < L \quad M = -Px - Q\left(x - \frac{L}{2}\right), \quad \frac{\partial M}{\partial Q} = -\left(x - \frac{L}{2}\right)$$

با قرار دادن Q = 0

$$M = R_A x - Q\left(x - \frac{L}{2}\right) = \frac{1}{2}(Q - P)x - Q\left(x - \frac{L}{2}\right)$$

$$= \frac{1}{2} Q(L - x) - \frac{1}{2} Px$$

$$\frac{\partial M}{\partial Q} = \frac{1}{2}(L - x)$$

$$M = -\frac{1}{2} P(2x - L), Q = P \text{ با}$$

$$\frac{\partial U_{DE}}{\partial Q} = \int_{L/2}^L \frac{M}{EI} \frac{\partial M}{\partial Q} dx = -\frac{P}{\sqrt{EI}} \int_{L/2}^L (2x - L)(L - x) dx$$

$$= -\frac{P}{\sqrt{EI}} \int_{L/2}^L (\sqrt{L}x - \sqrt{x}^2 - L^2) dx$$

$$= -\frac{P}{\sqrt{EI}} \left(\frac{\sqrt{L}}{2} Lx^2 - \frac{\sqrt{L}}{3} x^3 - L^2 x\right) \Big|_{L/2}^L$$

$$= -\frac{PL^2}{\sqrt{EI}} \left[\frac{\sqrt{L}}{2} - \frac{\sqrt{L}}{3} - 1 - \left(\frac{\sqrt{L}}{2}\right)\left(\frac{1}{4}\right) + \left(\frac{\sqrt{L}}{2}\right)\left(\frac{1}{8}\right) + \frac{1}{2}\right]$$

$$= -\frac{PL^2}{\sqrt{EI}}$$

قسمت EB

$$U_{EB} = \int_0^{L/2} \frac{M'}{\sqrt{EI}} dv$$

$$M = -Pv \quad \frac{\partial M}{\partial Q} = 0$$

$$\frac{\partial U_{EB}}{\partial Q} = \int_0^{L/2} \frac{M}{EI} \frac{\partial M}{\partial Q} dv = 0$$

تغییر مکان نقطه D

$$\delta_D = 0 - \frac{PL^2}{\sqrt{EI}} + 0 = -\frac{PL^2}{\sqrt{EI}} \downarrow$$

$$\delta_D = \frac{PL^2}{\sqrt{EI}} \uparrow \blacktriangleleft$$

مسئله ۱۱.۸۴

جمع M در نقطه D مطابق شکل نشان داده

عکس العملها

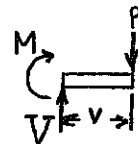
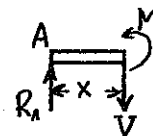
$$R_A = \frac{M}{L} \uparrow, \quad R_E = 2P - \frac{M}{L} \uparrow$$

$$U = U_{AD} + U_{DE} + U_{EB}$$

انرژی کرنش

$$\theta_D = \frac{\delta U}{\delta M} = \frac{\partial U_{AD}}{\partial M} + \frac{\partial U_{DE}}{\partial M} + \frac{\partial U_{EB}}{\partial M}$$

شیب در نقطه D

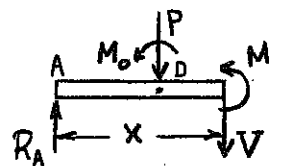


قسمت AD

$$U_{AD} = \int_0^{L/2} \frac{M'}{\sqrt{EI}} dx$$

$$M = R_A x = \frac{M}{L} x$$

$$\frac{\partial M}{\partial M} = \frac{x}{L}$$



با M = 0, M' = 0

$$\theta_A = \frac{1}{EI} \int_0^a \left(\frac{Pbx}{L} \right) \left(1 - \frac{x}{L} \right) dx + \frac{1}{EI} \int_0^b \frac{Pav}{L} \frac{v}{L} dv$$

$$= \frac{P}{EIL^2} \left(\frac{1}{3} bLa^2 - \frac{1}{3} ba^3 + \frac{1}{3} ab^3 \right)$$

$$= \frac{Pab}{6EIL^2} (2La - 2a^2 + 2b^2) \quad \swarrow$$

مسئله ۸۸.۱۱

با اعمال کوپل M_B در نقطه B مطابق شکل

$$R_A = \frac{1}{L} (M_A + M_B) \uparrow$$

عکس‌العملها

$$U = \int_0^L \frac{M^2}{2EI} dx$$

انرژی کرنش

$$\theta_B = \frac{\partial U}{\partial M_B}$$

شیب در نقطه B

$$M = R_A x - M_A = (M_A + M_B) \frac{x}{L} - M_A$$

$$\frac{\partial M}{\partial M_B} = \frac{x}{L}$$

$$M = M_A \left(\frac{x}{L} - 1 \right), \quad M_B = 0 \quad \text{با}$$

$$\frac{\partial U}{\partial M_B} = \int_0^L \frac{M}{EI} \frac{\partial M}{\partial M_B} dx = \frac{M_A}{EI} \int_0^L \left(\frac{x}{L} - 1 \right) \frac{x}{L} dx$$

$$= \frac{M_A}{EIL^2} \int_0^L (x - L)x dx$$

$$= \frac{M_A}{EIL^2} \int_0^L (x^2 - Lx) dx = \frac{M_A}{EI} \left(\frac{x^3}{3} - \frac{Lx^2}{2} \right) \Big|_0^L = -\frac{M_A L}{6EI}$$

$$\theta_B = -\frac{M_A L}{6EI} = \frac{M_A L}{6EI} \quad \swarrow \blacktriangleleft$$

مسئله ۸۹.۱۱

با اضافه کردن Q در نقطه D

عکس‌العملها

$$R_A = -\frac{Pa}{L} - \frac{1}{3} Q, \quad R_E = \frac{P(a+L)}{L} - \frac{1}{3} Q$$

$$U = U_{AD} + U_{DE} + U_{EB}, \quad \delta_D = \frac{\partial U}{\partial Q}$$

روی قسمت AD :

$$U_{AD} = \int_0^{L/3} \frac{M^2}{2EI} dx, \quad M = R_A x = -\frac{Pa}{L} x - \frac{1}{3} Qx$$

$$\frac{\partial M}{\partial Q} = -\frac{1}{3} x$$

با قرار دادن $Q = 0$

$$\delta_D = \frac{1}{EI} \int_0^{L/3} (-Px)(0) dx + \frac{1}{EI} \int_{L/3}^L (-Px) \left[-\left(x - \frac{L}{3} \right) \right] dx$$

$$= \frac{P}{EI} \int_{L/3}^L \left(x^2 - \frac{L}{3} x \right) dx$$

$$= \frac{P}{EI} \left\{ \frac{1}{3} L^3 - \frac{1}{3} \left(\frac{L}{3} \right)^3 - \left(\frac{L}{3} \right) \frac{1}{2} L^2 + \frac{L}{3} \frac{1}{2} \left(\frac{L}{3} \right)^2 \right\}$$

$$= \left(\frac{1}{3} - \frac{1}{24} - \frac{1}{6} + \frac{1}{16} \right) \frac{PL^3}{EI} = \frac{5}{48} \frac{PL^3}{EI} \quad \blacktriangleleft$$

مسئله ۸۶.۱۱

اضافه کوپل M در نقطه D

$$U = \int_0^L \frac{M^2}{2EI} dx$$

$$\theta_D = \frac{\partial U}{\partial M} = \int_0^L \frac{M}{EI} \frac{\partial M}{\partial M} dx = \frac{1}{EI} \int_0^L M \frac{\partial M}{\partial M} dx$$

روی قسمت AD :

$$0 < x < \frac{L}{3}, \quad M = -Px, \quad \frac{\partial M}{\partial M} = 0$$

روی قسمت DB :

$$\frac{L}{3} < x < L, \quad M = -Px - M, \quad \frac{\partial M}{\partial M} = -1$$

با قراردادن $M = 0$

$$\theta_D = \frac{1}{EI} \int_{L/3}^L (-Px)(-1) dx + \frac{1}{EI} \int_0^{L/3} (-Px)(-1) dx$$

$$= \frac{P}{EI} \int_{L/3}^L x dx = \frac{P}{EI} \left[\frac{1}{2} L^2 - \frac{1}{2} \left(\frac{L}{3} \right)^2 \right]$$

$$= \left(\frac{1}{2} - \frac{1}{18} \right) \frac{PL^2}{EI} = \frac{7}{18} \frac{PL^2}{EI} \quad \blacktriangleleft$$

مسئله ۸۷.۱۱

با اعمال M_A در نقطه A

عکس‌العملها:

$$R_A = \frac{Pb}{L} - \frac{M_A}{L}, \quad R_B = \frac{Pa}{L} + \frac{M_A}{L}$$

$$U = \int_0^L \frac{M^2}{2EI} dx = \frac{1}{2EI} \int_0^a M^2 dx + \frac{1}{2EI} \int_0^b M^2 dv$$

$$\theta_A = \frac{\partial U}{\partial M_A} = \frac{1}{EI} \int_0^a M \frac{\partial M}{\partial M_A} dx + \frac{1}{EI} \int_0^b M \frac{\partial M}{\partial M_A} dv$$

روی قسمت AD ($0 < x < a$):

$$M = M_A + R_A x = M_A \left(1 - \frac{x}{L} \right) + \frac{Pbx}{L}, \quad \frac{\partial M}{\partial M_A} = 1 - \frac{x}{L}$$

روی قسمت DB ($0 < v < b$):

$$M = R_B v = \frac{Pav}{L} + \frac{M_A v}{L}, \quad \frac{\partial M}{\partial M_A} = \frac{v}{L}$$

با قراردادن $M_A = 0$

پایان

BookLetDownload

جهت دانلود نسخه ی کامل محصول

روی دکمه زیر [کلیک](#) نمایید

دانلود نسخه ی کامل محصول