

《材料力學概要》

一、如圖 1 所示，有一軸力構件 AD，左端 A 處為固定端，右端 D 處受到軸力 $P=100\text{ kN}$ 向右作用。並且在 B 處受到軸力 $F_1=70\text{ kN}$ 向左作用，在 C 處受到軸力 F_2 向右作用。已知 AB 段與 CD 段為鋼製，彈性模數 $E_{st}=200\text{ GPa}$ ，AB 與 CD 段長度為 1 m ，截面積為 100 mm^2 ；而 BC 段為鋁製，彈性模數 $E_{al}=70\text{ GPa}$ ，BC 段長度 1 m ，截面積是 200 mm^2 。在 BC 段有一應變規量測軸向應變 $\varepsilon=10\text{ }\mu$ （其中 $\mu=10^{-6}$ ），請問 F_2 是多少？又求 D 端位移 δ_D 。（25 分）

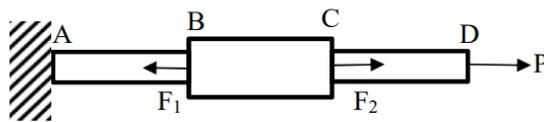


圖 1

試題評析	簡單的軸力桿件分析，由單軸虎克定理即可反算外力 F_2 ，接著再由各桿段伸縮量總和可得到 D 點位移值，別代錯數值一定可以得分！
考點命中	1.《國考材料力學重點暨題型解析》，高點文化出版，程中鼎編著，例題 2.1.8。 2.《材料力學》，高點文化出版，程中鼎編著，例題 2.1.2。

答：

1. 計算各桿軸力(內力)

由水平方向力平衡可求得各桿件內力：

$$\text{桿件 AB 段軸力 } S_{AB} = P + F_2 - F_1$$

$$\text{桿件 BC 段軸力 } S_{BC} = P + F_2$$

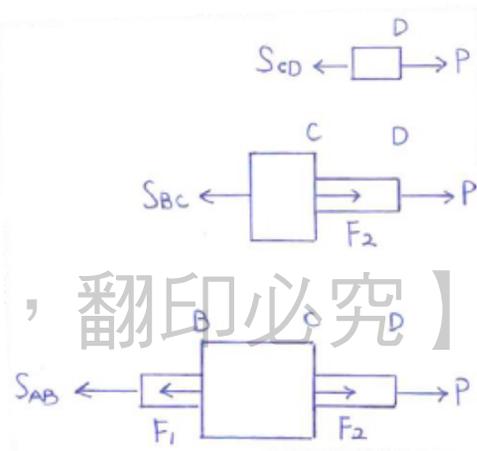
$$\text{桿件 CD 段軸力 } S_{CD} = P$$

2. 由 BC 段正向應變反求外力 F_2

$$\text{桿件 BC 段軸向應力 } \sigma_{BC} = \frac{S_{BC}}{A_{BC}} = \frac{P + F_2}{A_{BC}}$$

$$\text{桿件 BC 段正向應變 } \varepsilon_{BC} = \frac{\sigma_{BC}}{E_{al}} \Rightarrow 10\mu = \frac{\left(\frac{100 \times 10^3 + F_2}{200}\right)}{70 \times 10^3}$$

$$\Rightarrow F_2 = -99860\text{ N} = -99.86\text{ kN}(\leftarrow), \text{ 負值表方向與題意相反, 故 } F_2 \text{ 實為向左}$$



3. 計算D端位移 δ_D

$$\text{AB段伸縮量}\delta_{AB} = \frac{S_{AB}L_{AB}}{E_{st}A_{AB}} = \frac{(100 - 99.86 - 70) \times 10^3 \times (1 \times 10^3)}{(200 \times 10^3)(100)} = -3.493 \text{ mm}$$

$$\text{BC段伸縮量}\delta_{BC} = \frac{S_{BC}L_{BC}}{E_{al}A_{BC}} = \frac{(100 - 99.86) \times 10^3 \times (1 \times 10^3)}{(70 \times 10^3)(200)} = 0.010 \text{ mm}$$

$$\text{CD段伸縮量}\delta_{CD} = \frac{S_{CD}L_{CD}}{E_{st}A_{CD}} = \frac{(100 \times 10^3)(1 \times 10^3)}{(200 \times 10^3)(100)} = 5 \text{ mm}$$

$$\text{D點位移}\delta_D = (\text{不動A點}\delta_A = 0) + \delta_{AB} + \delta_{BC} + \delta_{CD} = 0 - 3.493 + 0.010 + 5 = \underline{1.517 \text{ mm}(\rightarrow)}$$

二、如圖 2 所示，有一簡支梁 AB，在梁上受到一分布載重 $w(x) = -x^2 + xL$ 作用。試求出梁的中央處 C 處的側向位移 v_C 。已知梁的彈性模數 $E = 200 \text{ GPa}$ ，梁的截面為矩形斷面，高度 h 為 60 cm ，寬度為 50 cm ，梁的長度 $L = 10 \text{ m}$ 。本題可能用到積分公式 $\int x^m dx = \frac{1}{m+1} x^{m+1}$ 。(25 分)

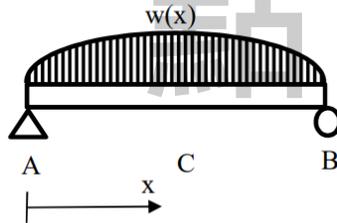


圖 2

試題評析	題目未給分布載重方向故可自由假設(一般都是向下居多); 本題從四階微分方程式開始起手做上來很簡單, 考場上不要粗心即可。
考點命中	1. 《國考材料力學重點暨題型解析》, 高點文化出版, 程中鼎編著, 例題5.1.9。 2. 《材料力學》, 高點文化出版, 程中鼎編著, 例題5.1.11。

答:

1. 計算載重函數 $w(x)$ ，並由梁四階微分方程式開始積分至撓度方程式

本題未給分布載重方向故假設向「下」，另座標系統逕行採用第一象限進行運算。特別注意在第一象限中載重函數 $w(x)$ 以向上(載重箭頭)為正、向下(載重箭頭)為負，本題在第一象限令載重函數 $w(x)$ 箭頭向下，因此載重函數 $w(x)$ 需自行手動加個負號：

$$w(x) = x^2 - xL$$

$$y'''' = \frac{w(x)}{EI} = \frac{x^2 - xL}{EI}$$

$$y''' = \left(\frac{1}{EI}\right)\left(\frac{x^3}{3} - \frac{Lx^2}{2} + C_1\right)$$

$$y'' = \left(\frac{1}{EI}\right)\left(\frac{x^4}{12} - \frac{Lx^3}{6} + C_1x + C_2\right)$$

$$y' = \left(\frac{1}{EI}\right)\left(\frac{x^5}{60} - \frac{Lx^4}{24} + \frac{C_1x^2}{2} + C_2x + C_3\right)$$

$$y = \left(\frac{1}{EI}\right)\left(\frac{x^6}{360} - \frac{Lx^5}{120} + \frac{C_1x^3}{6} + \frac{C_2x^2}{2} + C_3x + C_4\right)$$

2. 由梁邊界條件解出待定常數 C_1 、 C_2 、 C_3 及 C_4

在 A 點鉸支承 ($x=0$) 處，其撓度(位移)為零因此可寫出：

$$\Rightarrow \Delta_A = 0 \Rightarrow y(x=0) = 0 \Rightarrow C_4 = 0$$

在 A 點鉸支承 ($x=0$) 處，其彎矩值為零可寫出：

$$\Rightarrow M_A = 0 \Rightarrow y''(x=0) = 0 \Rightarrow C_2 = 0$$

在 B 點滾支承 ($x=L$) 處，其彎矩值為零可寫出：

$$\Rightarrow M_B = 0 \Rightarrow y''(x=L) = 0 \Rightarrow \left(\frac{1}{EI}\right)\left(\frac{L^4}{12} - \frac{L^4}{6} + C_1L\right) = 0 \Rightarrow C_1 = \frac{L^3}{12}$$

在B點滾支承($x=L$)處，其撓度(位移)為零因此可寫出：

$$\Rightarrow \Delta_B = 0 \Rightarrow y(x=L) = 0 \Rightarrow \left(\frac{1}{EI}\right)\left(\frac{L^6}{360} - \frac{L^6}{120} - \frac{L^3}{6} \times \frac{L^3}{12} + C_3L\right) = 0 \Rightarrow C_3 = \frac{-L^5}{120}$$

3. 計算梁中央處C處的側向位移 v_C

題目未給分布載重 $w(x)$ 的單位，假設其單位為N/m，因此側向位移 v_C 值為：

$$v_C = y\left(x = \frac{L}{2} = 5 \text{ m}\right) = \frac{1}{(200 \times 10^9)\left(\frac{0.5 \times 0.6^3}{12}\right)} \left(\frac{5^6}{360} - \frac{10 \times 5^5}{120} + \frac{5^3}{6} \times \frac{10^3}{12} - \frac{10^5}{120} \times 5\right)$$

$$\Rightarrow v_C = -1.471 \times 10^{-6} \text{ m (若 } w(x) \text{ 向下則 } v_C \text{ 向下；若 } w(x) \text{ 向上則 } v_C \text{ 向上)}$$

三、某點之應力狀態如圖 3 所示。試求其主軸應力 (principle stress)，和最大剪應力 (maximum shear stress) 及平均正應力。(25 分)

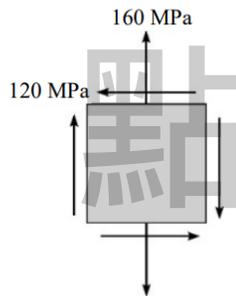


圖 3

試題評析 由應力莫爾圓觀念可以快速得到答案，這是完完全全的送分題。

考點命中 1. 《國考材料力學重點暨題型解析》，高點文化出版，程中鼎編著，例題6.2.1。
2. 《材料力學》，高點文化出版，程中鼎編著，例題6.2.3。

答：

【版權所有，翻印必究】

1. 寫出正向應力 σ_x 、 σ_y 及剪應力 τ_{xy} 值

採用拉逆為正符號系統， $\sigma_x = 0$ MPa、 $\sigma_y = 160$ MPa、 $\tau_{xy} = -120$ MPa。

2. 由應力莫爾圓觀念求主應力與最大剪應力

莫爾圓圓心及半徑計算如下：

$$\text{圓心}(\sigma_{\text{avg}}, 0) = \left(\frac{\sigma_x + \sigma_y}{2}, 0 \right) = \left(\frac{0 + 160}{2}, 0 \right) = (80, 0)$$

$$\text{半徑 } R = \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \right)^2 + \tau_{xy}^2} = \sqrt{\left(\frac{0 - 160}{2} \right)^2 + (-120)^2} = 144.222$$

由應力莫爾圓可知最大主應力 $\sigma_1 = \text{圓心} + \text{半徑}$ 、最小主應力 $\sigma_2 = \text{圓心} - \text{半徑}$ ：

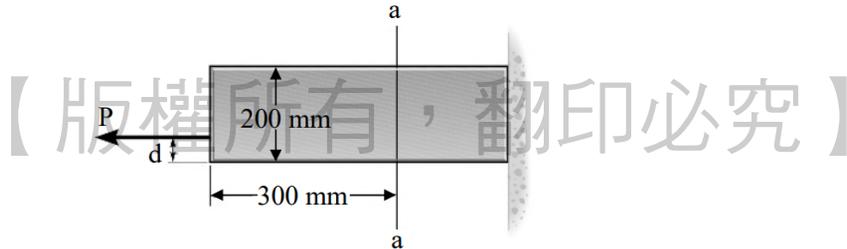
最大主應力 $\sigma_1 = \text{圓心} + \text{半徑} = 80 + 144.222 = \underline{224.222 \text{ MPa (拉應力)}}$

最小主應力 $\sigma_2 = \text{圓心} - \text{半徑} = 80 - 144.222 = \underline{-64.222 \text{ MPa (壓應力)}}$

最大剪應力 $\tau_{\text{max}} = \text{半徑 } R = \underline{144.222 \text{ MPa}}$

平均正應力 $\sigma_{\text{avg}} = \text{圓心 } x \text{ 座標值} = \underline{80 \text{ MPa (拉應力)}}$

四、如圖 4 所示，一水平力 $P = 100$ kN 作用於板的末端上。板厚 10 mm，而 P 則作用於板厚之中心線下方，且 $d = 30$ mm，請問 a-a 截面的正向應力最大值與最小值分別為多少？（25 分）

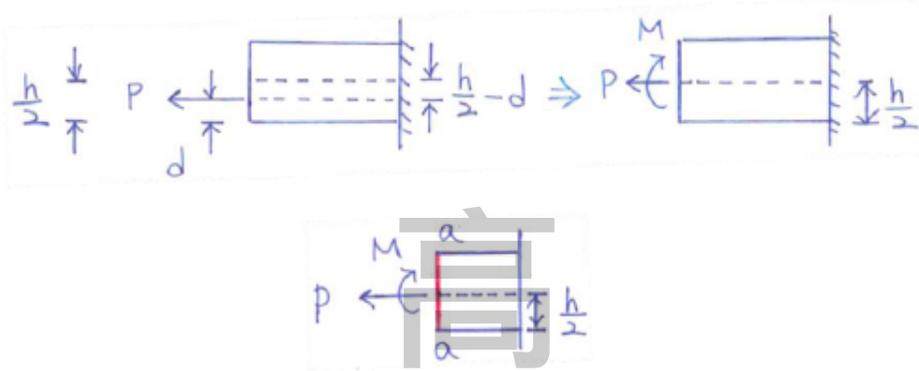


試題評析 將力量移回到斷面形心後便有軸力+彎矩效應，題目給的300mm實際上用不到。

考點命中 1.《國考材料力學重點暨題型解析》，高點文化出版，程中鼎編著，例題7.2.10。
2.《材料力學》，高點文化出版，程中鼎編著，例題7.2.3。

答：

Ans:



先將斷面偏心軸力 P 移回到矩形斷面形心。令 $h = 200 \text{ mm}$ 並依據力的平移技巧在斷面形心除了會有軸拉力 P 之外尚會有額外彎矩 $M = (P)(h/2 - d)$ 。接著畫出 a-a 截面上的內力，同樣是由軸拉力 P 與彎矩 M 之組合。在軸拉力 P 與正彎矩 M 的組合下，最大正向應力 σ_{\max} 會出現在斷面最下緣處：

$$\sigma_{\max} = \frac{P}{A} + \frac{My_{\max}}{I} = \frac{100 \times 10^3}{200 \times 10} + \frac{(100 \times 10^3)(200/2 - 30)(100)}{(10 \times 200^3/12)} = \underline{155 \text{ MPa (拉應力)}}$$

在軸拉力 P 與正彎矩 M 的組合下，最小正向應力 σ_{\min} 會出現在斷面最上緣處：

$$\sigma_{\min} = \frac{P}{A} - \frac{My_{\max}}{I} = \frac{100 \times 10^3}{200 \times 10} - \frac{(100 \times 10^3)(200/2 - 30)(100)}{(10 \times 200^3/12)} = \underline{-55 \text{ MPa (壓應力)}}$$

【版權所有，翻印必究】