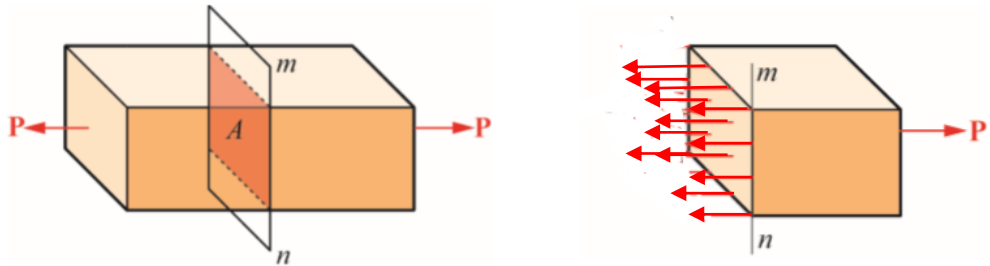


一、應力、應變

研究物體受外力作用後，其內力之分佈(應力)及形狀之變化(應變)。亦即研究材料之強度是否可以承受外力之荷重，以及瞭解該材料之剛性是否可以避免變形。

重點一 (一) 應力：單位面積所受的正向力，分為拉應力、壓應力，以 σ 表示。

1. 公式： $\sigma = \frac{P}{A}$

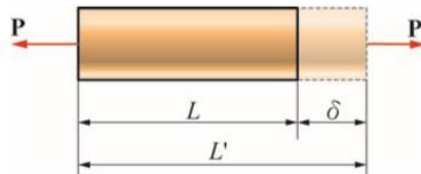


2. 單位： kgf/cm^2 ， $\text{Pa}=\text{N/m}^2$ ， $\text{psi}=\text{lb/in}^2$

$\times 1 \text{ N/cm}^2 = 10^4 \text{ N/m}^2 = 10^4 \text{ Pa}$ $1 \text{ MPa} = 10^6 \text{ Pa}$

重點二 (二) 應變：每單位長度的變形量，分為拉應變、壓應變，以 ϵ 表示。

1. 公式： $\epsilon = \frac{L' - L}{L} = \frac{\delta}{L}$



2. 單位：無因次單位

例 1. 若一圓形拉桿需承受一 3140kgf 之拉力，如所用拉桿材料應力不得超過 1000kgf/cm^2 ，試求此拉桿之最小半徑為：

(A)1cm (B)2cm (C)3cm (D)4cm。

[解]： $1000 = \frac{3140}{\pi \times r^2}$

$r = 1\text{cm}$

例 2. 有一電線長 5m，其應變為 0.0002，試問此電線之總應變量為若干？

(A)0.1mm (B)1mm (C)1cm (D)10cm。

[解]： $0.0002 = \frac{\delta}{5000}$

$\delta = 1\text{mm}$

二、應力應變圖

重點三

(一) 虎克定律：材料於**彈性限度內**，應力與應變成**正比**。

1. 公式： $\sigma = E \times \varepsilon$

2. 彈性係數(楊氏模數)：

$E = \frac{\sigma}{\varepsilon}$ ， E 在應力應變圖中表示其**斜率**，在比例限度內為一常數。

單位：**與應力 σ 相同**

3. 伸長量： $\delta = \frac{PL}{EA}$

4. 構件分成數段，由不同軸向力 P_i 、不同長度 L_i 、不同斷面積 A_i 及不同材質 E_i 之總應變量 $\delta = \sum \frac{P_i L_i}{E_i A_i}$ 。

例 9-4. 有一方形鋼棒，其斷面為 $10 \times 10 \text{ cm}$ ，長度 8 m ，今受軸向壓力 10 tf ，其彈性係數 $E = 2.0 \times 10^6 \text{ kgf/cm}^2$ ，試求此鋼棒之伸長量 δ 、應力 σ 、應變 ε 各為若干？（提示： $1 \text{ tf} = 1000 \text{ kgf}$ 即 $1 \text{ 噸力} = 1000 \text{ 公斤力}$ ）

[解]：

$$A = 10 \times 10 = 100 \text{ cm}^2 \quad l = 800 \text{ cm} \quad P = 1 \times 10^4 \text{ kgf} \quad E = 2.0 \times 10^6 \text{ kgf/cm}^2$$

$$\delta = \frac{P \times l}{E \times A} = \frac{-10^4 \times 8 \times 10^2}{2 \times 10^6 \times 10^2} = -4 \times 10^{-2} = -0.04 \text{ cm}$$

$$\sigma = \frac{P}{A} = \frac{-10^4}{10^2} = -10^2 = -100 \text{ kgf/cm}^2$$

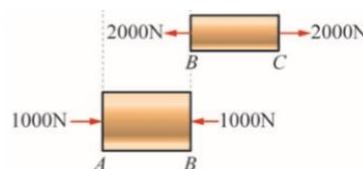
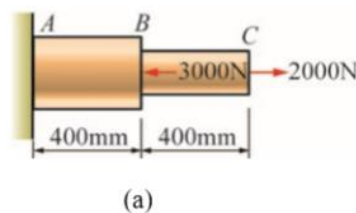
$$\varepsilon = \frac{\sigma}{E} = \frac{-10^2}{2 \times 10^6} = -5 \times 10^{-5} = -0.00005$$

例 9-5. 如圖 9-6(a)所示，一鋼棒左端為固定端，若 AB 段的斷面積為 400 mm^2 ， BC 段的斷面積為 200 mm^2 ，若其彈性係數 $E = 200 \text{ GPa}$ ，則總變形量 δ 應為若干？

[解]：

$$\therefore \delta = \delta_{AB} + \delta_{BC} = \frac{P_{AB} L_{AB}}{A_{AB} E} + \frac{P_{CD} L_{CD}}{A_{CD} E}$$

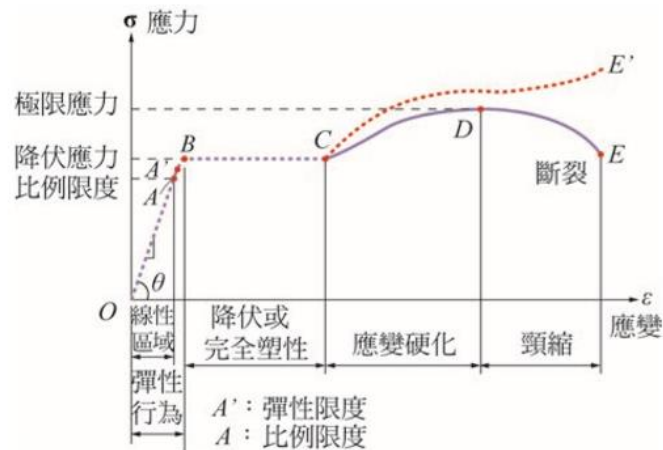
$$\begin{aligned} \therefore \delta &= \frac{-1000 \times 400}{400 \times 200 \times 10^3} + \frac{2000 \times 400}{200 \times 200 \times 10^3} \\ &= -0.005 + 0.02 \\ &= 0.015 \text{ mm} \end{aligned}$$



$$\times 1 \text{ GPa} = 10^9 \text{ N/m}^2 = 10^9 \times 10^{-6} \text{ N/mm}^2 = 10^3 \text{ N/mm}^2$$

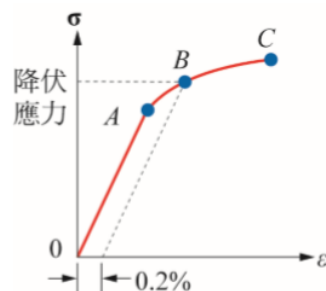
(二) 應力應變圖：

1. 延性材料：軟鋼、鋁、銅、鎂等



- (1) 線性區域 OA ：**A 點為比例限度**，為應力與應變成正比之最大界限。
- (2) 彈性區域 OA' ：**A' 點為彈性限度**，為外力移去後，材料能恢復原狀的最大界限。
- (3) 完全塑性 BC ：受外力變形無法恢復原狀。**B 點為降伏點**，即應力沒有明顯增加，但應變卻劇烈變化，稱為降伏現象。一般以 σ_y (降伏應力) 表示，**延性材料**設計以此應力除以**安全係數**作為**容許應力**。
- (4) 應變硬化 CD ：使材料承受應力之能力增加。**D 點**為材料所能承受之最大應力，稱為**極限應力**，一般以 σ_u 表示。**脆性材料**設計以此應力除以**安全係數**作為**容許應力**。
- (5) 頸縮 DE ：材料超過極限應力後，應力減少，應變急速增加，產生頸縮現象而斷裂。**E 點為斷裂點**。

2. 脆性材料：混凝土、鑄鐵、玻璃等



- (1) 材料在極限應力產生斷裂無頸縮現象。
- (2) 比例限度 OA
- (3) 沒有明顯降伏點，平行偏移 **0.2%** 交曲線於 B 點為**降伏點**

(三) 安全係數及工作應力

一般材料在設計時，為使各構件安全，**使用之應力通常低於降伏或極限應力甚多**，考慮在彈性限度內，防止永久變形產生。設計時所使用之應力，稱為容許應力或工作

應力，一般以 σ_w 表示。

重點五

(1) 延性材料之安全係數： $n = \frac{\sigma_y}{\sigma_w}$

(2) 脆性材料之安全係數： $n = \frac{\sigma_u}{\sigma_w}$

例 9-6. 有一直徑為 15cm 之混凝土圓柱，極限應力為 125MPa，今以此材料承受壓力作用，設其容許應力為 25MPa，試求此材料之安全係數。

[解]：

$$n = \frac{125}{25} = 5$$

例 9-7. 有一鋼桿承受 12560N 之荷重，若其降伏應力為 30MPa，安全係數為 3，試求 (1)鋼桿容許應力；(2)鋼桿之最小直徑 各為若干？

[解]：

$$\sigma_w = \frac{30}{3} = 10MPa$$

$$\sigma_w = \frac{P}{A} = \frac{12560}{3.14 \times D^2 / 4} = 10^4 N/m^2 \quad D=20mm$$

(四) 蒲松比

重點六

材料受軸向力產生伸長，而同時材料橫切方向產生收縮，而收縮應變 ϵ_t 與伸長應變 ϵ_l 之絕對比值稱為蒲松比 (ν)，亦是橫向應變與軸向應變之絕對比值。

$$(1) \text{ 公式： } \nu = \frac{\epsilon_t}{\epsilon_l} = \frac{\frac{b}{D}}{\frac{\delta}{L}} = \frac{bL}{D\delta}$$

(2) 一般材料之蒲松比不得超過 0.5，而金屬材料之蒲松比為 0.25~0.35。

$$(3) \text{ 蒲松數 } m = \frac{1}{\text{蒲松比}}$$

例 9-8. 一鋼桿長 1.5m，斷面的直徑為 2cm，受軸拉力作用而伸長 0.12cm，側向收縮為 0.00048cm，試求蒲松比 ν 。

[解]：

$$\epsilon_l = \frac{0.12}{150} = 0.0008 \quad \epsilon_t = \frac{0.00048}{2} = 0.00024$$

$$\nu = \frac{0.00024}{0.0008} = 0.3$$

例 9-9. 一鋼桿長 100cm，其斷面為 2cm×2cm，受 60tf 之軸拉力，已知彈性係數 $E=2.0 \times 10^6 \text{ kgf/cm}^2$ ，蒲松比 $\nu=0.3$ ，試求：

(1)總伸長量 δ ；(2)側向收縮量 b 。

$$[\text{解}] : L=100cm \quad A=4cm^2 \quad P=60 \times 10^3 kgf \quad E=2 \times 10^6 kgf/cm^2 \quad \nu=0.3$$

$$(1) \delta = \frac{PL}{AE} = \frac{(60 \times 10^3) \times 100}{(2 \times 2)(2.0 \times 10^6)} = 0.75 \text{cm}$$

$$(2) \nu = \frac{bL}{D\delta} \Rightarrow 0.3 = \frac{b \times 100}{2 \times 0.75} \Rightarrow b = 0.0045 \text{cm}$$

三、多向應力之應變相互影響

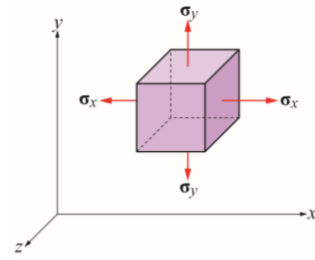
(一) 雙軸向應力之三軸向應變

1. x 應力之 x 應變：

$$\epsilon_x = \frac{\sigma_x}{E}$$

2. x 應力之 y 應變：

$$\epsilon_y = -\mu \epsilon_x = -\mu \times \frac{\sigma_x}{E}$$



(a) 雙軸向應力

※1.2. 單軸向應力之雙軸向應變

3. x,y 應力之 x 應變、y 應變

$$\epsilon_x = \frac{\sigma_x}{E} - \mu \frac{\sigma_y}{E} \quad \epsilon_y = \frac{\sigma_y}{E} - \mu \frac{\sigma_x}{E}$$

4. x,y 應力之 z 應變：

$$\epsilon_z = -\mu \frac{\sigma_x}{E} - \mu \frac{\sigma_y}{E}$$

表 9-1 雙軸向應力之應變分析表

重點七

$\sigma \backslash \epsilon$	x 軸之應變	y 軸之應變	z 軸之應變
僅承受 σ_x 作用	$\epsilon_x = \frac{\sigma_x}{E}$	$\epsilon_y = -\nu \epsilon_x = -\nu \frac{\sigma_x}{E}$	$\epsilon_z = -\nu \epsilon_x = -\nu \frac{\sigma_x}{E}$
僅承受 σ_y 作用	$\epsilon_x = -\nu \epsilon_y = -\nu \frac{\sigma_y}{E}$	$\epsilon_y = \frac{\sigma_y}{E}$	$\epsilon_z = -\nu \epsilon_y = -\nu \frac{\sigma_y}{E}$
同時承受 σ_x 及 σ_y 作用	$\epsilon_x = \frac{\sigma_x}{E} - \nu \frac{\sigma_y}{E}$	$\epsilon_y = \frac{\sigma_y}{E} - \nu \frac{\sigma_x}{E}$	$\epsilon_z = -\nu \frac{\sigma_x}{E} - \nu \frac{\sigma_y}{E}$

(二) 三軸向應力之三軸向應變

表 9-2 三軸向應力之應變分析

$\sigma \backslash \epsilon$	x 軸之應變	y 軸之應變	z 軸之應變
僅承受 σ_x 作用	$\epsilon_x = \frac{\sigma_x}{E}$	$\epsilon_y = -\nu \epsilon_x = -\nu \frac{\sigma_x}{E}$	$\epsilon_z = -\nu \epsilon_x = -\nu \frac{\sigma_x}{E}$
僅承受 σ_y 作用	$\epsilon_x = -\nu \epsilon_y = -\nu \frac{\sigma_y}{E}$	$\epsilon_y = \frac{\sigma_y}{E}$	$\epsilon_z = -\nu \epsilon_y = -\nu \frac{\sigma_y}{E}$
僅承受 σ_z 作用	$\epsilon_x = -\nu \epsilon_z = -\nu \frac{\sigma_z}{E}$	$\epsilon_y = -\nu \epsilon_z = -\nu \frac{\sigma_z}{E}$	$\epsilon_z = \frac{\sigma_z}{E}$
同時受 σ_x 、 σ_y 及 σ_z 作用	$\epsilon_x = \frac{\sigma_x}{E} - \nu \frac{\sigma_y}{E} - \nu \frac{\sigma_z}{E}$	$\epsilon_y = \frac{\sigma_y}{E} - \nu \frac{\sigma_x}{E} - \nu \frac{\sigma_z}{E}$	$\epsilon_z = \frac{\sigma_z}{E} - \nu \frac{\sigma_x}{E} - \nu \frac{\sigma_y}{E}$

※若 $\sigma_x = \sigma_y = \sigma_z = \sigma$ 則 $\epsilon_x = \epsilon_y = \epsilon_z = \frac{\sigma}{E}(1 - 2\mu)$

例 9-10. 一材料受雙軸向拉應力作用，若 $\sigma_y = 400\text{MPa}$ ， $\sigma_z = 200\text{MPa}$ ，而材料彈性係數 $E = 200\text{GPa}$ ，蒲松比 $\nu = 0.2$ ，求各軸向之應變 ε_x 、 ε_y 及 ε_z 應為若干？

[解]：

$$\varepsilon_x = \frac{\sigma_x}{E} - \nu \left(\frac{\sigma_y}{E} + \frac{\sigma_z}{E} \right) = \frac{[0 - 0.2(400 + 200)] \times 10^6}{200 \times 10^9} = -0.0006$$

$$\varepsilon_y = \frac{\sigma_y}{E} - \nu \left(\frac{\sigma_x}{E} + \frac{\sigma_z}{E} \right) = \frac{[400 - 0.2(0 + 200)] \times 10^6}{200 \times 10^9} = 0.0018$$

$$\varepsilon_z = \frac{\sigma_z}{E} - \nu \left(\frac{\sigma_x}{E} + \frac{\sigma_y}{E} \right) = \frac{[200 - 0.2(0 + 400)] \times 10^6}{200 \times 10^9} = 0.0006$$

例 9-11. 如圖 9-11 所示，一桿長 50cm，寬 4cm，高 2cm，沿 x 軸受軸拉力 24000kgf，沿 z 軸受軸壓力 80000kgf，其中材料之 $E = 2.0 \times 10^6 \text{kgf/cm}^2$ ，蒲松比為 0.3，試計算各軸之應變 ε_x 、 ε_y 及 ε_z 各為若干？

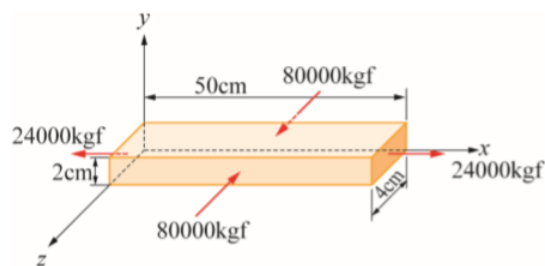


圖 9-11

[解]：

$$(1) \sigma_x = \frac{P}{A} = \frac{24000}{(4 \times 2)} = 3000 \text{kgf/cm}^2; \sigma_y = 0;$$

$$\sigma_z = \frac{P}{A} = \frac{-80000}{(2 \times 50)} = -800 \text{kgf/cm}^2$$

$$(2) \varepsilon_x = \frac{\sigma_x}{E} - \nu \left(\frac{\sigma_y}{E} + \frac{\sigma_z}{E} \right) = \frac{3000 - 0.3(-800)}{2.0 \times 10^6} = 0.00162$$

$$\varepsilon_y = \frac{\sigma_y}{E} - \nu \left(\frac{\sigma_x}{E} + \frac{\sigma_z}{E} \right) = \frac{0 - 0.3(3000 - 800)}{2.0 \times 10^6} = -0.00033$$

$$\varepsilon_z = \frac{\sigma_z}{E} - \nu \left(\frac{\sigma_x}{E} + \frac{\sigma_y}{E} \right) = \frac{-800 - 0.3(3000)}{2.0 \times 10^6} = -0.00085$$

四、體積應變

(一) 體積應變

重點八

1. 定義：受荷重作用後的體積變化量 ΔV 與未受荷重前體積 V 之比值

$$2. \text{公式：} \varepsilon_V = \frac{\Delta V}{V} = \frac{V' - V}{V}$$

其中受荷重後的體積 $V' = (1 + \varepsilon_x)(1 + \varepsilon_y)(1 + \varepsilon_z) \times V$

$$\varepsilon_V = \frac{V' - V}{V} \approx \varepsilon_x + \varepsilon_y + \varepsilon_z$$

三軸向應力作用時，體積應變 $\varepsilon_V = \frac{1 - 2\nu}{E}(\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z)$

若 $\sigma_x = \sigma_y = \sigma_z = \sigma$ 時， $\varepsilon_V = \frac{1 - 2\nu}{E}(3\sigma)$

(二) 體積彈性係數

1. 定義：假設材料各軸向承受均勻分佈之荷重時，當應力在彈性限度範圍內，則應力

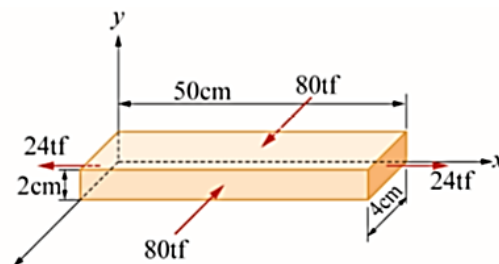
與體積應變之比值將滿足虎克定律成為一定值，此定值稱為體積彈性係數

重點九

$$2. \text{公式: } E_V = \frac{\sigma}{\varepsilon_V} = \frac{\sigma}{\frac{1-2\mu}{E}(3\sigma)} = \frac{E}{3(1-2\mu)}$$

3. 當 $\mu = 0.5$ 時， E_V 無限大，表示物體為剛體不變形，故 μ 應介於 $0 \sim 0.5$ 間才合理

例 9-12. 圖 9-12 所示，一桿長 50 cm，寬 4 cm，高 2 cm， $P_x = 24 \text{ tf}$ ， $P_z = 80 \text{ tf}$ ，其中材料之 $E = 2.0 \times 10^6 \text{ kgf/cm}^2$ ，若蒲松比 $\nu = 0.3$ ，試計算其體積應變 ε_V 及體積變化量 ΔV 應為若干？



[解]：

$$\therefore \sigma_x = \frac{P}{A} = \frac{24000}{(4 \times 2)} = 3000 \text{ kgf/cm}^2;$$

$$\sigma_y = 0;$$

$$\sigma_z = \frac{P}{A} = \frac{-80000}{(2 \times 50)} = -800 \text{ kgf/cm}^2$$

$$(1) \varepsilon_V = \frac{1-2\nu}{E} (\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z) = \frac{1-2 \times 0.3}{2.0 \times 10^6} (3000 - 800) = 0.00044$$

$$(2) \therefore \varepsilon_V = \frac{\Delta V}{V} \quad \therefore \Delta V = \varepsilon_V \times V = 0.00044 (2 \times 4 \times 50) = 0.176 \text{ cm}^3$$

例 9-13. 一邊長為 10 cm 之正立方體鋼塊，彈性係數 $E = 2.0 \times 10^6 \text{ kgf/cm}^2$ ，置於水下 100 m 處，若 $\nu = 0.25$ ，試求此鋼塊體積變化量應為若干？

[解]：

$$\therefore \sigma = \gamma \times h$$

$$= 1000 \text{ kgf/m}^3 \times 100 \text{ m} = 10^5 \text{ kgf/m}^2 = 10 \text{ kgf/cm}^2$$

$$\begin{aligned} \text{又 } \varepsilon_V &= \frac{1-2\nu}{E} (\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z) \\ &= \frac{1-2 \times 0.25}{2.0 \times 10^6} (3 \times 10) = 7.5 \times 10^{-6} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \therefore \Delta V &= \varepsilon_V \times V \\ &= 7.5 \times 10^{-6} \times 10^3 \text{ cm}^3 = 7.5 \times 10^{-3} \text{ cm}^3 \end{aligned}$$

五、結構靜不定問題

靜定結構：當結構之支承反力個數恰可以此靜力平衡方程式求解，此結構謂之靜定結構。

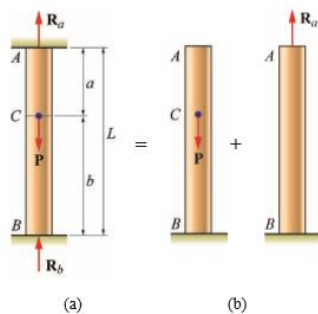
靜不定結構：當結構支承反力個數超過此靜力平衡方程式，此結構謂之靜不定結構。

※解法：平衡方程式+材料變形關係

重點十

(一)型式一：固定桿受力後變形不變情形

如圖 9-13(a)所示，A、B 兩端固定，C 點有一 P 力作用，試求反力 R_a 及 R_b 。



解：1. 靜力平衡方程式屬於共線力系 $\sum F_y = 0$

$$P = R_a + R_b$$

2. 軸向力對 B 點造成變形量

$$P \text{ 力產生縮短變形量 } \delta_P = -\frac{P \times b}{E \times A}$$

$$R_a \text{ 力產生伸長變形量 } \delta_{Ra} = \frac{R_a \times L}{E \times A}$$

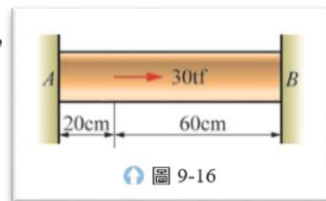
受力後固定桿未變形下

$$\delta_P + \delta_{Ra} = 0, \quad \frac{R_a \times L}{E \times A} - \frac{P \times b}{E \times A} = 0 \quad R_a = \frac{b}{L} \times P \quad \text{代入 1.} \quad R_b = \frac{a}{L} \times P$$

例 1. 如圖 9-16 所示，一鋼桿兩端固定，距 A 端 20cm 處受一 30tf 之軸力，

則 B 點之反力為： (A) 7.5tf (B) 15tf (C) 22.5tf (D) 30tf。

2. 同上題，則 A 點之反力為： (A) 7.5tf (B) 15tf (C) 22.5tf (D) 30tf。

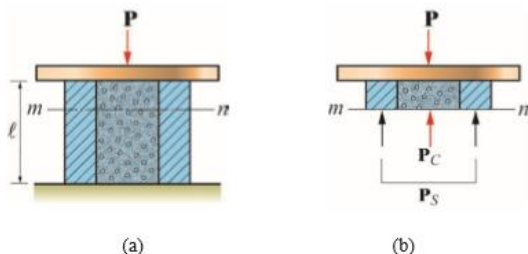


$$\text{解： } R_a = \frac{P \times b}{L} = \frac{30 \times 60}{80} = 22.5tf \quad R_b = \frac{P \times a}{L} = \frac{30 \times 20}{80} = 7.5tf$$

(二) 型式二：合成桿受力後變形一致情形

重點十一

如圖 9-14(a) 所示，一混凝土圓柱緊套於空心鋼柱之中，已知鋼材之彈性係數為 E_s ，混凝土之彈性係數為 E_c ，鋼材之斷面積為 A_s ，混凝土之斷面積為 A_c ，試求兩種材料之壓縮應力 σ_c 與 σ_s



解：1. 靜力平衡方程式屬於共平面平行力系 $\sum F_y = 0$

$$P = P_s + P_c = \sigma_s \times A_s + \sigma_c \times A_c \quad (1)$$

2. 軸向力造成鋼材與混凝土變形量一致

$$\delta_s = \delta_c \quad \epsilon = \frac{\delta}{l} \quad \therefore \epsilon_s = \epsilon_c \quad \text{又 } \epsilon = \frac{\sigma}{E} \quad \therefore \frac{\sigma_s}{E_s} = \frac{\sigma_c}{E_c}$$

$$\frac{\sigma_s}{\sigma_c} = \frac{E_s}{E_c} = K \quad (2)$$

$$3. \text{ 將(1)兩邊同除以 } \sigma_c \quad \frac{P}{\sigma_c} = \frac{\sigma_s}{\sigma_c} \times A_s + A_c \quad \frac{P}{\sigma_c} = K \times A_s + A_c$$

$$\sigma_c = \frac{P}{K \times A_s + A_c} \quad \text{代(2)} \quad \sigma_s = \frac{P \times K}{K \times A_s + A_c}$$

例 3. 如圖 9-17 所示，一長 30cm 之空心鋼柱內填混凝土，鋼柱之外徑為 20cm，內徑為 10cm，上面護以鋼板，鋼板之重量忽略不計，其上受荷重 P 為 20tf，若鋼之楊氏係數為 $2.1 \times 10^6 \text{ kgf/cm}^2$ ，混凝土之楊氏係數為 $0.21 \times 10^6 \text{ kgf/cm}^2$ ，則混凝土柱承受之荷重為若干？

(A) 19355kgf

(B) 18360kgf

(C) 645kgf

(D) 1640kgf。

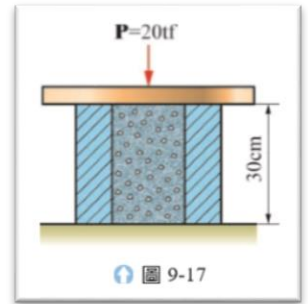
4. 如圖 9-17 所示，同上題條件，則鋼柱承受之應力為若干？

(A) 2.74kgf/cm²

(B) 82.19kgf/cm²

(C) 8.22kgf/cm²

(D) 246.56kgf/cm²。



$$\text{解：} K = \frac{2.1 \times 10^6}{0.21 \times 10^6} = 10 \quad A_c = \frac{\pi \times 10^2}{4} = 78.5 \text{ cm}^2 \quad A_s = \frac{\pi \times (20^2 - 10^2)}{4} = 235.5 \text{ cm}^2$$

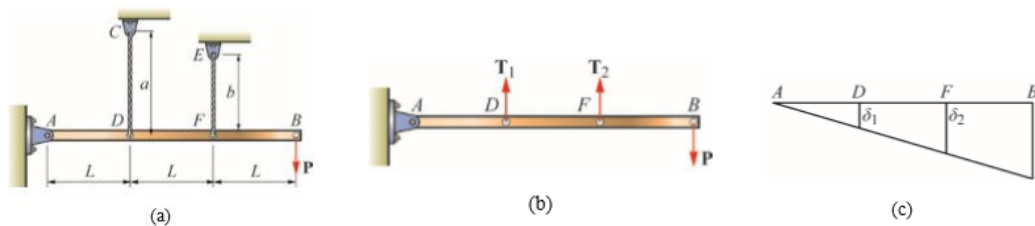
$$\sigma_s = \frac{P \times K}{K \times A_s + A_c} = \frac{20 \times 10^3 \times 10}{10 \times 235.5 + 78.5} = 82.19 \text{ kgf/cm}^2$$

$$P = P_s + P_c = \sigma_s \times A_s + P_c \quad P_c = P - \sigma_s \times A_s = 20 \times 10^3 - 82.19 \times 235.5 = 645 \text{ kgf}$$

重點十二

(三)型式三：變形量成比例情形

如圖 9-15(a)所示，剛性水平桿 AB，以兩條繩索 CD、EF 固定，CD 為鋁質（彈性係數為 E_1 ，斷面積為 A_1 ，長度為 a ），EF 為鎂質（彈性係數為 E_2 ，斷面積為 A_2 ，長度為 b ），自由端受一 P 力作用，試求繩索拉力 T_1 及 T_2



解：1. 共平面平行力系可利用平衡方程式 $\sum F_y = 0$ ， $\sum M = 0$

$$\sum M = 0 \quad T_1 \times L + T_2 \times 2L = P \times 3L$$

$$T_1 + 2T_2 = 3P \quad (1)$$

2. 一端固定，另一端施 P 力下，伸長量與固定端之距離成正比例

$$\frac{\delta_2}{\delta_1} = \frac{2L}{L} = 2 \quad \delta_2 = 2\delta_1 \quad \delta = \frac{P \times l}{E \times A}$$

$$\frac{T_2 \times b}{E_2 \times A_2} = 2 \times \frac{T_1 \times a}{E_1 \times A_1}$$

$$\text{令 } f_1 = \frac{a}{E_1 \times A_1}, \quad f_2 = \frac{b}{E_2 \times A_2} \quad T_2 \times f_2 = T_1 \times f_1 \quad \text{代入(1)}$$

$$3. \quad T_1 = \frac{3f_2}{4f_1 + f_2} (P)$$

$$T_2 = \frac{6f_1}{4f_1 + f_2} (P)$$

例 8. 如圖 9-27 所示，有一剛性桿長 100cm，由兩條相同粗細與材質的鋼線所支撐，並於自由端受荷重 5kN，若鋼線的彈性係數 $E=20\text{MPa}$ ，若桿重可忽略不計，試求此兩鋼線所受之拉力 T_a 、 T_b 各為何？

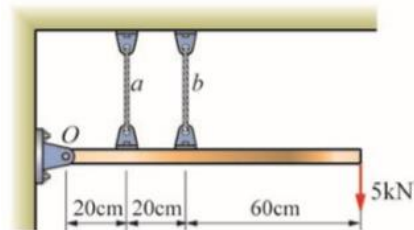


圖 9-27

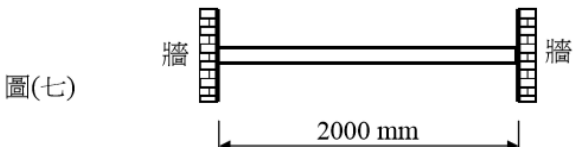
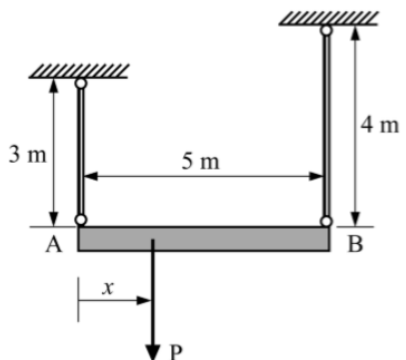
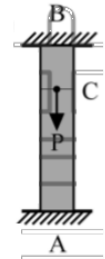
解：

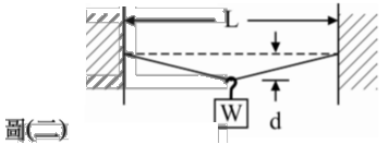
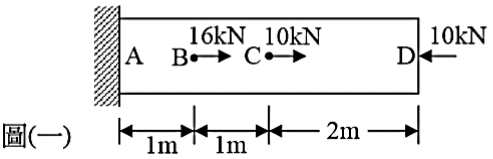
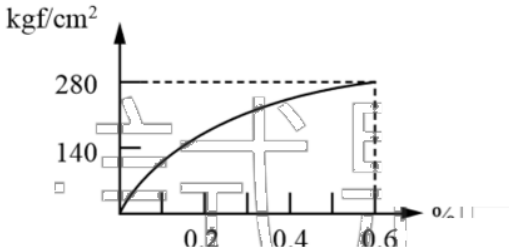
$$\delta_b = 2\delta_a \quad \frac{T_b \times b}{E_b \times A_b} = 2 \times \frac{T_a \times a}{E_a \times A_a} \quad E_b = E_a \quad A_b = A_a$$

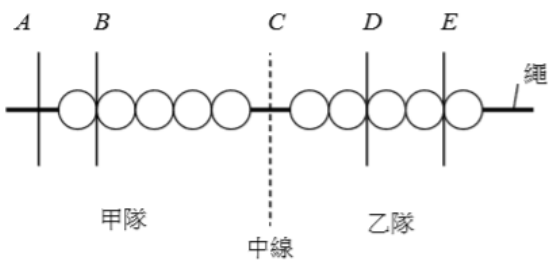
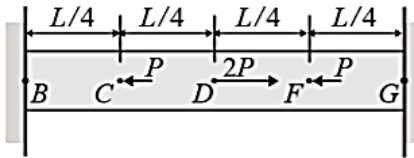
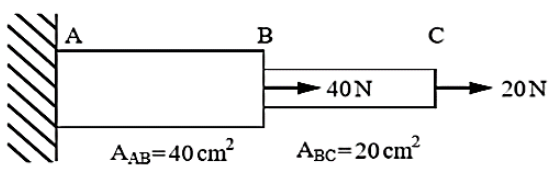
$$T_b = 2T_a$$

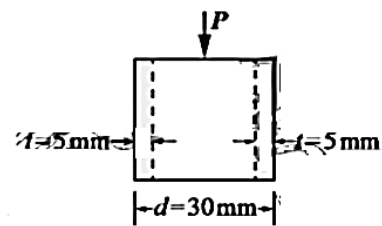
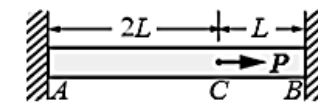
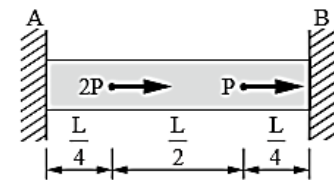
$$\sum M_O = 0 \quad T_a \times 20 + T_b \times 40 = 5 \times 100 \quad T_a = 5\text{kN} \quad T_b = 10\text{kN}$$

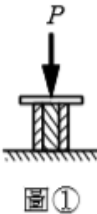
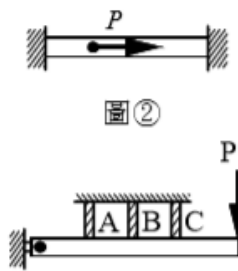
力學下冊 第九章應力應變 96-108 年歷屆考題集錦

96>統測 1	D	32. 一等向性均質彈性拉桿之彈性係數為 $E=240\text{ GPa}$ ，斷面積為 4 cm^2 ，軸向長度為 1.2 m 。若要使該桿軸向伸長 2 mm ，則應施加的軸向力為： (A) 1600 kN (B) 800 kN (C) 320 kN (D) 160 kN
96>統測 2	B	33. 一均質彈性桿件長 2000 mm ，斷面積為 400 mm^2 ，彈性模數為 200 GPa 。今將其正交卡在兩面平行牆之間，如圖(七)所示。若設該桿件之熱膨脹係數為 $15\times 10^{-6}/^{\circ}\text{C}$ ，當溫度均勻上昇 20°C 時，桿件之軸向應力絕對值為： (A) 30 Mpa (B) 60 Mpa (C) 90 Mpa (D) 120 Mpa
圖(七) 		
97>統測 3	D	32. 有一長 100 cm ，橫斷面為直徑 5 cm 之圓形金屬桿，承受 6000 kgf 之拉力後伸長 0.003 cm ，則該金屬桿之彈性係數 E 為： (A) $2.1\times 10^6\text{ kgf/cm}^2$ (B) $1.05\times 10^5\text{ kgf/cm}^2$ (C) $0.7\times 10^6\text{ kgf/cm}^2$ (D) $1.02\times 10^7\text{ kgf/cm}^2$
97>統測 4	B	33. 有一半徑 2.5 cm ，長 100 cm 的圓棒，受軸向的拉力作用後，軸向伸長 0.2 cm ，若蒲松比 (Poisson's ratio) μ 為 0.2 ，則直徑的收縮量為： (A) 0.001 cm (B) 0.002 cm (C) 0.004 cm (D) 0.008 cm
98>統測 5	A	6. 結構設計時，為顧及結構的安全性，通常不使用其實際之強度作為設計強度。當使用延展性材料時，其安全係數定義為降伏應力與容許應力之比。今設計一直徑 2 cm 的圓形鋼桿，容許承受拉力為 5000 kgf ，已知降伏應力為 $\frac{7500}{\pi}\text{ kgf/cm}^2$ ，則其安全係數為： (A) 1.5 (B) 1.7 (C) 2.1 (D) 2.5
98>統測 6	B	18. 如圖(十)所示，一忽略重量之剛性桿 AB 長 5 m ，兩端分別懸於兩垂直桿上，使 AB 桿成水平，其中 A 點之垂直桿為黃銅，長為 3 m ，斷面積為 1 m^2 ，黃銅彈性係數 $E_{cu}=1.05\times 10^6\text{ kgf/cm}^2$ ； B 點之垂直桿為鋼製，長為 4 m ，斷面積為 0.5 m^2 ，鋼彈性係數 $E_s=2.1\times 10^6\text{ kgf/cm}^2$ 。若距離 A 點 x 處有一垂直力 P ，則 x 的距離為何，方能使 AB 桿保持水平？ (A) 1.524 m (B) 2.143 m (C) 2.925 m (D) 3.525 m
圖(十) 		
98>統測 8	A	20. 如圖(十二)所示，有一均質且等向性的桿件 AB ，兩端固定，桿件斷面積為 5 cm^2 。若忽略桿件自重，且有一未偏心的軸向力 $P=1000\text{ kgf}$ 作用在桿件 AB 內部的 C 點，其中 C 點距離 B 點 5 cm ， C 點距離 A 點 15 cm ，則此時 A 點承受多少力？ (A) 250 kgf (B) 500 kgf (C) 750 kgf (D) 1000 kgf
圖(十二) 		

99 統測>9	A	2. 一條斷面均勻的細鋼絲，長度為 L，斷面積為 A，彈性係數為 E，將兩端固定使呈水平狀，若自重不計，在其中點懸掛重量為 W 之物體，中點下垂距離 d 如圖(二)，而鋼絲尚屬彈性範圍，則物體重 W 為： (A) $\frac{\sqrt{L^2/4+d^2}-L/2}{L/2} EA \frac{2d}{\sqrt{L^2/4+d^2}}$ (B) $\frac{\sqrt{L^2/4+d^2}-L/2}{L/2} EA \frac{2d}{L}$ (C) $\frac{\sqrt{L^2/4+d^2}}{L/2} EA \frac{2d}{\sqrt{L^2/4+d^2}}$ (D) $\frac{L/2-\sqrt{L^2/4-d^2}}{L} EA \frac{d}{\sqrt{L^2/4-d^2}}$  圖(二)
99>統測 10	D	3. 一根空心短圓鋼管如圖(三)，上下斷面承受均勻壓力時，依蒲松比 (Poisson's ratio) 的概念： (A) 外直徑變小，內直徑變小 (B) 外直徑變小，內直徑變大 (C) 外直徑變大，內直徑變小 (D) 外直徑變大，內直徑變大  圖(三)
99>統測 11	送分	8. 彈性材料之立方形元素 (element)，若其蒲松比 (Poisson's ratio) 超過 $1/2$，會發生下列何種現象？ (A) 受任何拉力或壓力，應變都會相同 (B) 受應力時，應變會趨近於 1 (C) 受應力時，垂直方向應變會反向 (D) 六面同時受同樣壓應力時，體積會增加
00>統測 12	C	1. 一 4 m 長鋼製桿件，彈性係數 $E = 210\text{ GPa}$，斷面積 $A = 1800\text{ mm}^2$，如圖(一)所示。承受三個軸向力，除左端固定外，桿件上另有某一位置無位移，該位置離固定端多少距離？ (A) 3.2 m (B) 3.4 m (C) 3.6 m (D) 3.8 m  圖(一)
01>統測 13	D	12. 有一個邊長皆為 150 mm 之正方體混凝土試體，經抗壓試驗至破壞後的應力-應變圖如圖(七)所示，則此混凝土試體破壞時承受多少力？ (A) 28000 kgf (B) 39000 kgf (C) 42000 kgf (D) 63000 kgf  圖(七)
01>統測 14	C	13. 如圖(八)所示之一根正方形斷面構件 AB，承受垂直向下 $W = 800\text{ N}$ 之軸向負荷，若構件內應力不允許超過 200 N/cm^2，試求此構件 AB 的斷面邊長至少應為何值？ (A) 4 cm (B) 3 cm (C) 2 cm (D) 1 cm  圖(八)

02>統測>15	C	4. 10 人拔河，分成甲乙兩隊，每隊 5 人，每個人以一圓圈表示，如圖(二)所示。假設每個人之施力均相等且均為 F，則下列敘述何者<u>不</u>正確？ (A) A 處繩子之張力(拉力)為零 (B) B 處繩子之張力(拉力)與 E 處相等 (C) C 處繩子之張力(拉力)因兩邊力平衡因此為零 (D) D 處繩子之張力(拉力)為 $3F$  圖(二)
02>統測 16	A	11. 一物體受雙向應力 σ_x 與 σ_y 以及剪應力 τ_{xy} 作用，其楊氏模數 (Young's modulus) 為 E，蒲松比 (Poisson's ratio) 為 ν，則其體積應變 ϵ_v 為： (A) $\epsilon_v = \frac{1-2\nu}{E}(\sigma_x + \sigma_y)$ (B) $\epsilon_v = \frac{1-2\nu}{E}(\sigma_x - \sigma_y)$ (C) $\epsilon_v = \frac{3(1-2\nu)}{E}(\sigma_x + \sigma_y)$ (D) $\epsilon_v = \frac{1-2\nu}{E}(\sigma_x + \sigma_y + 2\tau_{xy})$
02>統測 17	A	12. 如圖(八)所示，一均勻桿件長 L，斷面積為 A，楊氏模數 (Young's modulus) 為 E，二端固定，於 D 點受一向右大小為 $2P$ 之力，於 C、F 二點各受一向左大小為 P 之力作用，則 D 點位移為多少？(向右為正) (A) $PL/(4AE)$ (B) $PL/(2AE)$ (C) $PL/(AE)$ (D) $2PL/(AE)$  圖(八)
03>統測 18	A	7. 圖(五)所示桿件一端為固定端，另一端為自由端，於自由端受一拉力作用，在微小變形及彈性範圍內，下列敘述何者正確？ (A) 由 $\delta = \frac{PL}{EA}$ 得知，若系統將桿件假設為一彈簧，則其彈力係數 $K = \frac{EA}{L}$ (B) 由 $\delta = \frac{PL}{EA}$ 得知，若系統將桿件假設為一彈簧，則其彈力係數 $K = EA$ (C) 若蒲松比 (Poisson's ratio) $\mu = 0.5$，則桿件受拉力後體積變大 (D) 若蒲松比 (Poisson's ratio) $\mu = 0$，則桿件受拉力後體積變小
03>統測 19	B	14. 如圖(十一)所示之 AB 及 BC 桿件，該桿件於 B 點及 C 點分別承受 40 N 和 20 N 之作用力，各段材料的剖面面積為 $A_{AB} = 40 \text{ cm}^2$，$A_{BC} = 20 \text{ cm}^2$，下列敘述何者正確？ (A) AB 桿件及 BC 桿件所受之應力相等 (B) AB 桿件所受之應力較大 (C) BC 桿件所受之應力較大 (D) AB 桿件與 BC 桿件剖面面積不同，無法比較  圖(十一)

04>統測 20	B	10. 中空圓管之外徑 $d=30\text{ mm}$，厚度 $t=5\text{ mm}$，楊氏模數 $E=96\text{ GPa}$，蒲松比 (Poisson's ratio) $\nu=0.3$。此圓管受到壓力 P 作用，如圖(九)所示，使得圓管產生軸向應變 $\varepsilon_L=-0.002$，則此中空圓管之內徑變為： (A) 19.988 mm (B) 20.012 mm (C) 24.985 mm (D) 25.015 mm 圖(九) 
04>統測 21	D	11. 均質之彈性體置於深水中承受 σ_0 之靜水壓應力。設 ΔV 為彈性體之體積改變量，E_V 為體積彈性係數，E 為楊氏模數，ε_V 為體積應變，ν 為蒲松比 (Poisson's ratio)，則下列何者<u>不正確</u>？ (A) 當 $\nu=0$，則 ε_V 最大 (B) 當 $\nu=\frac{1}{3}$，則 $E=E_V$ (C) 當 $\nu\rightarrow\frac{1}{2}$，則 $E_V\rightarrow\infty$ (D) 當 $\nu\rightarrow\frac{1}{2}$，則 $\Delta V\rightarrow\infty$
04>統測 22	A	12. 截面積為 A，楊氏模數為 E 的桿件 ACB。桿件之兩端固定，在 C 點受外力 P 作用，如圖(十)所示，則在 C 點的位移 δ 為何？ (A) $\frac{2PL}{3AE}$ (B) $\frac{4PL}{3AE}$ (C) $\frac{2PL}{AE}$ (D) $\frac{3PL}{AE}$ 圖(十) 
05>統測 23	D	2. 一承受均勻靜水壓力之物體，假設材料具均質、等向性且符合虎克定律，下列有關蒲松比 ν (Poisson's ratio)、體積彈性係數 K (Bulk modulus) 及彈性模數 E (Modulus of elasticity) 之敘述，何者<u>不正確</u>？ (A) 當 $\nu=\frac{1}{3}$ 時，$K=E$ (B) K 與 E 有相同單位 (C) 若 $\nu=\frac{1}{2}$ 時，K 為無限大 (D) 單位體積之體積變化量，由正向應變及剪應變造成
05>統測 24	B	5. 如圖(四)所示，A、B 兩端固定，桿件軸向剛度為 EA，受到圖示力量之作用，試求 A 端的反力 R_A 為何？ (A) $2P$ (B) $\frac{7}{4}P$ (C) $\frac{5}{4}P$ (D) P 圖(四) 
06>統測 25	C	12. 工程師在設計結構時，對於安全問題的考量，下列敘述何者正確？ (A) 安全考慮並不是重點 (B) 對於延性材料而言，設計工作應力應大於材料之降伏應力 (C) 材料彈性限度之應力應大於所設計之工作應力 (D) 對於脆性材料而言，設計工作應力應大於材料之極限應力
06>統測 26	D	13. 下列敘述何者正確？ (A) 蒲松比為蒲松數 (B) 蒲松比一般介於 0.5 至 1 之間 (C) 蒲松數一般介於 0 至 0.5 之間 (D) 蒲松數有可能是 3
06>統測 27	B	14. 有一均質等方向性之正六面體，各邊長為 L，楊氏係數為 E，蒲松比為 0.25，若此正六面體之六面均受張應力 P 作用且在彈性範圍內時，則其體積彈性係數為： (A) $\frac{E}{3}$ (B) $\frac{2E}{3}$ (C) $\frac{EL}{3}$ (D) $\frac{EL^3}{3}$
06>統測 28	C	15. 有一均質等方向性材料之楊氏係數 $E=15\text{ GPa}$，蒲松比 $\nu=0.25$，若材料受力在彈性範圍內，則下列關於楊氏係數 E、蒲松比 ν、剛性模數 G 及體積彈性係數 E_V 之關係式，何者正確？ (A) $G=9\text{ GPa}$ (B) $E_V=12\text{ GPa}$ (C) $G=\frac{3E_V \cdot E}{9E_V - E}$ (D) $E=\frac{9E_V \cdot G}{G + E_V}$

08>統測 29	B	12. 有一均質、等向、線彈性材料之圓柱，圓截面積為 $2.0 \times 10^4 \text{ mm}^2$，承受軸向壓縮負荷為 $5.0 \times 10^5 \text{ N}$。設材料之彈性係數為 25.0 GPa、蒲松比為 0.3，則此時在直徑方向之應變為： (A) -3.0×10^{-4} (B) $+3.0 \times 10^{-4}$ (C) -1.0×10^{-3} (D) $+1.0 \times 10^{-3}$
08>統測 30	C	14. 下列有關靜不定問題之敘述，何者<u>不</u>正確？ (A) 一般建築結構中的鋼筋混凝土柱，在求其軸向變形時，屬靜不定問題 (B) 在合成桿軸向受力變形一致性之靜不定問題，如圖①，彈性係數大的材料承受應力較大 (C) 在固定桿變形一致性之靜不定問題，如圖②，離外負荷施力點距離較遠之端點反作用力較大 (D) 在變形量呈正比之靜不定問題，如圖③，C 桿件之受力最大   圖① 圖③