

材料力學原理詳解

S. 鐵木辛哥 D. H. 楊 原著
陳 昆 生 譯著

曉園出版社
世界圖書出版公司

材料力學原理詳解

S. 鐵木辛哥 D. H. 楊 原著
陳 昆 生 譯著

曉園出版社
世界圖書出版公司

材料力学原理詳解

S. 铁木辛哥 D. H. 扬 原著
陈昆生 译著

*

晓园出版社出版

世界图书出版公司技术公司重印

北京朝阳门内大街 137 号

北京中西印刷厂印刷

新华书店北京发行所发行 各地新华书店经营

1994 年 10 月第 一 版 开本 850×1168 1/32

1994 年 10 月第一次印刷 印张 8.5

印数：0001—600 字数：19.9 万字

ISBN: 7-5062-1916-6/O·130

定价：13.50 元 (W9402/17)

世界图书出版公司向台湾晓园出版社购得重印权
限国内发行

前　　言

研習理工的同學，都有一種認識，那就是：一本書的精髓往往是該書的精華所在，藉着習題的印證，才能對書中的原理原則澈底的吸收與瞭解。

有鑑於此，曉園出版社特地聘請了許多在本科上具有相當研究與成就的人士，精心出版了一系列的題解叢書，為各該科目的研習，作一番介紹與鋪路的工作。

一個問題的解答方法，常因思惟的角度而異。曉園題解叢書，毫無疑問的都是經過一番精緻的思考與分析而得。其目的在提供對各該科目研讀時的參考與比較；而對於一般的自修者，則有啓發與提示的作用。希望讀者能藉着這一系列題解叢書的幫助，而在本身的學問進程上有更上層樓的成就。

符 號

<i>A</i>	面積
<i>a, b, c</i>	大小尺度
<i>c</i>	中主軸至梁頂面或呈梁底面（線維 extreme fiber）之距離
<i>d</i>	直徑
<i>E</i>	彈性模數
<i>e</i>	偏心度、偏心距
<i>F</i>	力
<i>G</i>	剪力模數
<i>g</i>	重力加速度常數
<i>h</i>	高、深之深度
<i>hp</i>	馬力
<i>I</i>	面積慣性力矩
<i>i</i>	環勁（旋轉）半徑
<i>J</i>	面積極軸慣性力矩
<i>K</i>	應力集中係數
<i>k</i>	$\sqrt{P/EI}$ 之符號、彈簧常數、因數
<i>l</i>	長
<i>M</i>	撓（力）矩，轉（曲）力矩
<i>N</i>	垂直力
<i>n</i>	安全因數；每分鐘轉數（rpm）；齒數
<i>P</i>	力；載荷（荷重、載重）
<i>p</i>	單位面積壓力；螺紋距
<i>Q</i>	力；面積靜力矩

符 號

<i>q</i>	單位長度之載荷
<i>R</i>	反作用；半徑
<i>r</i>	半徑；旋轉半徑
<i>S</i>	應力合力
<i>s</i>	弧長
<i>T</i>	轉矩；溫度
<i>t</i>	厚度
<i>U</i>	應變能
<i>u</i>	單位體積應變能
<i>V</i>	剪力；體積
<i>v</i>	速度
<i>W</i>	重量；總荷重
<i>w</i>	單位長度之荷重；單位體積重量
<i>X, Y, Z</i>	力
<i>x, y, z</i>	座標
<i>Z</i>	斷面模數
<i>α</i>	溫度膨脹係數；角
<i>β</i>	角
<i>γ</i>	剪應變；重量密度
<i>δ</i>	撓度（變位）；總增長
<i>ε</i>	拉或壓應變
<i>θ</i>	彈性曲線斜率；單位長度之扭轉角
<i>μ</i>	波遜比
<i>ρ</i>	曲率半徑；徑向座標
<i>σ</i>	垂直應力
<i>τ</i>	剪應力
<i>φ</i>	扭轉角；角座標
<i>ω</i>	角速（度）

材料力學原理詳解

(目 錄)

第一章 拉力、壓力與剪力：I

習題 1 - 1 導論	0
習題 1 - 2 內力、應力	1
習題 1 - 3 彈性、應變	4
習題 1 - 4 拉與壓之靜不定問題	9
習題 1 - 5 薄環	17

第二章 拉力、壓力與剪力：II

習題 2 - 1 應力隨斷面狀況之變化	22
習題 2 - 3 極限設計	26
習題 2 - 4 拉與壓之應變能	28

第三章 雙軸向拉力與壓力

習題 3 - 1 薄壁壓力容器之應力	32
習題 3 - 2 雙軸向應力之進一步分析	35
習題 3 - 3 雙軸向應力之莫氏圖	39
習題 3 - 4 純剪力	42
習題 3 - 5 壓力容器之鏽接與焊接	43

第四章 扭轉

習題 4 - 1 圓軸之扭轉	49
習題 4 - 2 密圈螺旋彈簧	56
習題 4 - 3 剪力與扭轉之應變能	59
習題 4 - 4 薄壁管之扭轉	62
習題 4 - 5 矩形斷面軸	66

第五章 梁中應力：I

習題 5 - 1	剪力及撓（轉力）矩	70
習題 5 - 2	剪力與轉力矩圖	75
習題 5 - 3	梁中轉（撓）應力	84
習題 5 - 4	各種梁斷面	92
習題 5 - 5	梁中剪應力	97
習題 5 - 6	組合梁之應力	102

第六章 梁中應力：II

習題 6 - 1	梁之塑性轉曲	106
習題 6 - 2	雙料梁	108
習題 6 - 3	鋼筋混凝土梁	112
習題 6 - 4	任意斷面梁之轉曲	116
習題 6 - 5	薄壁側面梁中剪應力	119
習題 6 - 6	曲梁之轉應力	124

第七章 平面應力與平面應變分析

習題 7 - 1	平面應力一般狀況	129
習題 7 - 2	梁中主應力	133
習題 7 - 3	轉曲與扭轉之複合應力	138
習題 7 - 4	應變分析	145
習題 7 - 5	應變量測儀器	147

第八章 梁之撓度

習題 8 - 1	彈性線之微分方程式	151
習題 8 - 2	矩面法	159
習題 8 - 3	重載撓度	164
習題 8 - 4	轉曲應變能	173
習題 8 - 5	剪應變所生撓度	177

第九章 靜不定梁

習題 9 - 1	重疊法	180
習題 9 - 2	三力矩問題	189
習題 9 - 3	卡氏定理	197
習題 9 - 4	卡氏定理對靜不定問題之應用	202
習題 9 - 5	靜不定梁之極限分析	208

第十章 柱之理論

習題 10 - 1	偏心荷載之短柱	217
習題 10 - 2	長柱、歐勒氏柱公式	222
習題 10 - 3	歐氏柱公式進一步討論	227
習題 10 - 4	正割公式	229
習題 10 - 5	用相當之偏心率代表不完整	233
習題 10 - 6	柱之經驗公式	235

附錄 A 普通結構材料之物理性質

表 A - 1	普通金屬之平均物理性質	241
表 A - 2	構造木材之平均物理性質及工作應力	242
表 A - 3	建築石料，磚及混凝土之平均物理性質	243
表 A - 4	鋼之機械性質	244

附錄 B 習題

附錄 B 表

表 B - 1	普通斷面要素	251
表 B - 2	寬緣鋼斷面要素	253
表 B - 3	美國標準 I 形梁斷面要素	257
表 B - 4	美國標準槽形鋼斷面要素	259
表 B - 5	等長角鋼斷面要素	261
表 B - 6	不等長角鋼斷面要素	263

$$= 2500 \text{ lb}$$

假設無摩擦力

$$\text{則 } \Sigma M_0 = 0 \Rightarrow 1 \times 2500 + 30 \times P = 0$$

$$P = -83.3 \text{ lb}$$

$$\text{i.e. } P = 83.3 \text{ lb} \downarrow$$

6. 如 1-7 圖某桿之允許工作應力減低至 $\sigma_w = 6000 \text{ 磅 / 平方吋}$ 時，求桿所需之斷面 A ，其他數據與例題 2 同。

如例 2 Fig 1-7

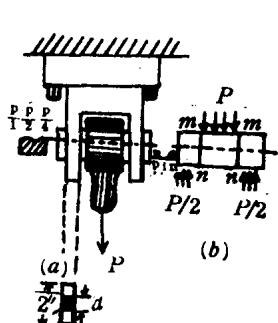
$$\text{設所須斷面為 } A \text{ 則 } w\ell A = (490/1728) \times 320 \times 12 \times A$$

$$S_{w,s} = \frac{1.09 \times 10^3 A + 2000}{A} = 6000 \text{ psi}$$

$$2000/A + 1.09 \times 10^3 = 6000$$

$$A = \frac{2000}{6000 - 1090} = 0.407 \text{ in}^2$$

7. 圖 1-5 所示之鑄鋁叉接頭叉腳為 2吋 \times 1/4吋矩形斷面，鑄鋁之允許拉應力為 $\sigma_w = 10,000 \text{ 磅 / 平方吋}$ ，鋼框釘之允許剪應力為 $\tau_w = 6000 \text{ 磅 / 平方吋}$ ，求框釘之最佳直徑 d ，亦即能使此裝置安全荷力 P 為最大時 d 之值。



$$\tau_w = S/A, \quad S = P/2$$

$$\tau_w = 6000 = \frac{P/2}{\pi d^2 / 4} \quad (1)$$

$$\sigma_w = S/A = \frac{P/2}{2 \times 1/4 - d \times 1/4}$$

$$= 10000 \quad (2)$$

from (1) & (2)

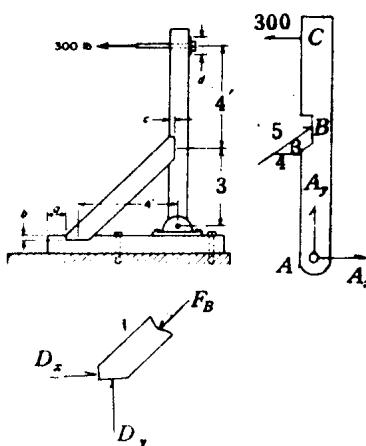
$$\Rightarrow P/2 = 6000 \times \pi d^2 / 4$$

$$= 10000 \times (2-d) \times 1/4$$

$$6\pi d^2 - 20 + 10d = 0$$

$$d = 0.8 \text{ in}$$

8. 圖 C 所示之機構架為 4吋 \times 4吋平方之木柱所組成其沿紋之允許應力為 $\tau_w = 100 \text{ 磅 / 平方吋}$ ，垂紋之允許應力為 $\sigma_w = 400 \text{ 磅 / 平方吋}$ ，求 a , b , c ，各尺度之最小安全值，豎柱與底檻係樞接。



Free body: member 1

與 $\sum M_A = 0$

$$7 \times 300 - B \times 4 / 5 \times 3 = 0$$

$$B = + 875 \text{ lb.}$$

at D

$$D_x = 875 \text{ lb} \times 4 / 5 = 700 \text{ lb}$$

$$D_y = 875 \text{ lb} \times 3 / 5 = 525 \text{ lb}$$

$$(1) \tau_w = D_x / A_x$$

$$100 = 700 / a \times 4 \quad a = 1 (3/4)" ,$$

$$(2) \sigma_w = D_x / A \Rightarrow 400 = \frac{700}{4 \times b}$$

$$b = 7/16"$$

at C

同理 $B_y = D_y = 525 \text{ lb}$

$$\sigma_w = B_y / A \quad 400 = \frac{525}{4c}, \quad c = 21/64"$$

9. 圖 C 中水平力 300 磅係經由 1/4 吋直徑之鋼螺栓傳遞於豎柱如圖所示，如螺栓墊板及柱面間允許壓力為 200 磅/平方吋，求墊板之最小直徑。

Lose-fitting washer

$$\text{Diameter of hole} = 1/4" + 1/8"$$

$$= 3/8" (\text{code})$$

$$\sigma_w = F / A$$

$$200 = \frac{300}{\pi [(d/2)^2 - (3/16)^2]}$$

$$\frac{d^2}{4} - (3/16)^2 = 3/2 \pi \Rightarrow d^2 / 4 = 0.036 + 0.478$$

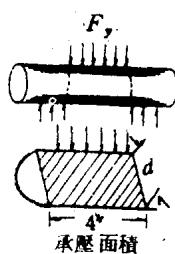
$$d = 1.43"$$

0. 如圖 C 中豎柱底端木料與樞針間之承壓為 200 磅/平方吋，求樞針之直徑，設承壓面積寬度即為樞針之直徑。

$$\sum F_y = 0$$

$$A_y = D_y = 525 \text{ lb}$$

$$\because \text{Bearing Area} = 4 \times d$$



$$\sum F_x = 0$$

$$A_x + 300 - 700 = 0$$

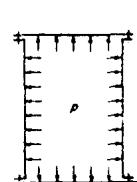
$$A_x = 400 \text{ lb}$$

$$A = \sqrt{(525)^2 + (400)^2} = 660$$

$$\sigma_w = \frac{A}{a_s} = \frac{660}{200} = \frac{660}{4d}$$

$$d = 660 / 4 \times 200 = 0.825 "$$

11. 圖D之圓桶內直徑 $D = 10$ 吋內受氣體壓力其密度為 $P = 300$ 磅 / 平方吋，設螺栓之工作應力為 10,000 磅 / 平方吋，求將頂部蓋板緊接於桶中所需螺栓數目。



$$\sigma_w = F / nA \quad F = 300 \times \frac{\pi}{4} \times 10^2$$

$$n = \frac{F}{A \sigma_w} = \frac{300 \times \pi / 4 \times 10^2}{\pi / 4 \times 1 / 4 \times 10^4}$$

$$= 12$$

圖D

習題1-3 彈性；應變

1. 一鋁桿長 6 呎（其中 2 呎長為斷面 1 吋平方之部分，4 呎長則是直徑為 1 吋的圓桿），如此桿受拉力 $P = 3500$ 磅， $E = 10.5(10)^6$ 磅 / 平方吋，問桿之拉長。

$$\sigma_1 = 3.5 \times 10^3 \text{ psi}$$

$$\sigma_2 = \frac{3.5 \times 10^3}{\pi / 4} = 4.46 \times 10^3 \text{ psi}$$

$$\delta_1 = \frac{\sigma_1 \ell_1}{E} = \frac{3.5 \times 10^3 \times 2 \times 12}{1.05 \times 10^7} = 8.0 \times 10^{-3} "$$

$$\delta_2 = \frac{\sigma_2 \ell_2}{E} = \frac{4 \times 12 \times 4.46 \times 10^3}{1.05 \times 10^7} = 2.04 \times 10^{-2} "$$

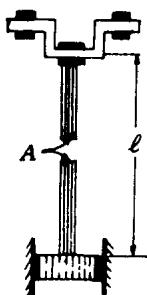
$$\delta = \delta_1 + \delta_2 = 0.0284 "$$

2. 用第 2 頁例題 2，設豎桿為鋼製 ($E = 30(10)^6$ 磅 / 平方吋) 其他數據不變，求上端曲柄之半徑而使下端活塞衝程可達 8 吋。

$$\ell = 320 \text{ ft}$$

$$A = 0.338 \text{ in}^2$$

$$r = 490 \text{ lb/in}^3$$



$$W = \gamma l A$$

$$= (490 / 1728) \times 320 (12) \times 0.338$$

$$= 368 \text{ lb}$$

from Example 1

$$S_1 = 2000 + W/2 = 2184 \text{ lb}$$

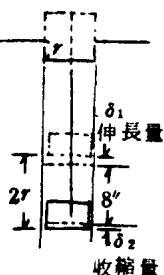
$$\left(\text{即 } \delta = \frac{W}{2 \cdot AE} \cdot l \right)$$

$$\delta_1 = \frac{s_1 l}{AE} = \frac{2184 \times 320 \times 12}{0.338 \times 3.0 \times 10^7} = 0.83''$$

$$S_2 = W/2 - 200 = 184 - 200 = -16 \text{ lb}$$

$$\delta_2 = s_2 l / AE = \frac{-16 \times 320 \times 12}{0.338 \times 3.0 \times 10^7}$$

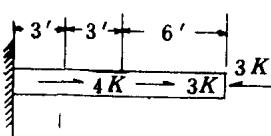
$$= -0.006''$$



$$\therefore 2r = 8 + \delta_1 + |\delta_2| = 8.836$$

$$\therefore \gamma = 4.418$$

3. 一棱體鋼桿斷面為 $A = 0.5$ 平方吋受軸向壓力如圖 A 所示，求桿之淨拉長，設 $E = 30(10)^6$ 磅/平方吋。



(1) consider equilibrium condition

(i) member (1)

$$S_1 = 4 + 3 - 3$$

$$= 4 \text{ kips (Tension)} \quad (\text{t})$$

$$\delta_1 = \frac{4 \times 10^3 \times 3 \times 12}{1/2 \times 3.0 \times 10^7}$$

$$= 0.0096''$$

(ii) member (3)

$$S_3 = -3 \text{ kips} \quad (\text{c})$$

$$\delta_3 = \frac{-3 \times 10^3 \times 6 \times 12}{1/2 \times 3.0 \times 10^7} = -0.0144''$$

(iii) member (2)

$$S_2 = 0$$

$$\delta_2 = 0$$

$$\delta = \delta_1 + \delta_2 + \delta_3$$

6. 材料力學原理解釋

$$= -0.0144" + 0.0096"$$

$$= -0.0048 \text{ in}$$

4. 圖A中沿軸4 k之力置於何處時可使桿之淨位長等於零？

依(3)題將 member 分成三部

則 δ_1' 仍為 $-0.0144"$

δ_2' 仍為 0

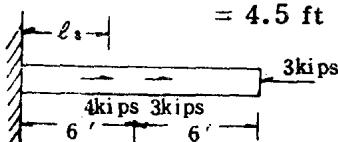
欲使 $\delta_1' = 0.0144"$ 使 δ 總和為 0

$$\because \delta_1' = \frac{S_1 L_1'}{AE} \text{ 且 } S_1 \text{ 仍為 } 4^k \text{ (Tension)}$$

故 $\delta_1' \propto L_1'$

$$\therefore L_1' = l_1 \times \frac{\delta_1'}{\delta_1} = \frac{0.0144}{0.0096} \times 3$$

$$= 4.5 \text{ ft (from fixed end)}$$



5. 一鋼桿AB 橫接於豎牆並由拉桿CD 支承於水平位置，如圖B所示，拉桿之斷面為 $A = 0.10$ 平方吋，其工作拉力為 $\sigma_w = 20,000$ 磅 / 平方吋，求荷力P之安全值及B點之相當豎向移位，拉桿之彈性模數為 $E = 30(10)^6$ 磅 / 平方吋。

$$\sigma_w = 2.0 \times 10^4 = \frac{T}{0.1} \Rightarrow T = 2.0 \times 10^5 \text{ lb}$$

$$\sum M_A = 0$$

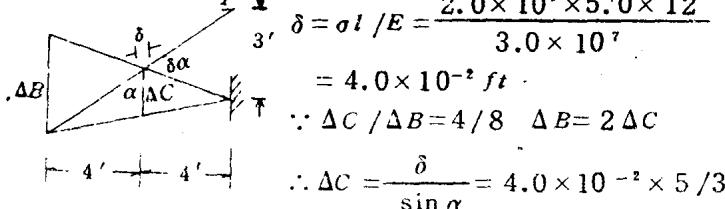
$$P \times 8 - T \times 3/5 \times 4 = 0$$

$$P = T \times 3/5 \times 1/8 \times 4 = 600 \text{ lb}$$

$$T \downarrow \quad \delta = \sigma l / E = \frac{2.0 \times 10^4 \times 5.0 \times 12}{3.0 \times 10^7}$$

$$= 4.0 \times 10^{-2} \text{ ft}$$

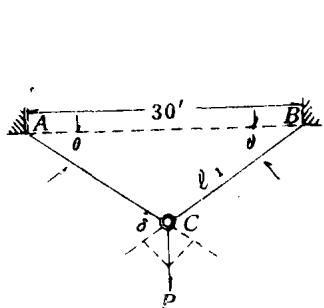
$$\therefore \Delta C / \Delta B = 4/8 \quad \Delta B = 2 \Delta C$$



$$= 6.66 \times 10^{-2}$$

$$\Delta B = 2 \Delta C = 0.133 \text{ in}$$

6. 計算 1-6 圖 C 環之豎向位移 Δ ，設支點 AB 相距 30呎，其他數據不變。



$$\sigma_w = 10^4 \text{ psi}$$

$$l_1 = \frac{30/2}{\cos 30^\circ}$$

$$\delta = \frac{\sigma_w l_1}{E} = \frac{\sigma_w \times 15 \times 12}{\cos 30^\circ E}$$

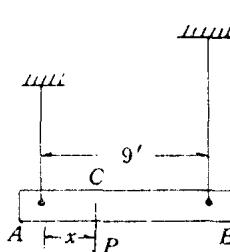
$$\Delta C = \frac{\delta}{\cos 60^\circ} = 2 \delta$$

$$= \frac{2 \times \sigma_w \times 15 \times 12}{\cos 30^\circ \times E}$$

$$= \frac{2 \times 10^4 \times 15 \times 12}{\sqrt{3}/2 \times 3.0 \times 10^7}$$

$$= 0.138 \text{ in}$$

7. 一鋼桿 AB 長 9 呎兩端懸於兩豎桿成水平位置如圖 C 所示，A 點之豎桿為黃銅所製；長 6 呎，斷面為 1.76 平方吋，彈性模數為 $15(10)^6$ 磅 / 平方吋，B 點之豎桿為鋼所製；長 10 呎，斷面 0.785 平方吋，彈性模數為 $30(10)^6$ 磅 / 平方吋，求豎向荷力 P 之位置使 AB 桿受力後仍保持其水平狀態。



$$\sum M_c = 0, (9-x)B - xA = 0 \quad (1)$$

$$\sum F_y = 0, A + B = P \quad (2)$$

from (1) and (2)

$$B = \frac{x}{9} P, \quad A = (1 - x/9)P$$

let $\delta_{Brass} = \delta_{Steel}$

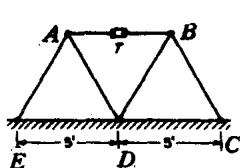
$$\frac{\ell_1 S_1}{A_1 E_1} = \frac{\ell_2 S_2}{A_2 E_2}$$

$$\frac{6 \times (1 - x/9)P}{1.76 \times 1.5 \times 10^7} = \frac{10 \times (\frac{x}{9})P}{0.785 \times 3 \times 10^7}$$

$$x = 3.13 \text{ ft}$$

8. 圖 D 桁架每桿均長 5 呎斷面 $A = 0.307$ 平方吋彈性模數 $E = 30(10)^6$

磅/平方吋，AB 檔中之螺旋扣為雙向轉動者每吋 32 螺紋，問欲使 AB 檔受拉力 10,000 磅時螺旋扣需若干轉？



(1) at joint A

$$F_{AB} = 10^4 \text{ lb (Tension)} \quad (\text{t})$$

$$F_{AD} = 10^4 \text{ lb (Compression)} \quad (\text{c})$$

同理 at joint B

$$F_{BC} = 10^4 \text{ lb (Tension)} \quad (\text{t})$$

$$F_{BD} = 10^4 \text{ lb (Compression)} \quad (\text{c})$$

(2) consider the Geometric relation

$$\delta_{BC} = \frac{S_{BC} l}{AE} = \frac{10^4 \times 5 \times 12}{0.307 \times 3.0 \times 10^7} \\ = 6.5 \times 10^{-2} "$$

$$\delta_{BD} = -6.5 \times 10^{-2} "$$

$$\delta_B = \frac{\delta_{BC}}{\cos 60^\circ} = \frac{\delta_{BD}}{\cos 60^\circ} = \frac{6.5 \times 10^{-2}}{1/2} \\ = 0.13 "$$

the elongation of member AB due to tension

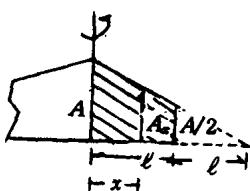
$$\delta^1 = \frac{10^4 \times 5 \times 12}{0.307 \times 3.0 \times 10^7} = 6.5 \times 10^{-2} "$$

$$\Delta\delta = 2\delta_B + \delta^1 = 2 \times 0.13" + 0.065" \\ = 0.325"$$

$$n = 0.325" / (1/16) = 5.2 \text{ (Turns)}$$

9. 如圖 1-12 之旋轉桿之斷面在突口處為 A 向左右作直線式之遞減在兩端處斷面為 A/2，計算在突口處因等角速旋轉之拉應力 σ 。

$$\frac{A_s}{A} = \frac{2l - x}{2l} \quad A_s = \left(\frac{2l - x}{2l} \right) A$$

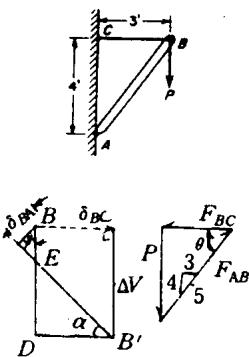


$$dF = \frac{\gamma}{g} A_s d_s x w^2$$

$$\sigma_0 = 1/A \int_0^l \frac{\gamma}{g} \left(\frac{2l - x}{2l} \right) A_s w^2 dx \\ = \frac{\gamma w^2}{2 lg} \int_0^l 2lx - x^2 dx$$

$$= \gamma w^2 \ell^2 / 3g$$

10. 在圖 E 之簡單結構中 BC 棍件為鋼材直徑 $d = 1/8$ 吋，AB 為木支柱斷面為一吋平方，求因豎向力 $P = 400$ 磅 B 點之橫向及豎向位移。鋼之彈性模數為 $E_s = 30(10)^6$ 磅/平方吋；木料之彈性模數為 $E_w = 1.5(10)^6$ 磅/平方吋。



$$F_{BC} / 3 = P / 4 = F_{AB} / 5$$

$$F_{BC} = 3P / 4 = \frac{3 \times 400}{4}$$

$$= 300 \text{ lb (T)}$$

$$F_{AB} = \frac{5}{4} P = \frac{5 \times 400}{4}$$

$$= 500 \text{ lb (C)}$$

$$\delta_{BC} = \frac{300 \times 3 \times 12}{3.0 \times 10^7 \times (1/16)^2 \pi} \\ = 2.94 \times 10^{-2} \text{ "}$$

$$\delta_{BA} = \frac{-500 \times 5 \times 12}{1.5 \times 10^6 \times 1} = -0.02 \text{ "}$$

$$\delta_h = \delta_{BC} = 0.0294 \text{ "}$$

$$\delta_v = BE + DE$$

$$= \delta_{BA} / \cos \alpha + \delta_{BC} \tan \alpha$$

$$= \frac{\delta_{BA}}{\sin \theta} + \delta_h \cot \theta$$

$$= \frac{0.02}{4/5} + 0.0294 \times 3/4$$

$$= 0.025 \text{ "} + 0.0220 = 0.047 \text{ "}$$

習題 1-4 拉與壓之靜不定問題

1. 一鋼板支於三混凝土短柱上，柱斷面均為 4 吋 \times 4 吋平方如圖 A 所示，因製作時之意外中間柱較兩邊者短 0.02 吋，如混凝土之工作應力為 3000 磅/平方吋，彈性模數為 $E_c = (10)^6$ 磅/平方吋，求荷重 P 之安全值，設板為絕對鋼體。

(1) 平衡關係