

Answers to Material Mechanics Exercises

普通高等教育“十一五”规划教材
PUTONG GAODENG JIAOYU SHIYIWU GUIHUA JIAOCAI



CAILIAO LIXUE XITI JIEDA

材料力学习题解答

黄孟生 编



中国电力出版社

<http://jc.cepp.com.cn>

普通高等教育“十一五”规划教材
PUTONG GAODENG JIAOYU SHIYIWU GUIHUA JIAOCAI



CAILIAO LIXUE XITI JIEDA

材料力学习题解答

黄孟生 编



中国电力出版社
<http://jc.cepp.com.cn>

内 容 提 要

本书为普通高等教育“十一五”规划教材，系《材料力学》（黄孟生编著）主教材的配套教材。本书的内容是根据教育部对力学教学的基本要求而定的。为了使学生在有限的时间内掌握材料力学的基本概念，基本理论和基本方法，从内容的编排上力求做到由易到难，由浅入深，循序渐进，并突出重点和难点。本教材的习题是经过精心选取的，具有面广、内容丰富的特点，在后面的章节中增选了部分综合性的习题，力求达到对学生综合能力的训练。

本书保留了传统的材料力学教材内容体系，先研究杆件在拉压、扭转和弯曲等基本变形下的内力、应力、变形和强度、刚度计算及超静定问题，然后是应力状态、强度理论、组合变形和连接件的强度计算，继而是考虑材料塑性的极限分析、能量法、压杆稳定和动荷载及交变应力等内容。截面的几何性质作为附录。原教材第1章无习题。

本书可作为土建、水利等专业参考书，同时也可作同类专业师生、工程专业技术人员及考研人员的参考书。

图书在版编目 (CIP) 数据

材料力学习题解答/黄孟生编. —北京：中国电力出版社，2009

普通高等教育“十一五”规划教材

ISBN 978-7-5083-9060-4

I. 材… II. 黄… III. 材料力学—高等学校—解
题 IV. TB301-44

中国版本图书馆 CIP 数据核字 (2009) 第 109980 号

中国电力出版社出版、发行
(北京三里河路 6 号 100044 <http://jc.cepp.com.cn>)
航远印刷有限公司印刷
各地新华书店经售

2009 年 8 月第一版 2009 年 8 月北京第一次印刷
787 毫米×1092 毫米 16 开本 10 印张 238 千字
定价 16.00 元

敬告读者

本书封面贴有防伪标签，加热后中心图案消失
本书如有印装质量问题，我社发行部负责退换

版 权 专 有 翻 印 必 究

前 言

本书是《材料力学》(黄孟生编著)主教材的配套教材,是为普通高等院校工科 64~72 学时材料力学课程而编写的,可作为土建、水利等专业的参考书,同时也可作同类专业师生、工程专业技术人员及考研人员的参考书。

本书的内容是根据教育部关于高等院校材料力学 A 类课程的基本要求而定的。在编写过程中,选取了工程上实用和传统的内容,难易程度适当;在内容的编排上力求做到由易到难,由浅入深,循序渐进,并突出重点和难点;习题是经过精心选取的,具有面广、内容丰富特点,在相关的章节中增选了部分综合性的习题,力求达到对学生综合能力的训练。

本书保留了传统的材料力学教材内容体系,先研究杆件在拉压、扭转和弯曲等基本变形下的内力、应力、变形和强度、刚度计算及超静定问题,然后讲述应力状态、强度理论、组合变形和连接件的强度计算,继而依次是考虑材料塑性的极限分析、能量法、压杆稳定和动荷载及交变应力等内容,截面的几何性质作为附录。教材第 1 章无习题。

我们希望本书的出版,对材料力学的教学能起到有益的作用,并希望该书也能成为教师和学生喜欢的一本教学参考书。限于编者水平,本书难免有不妥与疏漏之处,敬请广大师生和读者提出宝贵的意见和建议。

编 者

2009 年 9 月



目 录

前言

第2章 轴向拉伸和压缩	1
第3章 扭转	12
第4章 弯曲内力	21
第5章 弯曲应力	35
第6章 弯曲变形	46
第7章 应力状态和应变状态分析	60
第8章 强度理论	71
第9章 组合变形杆件的强度计算	76
第10章 连接件的强度计算	86
第11章 考虑材料塑性的极限分析	91
第12章 能量法	96
第13章 压杆稳定	130
第14章 动荷载及交变应力	138
附录 I 截面的几何性质	146

第2章 轴向拉伸和压缩

2-1 试绘出如图2-1所示各杆的轴力图。

解

(a) 分别取1—1、2—2、3—3截面求轴力 [见图2-1(a)]: $F_{N1} = 400\text{kN}$, $F_{N2} = 400 - 130 = 270(\text{kN})$, $F_{N3} = 340\text{kN}$ 。作轴力图如图2-1(a)所示。

(b) 分别取1—1、2—2、3—3截面求轴力 [见图2-1(b)]: $F_{N1} = F$, $F_{N2} = F - F/3 = 2F/3$, $F_{N3} = F/3$ 。作轴力图如图2-1(b)所示。

(c) 分别取1—1、2—2截面求轴力 [见图2-1(c)]: $F_{N1} = 3F$, $F_{N2} = 2F$ 。作轴力图如图2-1(c)所示。

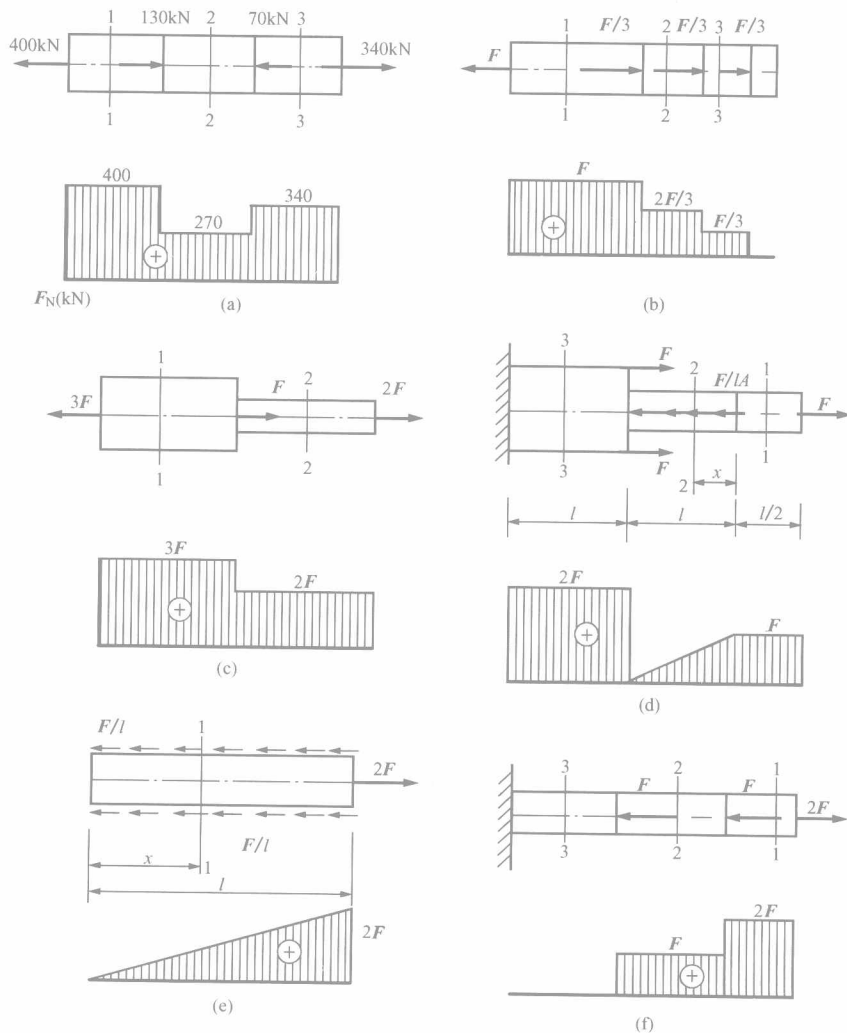


图2-1 题2-1图

(d) 分别取 1—1、2—2、3—3 截面求轴力 [见图 2-1 (d)]: $F_{N1} = F$, $F_{N2}(x) = F - \frac{F}{l}x$ ($0 \leq x \leq l$), $F_{N3} = F - F + 2F = 2F$ 。作轴力图如图 2-1 (d) 所示。

(e) 取 1-1 截面求轴力 [见图 2-1 (e)]: $F_{N1}(x) = \frac{2F}{l}x$ ($0 \leq x \leq l$)。作轴力图如图 2-1 (e) 所示。

(f) 分别取 1—1、2—2、3—3 截面求轴力 [见图 2-1 (f)]: $F_{N1} = 2F$, $F_{N2} = 2F - F = F$, $F_{N3} = 2F - F - F = 0$ 。作轴力图如图 2-1 (f) 所示。

2-2 图 2-2 为拉压杆的轴力图, 试分别作出杆的受力图。

解 根据轴力图作受力图如图 2-2 所示。

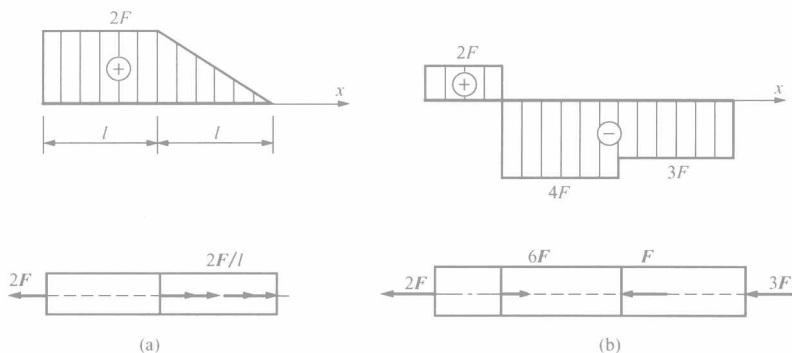


图 2-2 题 2-2 图

2-3 求下列结构中指定杆的应力。已知图 2-3 (a) 中杆的横截面面积 $A_1 = A_2 = 1150\text{mm}^2$; 图 2-3 (b) 中杆的横截面面积 $A_1 = 850\text{mm}^2$, $A_2 = 600\text{mm}^2$, $A_3 = 500\text{mm}^2$ 。

解

(a) 求反力, $F_A = F_B = 40\text{kN}$ 。取一半分析 [见图 2-3 (a)]: 由 $\sum M_C = 0$ 得

$$F_2 = \frac{40 \times 4 - 10 \times 4 \times 2}{2.2} \approx 36.4(\text{kN})(\text{拉})$$

由结点 D 的平衡有, $\sum F_x = 0$, $F_1 = F_2 \frac{\sqrt{5}}{2} \approx 40.7(\text{kN})(\text{拉})$

由 $\sigma = \frac{F_N}{A}$ [教材式 (2-1)] 得, $\sigma_{\text{①}} = \frac{F_1}{A_1} \approx \frac{40.7 \times 10^3}{1150 \times 10^{-6}} \approx 35.4(\text{MPa})$, $\sigma_{\text{②}} = \frac{F_2}{A_2} =$

$$\frac{36.4 \times 10^3}{1150 \times 10^{-6}} \approx 31.7(\text{MPa})$$

(b) 解除 B 端的约束 [见图 2-3 (b)], 用约束力 F_B 代之, 由 $\sum M_A = 0$ 得,

$$F_B = \frac{3 \times 3 \times 1.5}{1} = 13.5(\text{kN}), F_1 = F_B = 13.5(\text{kN})(\text{压})$$

由结点 C 的平衡有, $\sum F_x = 0$, $F_3 = -F_1 \times \sqrt{2} \approx -19.1(\text{kN})(\text{压})$

$$\sum F_y = 0, F_2 = -F_3 \times 1/\sqrt{2} = 13.5(\text{kN})$$

由 $\sigma = \frac{F_N}{A}$ [教材式 (2-1)] 得

$$\sigma_{\text{①}} = \frac{F_1}{A_1} = \frac{-13.5 \times 10^3}{850 \times 10^{-6}} \approx -15.9(\text{MPa})$$

$$\sigma_{\text{②}} = \frac{F_2}{A_2} = \frac{13.5 \times 10^3}{600 \times 10^{-6}} \approx 22.5 (\text{MPa})$$

$$\sigma_{\text{③}} = \frac{F_3}{A_3} \approx \frac{-19.1 \times 10^3}{500 \times 10^{-6}} = -38.2 (\text{MPa})$$

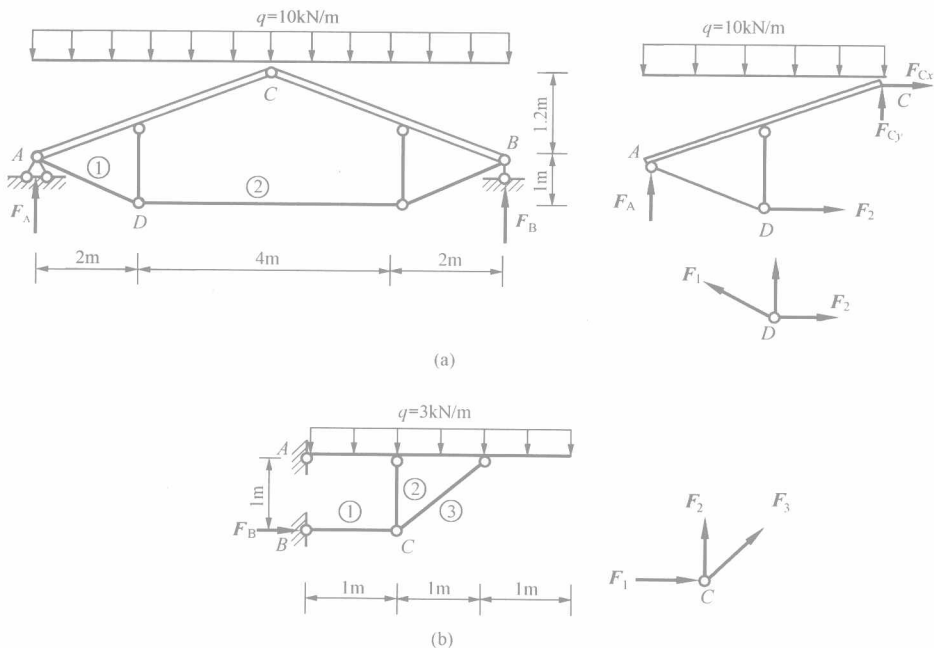


图 2-3 题 2-3 图

2-4 求下列各杆的最大正应力。

(1) 图 2-4 (a) 为开槽拉杆, 两端受力 $F=10\text{kN}$, $b=4\text{mm}$, $h=20\text{mm}$, $h_0=10\text{mm}$;

(2) 图 2-4 (b) 为阶梯形杆, AB 段杆横截面积为 80mm^2 , BC 段杆横截面积为 30mm^2 , CD 段杆横截面积为 120mm^2 ;

(3) 图 2-4 (c) 为变截面杆, AB 段的横截面积为 400mm^2 , BC 段的横截面积为 300mm^2 ;

(4) 图 2-4 (d) 为块石桥墩, 材料的容重 $\rho g=23\text{kN/m}^3$ 。

解

(a) 如图 2-4 (a) 所示, $F_N = F = 10\text{kN}$, $\sigma_{\max} = \frac{F_N}{A_{\min}} = \frac{10 \times 10^3}{(20-10) \times 4 \times 10^{-6}} = 250 (\text{MPa})$ 。

(b) 作杆 ABCD 的轴力图如图 2-4 所示

$$\sigma_{AB} = \frac{F_{NAB}}{A_{AB}} = \frac{17 \times 10^3}{80 \times 10^{-6}} = 213 (\text{MPa})$$

$$\sigma_{BC} = \frac{F_{NBC}}{A_{BC}} = \frac{8 \times 10^3}{30 \times 10^{-6}} \approx 267 (\text{MPa})$$

$$\sigma_{CD} = \frac{F_{NCD}}{A_{CD}} = \frac{24 \times 10^3}{120 \times 10^{-6}} = 200 (\text{MPa})$$

所以 $\sigma_{\max} = \sigma_{BC} = 267 (\text{MPa})$

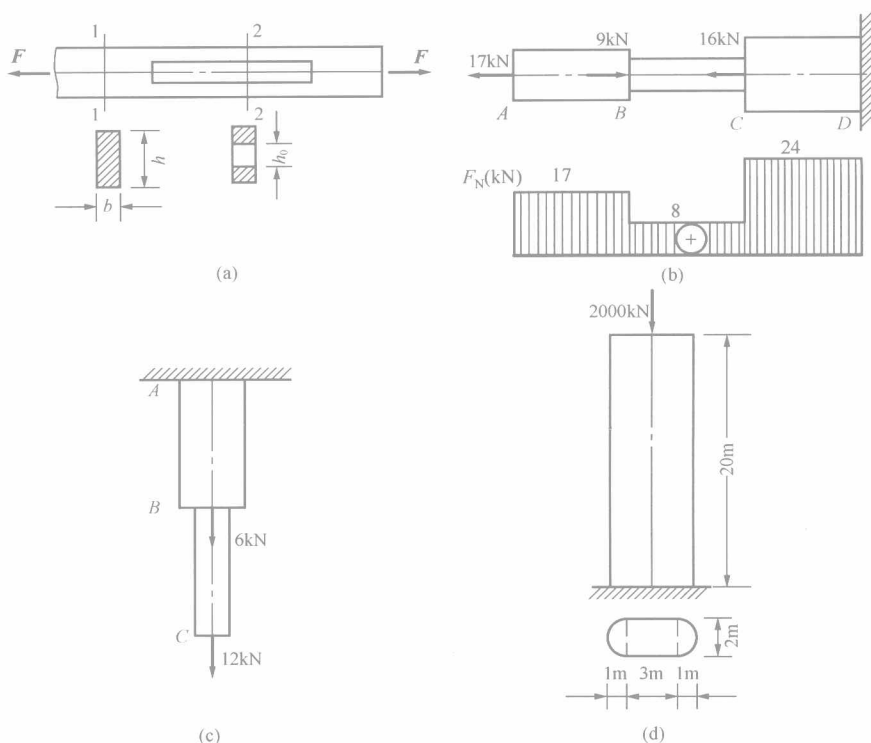


图 2-4 题 2-4 图

(c) 如图 2-4 (c) 所示 BC 段: $F_{NBC}=12\text{kN}$, AB 段: $F_{NAB}=18\text{kN}$

$$\sigma_{BC} = \frac{F_{NBC}}{A_{BC}} = \frac{12 \times 10^3}{300 \times 10^{-6}} = 40(\text{MPa})$$

$$\sigma_{AB} = \frac{F_{NAB}}{A_{AB}} = \frac{18 \times 10^3}{400 \times 10^{-6}} = 45(\text{MPa})$$

所以 $\sigma_{\max} = \sigma_{AB} = 45(\text{MPa})$

(d) 如图 2-4 (d) 所示 $|F_N|_{\max} = F + \rho g A l$

$$|\sigma|_{\max} = \frac{|F_N|_{\max}}{A} = \frac{F}{A} + \rho g l = \frac{2000 \times 10^3}{3 \times 2 + \pi \times 2^2/4} + 23 \times 10^3 \times 20 \approx 0.68(\text{MPa}) (\text{压})$$

2-5 一根直径为 15mm, 标距为 200mm 的合金钢杆, 在比例极限内进行拉伸试验, 当轴向荷载从零缓慢地增加到 58.4kN 时, 杆伸长了 0.9mm, 直径缩小了 0.022mm, 试确定材料的弹性模量 E 、泊松比 ν 。

解 由 $\Delta l = \frac{F_N l}{EA}$ [教材式 (2-3)] 有

$$E = \frac{F_N l}{A \Delta l} = \frac{58.4 \times 10^3 \times 200 \times 10^{-3}}{\frac{\pi \times (15 \times 10^{-3})^2}{4} \times 0.9 \times 10^{-3}} \approx 73.5(\text{GPa})$$

由 $\nu = \left| \frac{\epsilon'}{\epsilon} \right|$ [教材式 (2-5)] 有

$$\nu = \left| \frac{\epsilon'}{\epsilon} \right| = \frac{0.022/15}{0.9/200} = 0.326$$

2-6 如图 2-5 所示短柱, 上段为钢制, 截面尺寸为 $100\text{mm} \times 100\text{mm}$, 钢的弹性模量 $E_s = 200\text{GPa}$, 下段为铝制, 截面尺寸为 $200\text{mm} \times 200\text{mm}$, $E_a = 70\text{GPa}$ 。当柱顶受 F 力作用时, 柱子总长度减少了 0.4mm , 试求 F 值 (注: 不计杆的自重)。

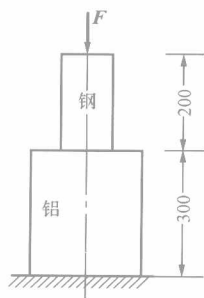


图 2-5 题 2-6 图

解 由 $\Delta l = \frac{F_N l}{EA}$ [教材式 (2-3)] 有

$$\Delta l = \frac{F_{Ns} l_s}{E_s A_s} + \frac{F_{Na} l_a}{E_a A_a} = -F \left(\frac{0.2}{200 \times 10^9 \times 100 \times 100 \times 10^{-6}} + \frac{0.3}{70 \times 10^9 \times 200 \times 200 \times 10^{-6}} \right) = -0.4 \times 10^{-3}$$

解得, $F = 1932\text{kN}$ 。

2-7 如图 2-6 所示等直杆 ABC , 材料的容重为 ρg , 弹性模量为 E , 横截面积为 A 。求杆 B 截面的位移 Δ_B 。

解 BC 段的轴力: $F_N(x) = -(2F + \rho g A l + \rho g A x)$ ($0 \leq x \leq l$)

$$\Delta_B = \Delta l_{BC} = \int_0^l \frac{F_N(x) dx}{EA} = - \left(\frac{2F + \rho g A l^2}{EA} + \frac{1}{EA} \int_0^l \rho g A x dx \right) = - \left(\frac{2Fl}{EA} + \frac{3\rho g A l^2}{2EA} \right) (\downarrow)$$

2-8 如图 2-7 所示结构, ABC 杆为刚性杆, BD 杆为横截面积 $A = 400\text{mm}^2$ 、弹性模量 $E = 2.0 \times 10^5\text{MPa}$ 的钢杆。试求 C 点的竖向位移。

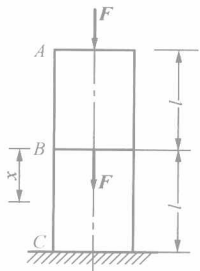


图 2-6 题 2-7 图

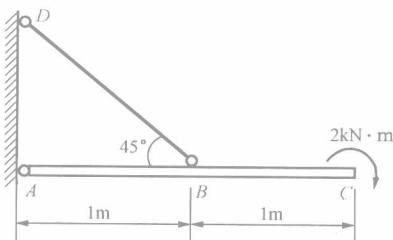


图 2-7 题 2-8 图

解 去掉 BD 杆的约束, 用约束力 F_{BD} 代之, 由 $\sum M_A = 0$, $F_{BD} \sin 45^\circ \times 1 - 2 = 0$, 得: $F_{BD} \approx 2.83\text{kN}$

$\Delta l_{BD} = \frac{F_{BD} l}{EA} = \frac{2.83 \times 10^3 \times \sqrt{2}}{200 \times 10^9 \times 400 \times 10^{-6}} \approx 0.05 \times 10^{-3}(\text{m})$, 由变形的几何关系 [见图 2-7], 得

$$\Delta_C = \overline{CC'} = 2 \overline{BB'} = 2 \frac{\Delta l_{BD}}{\sin 45^\circ} \approx 0.141 \times 10^{-3}(\text{m})$$

2-9 如图 2-8 所示结构中, AB 为水平放置的刚性杆, 1、2、3 杆的材料相同, 弹性模量 $E = 210\text{GPa}$ 。已知: $F = 20\text{kN}$, $A_1 = A_2 = 100\text{mm}^2$, $A_3 = 150\text{mm}^2$, $l = 1\text{m}$ 。试求 C 点的水平位移和铅直位移。

解 由平衡条件可求得, $F_1 = F_2 = F/2$, $F_3 = 0$

$$\Delta l_1 = \Delta l_2 = \frac{F_1 l_1}{EA_1} = \frac{10 \times 10^3 \times 1}{210 \times 10^9 \times 100 \times 10^{-6}} \approx 0.476 \times 10^{-3}(\text{m}), \Delta l_3 = 0$$

由变形的几何关系 (见图 2-8) 可见, C 点的水平位移和铅直位移等于 A 点的相应位

移, 即 $\Delta_{Ch} = \Delta_{Cn} = \Delta l_1 = 0.476\text{mm}$, 方向如图 2-8 所示。

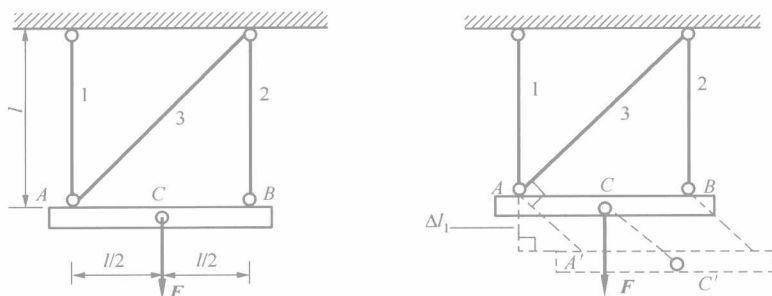


图 2-8 题 2-9 图

2-10 如图 2-9 所示正方形箱形薄壁截面杆受轴向力 F 作用, 已知该材料的弹性常数为 E, ν . 试求截面上 C 与 D 两点间的距离改变量 Δ_{CD} 。

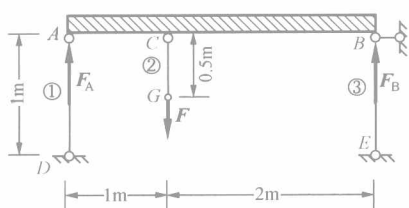


图 2-9 题 2-10 图

解 杆的纵向应变 $\epsilon = \frac{\sigma}{E} = \frac{F}{4a\delta E}$, 横向应变 $\epsilon' = -\nu\epsilon = -\nu \frac{F}{4a\delta E}$

C 与 D 两点距离的改变

$$\Delta_{CD} = \epsilon' \overline{CD} = -\nu \frac{F}{4a\delta E} \times \frac{\sqrt{2}}{2} a = -\nu \frac{\sqrt{2}F}{8\delta E}$$



2-11 如图 2-10 所示结构中, AB 为刚性杆, AD 为钢杆, 横截面面积 $A_1 = 500\text{mm}^2$, 弹性模量 $E_1 = 200\text{GPa}$; CG 为铜杆, 横截面面积 $A_2 = 1500\text{mm}^2$, 弹性模量 $E_2 = 100\text{GPa}$; BE 为木杆, 横截面面积 $A_3 = 3000\text{mm}^2$, 弹性模量 $E_3 = 10\text{GPa}$ 。当 G 点受力 $F = 60\text{kN}$ 作用时, 求该点的竖直位移 Δ_G 。

解 由平衡条件可求得: $F_A = \frac{F \times 2}{3} = 40(\text{kN})$ (压)

$$F_B = \frac{F \times 1}{3} = 20(\text{kN}) \text{ (压)}, F_{CG} = F = 60\text{kN} \text{ (拉)}$$

由 $\Delta l = \frac{F_H l}{EA}$ [教材式 (2-3)] 可求得杆的变形

$$\Delta l_{AD} = \frac{F_A l_{AD}}{E_1 A_1} = \frac{40 \times 10^3 \times 1}{200 \times 10^9 \times 500 \times 10^{-6}} = 0.4(\text{mm})$$

$$\Delta l_{CG} = \frac{F_{CG} l_{CG}}{E_2 A_2} = \frac{60 \times 10^3 \times 0.5}{100 \times 10^9 \times 1500 \times 10^{-6}} = 0.2(\text{mm})$$

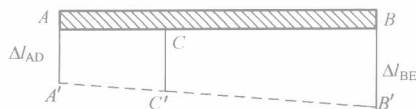


图 2-10 题 2-11 图

$$\Delta l_{BE} = \frac{F_B l_{BE}}{E_3 A_3} = \frac{20 \times 10^3 \times 1}{10 \times 10^9 \times 3000 \times 10^{-6}} = 0.67(\text{mm})$$

G 点的竖直位移

$$\Delta_G = \overline{CC'} + \Delta l_{CG} = 0.4 + \frac{0.67 - 0.4}{3} + 0.2 = 0.69(\text{mm})$$

2-12 如图 2-11 所示一挡水墙, 其中 AB 杆支承着挡水墙。若 AB 杆为圆木, 其容许应力 $[\sigma] = 11\text{MPa}$, 试求 AB 杆所需的直径 d (注: 挡水墙下端可视作铰接)。

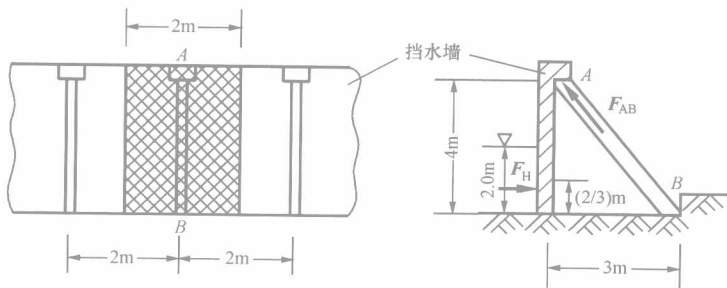


图 2-11 题 2-12 图

解 水压力 $F_H = \frac{1}{2} \rho g h^2 b = \frac{1}{2} \times 10 \times 2^2 \times 2 = 40(\text{kN})$; 由平衡条件, AB 杆的内力

$$F_{AB} = \frac{F_H \times \frac{2}{3}}{4 \times \frac{3}{5}} \approx 11.1(\text{kN}); \text{ 由强度条件 } \sigma_{\max} = \frac{F_{N\max}}{A} \leq [\sigma] \text{ [教材式 (2-7)]}, \text{ 故}$$

$$d \geq \sqrt{\frac{F_{AB}}{[\sigma] \pi/4}} = \sqrt{\frac{11.1 \times 10^3}{11 \times 10^6 \times 3.14/4}} \approx 36 \times 10^{-3}(\text{m})$$

2-13 如图 2-12 所示结构, CD 杆为刚性杆, C 端铰接于墙壁上, AB 杆为钢杆, 直径 $d = 30\text{mm}$, 容许应力 $[\sigma] = 170\text{MPa}$, 弹性模量 $E = 2.0 \times 10^5 \text{MPa}$ 。试求结构的容许荷载 F 。

解 AB 杆的轴力 $F_N = \frac{2.5F}{2 \times \sin 30^\circ} = 2.5F$, 由强度

条件 $\sigma_{\max} = \frac{F_{N\max}}{A} \leq [\sigma]$, 则

$$F \leq \frac{[\sigma] A}{2.5} = \frac{170 \times 10^6 \times \pi \times \frac{0.03^2}{4}}{2.5} = 48.0(\text{kN})$$

所以容许荷载 $[F] = 48.0\text{kN}$ 。

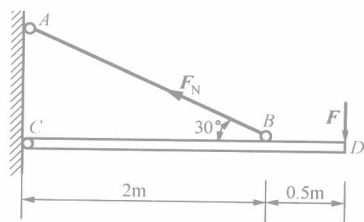


图 2-12 题 2-13 图

2-14 如图 2-13 所示正方形砖柱, 顶端受集中力 $F = 16\text{kN}$ 作用, 柱边长为 0.4m , 砌筑在高为 0.4m 的正方形块石底脚上。已知砖的容重 $\rho_1 g = 16\text{kN/m}^3$, 块石容重 $\rho_2 g = 20\text{kN/m}^3$ 。地基容许应力 $[\sigma] = 0.08\text{MPa}$ 。试设计正方形块石底脚的边长 a 。

解 最大轴力 $|F_N|_{\max} = F + \rho_1 g A_1 l + \rho_2 g A_2 h$, 由强度条件得, $\sigma_{\max} = \frac{|F_N|_{\max}}{A_2} \leq [\sigma]$, 其中 $A_2 = a^2$

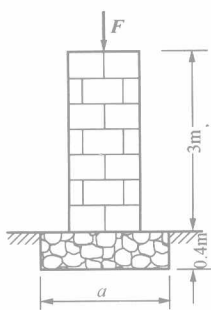


图 2-13 题 2-14 图

所以

$$a \geq \sqrt{\frac{F + \rho_1 g A_1 l}{[\sigma] - \rho_2 g h}} = \sqrt{\frac{16 \times 10^3 + 16 \times 10^3 \times 0.4^2 \times 3}{0.08 \times 10^6 - 20 \times 10^3 \times 0.4}} \approx 0.573(\text{m})$$

2-15 如图 2-14 所示结构 AB 为刚性杆, 1、2 两杆的直径 $d_1 = d_2 = 100\text{mm}$, 3 杆直径 $d_3 = 120\text{mm}$, 容许拉应力 $[\sigma_t] = 8\text{MPa}$, 容许压应力 $[\sigma_c] = 10\text{MPa}$ 。试求结构的最大荷载。

解 由平衡条件, 三杆的内力: $F_1 = -F/\sqrt{2}$ (压), $F_2 = F/2$, $F_3 = -F/2$ (压)

由强度条件得

$$\sigma_1 = \frac{F_1}{A_1} \leq [\sigma_c], F \leq \sqrt{2}[\sigma_c]A_1 = \sqrt{2} \times 10 \times 10^6 \times \pi \times 0.1^2/4 \approx 111.0(\text{kN})$$

$$\sigma_2 = \frac{F_2}{A_2} \leq [\sigma_t], F \leq 2[\sigma_t]A_2 = 2 \times 8 \times 10^6 \times \pi \times 0.1^2/4 \approx 125.6(\text{kN})$$

$$\sigma_3 = \frac{F_3}{A_3} \leq [\sigma_c], F \leq 2[\sigma_c]A_3 = 2 \times 10 \times 10^6 \times \pi \times 0.12^2/4 \approx 226.1(\text{kN})$$

所以, 容许荷载 $[F] = 111.0(\text{kN})$ 。

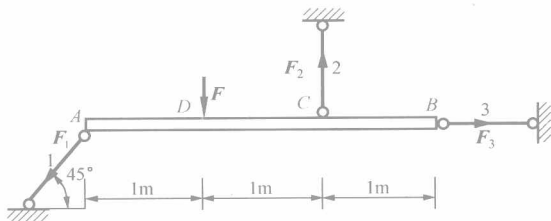


图 2-14 题 2-15 图

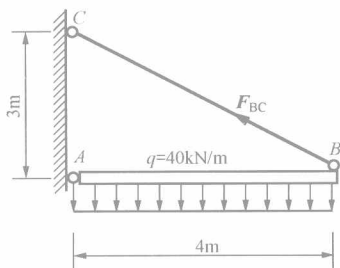


图 2-15 题 2-16 图

2-16 如图 2-15 所示结构中, 钢索 BC 是由一组直径 $d = 2\text{mm}$ 的钢丝组成, 钢丝的容许应力 $[\sigma] = 160\text{MPa}$, 试求钢丝的根数。若将 BC 杆改为由两个等边角钢焊成的组合截面, 试确定等边角钢号。

解 由平衡条件 $\sum M_A = 0$, $F_{BC} = 40 \times 2 \times 5/3 \approx 133.3(\text{kN})$

由强度条件 $\sigma = \frac{F_{BC}}{A} = \frac{133.3 \times 10^3}{n \times \pi \times 0.002^2/4} \leq [\sigma] = 160 \times 10^6$, 得 $n = 265$

再由强度条件 $A \geq \frac{F_{BC}}{[\sigma]} = \frac{133.3 \times 10^3}{160 \times 10^6} \approx 8.34 \times 10^{-4}(\text{m}^2)$, 故选两根 $45 \times 45 \times 5$ 等边角

钢, 则 $A = 2 \times 4.29 \times 10^{-2} \text{m}^2 = 8.58 \times 10^{-2}(\text{m}^2)$, 能满足强度要求。

2-17 如图 2-16 所示 AB 杆为刚性杆, 长为 $3a$ 。A 端铰接于墙壁上, 在 C、B 两处分别用同材料、同面积的 1、2 两杆拉住。在 D 点受力 F 作用, 求 1、2 两杆的应力。设弹性模量为 E, 横截面面积为 A。

解 变形协调的几何关系为 $3\Delta l_1 = \Delta l_2$

力与变形之间的物理关系

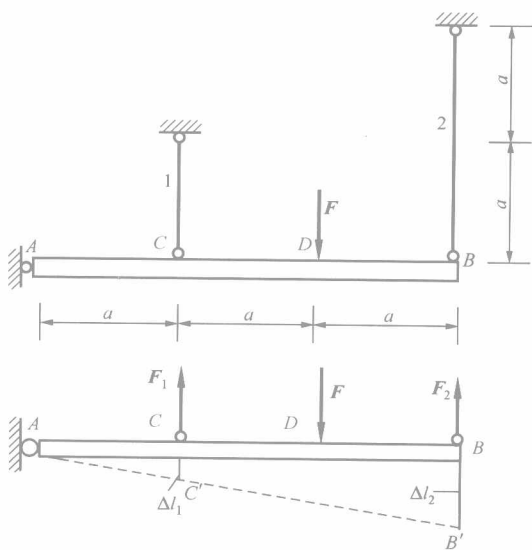


图 2-16 题 2-17 图

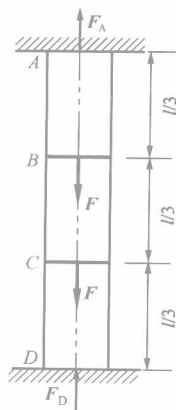


图 2-17 题 2-18 图

$$\Delta l_1 = \frac{F_1 a}{EA}, \quad \Delta l_2 = \frac{F_2 2a}{EA}$$

代入几何方程, 得补充方程: $3F_1 = 2F_2$, 最后由平衡条件有 $F_1 + 3F_2 = 2F$, 解得

$$F_1 = \frac{4F}{11}, \quad F_2 = \frac{6F}{11}; \quad \text{所以 } \sigma_1 = \frac{4F}{11A}, \quad \sigma_2 = \frac{6F}{11A}$$

2-18 两端固定, 长度为 l , 横截面面积为 A , 弹性模量为 E 的杆, 在 B 、 C 截面各受一 F 力作用, 如图 2-17 所示。求 B 、 C 截面间的相对位移。

解 解除 A 端的约束, 用约束力 F_A 代替, 其变形协调的几何条件为 $\Delta_A = \Delta_{AB} + \Delta_{BC} + \Delta_{CD} = 0$

力与变形之间的物理关系为

$$\Delta_{AB} = \frac{F_A l}{3EA}, \quad \Delta_{BC} = \frac{(F_A - F)l}{3EA}, \quad \Delta_{CD} = \frac{(F_A - 2F)l}{3EA}$$

代入几何方程, 得 $F_A = F$

最后由平衡条件, 得 $F_D = F$, $F_{BC} = 0$

所以 B 、 C 两截面间的相对位移为 $\Delta_{BC} = \Delta_{BC} = 0$ 。

2-19 如图 2-18 所示钢筋混凝土柱, 已知: 钢筋和混凝土的横截面积分别为 250mm^2 和 10000mm^2 , 其弹性模量分别为 $2.0 \times 10^5\text{MPa}$ 和 $2.0 \times 10^4\text{MPa}$ 。试问它们各承担多少荷载。

解 变形协调的几何关系为 $\Delta l_g = \Delta l_h$

$$\text{力与变形之间的物理关系为 } \Delta l_g = \frac{F_g l}{E_g A_g}, \quad \Delta l_h = \frac{F_h l}{E_h A_h}$$

代入几何方程, 得补充方程 $F_h = 4F_g$

最后由平衡条件 $F_h + F_g = F$, 得

$$F_g = \frac{F}{5} = \frac{300}{5} = 60(\text{kN}), \quad F_h = \frac{4F}{5} = \frac{4 \times 300}{5} = 240(\text{kN})$$

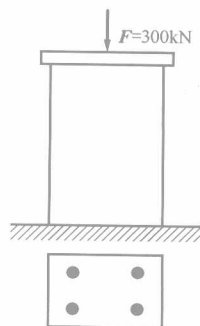


图 2-18 题 2-19 图

2-20 如图 2-19 所示结构, 已知: 1、2、3 杆的材料相同, 其横截面积分别为 $A_1 = 400\text{mm}^2$, $A_2 = 300\text{mm}^2$, $A_3 = 200\text{mm}^2$, $F = 40\text{kN}$ 。试求各杆的应力。

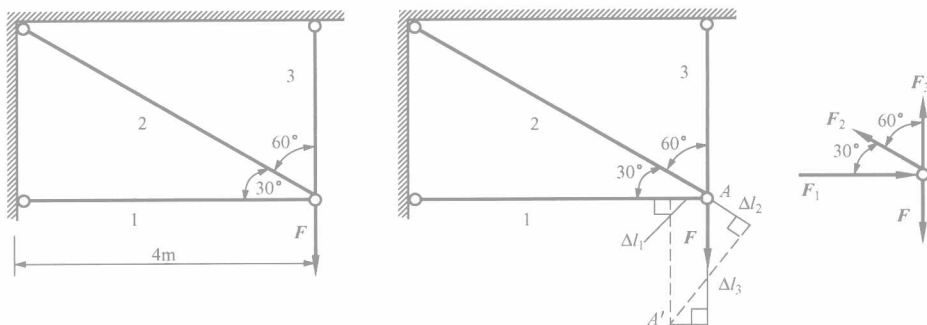


图 2-19 题 2-20 图

解 首先确定力作用点 A 的平衡位置 A', 如图 2-19 所示, 过平衡点 A' 再作各杆 (或杆延长线) 的垂直线, 可见, 变形协调的几何关系为 $\Delta l_3 = \frac{\Delta l_2}{\sin 30^\circ} + \frac{\Delta l_1}{\tan 30^\circ}$,

力与变形之间的物理关系为

$$\Delta l_1 = \frac{F_1 l_1}{E_1 A_1}, \Delta l_2 = \frac{F_2 l_2}{E_2 A_2}, \Delta l_3 = \frac{F_3 l_3}{E_3 A_3}$$

式中: $l_1 = 4\text{m}$, $l_2 = \frac{4}{\cos 30^\circ}(\text{m})$, $l_3 = 4 \times \tan 30^\circ(\text{m})$

把物理关系式代入几何关系式, 得补充方程为

$$\frac{F_3}{2} = \frac{4}{3}F_2 + \frac{3}{4}F_1$$

取结点 A 立平衡方程为

$$F_1 = F_2 \cos 30^\circ, F_3 + F_2 \sin 30^\circ = F$$

联立求解, 得

$$F_1 = 0.194 F = 7.76\text{kN (压)}, F_2 = 0.224 F = 8.96\text{kN}, F_3 = 0.889 F = 35.5\text{kN}$$

各杆的应力为

$$\sigma_1 = \frac{F_1}{A_1} = -19.4\text{MPa}, \sigma_2 = \frac{F_2}{A_2} = 29.9\text{MPa}, \sigma_3 = \frac{F_3}{A_3} = 177.5\text{MPa}$$

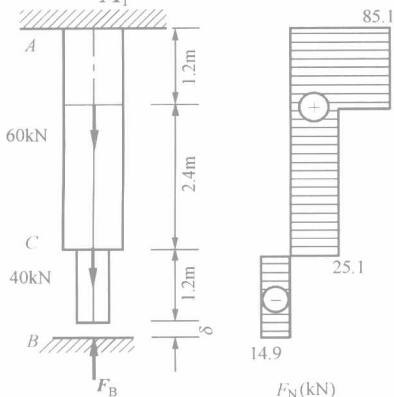


图 2-20 题 2-21 图

2-21 如图 2-20 所示阶梯形杆, 其上端固定, 下端与支座距离 $\delta = 1\text{mm}$, 已知上下两段杆的横截面积分别为 600mm^2 和 300mm^2 , 弹性模量 $E = 2.1 \times 10^5\text{MPa}$ 。试作杆的轴力图。

解 首先计算杆的伸长

$$\begin{aligned} \Delta l &= \frac{40 \times 10^3 \times 2.4}{2.1 \times 10^{11} \times 600 \times 10^{-6}} \\ &+ \frac{100 \times 10^3 \times 1.2}{2.1 \times 10^{11} \times 300 \times 10^{-6}} \\ &= 1.71 \times 10^{-3}(\text{m}) > \delta \end{aligned}$$

解除 B 端的约束, 用约束力 F_B 代替, 其变形协调

的几何条件

$$\Delta_B = \Delta l_{AC} + \Delta l_{CB} = \delta$$

力与变形之间的物理关系

$$\Delta l_{CB} = -\frac{F_B \times 1.2}{2.1 \times 10^{11} \times 300 \times 10^{-6}}$$

$$\Delta l_{AC} = \frac{(-F_B + 40 \times 10^3) \times 2.4}{2.1 \times 10^{11} \times 600 \times 10^{-6}} + \frac{(-F_B + 100 \times 10^3) \times 1.2}{2.1 \times 10^{11} \times 600 \times 10^{-6}}$$

代入几何方程, 得 $F_B = 14.9 \text{ kN}$ 。作轴力图如图 2-20 所示。

2-22 直径 $d=25 \text{ mm}$ 的钢杆 (见图 2-21), 在常温下加热到 30°C 后将杆的两端固定起来, 然后再冷却到常温。已知钢的线膨胀系数 $\alpha=12 \times 10^{-6}/^\circ \text{C}$, 弹性模量 $E=2.1 \times 10^5 \text{ MPa}$ 。求杆两端的约束反力和横截面上的应力。

解 解除 B 端的约束, 用约束力 F_R 代替, 其变形协调的几何条件

$$\Delta_B = \Delta l_{AB}(F_R) + \Delta l_{AB}(\Delta t) = 0$$

力与变形之间的物理关系

$$\Delta l_{AB}(F_R) = \frac{F_R l}{EA}, \quad \Delta l_{AB}(\Delta t) = \alpha \Delta t l$$

得 $F_R = -\alpha \Delta t EA$

把 $\Delta t = -30^\circ$, d , E 和 α 代入, 得 $F_R = 37.1 \text{ kN}$

最后由平衡条件, 得 $F_A = F_R$

横截面上的应力

$$\sigma = \frac{F_N}{A} = \frac{37.1 \times 10^3}{\frac{\pi \times 0.025^2}{4}} = 75.6 \text{ (MPa)}$$

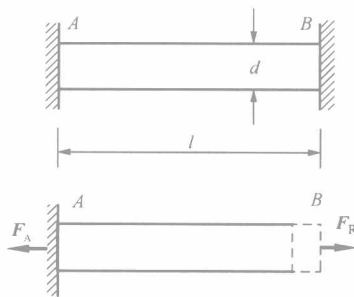


图 2-21 题 2-22 图

第3章 扭 转

3-1 试作如图 3-1 所示各杆的扭矩图。

解

(a) 如图 3-1 (a) 所示, 分别取 1—1、2—2、3—3、4—4 截面求扭矩

$$M_{x1} = -T, M_{x2} = -T - 2T = -3T, M_{x3} = -T - 2T - T = -4T, M_{x4} = 2T$$

作轴力图如图 3-1 (a) 所示。

(b) 如图 3-1 (b) 所示, 分别取 1—1、2—2、3—3 截面求扭矩

$$M_{x1} = -500x (0 \leq x \leq 200), M_{x2} = -10 - 90 = -100 (\text{N} \cdot \text{m}), M_{x3} = -10 \text{N} \cdot \text{m}$$

作扭矩图如图 3-1 (b) 所示。

(c) 如图 3-1 (c) 所示, 分别取 1—1、2—2、3—3、4—4 截面求扭矩

$$M_{x1} = 3 \text{kN} \cdot \text{m}, M_{x2} = 3 + 2 = 5 (\text{kN} \cdot \text{m}), M_{x3} = 3 + 2 - 4 = 1 (\text{kN} \cdot \text{m}), M_{x4} = 3 + 2 - 4 + 1 = 2 (\text{kN} \cdot \text{m})$$

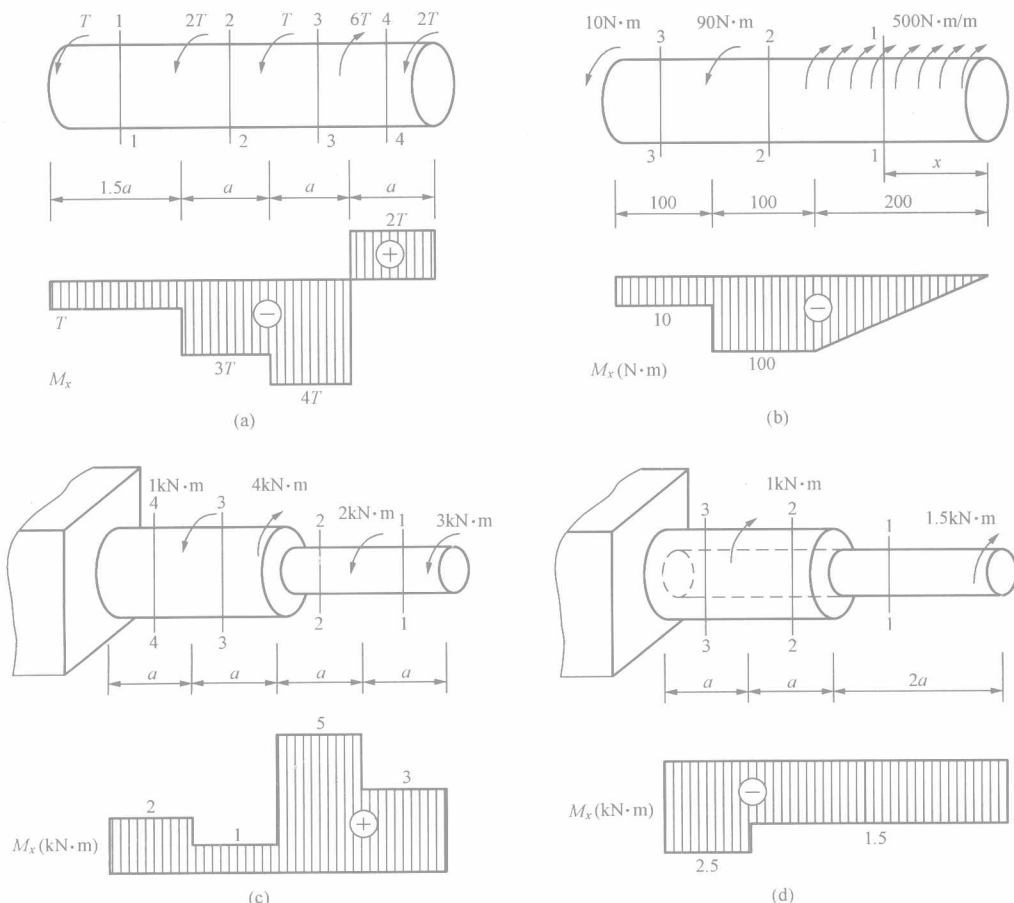


图 3-1 题 3-1 图