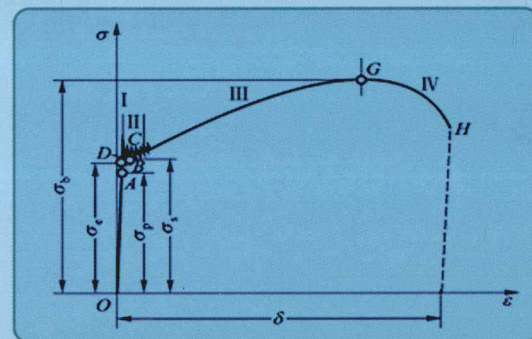
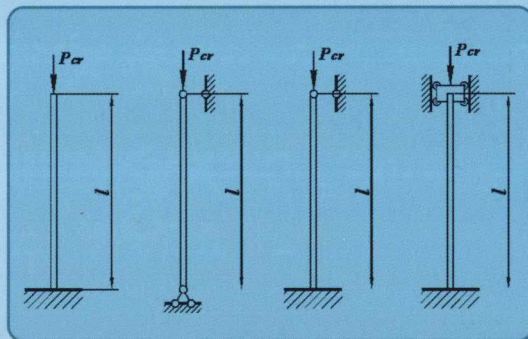
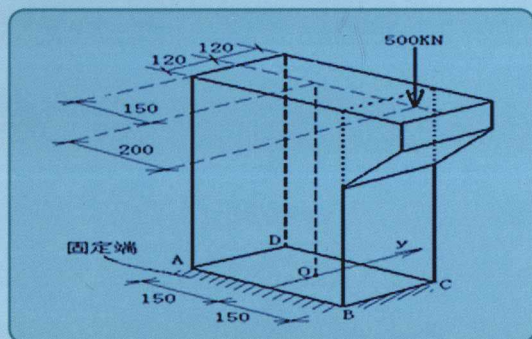


材料力学基本训练

(B分册)

古 滨 沈火明 郭春华 编著



高等教育精品课程“十二五”规划教材·力学类

材料力学基本训练

(B 分册)

古 滨 沈火明 郭春华 编著

内 容 简 介

本书是根据教育部《高等学校工科本科材料力学课程教学基本要求》和教育部工科力学教学指导委员会有关《面向 21 世纪工科力学课程教学改革的基本要求》编写而成的。全书共 12 章、10 个单元,每章的前面部分是本章的重点、难点、考点、习题分类与解题要点的归纳总结,后面部分是本章的单项选择题、计算题等训练题目。为了便于帮助实现分级教学,选择题分为基本型、提高型两档;计算题进行了分类与分级;大部分计算题中的部分参数可根据需要由教师重新给定,避免学生盲目抄袭作业或答案。同时,本书编有适用于多、中、少学时以及考研不同层次的材料力学模拟试题。

本书可作为高等院校工科相关专业材料力学课程的作业用书(可拆分成 A、B 两个独立分册交替使用)和辅导用书,可作为学生考研、竞赛、巩固复习用书,也可作为夜大、电大、职大等学生的参考用书。

版权专有 侵权必究

图书在版编目(CIP)数据

材料力学基本训练/古滨,沈火明,郭春华编著. —北京:北京理工大学出版社,2011.7
ISBN 978-7-5640-4609-5

I. ①材… II. ①古… ②沈… ③郭… III. ①材料力学—高等学校—题解 IV. ①TB301-44

中国版本图书馆 CIP 数据核字(2011)第 104792 号

出版发行 / 北京理工大学出版社

社 址 / 北京市海淀区中关村南大街 5 号

邮 编 / 100081

电 话 / (010)68914775(办公室) 68944990(批销中心) 68911084(读者服务部)

网 址 / <http://www.bitpress.com.cn>

经 销 / 全国各地新华书店

印 刷 / 北京地质印刷厂

开 本 / 787 毫米×1092 毫米 1/16

印 张 / 12.25

字 数 / 234 千字

版 次 / 2011 年 7 月第 1 版 2011 年 7 月第 1 次印刷

印 数 / 1~4000 册

总 定 价 / 24.00 元(共 2 册)

责任编辑/ 钟 博

责任校对/ 陈玉梅

责任印制/ 吴皓云

图书出现印装质量问题,本社负责调换

B 分册目录

第3章 扭 转	(1)
第4章 平面图形的几何性质	(10)
第6章 弯曲应力	(18)
第8章 应力状态与强度理论	(30)
第10章 压杆稳定	(46)
第12章 动载荷与交变应力	(59)
《材料力学基本训练》参考答案(B 分册)	(75)
分层次模拟试题	
材料力学模拟试题卷3 (多学时)	(81)
材料力学模拟试题卷4 (考研)	(83)
模拟试题(3,4) 参考答案	(87)
参考文献	(88)

第3章 扭 转

☒本章重点

本章的重点是圆轴扭转时的强度条件和刚度条件的应用。一般先作出扭矩图,判断危险截面,然后进行强度和刚度的校核、截面设计或载荷估计,注意强度和刚度两个条件的并用。

☒本章难点

扭转超静定问题,关键是找出变形协调关系。

☒本章考点

圆轴的扭转常作为基本内容来考察。内容包括:以基本概念为主,即纯剪切,切应力互等定理,剪切胡克定律,圆轴扭转时切应力分布规律,扭转破坏现象及其原因分析,多学时还可能涉及到矩形截面杆扭转时应力分布规律,最大切应力所在点等;计算题涉及扭转外力偶矩的计算,圆轴扭转时的应力和变形,实心圆轴和空心圆轴的强度和刚度计算等。扭转问题在后续的弯扭组合变形章节中还会涉及。

☒本章习题分类与解题要点

本章计算题大致包含以下5类。

(1) 圆轴扭转外力偶矩的换算。已知外力和力臂,计算外力偶矩;已知圆轴传递功率和转速,求外力偶矩。

(2) 计算圆轴扭转时的内力扭矩和绘制扭矩图。内力的计算可采用截面法或直接法,注意相应的正负号规定。由扭矩图寻找构件的危险截面。

(3) 圆轴扭转时的横截面上应力计算和变形计算,并解决圆轴的强度问题和刚度问题。要求熟记实心横截面和空心横截面的 I_p 和 W_p 计算公式,特别要注意空心圆轴横截面上切应力的分布规律。

(4) ※扭转超静定问题。其基本思路与拉压超静定相同(三部曲),应综合考虑静力平衡、变形几何关系和物理关系三个方面。

(5) ☆其他非圆截面杆的扭转计算问题。这部分一般只对多学时有一定性了解的要求。

【3-1类】选择题(一)

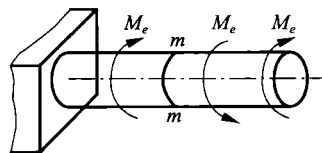
(1) 一受扭圆轴如图所示。其截面 $m-m$ 上的扭矩 $T =$ _____。

【A】 $M_e + M_e = 2M_e$

【B】 $2M_e - M_e = M_e$

【C】 $M_e - M_e = 0$

【D】 $-2M_e + M_e = -M_e$



(2) 电动机传动轴截面上扭矩与传动轴的_____成正比。

【A】传递功率 P

【B】转速 n

【C】直径 D

【D】切变模量 G

(3) 根据圆轴扭转的平面假设,可以认为圆轴扭转时其横截面形状尺寸_____。

【A】不变,直径仍为直线

【B】改变,直径仍为直线

【注】书中凡标“※”的内容为相对于少、中学时有一定难度的基本部分或专题部分内容;书中凡标“☆”的内容属专题部分内容,主要供多、中学时选用。

【C】不变, 直径不为直线 【D】改变, 直径不为直线

(4) 推导圆轴扭转应力公式 $\tau_\rho = \frac{T\rho}{I_p}$ 时, 没有涉及关系式_____。

【A】 $T = \int_A \tau \rho dA$

【B】 $\tau_\rho = G\gamma_\rho$

【C】 $I_p = \int_A \rho^2 dA$;

【D】 $\tau_{\max} = \frac{T}{W_t}$

(5) 扭转应力 $\tau_\rho = \frac{T\rho}{I_p}$ 适用于_____杆件。

【A】任意截面形状

【B】任意实心截面形状

【C】任意材料的圆截面

【D】线弹性材料的圆截面

(6) 直径为 D 的实心圆轴, 两端受扭转力偶矩作用, 轴内最大切应力为 τ , 若轴的直径改为 $D/2$, 则轴内的最大切应力变为_____。

【A】 2τ

【B】 4τ

【C】 8τ

【D】 16τ

(7) 一根空心轴的内、外径分别为 d 、 D , 当 $D=2d$ 时。其抗扭截面系数 W_t 为_____。

【A】 $\frac{7}{16}\pi d^3$

【B】 $\frac{15}{32}\pi d^3$

【C】 $\frac{15}{32}\pi d^4$

【D】 $\frac{7}{16}\pi d^4$

(8) 当实心圆轴的直径增加 1 倍时, 其抗扭强度、抗扭刚度分别增加到原来的_____倍。

【A】 8 和 16

【B】 16 和 8

【C】 8 和 8

【D】 16 和 16

(9) 一内外径之比 $d/D=0.8$ 的空心圆轴, 若外径 D 固定不变, 壁厚增加 1 倍, 则该轴的抗扭强度和抗扭刚度分别提高_____。

【A】 不到 1 倍, 1 倍以上

【B】 1 倍以上, 不到 1 倍

【C】 1 倍以上, 1 倍以上

【D】 不到 1 倍, 不到 1 倍

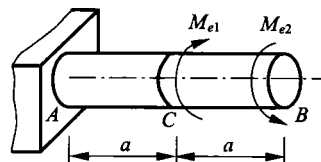
(10) 图示等直圆轴, 若截面 B 、 A 的相对扭转角 $\varphi_{AB}=0$, 则外力偶 M_{e1} 和 M_{e2} 的关系为_____。

【A】 $M_{e1} = M_{e2}$

【B】 $M_{e1} = 2M_{e2}$

【C】 $M_{e2} = 2M_{e1}$

【D】 $M_{e1} = 3M_{e2}$



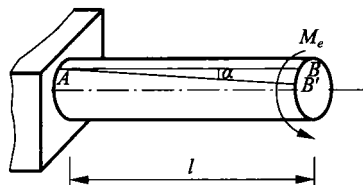
(11) 图示圆轴的半径 R 、长度为 l , 材料的剪切弹性模量为 G 。若受扭后圆轴表面纵向线 AB 的倾斜角为 α , 则在线弹性小变形条件下轴内的最大扭转切应力 $\tau_{\max}$ 和单位长度扭转角 θ 为_____。

【A】 $\tau_{\max} = G\alpha$, $\theta = \frac{\alpha}{l}$

【B】 $\tau_{\max} = G\alpha l/R$, $\theta = \frac{\alpha}{l}$

【C】 $\tau_{\max} = G\alpha$, $\theta = \frac{\alpha}{R}$

【D】 $\tau_{\max} = G\alpha l/R$, $\theta = \frac{\alpha}{R}$



(12) 当圆轴横截面上的切应力超过剪切比例极限 τ_p 时, 扭转切应力公式 $\tau_\rho = \frac{T\rho}{I_p}$ 和扭转角公式 $\varphi = \frac{Tl}{GI_p}$ _____。

【A】前者适用, 后者不适用

【B】前者不适用, 后者适用

【C】两者都适用

【D】两者都不适用

(13) 扭转角为 φ , 单位长度扭转角为 $\theta = \frac{d\varphi}{dx}$, 则表示扭转变形程度的量为 _____。

【A】是 φ , 不是 θ

【B】是 θ , 不是 φ

【C】是 φ 和 θ

【D】 φ 和 θ 都不是

(14) 在扭转刚度条件 $\theta = \frac{T_{\max}}{GI_p} \leq [\theta]$ 中, $[\theta]$ 的单位应当是 _____。

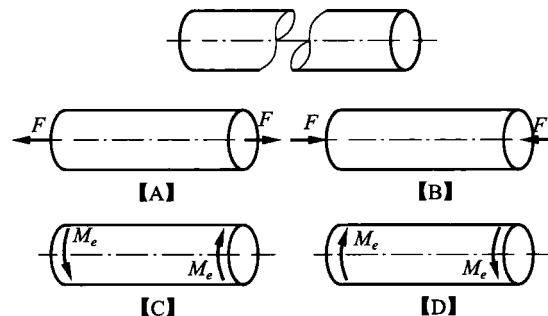
【A】($^\circ$)

【B】rad

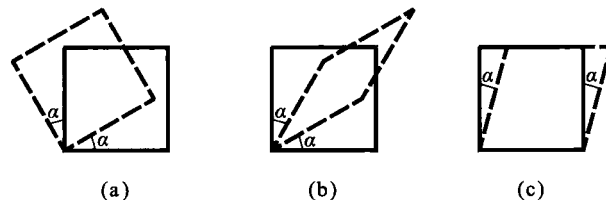
【C】($^\circ$)/m

【D】rad/m

(15) 铸铁圆棒在外力作用下, 发生图示的破坏形式, 其破坏前的受力状态如图_____所示。



(16) 如图所示三个单元体, 虚线表示其受力的变形情况, 则单元体 (a)、(b)、(c) 的剪应变 γ_a 、 γ_b 、 γ_c 应当是 _____。



【A】 $\gamma_a = 2\alpha$; $\gamma_b = -2\alpha$; $\gamma_c = \alpha$

【B】 $\gamma_a = 0$; $\gamma_b = -2\alpha$; $\gamma_c = -\alpha$

【C】 $\gamma_a = 0$; $\gamma_b = 2\alpha$; $\gamma_c = \alpha$

【D】 $\gamma_a = \alpha$; $\gamma_b = 2\alpha$; $\gamma_c = \alpha$

※【3-1类】选择题(二)

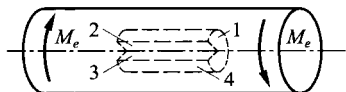
(1) 从受扭圆轴内截取图中虚线所示形状部分, 则该部分_____上无切应力。

【A】横截面 1

【B】纵截面 2

【C】纵截面 3

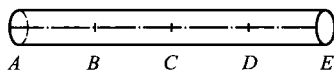
【D】圆柱面 4



(2) 两端受扭转力偶矩作用的实心圆轴, 其不发生屈服的最大许可载荷为 M_e , 若将其横截面面积增加 1 倍, 则最大许可载荷应当为_____。

【A】 $\sqrt{2}M_e$ 【B】 $2M_e$ 【C】 $2\sqrt{2}M_e$ 【D】 $4M_e$

(3) 一根等直的传动轴上, 主动轮分别在 B 、 D 截面, 从动轮分别在 A 、 C 、 E 截面。设主动轮 B 、 D 上的输入功率相等, 从动轮 A 、 C 、 E 上的输出功率也相等, 只考虑扭转的条件下, 则危险截面的位置为_____。

【A】仅 AB 区段【B】 BC 区段【C】 CD 区段【D】 AB 区段和 DE 区段

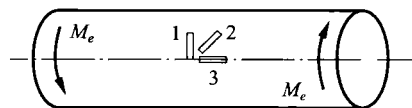
(4) 受扭圆轴上贴有三个应变片, 如图所示。实测时应变片_____的读数几乎为零。

【A】1 和 2

【B】2 和 3

【C】1 和 3

【D】1、2 和 3



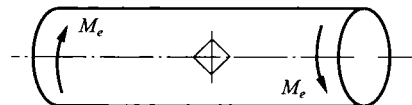
(5) 在圆轴的表面画上一个图示的微小正方形, 受扭时该正方形_____。

【A】保持为正方形

【B】变为矩形

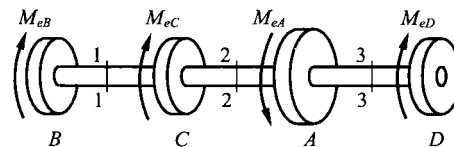
【C】变为菱形

【D】变为平行四边形



【3-2 类】计算题(外力偶矩的换算、求扭矩、绘制扭矩图)

[3-2-1] 传动轴转速 $n = 300 \text{ r/min}$ [或: _____], 主动轮 A 输入功率为 $P_A = 60 \text{ kW}$, 三个从动轮 B 、 C 、 D 输出功率分别为 $P_B = 10 \text{ kW}$, $P_C = 20 \text{ kW}$, $P_D = 30 \text{ kW}$ 。试求各指定截面上的内力扭矩, 并绘该轴的扭矩图。

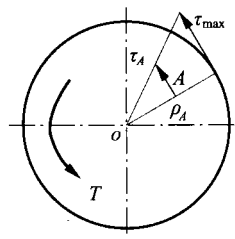


【3-3类】计算题 (计算应力、强度计算和求变形、刚度计算)

[3-3-1] 圆轴截面直径 $d = 50\text{mm}$, 如图所示, 两端受 $M_e = 1\text{kN} \cdot \text{m}$ 的外力偶矩的作用, 材料的切变模量 $G = 80\text{GPa}$ 。

试求: (1) 横截面上半径 $\rho_A = \frac{d}{4}$ [或:] A 点处的切应力和切应变;

(2) 该截面上最大切应力和该轴的单位长度扭转角。

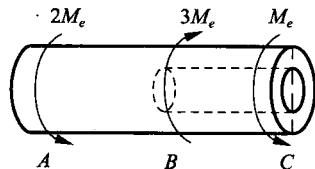


[3-3-2] 圆轴的直径 $d = 50\text{mm}$, 转速为 $n = 120\text{r/min}$ 。若该轴横截面上的最大切应力等于 $\tau_{\max} = 60\text{MPa}$ [或:], 试问所传递的功率 P 为多大?

[3-3-3] 一空心圆轴的外径 $D = 90\text{mm}$, 内径 $d = 60\text{mm}$ [或:]。试计算该轴的抗扭截面系数 W_t , 若在横截面面积不变的情况下, 改用实心圆轴, 试比较两者的抗扭截面系数。

[3-3-4] 空心钢轴的外径 $D=100\text{mm}$, 内径 $d=50\text{mm}$ 。已知该轴上间距为 $l=2.7\text{m}$ 的两横截面的相对扭转角 $\varphi=1.8^\circ$ [或: _____], 材料的切变模量 $G=80\text{GPa}$ 。试求: (1) 轴内的最大切应力; (2) 当轴以 $n=80\text{r/min}$ 的转速旋转时, 轴所传递的功率。

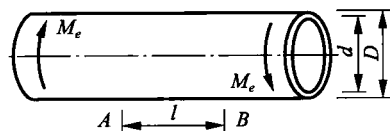
[3-3-5] 如图所示外径 $D=200\text{mm}$ 的圆轴, 其中 AB 段为实心, BC 段为空心, 且内径 $d=50\text{mm}$, 已知材料许用切应力为 $[\tau]=50\text{MPa}$ [或: _____], 求 M_e 的许可值。



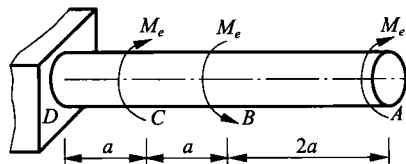
[3-3-6] 已知空心圆轴的外径 $D=76\text{mm}$, 壁厚 $\delta=2.5\text{mm}$, 承受外力偶矩 $M_e=2\text{kN}\cdot\text{m}$ 作用, 材料的许用切应力 $[\tau]=100\text{MPa}$, 切变模量 $G=80\text{GPa}$, 许可单位扭转角 $[\theta]=2(^{\circ})/\text{m}$ [或: _____]。

试: (1) 校核此轴的强度和刚度。(2) 如改用实心圆轴, 且使强度和刚度保持不变, 试设计轴的直径。

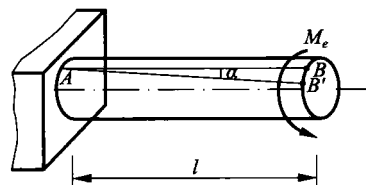
[3-3-7] 如图所示, 一外径 $D = 50\text{mm}$, 内径 $d = 30\text{mm}$ 的空心钢轴, 在扭转力偶矩 $M_e = 1\,600\text{N} \cdot \text{m}$ 的作用下, 测得相距 200mm 的 A 、 B 两截面间的相对转角 $\varphi = 0.4^\circ$ [或: _____], 已知钢的弹性模量 $E = 210\text{GPa}$ 。试求材料泊松比 μ 。



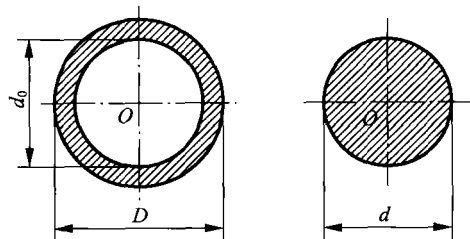
[3-3-8] 图示一等直圆杆, 已知 $d = 40\text{mm}$, $a = 400\text{mm}$, $G = 80\text{GPa}$, $\varphi_{BD} = 1^\circ$ [或: _____]。试求: (1) 最大切应力; (2) 截面 A 相对于截面 C 的扭转角 φ_{AC} 。



[3-3-9] 直径 $d = 50\text{mm}$ 的等直圆杆, 在自由端承受一外力偶矩 $M_e = 1.2\text{kN} \cdot \text{m}$ 时, 而在圆杆表面上的 B 点移动到了 B_1 点, 如图所示。已知 $\Delta s = BB_1 = 6.3\text{mm}$ [或: _____], 材料的弹性模量 $E = 200\text{GPa}$ 。试求钢材的弹性常数 G 和 μ 。



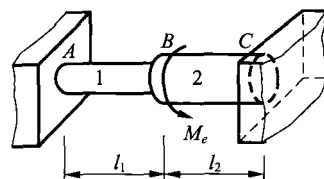
※ [3-3-10] 长度相等的两根受扭圆轴, 一为空心圆轴, 一为实心圆轴, 两者材料相同, 受力情况也一样。实心轴直径为 d ; 空心轴外径为 D , 内径为 d_0 , 且 $d_0/D=0.8$ [或: _____]。试求当空心轴与实心轴的最大切应力均达到材料的许用切应力 ($\tau_{\max} = [\tau]$), 扭矩 T 相等时的重量比和刚度比。



※ [3-3-11] 有一壁厚为 $\delta=25\text{mm}$ [或: _____]、内径为 $d=250\text{mm}$ 的空心薄壁圆管, 其长度为 $l=1\text{m}$, 作用在轴两端面内的外力偶矩为 $M_e=180\text{kN}\cdot\text{m}$ 。试确定管中的最大切应力, 并求管内的应变能。已知材料的切变模量 $G=80\text{GPa}$ 。

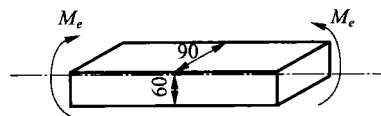
【3-4类】计算题 (扭转超静定问题)

※ [3-4-1] 如图所示阶梯形圆形组合实心轴, 在 A 、 C 两端固定, B 端面处作用外力偶矩 $M_e=900\text{N}\cdot\text{m}$ [或: _____], 相应段的长度、直径、切变模量分别为: $l_1=1.2\text{m}$, $l_2=1.5\text{m}$, $d_1=25\text{mm}$, $d_2=37.5\text{mm}$, $G_1=80\text{GPa}$, $G_2=40\text{GPa}$ 。试求该组合实心轴中的最大切应力。

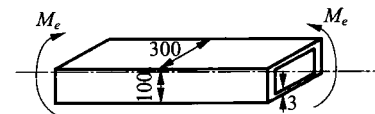


☆ [3-5类] 计算题 (非圆截面杆扭转)

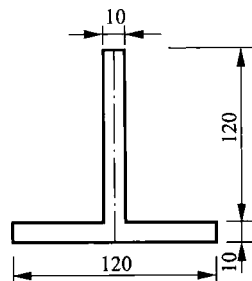
☆ [3-5-1] 图示矩形截面杆受 $M_e = 3\text{kN} \cdot \text{m}$ [或:] 的一对外力偶作用, 材料的切变模量 $G = 80\text{GPa}$ 。求: (1) 杆内最大切应力的位置、大小和方向; (2) 横截面短边中点的切应力; (3) 单位长度扭转角。



☆ [3-5-2] 图示一等厚闭口薄壁杆, 两端受扭转力偶作用, 杆的最大切应力为 60MPa [或:]。求: (1) 确定其扭转力偶矩 M_e ; (2) 若在杆上沿母线切开一条缝 AB , 试问开口后扭转力偶矩是多少?



☆ [3-5-3] 图示一个 T 形薄壁截面杆, 长 $L = 2\text{m}$, 在两端受扭转力偶作用, 杆的扭矩为 $T = 0.2\text{kN} \cdot \text{m}$, 材料的切变模量 $G = 8 \times 10^4\text{MPa}$, 求此杆在自由扭转时的最大切应力及扭转角。



第4章 平面图形的几何性质

本章重点

本章只是将本课程中所涉及到的各类平面图形的几何性质进行集中定义和重新归类。

(1) 重点是快捷地计算简单图形、组合图形的几何性质。

(2) 在计算组合图形几何性质时,一般会涉及到平行移轴公式。

(3) 掌握主惯性轴、主惯性矩、形心主惯性轴、形心主惯性矩的定义及计算,杆件横截面的形心主惯性轴、形心主惯性矩和杆件横截面的形心主惯性轴与杆件轴线所确定的形心主惯性平面。

本章难点

难点为转轴公式,确定一般图形形心主惯性轴,计算形心主惯性矩。

本章考点

平面图形的几何性质是强度、刚度和稳定性分析中的必备知识。

(1) 可以是考察基本概念或是单独计算图形的几何性质;

(2) 可在计算题中(如弯曲强度)计算图形的几何性质。

为此应当熟练掌握简单图形(矩形、圆形等)和由简单图形组成的组合图形(如“I”、“T”、“U”形等)的几何性质的求解,尤其是应用平行移轴公式确定图形形心以及静矩、形心主惯性矩等。

本章习题分类与解题要点

本章计算题大致分为两类。

(1) 确定组合图形的形心位置、一次矩的计算。注意在图中要标明坐标轴,并正确应用负面积法。

(2) 二次矩的计算。可以是简单图形惯性矩、极惯性矩或惯性积的计算;也可能是组合图形惯性矩、惯性积的计算,在确定了形心之后,确定形心主惯性轴,通过平行移轴,确定各部分对形心主惯轴的惯性矩,最终确定图形的形心主惯性矩。

【4-1类】选择题(一)

(1) 关于平面图形的结论中,_____是错误的。

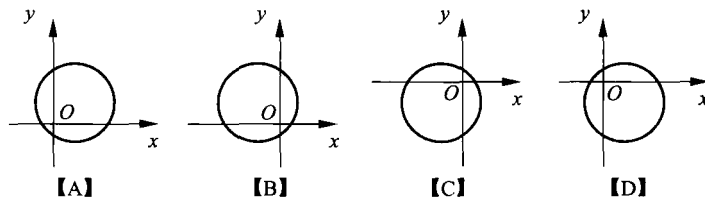
【A】图形对称轴必定通过形心

【B】图形两个对称轴的交点必为形心

【C】图形对其对称轴的静矩为零

【D】使静矩为零的轴必为对称轴

(2) 各圆半径相等,在图_____所示的坐标系中,圆的 S_x 为正, S_y 为负。



(3) 在平面图形的几何性质中,_____的值可正、可负,也可为零。

【注】书中凡标“※”的内容为相对于少、中学时有一定难度的基本部分或专题部分内容;书中凡标“☆”的内容属专题部分内容,主要供多、中学时选用。

【A】静矩和惯性矩

【B】极惯性矩和惯性矩

【C】惯性矩和惯性积

【D】静矩和惯性积

(4) 若截面图形有对称轴, 则图形对其对称轴的_____。

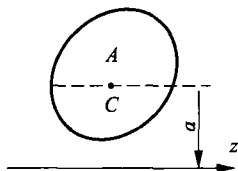
【A】静矩为零, 惯性矩不为零

【B】静矩不为零, 惯性矩为零

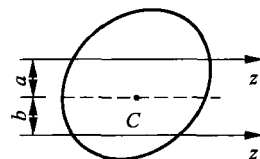
【C】静矩和惯性矩均为零

【D】静矩和惯性矩均不为零

(5) 图示任意图形的面积为 A , 形心 C 到 z 轴的距离为 a , 设其对 z 轴的静矩为 S_z , 惯性矩为 I_z , 则_____。

【A】 $S_z = Aa$, $I_z = Aa^2$ 【B】 $S_z \neq Aa$, $I_z = Aa^2$ 【C】 $S_z = Aa$, $I_z \neq Aa^2$ 【D】 $S_z \neq Aa$, $I_z \neq Aa^2$ 

(6) 任意形状图形及其坐标轴如图所示, 其中 z 轴平行于 z' 轴。若已知图形的面积为 A , 对 z 轴的惯性矩为 I_z , 则该图形对 z' 轴的惯性矩 $I_{z'} =$ _____。

【A】 $I_z + (a^2 + b^2) A$ 【B】 $I_z + (a^2 - b^2) A$ 【C】 $I_z - (a^2 + b^2) A$ 【D】 $I_z - (a^2 - b^2) A$ 

(7) 在平面图形对通过某点的所有轴的惯性矩中, 图形对主惯性轴的惯性矩一定_____。

【A】最大

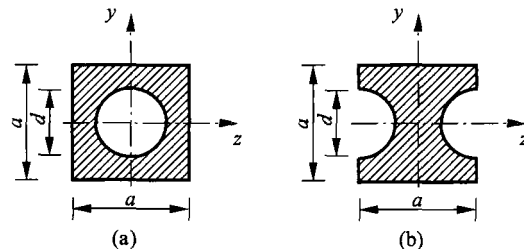
【B】最小

【C】最大或最小

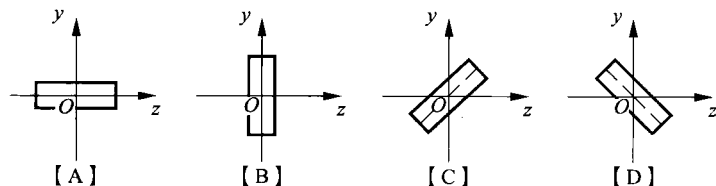
【D】为零

※【4-1类】选择题(二)

(1) 下列两图形对各自形心轴 y 、 z 轴的轴惯性矩之间的关系为_____。

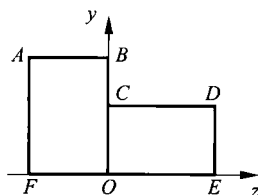
【A】 $(I_y)_a > (I_y)_b$, $(I_z)_a = (I_z)_b$ 【B】 $(I_y)_a = (I_y)_b$, $(I_z)_a > (I_z)_b$ 【C】 $(I_y)_a < (I_y)_b$, $(I_z)_a < (I_z)_b$ 【D】 $(I_y)_a = (I_y)_b$, $(I_z)_a < (I_z)_b$ 

(2) 图示矩形图形, 在图_____所示的坐标系中, 其 $I_{zy} > 0$ 。



(3) 设图示 $ABOF$ 和 $CDEO$ 两个矩形的面积相等, 则它们对 y 、 z 轴惯性积 I_{zy} 的_____。

- 【A】数值相等, 正负不同
- 【B】数值不等, 正负不同
- 【C】数值相等, 正负相同
- 【D】数值不等, 正负相同

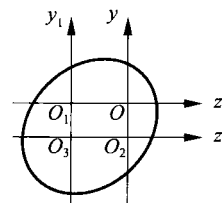


(4) 任意图形, 若对某一对正交坐标轴的惯性积为零, 则这一对坐标轴一定是该图形的_____。

- 【A】形心轴
- 【B】主惯性轴
- 【C】形心主惯性轴
- 【D】对称轴

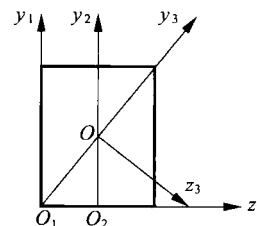
(5) 图示任意形状截面, 若 y 、 z 轴为一对形心主惯性轴, 则_____不是一对主惯性轴。

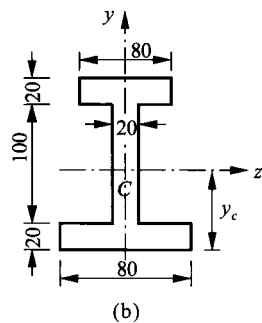
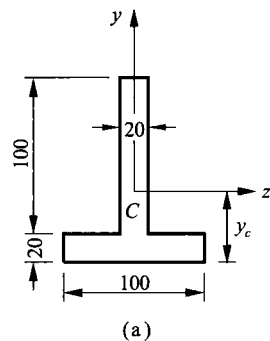
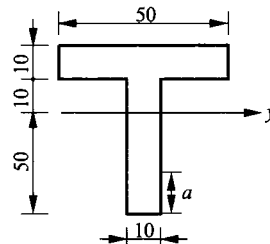
- 【A】 zOy
- 【B】 zO_1y
- 【C】 $z_1O_3y_1$
- 【D】 z_1O_2y



(6) 图示矩形截面图形, O 为形心, 其中_____是一对主惯性轴。

- 【A】 $y_1O_1z_1$
- 【B】 y_2Oz_3
- 【C】 $y_2O_2z_1$
- 【D】 y_3Oz_3



【4-2类】计算题 (确定组合图形的形心位置、一次矩的计算)[4-2-1] 试求图示平面图形的形心的 y_c 值。[4-2-2] 为使 y 轴成为图形的形心轴, 求出应去掉的 a 值 (单位: mm)。[4-2-3] 试求图示各截面的阴影线面积对 z 轴的静矩。