广西科技大学<u>2022</u>年硕士研究生招生考试 初试专业课样题

考试科目代码: 801 考试科目名称: 材料力学 A

考试时间: 180 分钟 (本试题共 5 页)

注意:

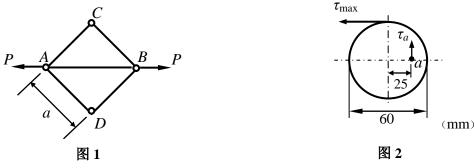
1. 所有试题的答案均写在专用的答题纸上,写在试卷上一律无效。

2. 考试结束后试卷与答题纸一并交回。

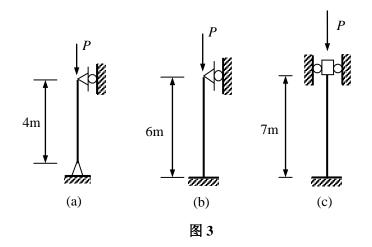
一、填空题(每题3分,共15分)

1. 材料力学对变形固体作下列假设: ①、②和③。

2. 五根抗拉刚度 EA 相同的直杆铰接成如图 1 所示之边长为 a 的正方形结构,A、B 两处受力 P 作用。若各杆均为小变形,则 A、B 两点的相对位移 Δ_{AB} = ④。



- **3**. 一受扭圆轴,横截面上的最大切应力 τ_{max} =40MPa,如图 2 所示,则横截面上 a 点的 切应力 τ_a =⑤。
- **4.** 对于危险点为二向拉伸应力状态的铸铁构件,应使用第一强度理论进行计算,其表达式为 $\sigma_{r_1} = \underline{⑥}$ 。
- **5**. 图 3 所示材料相同,直径相等的细长圆杆中,⑦ 杆能承受压力最大; ⑧杆能承受压力最小。

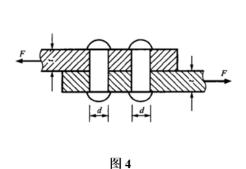


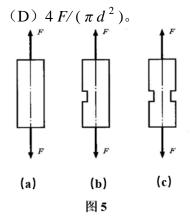
二、选择题(每题3分,共15分)

- 1. 判断下列几种受力情况,()可以简化为集中力。
 - (A) 风对烟囱的风压;
- (B) 大跨度预应力桥梁的自重;
- (C) 楼板对屋梁的作用力:
- (D) 车削时车刀对工件的作用力。
- **2.** 图 4 所示铆钉联接,铆钉的直径为 d,板件的厚度为 t,铆钉的挤压应力为()。
 - (A) $2F/(\pi d^2)$:

(B) F/(2 dt);

(C) 2F/(dt);





- 3. 将桥式起重机的主钢梁设计成两端外伸的外伸梁较简支梁有利, 其理由是(

 - (A)减小了梁的最大弯矩值; (B)减小了梁的最大剪力值;

 - (C)减小了梁的最大挠度值; (D)增加了梁的抗弯刚度值。
- 4. 如果细长压杆有局部削弱,削弱部分对压杆的影响应为()。

 - (A) 对稳定性和强度都有影响; (B) 对稳定性和强度都没有影响;
 - (C) 对稳定性有影响,对强度没影响; (D) 对稳定性没影响,对强度有影响。

- **5**. 如图 5 所示杆件承受轴向拉力 F,若在杆上分别开一侧、两侧切口。令图中(a)、(b)、(c)中杆的最大拉应力分别为 σ_{1max} 、 σ_{2max} 和 σ_{3max} ,则下述结论中,() 是错误的。
 - (A) σ_{lmax} 一定小于 σ_{2max} ;

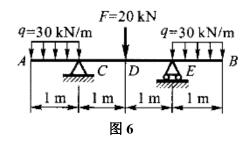
(B) σ_{1max} 一定小于 σ_{3max} ;

(C) σ_{3max} 一定大于 σ_{2max} ;

(D) σ_{3max} 可能小于 σ_{2max} 。

三、画图题(15分)

画出图 6 所示梁的剪力图和弯矩图。



四、计算题(共计105分)

- 1. (15 分)卧式拉床如图 7 所示,油缸内径 D=186mm,活塞杆直径 d_1 =65mm,材料为 20Cr 并经过热处理, $[\sigma]_{H}$ =130MPa 。缸盖由 6 个 M20 的螺栓与缸体连接,M20螺栓的内径 d=17.3mm,材料为 35 钢,经热处理后 $[\sigma]_{H}$ =115MPa ,试求:
- (1) 按活塞杆的强度确定的最大油压;
- (2) 按螺栓的强度确定的最大油压;
- (3) 综合考虑强度条件确定的最大油压。

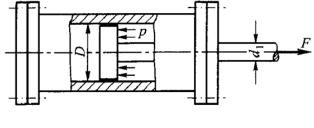
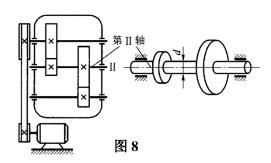
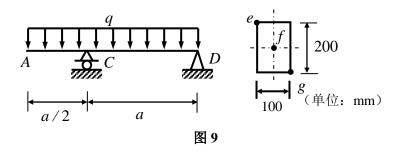


图 7

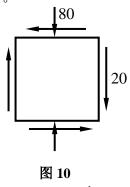
- **2.** (20 分) 机床变速箱第 II 轴如图 8 所示,轴所传递的功率为 P = 5.5kW,转速 n = 200r/min,材料的许用切应为 $[\tau] = 40$ MPa。试求:
 - (1) 该轴传递的扭矩大小;
 - (2) 按扭转强度条件设计的轴的直径。



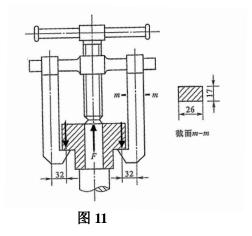
- **3.** (20 分)图 9 所示外伸梁受均布载荷作用,已知: q=10 kN/m, a=4m, $[\sigma]=160\text{MPa}$, 试求:
 - (1) C 截面处 e、f、g 三点的正应力;
 - (2) 按正应力强度条件校核梁的强度。



- 4. (15分)已知单元体的应力状态如图 10 所示,图中应力单位皆为 MPa ,采用解析 法试求:
 - (1) 应力分量 σ_x 、 σ_y 和 τ_{xy} 的大小;
 - (2) 主应力大小, 主平面位置;
 - (3) 图示平面内的极值切应力。



- 5. (20 分)拆卸工具的爪(图 11)由 45 钢制成,图中长度单位为 mm,其许用应力 $[\sigma]$ =180 MPa。试求:
- (1) 组合变形的类型,并计算 m-m 截面处的内力大小;
- (2) 按爪的强度确定的工具最大顶压力 F_{\max} 。



- **6.** (15 分)图 12 所示为某型飞机起落架中承受轴向压力的斜撑杆。杆为空心圆管,外径 D=54 mm,内径 d=44 mm,l=950 mm。材料为某特种结构钢,强度极限应力 σ_b =1600 MPa,比例极限应力 σ_p =1200MP a,弹性模量 E=210GPa。试求:
 - (1) 斜撑杆两端支座的简化类型;
 - (2) 斜撑杆的临界压力 F_{cr} 和临界应力 σ_{cr} 。

