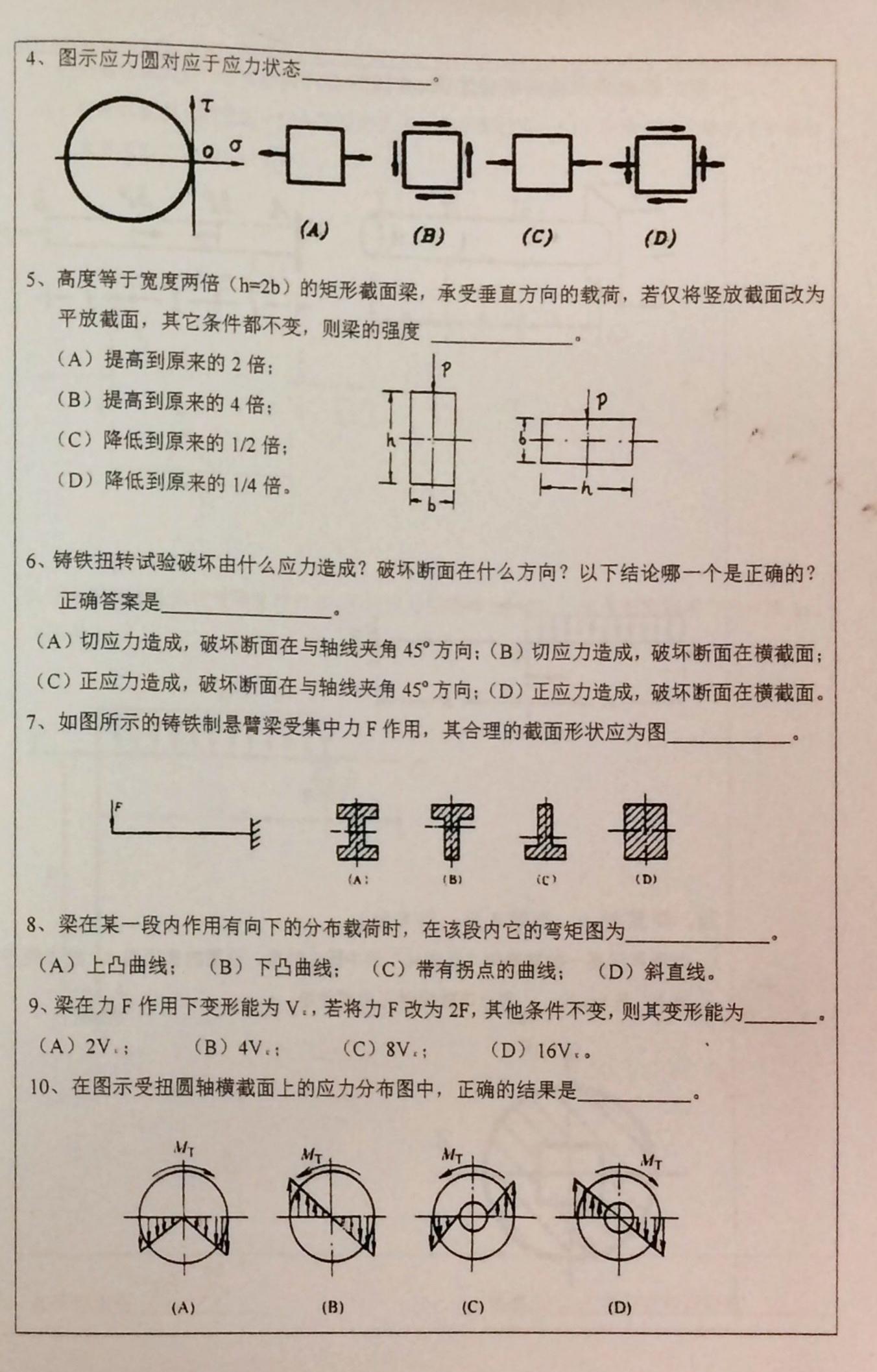
本试卷适应范围 机制、车辆、材 控、农机、交运 13 级

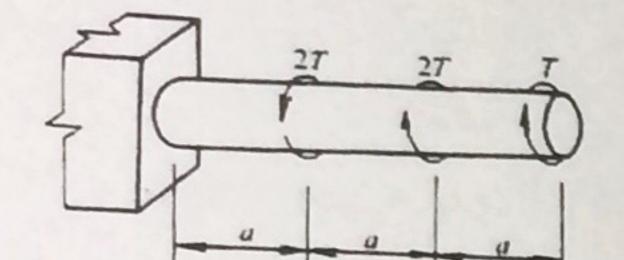
南京农业大学试题纸

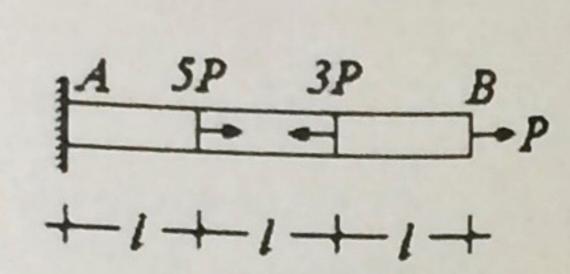
14-15 学年 二 学期 课程类型: 必修 (√)、选修 试券类型: A (√)、B

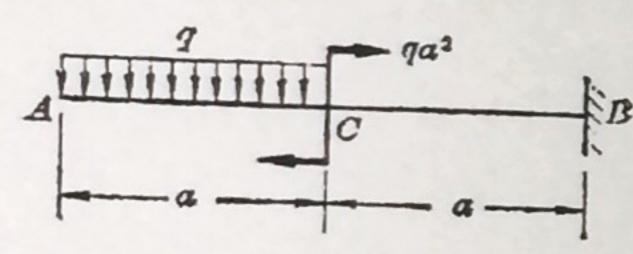
课程_材料力学_ 班级	<u> </u>	姓名	成绩
一、填空题(10分,每空1分		1 AD =T	N *11 *1 **
1、根据下图所示 A、B、C、D 四种	种不同材料的应力·	-应变曲线,可	以判断: 松科的彈
性模量最大;材料的强度	极限最大; 材料_	的塑性最好	子; 材料的强度最
小。			
2、长度为 l, 横截面尺寸长为 a 的正方形截面压杆, 两端铰支, 则柔度 λ 为,			
若压杆属于大柔度杆,材料弹性摸量为 E,则临界应力 o cr 为。			
3、插销穿过水平放置的平板上的	的圆孔,在其下端	受有一拉力 P	,该插销的剪切面积等
于, 计算			
4、衡量材料强度的两个重要指标为			
•σ			D
$A \longrightarrow B$			h
c		mmin	mm
D		-	i i
V E			P
原而 1 1 及刊		野	1-3 图
题 1-1 图		NEZS .	1-2 [2]
二、选择题(20分)。			
1、构件正常工作时应满足的条件是			
(A) 构件不发生断裂破坏; (B) 构件原有形式下的平衡是稳定的;			
(C) 构件具有足够的抵抗变形的能力; (D) 构件具有足够的强度、刚度和稳定性。			
2、 受轴向拉伸的等直杆, 在比例	极限内受力, 若要	更减小杆的纵向	变形,需要改变抗拉压
刚度,即。			
(A) 减小 EA; (B) 减小	EI; (C)	增大 EA;	(D) 增大 EI。
3、确定安全因数时不应考虑	0		
(A) 材料的素质; (B) 工作应力的计算精度;			
(C) 构件的工作条件; (D) 载	战荷的大小。		



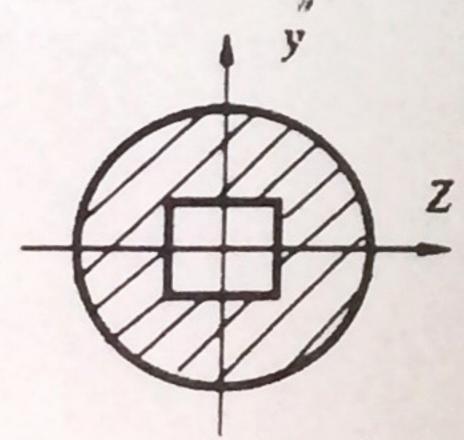
三、作出图示构件的内力图。(12分)



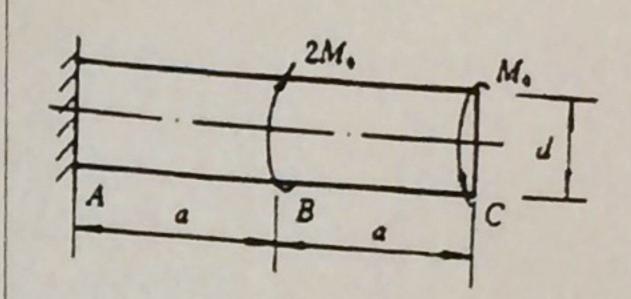




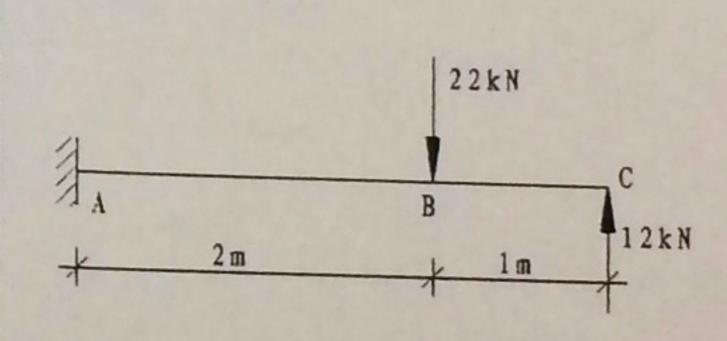
- 四、简算题(,每题4分,共8分)。
- 1、如图所示是一枚被称为"孔方兄"的中国古钱币,设圆的直径为d,挖去的正方形边长 为 b, 若 b=d/2 , 写出该截面对 Z 的惯性矩。

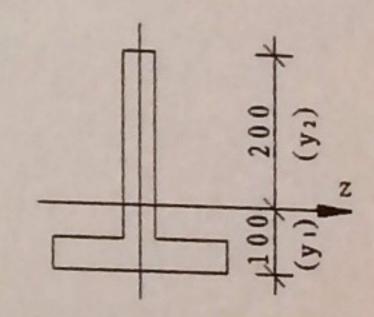


2、如图所示圆截面轴, B 截面上有 2Mo, C 截面有 Mo作用, 圆截面的直径为 d, 写出 C 截面相对 A 截面的扭转角 Φ CA 和圆轴最大扭转切应力 τ max。

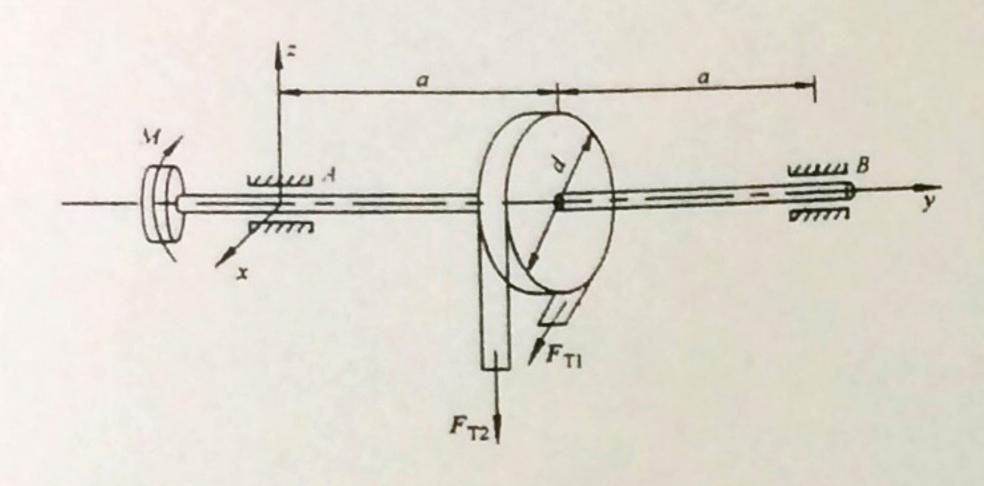


- 五、计算题 (每题 10 分, 共 50 分)。
- 1、悬臂铸铁梁受力如图所示,已知 |z=1×108mm⁴,,横截面尺寸单位为 mm。拉伸许用应 力 $[\sigma_t] = 40 MPa$,压缩许用应力 $[\sigma_c] = 160 MPa$ 。试按正应力强度条件校核梁的强度。 (10分)

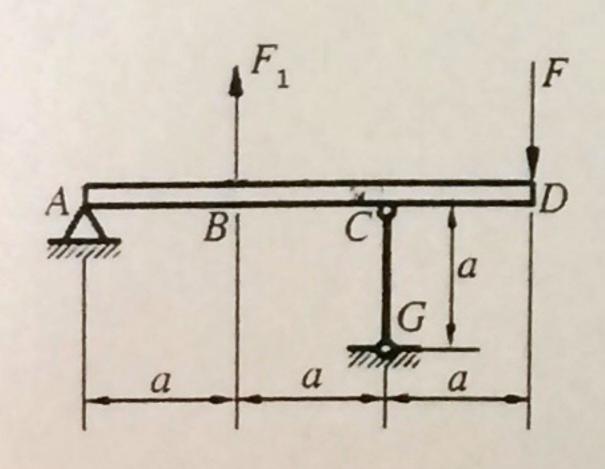




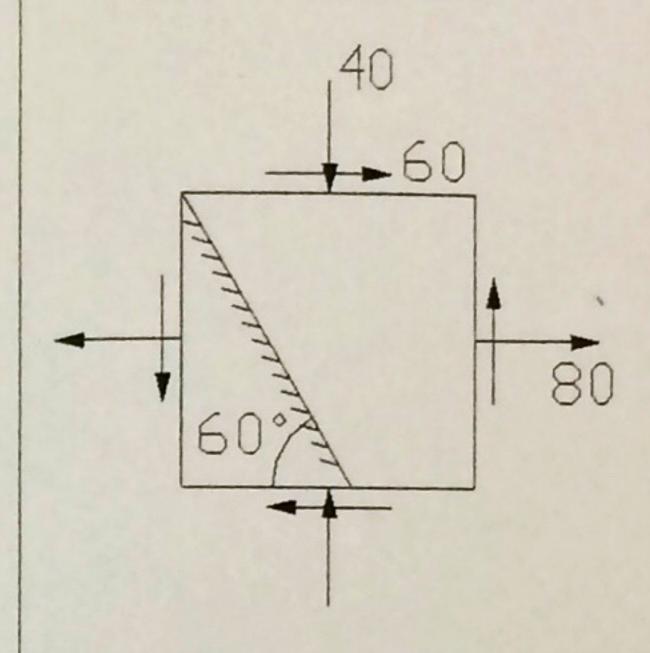
2、电动机通过联轴器传递驱动转矩 M=40N.m 来带动轮轴,已知带轮直径 d=160mm,距离 a=200mm,带轮两边的拉力 F_{T2} =2 F_{T1} , F_{T2} 与 Z 轴平行, F_{T1} 与 X 轴平行。材料为 45 钢,许用应力为 $[\sigma]$ = 80MPa,试按第四强度理论设计该轴的直径。(10 分)



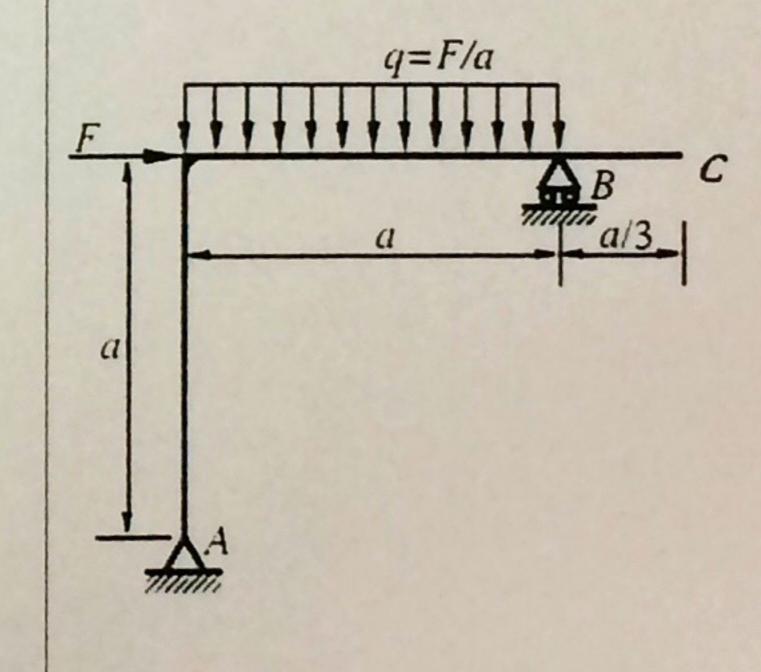
3、图示刚性横梁 AD, F_1 = 80KN, 长度a = 1.2m, 杆 CG 由 Q235 钢制成,屈服极限 σ_s = 235MPa,比例极限 σ_p = 200MPa,弹性模量 E = 200GPa,直线经验公式常数 a=304MPa,b=1.12MPa,横截面直径 d=36mm, n_{st} =5,试按 CG 的稳定性确定许可载荷[F]。 (10分)



- 4、已知单元体的应力状态如图所示,图中应力单位皆为 MPa。试用解析法求:
- (1) 指定斜截面上的应力; (2) 主应力大小, 主平面位置; (3) 在单元体上绘出主平面位置及主应力方向。(10分)



5、图示刚架各段的抗弯刚度均为 EI, 不计剪力和轴力的影响。计算 C 截面铅垂方向位移 Δc。 (10 分)



教研室主任

出卷人___力学与材料教研室