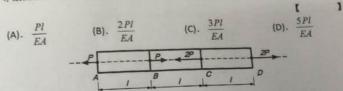
# 2015-2016 年第 1 学期《工程力学(Ⅱ)》期末考试

7 页,满分 汇 总 表 三 四 20 15				须使用卷序	后附力 。	四的			
汇总表三四	( ) 五	教师填	(写)						
三四	五	六		总成绩					
		2000	T	尽以到					
20 13	10		12						
		15							
直径较小, 截面绕中性 横截面剪断 力理论和最	走层与邻 是由最 大伸长	从向对和	称面的	交线转动起的。	(	)			
					(	)			
星,则该方	向的线	应变业	少为零	•	(	)			
					(	)			
The same of the sa	力等于零。而特力的能力,但是不可能的,不可能的,不可能的,不可能的,不可能是不可能,不可能是不可能,不可能是不可能,不可能是一种,不可能是一种。	力等于零。 用线移动而改变。 力均可由静力学平 不的能力。 直径较小,而低速 截面绕中性层与组 横截面剪断是由最 力理论和最大伸长 大改变比能理论。	力等于零。 用线移动而改变。 力均可由静力学平衡方程 不的能力。 直径较小,而低速轴的直 截面绕中性层与纵向对程 横截面剪断是由最大切应 力理论和最大伸长线应至	力等于零。 用线移动而改变。 力均可由静力学平衡方程求出。 不的能力。 直径较小,而低速轴的直径较过 截面绕中性层与纵向对称面的 横截面剪断是由最大切应力引动 力理论和最大伸长线应变理论, 大改变比能理论。	力等于零。 用线移动而改变。 力均可由静力学平衡方程求出。 不的能力。 直径较小,而低速轴的直径较大。 截面绕中性层与纵向对称面的交线转动 横截面剪断是由最大切应力引起的。 力理论和最大伸长线应变理论,对于塑	力等于零。 ( 用线移动而改变。 ( ) 力均可由静力学平衡方程求出。 ( ) 在 ( ) 直径较小,而低速轴的直径较大。 ( ) 截面绕中性层与纵向对称面的交线转动。 ( ) 截截面剪断是由最大切应力引起的。 ( ) 力理论和最大伸长线应变理论,对于塑性材	用线移动而改变。 ( ) 为均可由静力学平衡方程求出。 ( ) 不的能力。 ( ) 直径较小,而低速轴的直径较大。 ( ) 截面绕中性层与纵向对称面的交线转动。 ( ) 横截面剪断是由最大切应力引起的。 ( ) 力理论和最大伸长线应变理论,对于塑性材料通 状改变比能理论。 ( )	力等于零。 ( ) 用线移动而改变。 ( ) 力均可由静力学平衡方程求出。 ( ) 在的能力。 直径较小,而低速轴的直径较大。 ( ) 截面绕中性层与纵向对称面的交线转动。 ( ) 横截面剪断是由最大切应力引起的。 ( ) 力理论和最大伸长线应变理论,对于塑性材料通	力等于零。 ( ) 用线移动而改变。 ( ) 力均可由静力学平衡方程求出。 ( ) 不的能力。 直径较小,而低速轴的直径较大。 ( ) 截面绕中性层与纵向对称面的交线转动。 ( ) 横截面剪断是由最大切应力引起的。 ( ) 力理论和最大伸长线应变理论,对于塑性材料通

### 二、单选题(每题2分,共12分)

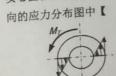
- 1. 四种材料应力-应变曲线如图所示, 则强度最高的材料是【 】, 塑性最好的材料是 【 】。
- 2. 等截面直杆受轴向荷载作用, 抗拉刚度 EA 为常数, 则杆件的轴向总变形 ΔI 为



- 3. 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。
- (B). 16和8;
- (C). 8和8;
- (DO. 16和16。

1 .

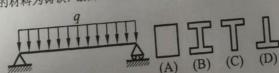
(A). 8和16: 4. 实心圆轴受扭转力偶作用,横截面上的扭矩为 Mr, 下列三种(横截面上)沿径



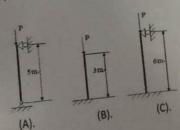




5. 图示梁的材料为铸铁,截面形式有4种,如图,最佳截面形式为【



6. 图示细长压杆, 横截面形状、尺寸 和材料均相同,则哪一根杆的 稳定性最差【】。

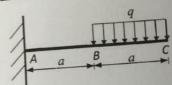


第2页共7页

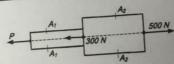


# ●★ 三、填空题(1-3 每空 1 分, 4-6 每空 2 分, 共 20 分)

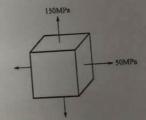
- 1 塑性材料在拉伸试验的过程中, 其σ-ε曲线可分为四个阶段, 即: \_\_\_、强化阶段和\_\_\_\_。
- 2. 根据工程力学的要求,变形固体材料的三个基本假定是:
- 3. 已知悬臂梁受力如图所示,若用积分法求该悬臂梁的挠曲线方程,确定积分 常数的边界条件为\_\_



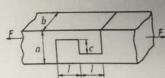
- 4. 杆件受力如图所示,横截面面积 A<sub>1-1</sub>=10mm<sup>2</sup>, A<sub>2-2</sub>=20mm<sup>2</sup>, 此杆处于平衡状
  - 态,则力P=\_\_\_\_、杆件横截面最大正应力 $\sigma_{\max}$ =\_\_\_\_



5. 右图所示一点应力状态的 $\tau_{max} =$ \_\_\_\_\_MPa。



6. 图示木榫接头,左右两部分形状完全一样,当 F 力作用时,接头的剪切面积 等于\_\_\_\_\_。接头的挤压面积等于 \_\_\_\_\_



第3页共7页

得分

## 七、计算题 (12分)

圆轴受力如图所示,已知 P=15kN, m=1.2kNm,直径 d=50mm,材料 弹性模量 E=200GPa,泊松比 μ=0.3。

- (1) 试画出圆轴表面一点 K 处的应力状态;
- (2) 试求 K 点与水平线成 30° 方向上的正应变。

