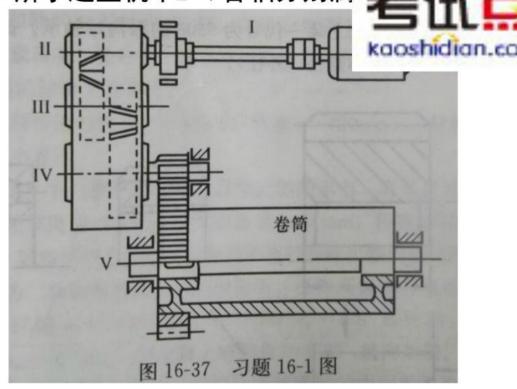
专业课习题解析课程



16-1 试分析图16-37所示起重机中I~V各轴分别属

心轴还是转轴。



解: I轴是传动轴,此轴只承受扭矩; II,III,IV轴都是转轴,它们既承受弯矩,同时又承受扭矩; V轴是心轴,它只承受弯矩。

16-3 设计轴时如何选择材料?

解:轴的材料首先应该具有足够的强度,对应力集 kaoshidian.co 能满足刚度、耐磨性、耐腐蚀性要求,并具有良好的加工性能, 且价格低廉、易于获得。

碳钢有足够的强度,对应力集中的敏感性较低,便于进行各种热处理及机械加工,价格低廉,应用广泛。用于受载小或不重要的轴。

合金钢比碳钢具有更优越的力学性能和热处理性能,但价格较贵,常用于制造强度、耐磨性要求高或有其他特殊要求的轴,如高速、重载的轴,或受力大而要求尽量减小尺寸和质量的轴,以及在高温、低温或具有腐蚀介质中工作的轴。

16-4 轴的结构设计应满足哪些要求?

解:根据轴上零件的安装、固定及轴的制造工艺等方面的要求,合理地确定轴的结构和尺寸。

- 2. 承载能力要求: 校核轴的强度、刚度和振动稳定性等。
- 16-5 试比较光轴和阶梯轴的优缺点。

解:光轴形状简单、加工容易、轴上应力集中源少 件的装拆和固定不便: 阶梯轴则正好相反。光轴右



纺织机械中较为常用。在一般机械中,阶梯轴应用最广。

16-6 轴上零件的轴向和周向固定各有哪些方法? 各用于什么 场合?

解: 1. 轴上零件的轴向固定方法

1) 轴肩和轴环

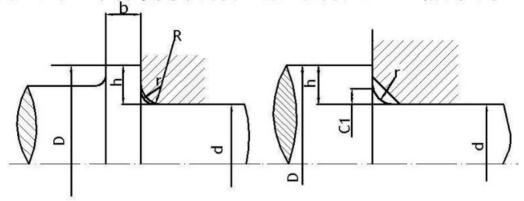
轴肩分为定位轴肩和非定位轴肩两类,利用轴肩定位方 便可靠,但会使轴的直径加大,轴肩处有应力集中。因此, 轴肩定位多用于轴向力较大的场合。定位轴肩的高度h一般取 为h=(0.07 \sim 0.1)d。

轴肩处的过渡圆角半径r必须小于与之相配的零

考证点 kaoshidian.co

部的圆角半径R或倒角尺寸C。非定位轴肩是为了加

方便而设置的,其高度没有严格的规定,一般取为1~2mm。



轴肩圆角和相配零件的倒角或圆角

轴肩圆角半径r <圆角半径R 轴肩圆角半径r <倒角 C_1 轴肩高h > R 轴肩高 $h > C_1$

2) 套筒定位

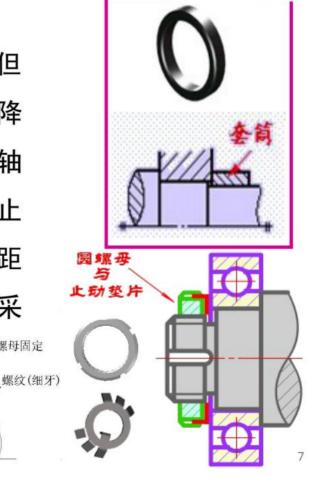
套筒固定结构简单,定位可靠,轴上不需开槽、钻孔和切制螺纹,因而不影响轴的疲劳强度,一般用于轴上两个零件之间的固定。如两零件的间距较大时,不宜采用套筒固定。因

套筒与轴的配合较松,如轴的转速较高时,也不 固定。套筒所固定的轮毂宽度应略大于对应的轴头



3)圆螺母

圆螺母固定可承受大的轴向力,但 轴上螺纹处有较大的应力集中,会降 低轴的疲劳强度,故一般用于固定轴 端的零件,有双圆螺母和圆螺母与止 动垫片两种型式。当轴上两零件间距 离较大不宜使用套筒固定时,也常采 退刀槽 圆螺母固定 用圆螺母固定。



4) 挡圈定位

锁紧挡圈用紧定螺钉固定在轴上, 定位拆装方位

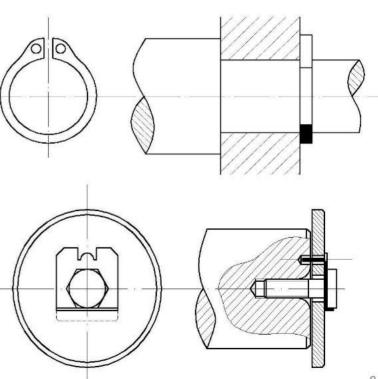


受大的轴向力,且钉端会引起应力集中,弹性挡圈定位工之性 好,但不能承受较大的轴向力,且对轴的强度削弱较大; 轴端

挡圈常用于轴端零件的固定。

5)轴端压板 轴端压板与轴肩相结合,可 使轴端零件得到轴向定位与 双向固定。其结构简单,装 拆方便。为防止压板转动, 应采用止动垫圈或用双螺钉

将压板固定在轴端。



6)圆锥面定位

锥面定心精度高,拆卸容易,能承受冲击及振



用于轴端零件的固定,可以承受较大的轴向力,与轴端压板

或螺母联合使用,使零件获得双向轴向固定

2. 轴上零件的周向固定(轴毂连接)

为限制轴上零件与轴发生相对转动,并满足机器传递运动和扭矩的要求,轴上零件还必须作可靠的周向定位。常用的周向定位方式有:

键连接、紧定螺钉、销钉、过盈配合等。

- 1) 键连接
- 功用: 1) 实现轴和轴上零件之间的周向固定;
 - 2) 传递扭矩;
 - 3) 有些键还可实现轴上零件的轴向固定或移动。

2) 紧定螺钉、销钉连接

考证。 kaoshidian.co

- (1) 紧定螺钉 传递力小
- (2) 销钉连接

销联接的作用:固定零件间的相对位置,并传递不大的 载荷。有时也作安全装置中的过载保护元件(安全销)。

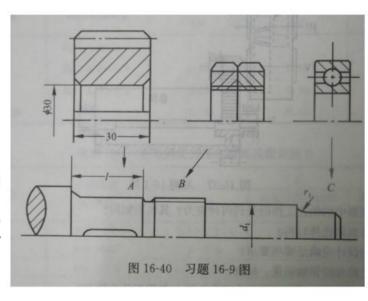
3) 过盈配合连接

用于传递大转矩,承受冲击载荷的场合。

16-8 为什么采用两个平键时,一般设在相隔180°位置上, 而采用两个半圆键则又常沿轮毂长度放在轴的同一母线上? 解:平键一般都是在发生了单键长度不够用的情况**与证**用双键,在一条母线上根本就没位置装两个平键,kaoshidia 两个就不如直接用一条长的平键不就结了。所以要在不同母 线位置上,对称分布是为了对轴的强度削弱最低。

而半圆键的尺寸是规定的,不像平键那样可以选择合适 的长度,所以在半圆键发生单键强度不够的时候可以在轴的 同一母线位置上安排下两个键的位置,要在同一条母线上也 是因为要对轴的强度削弱最低, 半圆键槽对轴的削弱很强, 要是在像平键那样的话对轴的削弱就是在同一条母线上的两 倍了。也就是说这个时候在同一条母线上是对轴强度削弱最 低了。

解: 为使齿轮轴向固定可靠,轴 头长度应比齿轮轮毂宽度小1~2 mm。故取l=28mm。查表可得与 深沟球轴承配合的C段轴直径d1= 23mm。R1最大取1mm。B段螺纹 为细牙螺纹,具有放松作用。公 称直径30mm。



16-10 弯扭合成强度计算轴径的公式 $d \ge \sqrt[3]{\frac{10\sqrt{M^2}}{[\sigma]}}$ **考证** α 表示什么? 为什么引入 α ? α 如何取值? $[\sigma]$ **kaoshidian.co** 取?

解: α 是将转矩T折合成当量弯矩的校正系数。引入该系数是 因为由弯矩引起的弯曲应力通常是对称循环变化的,而转矩 引起的扭转剪应力则常常不是对称循环变化的。考虑到弯矩和 转矩引起的应力,其循环特性不同,对轴的疲劳强度的影响程 度不同,因而在合成时应作相应的修正。

 α 的取值由扭转剪应力的循环特性决定。 扭转剪应力按对称循环变化时, $\alpha=1$; 扭转剪应力按脉动循环变化时, $\alpha=\frac{\left[\sigma_{-1}\right]}{\left[\sigma_{\alpha}\right]}\approx0.6$; 扭转剪应力为静应力时, $\alpha = \frac{\left[\sigma_{-1}\right]}{\left[\sigma_{+1}\right]} \approx 0.3$ 。



 $[\sigma_{-1}]$ 、 $[\sigma_0]$ 和 $[\sigma_{+1}]$ 分别为材料在对称循环、脉动循环及静应力状态下的许用弯曲应力。

对转轴和转动心轴,取 $[\sigma] = [\sigma_{-1}]$,对固定心轴,考虑启动、停止等影响,取 $[\sigma] = [\sigma_0]$ 。

16-11 在进行轴的疲劳强度安全系数计算时,危险截面如何确定?在同一截面处有几种应力集中时,应如何处理?解:危险截面根据当量弯矩和应力集中来确定。同一截面有几处应力集中时,才改善轴此处的结构,避免或改善应力集中。

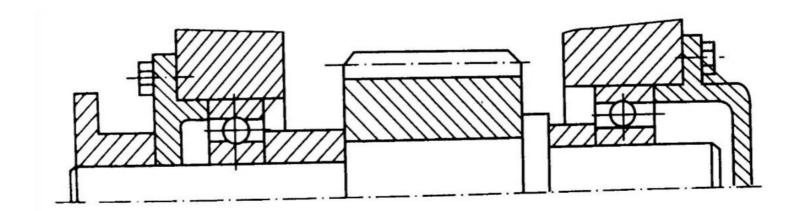
16-12 如果设计的轴经校核后发现疲劳强度不足。**在** 些措施加以提高? **kgoshi**d

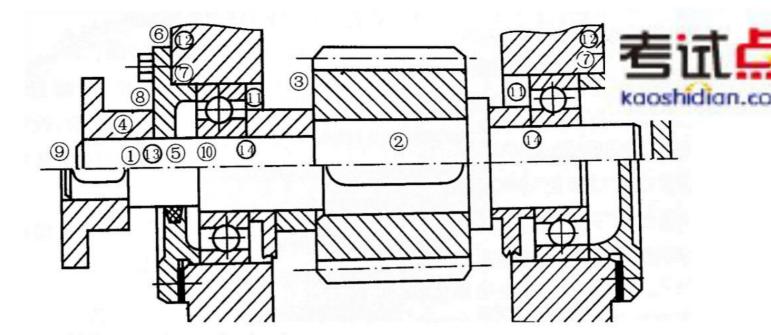


- 解: 1) 合理布置轴上零件,改善轴的受载状况
 - 2) 改进轴的结构,降低应力集中,提高疲劳强度
- 3)改善轴的表面质量、提高轴的疲劳强度本章内容在本科试题中的考查:
- 1. 键联接主要用来联接轴和轴上的传动零件,实现周向固定并传递转矩。
- 3. 平键联接可承受单方向轴向力。 (×)



4. 指出图中的结构错误,在错误处编号,并在图 kaoshidian.co 细说明。(齿轮油润滑,轴承脂润滑)



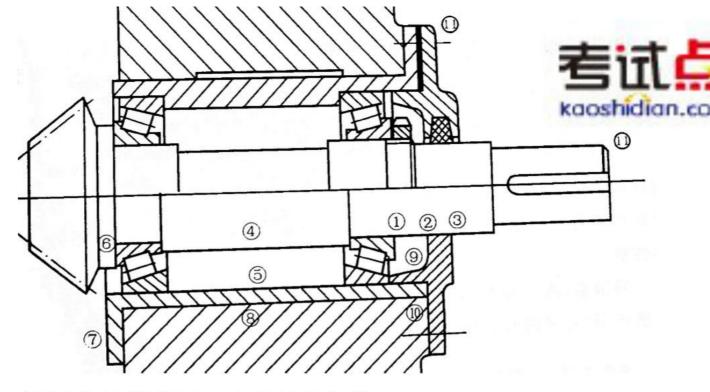


- 1) 联轴器周向没有定位;
- 2) 齿轮周向没有定位;
- 3)齿轮轴向定位不可靠,与轮毂相配的轴段长度应小于轮毂长;
- 4)转动件联轴器与静止件轴承端盖接触。

- 5)转动件轴与静止件轴承端盖接触。
- 6)箱体加工面与非加工面没有分开。
- 7) 端盖没有砂轮越程槽。
- 8)端盖端面加工面太大。
- 9)轴外伸过长。
- 10)轴精加工面过长,装拆轴承不便。
- 11) 因齿轮油润滑,轴承脂润滑,所以轴承内侧需要挡油圈。
- 12)没有垫片,无法调整轴承游隙。
- 13)外伸轴端没有密封设施。
- 14) 套筒过高,无法拆卸轴承。



5.



- 1) 轴承右边轴径应小于轴承内径;
- 2) 轴承内圈右侧应加固定件;
- 3)透盖与轴间应有间隙,且应有密封毡圈;
- 4) 该段轴径应比两侧轴径小些;

- 5) 轴套在该段处应加台阶用于两侧轴承外圈定位
- 考试。 kaoshidian.co

- 6)轴肩高出了轴承内圈;
- 7) 轴套定位不可靠;
- 8)箱体加工面积太大;
- 9)端盖不能顶住轴承外圈;
- 10)两轴承端盖与箱体间应有调整垫片;
- 11)轴端及端盖外侧应有倒角或圆角。