齿轮传动

一、选择题

7-1.	对于软齿面的闭式齿轮传动,其主要失效	牧形:	式为。
Α.	轮齿疲劳折断	В.	齿面磨损
С.	齿面疲劳点蚀	D.	齿面胶合
7-2.	一般开式齿轮传动的主要失效形式是		0
Α.	轮齿疲劳折断	В.	齿面磨损
С.	齿面疲劳点蚀	D.	齿面胶合
7-3.	高速重载齿轮传动, 当润滑不良时, 最可	丁能	出现的失效形式为。
Α.	轮齿疲劳折断	В.	齿面磨损
С.	齿面疲劳点蚀	D.	齿面胶合
7-4.	齿轮的齿面疲劳点蚀经常发生在	_ 0	
Α.	靠近齿顶处	В.	靠近齿根处
С.	节线附近的齿顶一侧	D.	节线附近的齿根一侧
7-5.	一对 45 钢调质齿轮,过早的发生了齿面	点饵	点,更换时可用的齿轮代替。
Α.	40Cr 调质	В.	适当增大模数 m
С.	45 钢齿面高频淬火	D.	铸钢 ZG310-570
7-6.	设计一对软齿面减速齿轮传动,从等强度	要	求出发,选择硬度时应使。
Α.	大、小齿轮的硬度相等	В.	小齿轮硬度高于大齿轮硬度
С.	大齿轮硬度高于小齿轮硬度	D.	小齿轮用硬齿面,大齿轮用软齿面
7-7.	一对齿轮传动,小轮材为 40Cr; 大轮材料	斗为	45 钢,则它们的接触应力。
Α.	$\sigma_{H1\equiv}\sigma_{H2}$	В.	$\sigma_{{\scriptscriptstyle H}1}$ $<$ $\sigma_{{\scriptscriptstyle H}2}$
С.	$\sigma_{{\scriptscriptstyle H}1}$ $>$ $\sigma_{{\scriptscriptstyle H}2}$	D.	$\sigma_{{\scriptscriptstyle H}1}$ \leqslant $\sigma_{{\scriptscriptstyle H}2}$
7-8.	其他条件不变,将齿轮传动的载荷增为原	来	的 4 倍,其齿面接触应力。
Α.	不变	В.	增为原应力的2倍
С.	增为原应力的 4 倍	D.	增为原应力的 16 倍
7-9.	一对标准直齿圆柱齿轮, $z_1 = 21$, $z_2 = 63$, 贝	这对齿轮的弯曲应力。
	$\sigma_{{\scriptscriptstyle F}1}\!>\!\sigma_{{\scriptscriptstyle F}2}$		$\sigma_{F1} < \sigma_{F2}$
	$\sigma_{F1} = \sigma_{F2}$		$\sigma_{F1} \! \leqslant \! \sigma_{F2}$
7–10.	. 对于开式齿轮传动,在工程设计中,一	般_	o
Α.	先按接触强度设计,再校核弯曲强度	В.	只需按接触强度设计
С.	先按弯曲强度设计,再校核接触强度	D.	只需按弯曲强度设计。
7-7.	设计闭式软齿面直齿轮传动时,选择小齿	화轮	齿数 z ₁ 的原则是。

A. z ₁ 越多越好	B. z ₁ 越少越好
$C. z_1 \geqslant 17$,不产生根切即可	D. 在保证弯曲强度的前提下选多一些
7-12. 设计硬齿面齿轮传动,当直径一定,	,常取较少的齿数,较大的模数以。
A. 提高轮齿的弯曲疲劳强度	B. 提高齿面的接触疲劳强度
C. 减少加工切削量,提高生产率	D. 提高轮齿抗塑性变形能力
7-13. 一对减速齿轮传动中,若保持分度	圆直径 d_1 不变,而减少齿数并增大模数,其
齿面接触应力将。	
A. 增大	B. 减小
C. 保持不变	D. 略有减小
7-14. 设计齿轮传动时,若保持传动比 i 和	和齿数和 $z_{\Sigma} = z_1 + z_2$ 不变,而增大模数 m ,则
齿轮的。	
A. 弯曲强度提高,接触强度提高	B. 弯曲强度不变,接触强度提高
C. 弯曲强度与接触强度均不变	D. 弯曲强度提高,接触强度不变
7-15. 在下面的各种方法中,不	能提高齿轮传动的齿面接触疲劳强度。
A. 直径 d 不变而增大模数	B. 改善材料
C. 增大齿宽 b	D. 增大齿数以增大 d
7-16. 在下面的各种方法中,不	、能增加齿轮轮齿的弯曲疲劳强度。
A. 直径不变增大模数	B. 齿轮负变位
C. 由调质改为淬火	D. 适当增加齿宽
7-17. 在圆柱齿轮传动中,轮齿的齿面接线	
A. 模数	B. 齿数
C. 中心距	D. 压力角
7-18. 为提高齿轮传动的接触疲劳强度,	可采取的方法是:。
A. 采用闭式传动	B. 增大传动的中心距
C. 模数不变,减少齿数	D. 中心距不变,增大模数
7-19. 保持直齿圆柱齿轮传动的中心距不	变,增大模数 <i>m</i> ,则。
A. 轮齿的弯曲疲劳强度提高	B. 齿面的接触强度提高
C. 弯曲与接触强度均可提高	D. 弯曲与接触强度均不变
7-20. 圆柱齿轮传动的中心距不变,减小	模数、增加齿数,可以
A. 提高齿轮的弯曲强度	B. 提高齿面的接触强度
C. 改善齿轮传动的平稳性	D. 减少齿轮的塑性变形
7-21. 在计算标准直齿圆柱齿轮的弯曲强	度时,齿形系数 Y _{Fa} 取决于。
A. 模数 m	B. 齿数 z
C. 分度圆直径 d	D. 重合度
7-22. 轮齿弯曲强度计算中的齿形系数 Y _F	·a与无关。
A. 齿数 z	B. 变位系数 x

7-23. 现有两个标准直齿圆柱齿轮,齿轮1:	m_1 =3 mm、 z_1 =25,齿轮 2: m_2 =4 mm、
z ₂ =48,则它们的齿形系数。	
A. $Y_{Fa1} > Y_{Fa2}$	B. $Y_{Fa1} < Y_{Fa2}$
C. $Y_{Fa1} = Y_{Fa2}$	D. $Y_{Fa1} \leqslant Y_{Fa2}$
7-24. 设计一对闭式软齿面齿轮传动。在中心	心距 a 和传动比 i 不变的条件下,提高齿面
接触疲劳强度最有效的方法是。	
A. 增大模数, 相应减少齿数	B. 提高主、从动轮的齿面硬度
C. 提高加工精度	D. 增大齿根圆角半径
7-25. 一对齿轮传动的接触强度已够,而	弯曲强度不足,首先应考虑的改进措施
是。	
A. 增大中心距	B. 使中心距不变,增大模数
C. 使中心距不变,增加齿数	D. 模数不变,增加齿数
7-26. 齿轮设计时,当随着选择齿数的增多而	T使直径增大时,若其他条件相同,则齿轮
的弯曲承载能力。	
A. 成线性地减小。	B. 成线性地增加
C. 不成线性, 但有所减小	D. 不成线性, 但有所增加
7-27. 计算一对直齿圆柱齿轮的弯曲疲劳强度	度时,若齿形系数、应力修正系数和许用应
力均不相同,则应以为计算依据。	D W W +++++
A. [σ _F] 较小者	B. $Y_{Fa}Y_{Sa}$ 较大者
C. $\frac{[\sigma_F]}{Y_{Fa}Y_{Sa}}$ 较小者	C. $\frac{[\sigma_F]}{Y_{Fa}Y_{Sa}}$ 较大者
7-28. 在以下几种工况中, 齿轮传	动的齿宽系数 ϕ_d 可以取大些。
A. 对称布置	B. 不对称布置
C. 悬臂布置	D. 同轴式减速器布置
7-29. 在下列措施中,可以降低齿	论传动的齿面载荷分布系数 K_{β}
A. 降低齿面粗糙度	B. 提高轴系刚度
C. 增加齿轮宽度	D. 增大端面重合度
7-30. 对于齿面硬度≤350 HBS 的齿轮传动,	若大、小齿轮均采用 45 钢, 一般采取的
热处理方式为。	
A. 小齿轮淬火, 大齿轮调质	B. 小齿轮淬火,大齿轮正火
C. 小齿轮调质, 大齿轮正火	D. 小齿轮正火, 大齿轮调质
7-31. 一对圆柱齿轮,常把小齿轮的宽度做	得比大齿轮宽些,是为了。
A. 使传动平稳	B. 提高传动效率
C. 提高小轮的接触强度和弯曲强度	D. 便于安装,保证接触线长
7-32. 齿面硬度为 56~62HRC 的合金钢齿轮的	
A. 齿坯加工一淬火一磨齿一滚齿	
··· E· Z/n ··· II / M PI M PI	E-275- 1171 PA PA PA

D. 斜齿轮的螺旋角 β

C. 模数 m

C. 齿坯加工一滚齿一渗碳淬火一磨齿	D. 齿坯加工一滚齿一磨齿一淬火
7-33. 锥齿轮的接触疲劳强度按当量圆柱齿轮	的公式计算,当量齿轮的齿数、模数是锥
齿轮的。	
A. 实际齿数, 大端模数	B. 当量齿数,平均模数
C. 当量齿数, 大端模数	D. 实际齿数,平均模数
7-34. 锥齿轮的弯曲疲劳强度计算是按	上齿形相同的当量圆柱齿轮进行的。
A. 大端分度圆锥	B. 大端背锥
C. 齿宽中点处分度圆锥	D. 齿宽中点处背锥
7-35. 选择齿轮的精度等级时主要依据	o
A. 传动功率	B. 载荷性质
C. 使用寿命	D. 圆周速度
二、填空题	
7-36. 一般开式齿轮传动的主要失效形式是	和; 闭式齿轮传动的主
要失效形式是和;又闭式软齿面	面齿轮传动的主要失效形式是;
闭式硬齿面齿轮传动的主要失效形式是。	
7-37. 对于闭式软齿面齿轮传动,主要失效形式	式为 , 一般是按 强度
进行设计,按强度进行校核,这时影响也	
7-38. 对于开式齿轮传动,虽然主要失效形式是	
计算。这时影响齿轮强度的主要几何参数是	
7-39. 在齿轮传动中,齿面疲劳点蚀是由于	
	的及及作用删广工的,点体通用
首先出现在。	CI C ML VEZE IV TA
7-40. 齿轮设计中,对闭式软齿面传动,当直径	
闭式硬齿面传动,则取的齿数 z ₁ ,以使	增大,提高轮齿的弯曲疲劳强度;
对开式齿轮传动,一般 z ₁ 选得些。	
7-41. 设计圆柱齿轮传动时,当齿轮	$_{-}$ 布置时,其齿宽系数 ϕ_{d} 可选得大些。
7-42. 对软齿面 (硬度≤350 HBS) 齿轮传动,	当两齿轮均采用 45 钢时,一般采用的热
处理方式为: 小齿轮, 大齿轮	0
7-43. 减小齿轮内部动载荷的措施有	_````°
7-44. 斜齿圆柱齿轮的齿形系数 Y_{Fa} 与齿轮的	参数、、和
有关;而与无关。	
7-45. 影响齿轮齿面接触应力 ση 的主要几何刻	参数是和
限接触应力 σ _{Hlim} 的主要因素是和和	
7-46. 一对减速齿轮传动, 若保持两轮分度圆	
面接触应力将。	
7-47. 一对齿轮传动,若两轮的材料、热处理	方式及许用应力均相同,只是齿数不同,

则齿数多的齿轮弯曲强度;两齿轮的接触疲劳强度。
7-48. 一对直齿圆柱齿轮,齿面接触强度已足够,而齿根弯曲强度不足,可采用下列措
施:,,来提高弯曲疲劳强度。
7-49. 在材料、热处理及几何参数均相同的直齿圆柱、斜齿圆柱和直齿圆锥三种齿轮传
动中,承载能力最高的是
7-50. 齿轮传动的润滑方式主要根据齿轮的选择。闭式齿轮传动采用油浴润
滑时的油量根据确定。
计算题
1 一齿轮副,主动齿轮齿数 Z1=20,从动齿轮齿数 Z2=50。试计算传动比 i=? 若主动齿
轮转速 n1=1000r/min, 从动齿轮转速 n2=?
2 一对啮合的标准直齿圆柱齿轮(a=200, ha*=1, c*=0.25),已知: Z1=24, Z2=60, 模数
m=2.5mm。试计算这对齿轮的分度圆直径 d、定圆直径 da、根圆直径 df、基圆直径 db、齿距
p、齿厚 s、槽宽 e、齿顶高 hf、齿高 h、中心距 a.
3 一标准直齿圆柱齿轮,已知: Z=60, h=22.5mm。求 d=? da=? df=?
3 一标准直齿圆柱齿轮,已知: Z=60, h=22.5mm。求 d=? da=? df=?
3 一标准直齿圆柱齿轮,已知: Z=60, h=22.5mm。求 d=? da=? df=?4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 Z=42,顶圆直径 da=264mm。试确定其分度圆直径 d、
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 $Z=42$, 顶圆直径 $da=264mm$ 。试确定其分度圆直径 d 、根源直径 df 、齿距 p 和齿高 h 。
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 Z=42,顶圆直径 da=264mm。试确定其分度圆直径 d、根源直径 df、齿距 p 和齿高 h。 5 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿距 P=25.12mm,分度圆直径 d=416mm。求该齿轮的齿数
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 $Z=42$, 顶圆直径 $da=264mm$ 。试确定其分度圆直径 d 、根源直径 df 、齿距 p 和齿高 h 。
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 Z=42,顶圆直径 da=264mm。试确定其分度圆直径 d、根源直径 df、齿距 p 和齿高 h。 5 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿距 P=25.12mm,分度圆直径 d=416mm。求该齿轮的齿数
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 Z=42, 顶圆直径 da=264mm。试确定其分度圆直径 d、根源直径 df、齿距 p 和齿高 h。 5 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿距 P=25.12mm,分度圆直径 d=416mm。求该齿轮的齿数 z 和顶圆直径 da。
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 Z=42, 顶圆直径 da=264mm。试确定其分度圆直径 d、根源直径 df、齿距 p 和齿高 h。 5 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿距 P=25. 12mm,分度圆直径 d=416mm。求该齿轮的齿数 z 和顶圆直径 da。 6 一标准直齿圆柱齿轮副,已知: Z1=26, Z2=65, a=364mm. 求两齿轮的分度圆直径 d1 和
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 Z=42, 顶圆直径 da=264mm。试确定其分度圆直径 d、根源直径 df、齿距 p 和齿高 h。 5 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿距 P=25.12mm,分度圆直径 d=416mm。求该齿轮的齿数 z 和顶圆直径 da。
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 Z=42, 顶圆直径 da=264mm。试确定其分度圆直径 d、根源直径 df、齿距 p 和齿高 h。 5 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿距 P=25. 12mm,分度圆直径 d=416mm。求该齿轮的齿数 z 和顶圆直径 da。 6 一标准直齿圆柱齿轮副,已知: Z1=26, Z2=65, a=364mm. 求两齿轮的分度圆直径 d1 和
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 Z=42, 顶圆直径 da=264mm。试确定其分度圆直径 d、根源直径 df、齿距 p 和齿高 h。 5 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿距 P=25. 12mm,分度圆直径 d=416mm。求该齿轮的齿数 z 和顶圆直径 da。 6 一标准直齿圆柱齿轮副,已知: Z1=26, Z2=65, a=364mm. 求两齿轮的分度圆直径 d1 和
4 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿数 Z=42, 顶圆直径 da=264mm。试确定其分度圆直径 d、根源直径 df、齿距 p 和齿高 h。 5 已知一标准直齿圆柱齿轮的齿距 P=25.12mm,分度圆直径 d=416mm。求该齿轮的齿数 z 和顶圆直径 da。 6 一标准直齿圆柱齿轮副,已知: Z1=26, Z2=65, a=364mm. 求两齿轮的分度圆直径 d1 和 d2。

8 已知一标准直齿圆柱齿轮,齿数=30,齿根圆直径=192.5mm. 试求齿距 p、齿顶圆直径

da、分度圆直径 d 和齿高 h。

齿轮传动参考答案

1. 选择题

- 7-1 C; 7-2 B; 7-3 D; 7-4 D; 7-5 C; 7-6 B;
- 7-7 A; 7-8 B; 7-9 C; 7-10 D; 7-11 D; 7-12 A;
- 7-13 C; 7-14 A; 7-15 A; 7-16 B; 7-17 C; 7-18 B;
- 7-19 A; 7-20 C; 7-21 B; 7-22 C; 7-23 A; 7-24 B;
- 7-25 B; 7-26 D; 7-27 C; 7-28 A; 7-29 B; 7-30 C;
- 7-31 C; 7-32 C; 7-33 B; 7-34 D; 7-35 D;

2. 填空题

- 7-36 齿面磨损 轮齿折断 齿面点蚀 轮齿折断 齿面点蚀 轮齿折断
- 7-37 齿面点蚀 接触疲劳 弯曲疲劳 直径(或中心距)
- 7-38 齿面磨损 弯曲疲劳 模数
- 7-39 接触应力 节线附近齿根一侧
- 7-40 大 较少 模数 较少
- 7-41 对称
- 7-42 调质处理 正火处理
- 7-43 提高齿轮制造精度 降低工作速度 沿齿廓修形
- 7-44 齿数 螺旋角 变位系数
- **7-45** 分度圆直径 d 齿宽 b 齿轮材料种类 齿面硬度(热处理方式)
- 7-46 不变
- 7-47 高 相等
- 7-48 直径不变,增大模数减少齿数 提高齿面硬度 采用正变位
- 7-49 斜齿圆柱齿轮 直齿圆锥齿轮
- 7-50 齿轮的圆周速度 传递功率