

CENTRAL SOUTH UNIVERSITY

FINAL WEEK PROJECT

机械设计基础课程设计说明书

Author: Supervisor:
OuYuheng Dr.Zhou YING

目录

| $\S 1$ | 轴的 |]设计计算 | 2 |
|------------|-----|-----------------|---|
| | 1.1 | 初算轴的最小直径 | 2 |
| | 1.2 | 带轮的选择 | 3 |
| | 1.3 | 联轴器的选择 | 3 |
| | 1.4 | 键的选择 | 4 |
| | 1.5 | 确定各轴段直径 | 4 |
| | 1.6 | 润滑方式选择 | 5 |
| | | 1.6.1 轴承的润滑方式选择 | 5 |
| | | 1.6.2 齿轮的润滑方式选择 | 5 |
| § 2 | 减速 | 整器箱体设计 | 6 |
| | 2.1 | 铸铁减速器箱体结构尺寸 | 6 |
| | 2.2 | 减速器零件的位置尺寸 | 6 |
| § 3 | 参考 | 文献 | 7 |

§1 轴的设计计算 2

§1 轴的设计计算

1.1 初算轴的最小直径

由于本课程设计中采用了齿轮轴的设计方式,兼并了齿轮与轴的两大传动作用,故齿轮与轴的材料选取同一种材料,因此高速齿轮轴材料为 45 号调质钢,低速齿轮轴材料为 45 号钢采用正火处理,轴的最小直径估算公式为:

$$d_{min} = C\sqrt[3]{\frac{P}{n}}$$

其中,P为轴的输入功率,n为轴的转速,C由轴的材料和承载情况确定,依据 [1]P250 表 14-2,初步暂定C=110,则有

$$d_{min,1} = 110 \times \sqrt[3]{\frac{7.2}{301}} = 31.69$$
mm

$$d_{min,2} = 110 \times \sqrt[3]{\frac{6.77}{98}} = 45.13$$
mm

此时定出的轴径为最小直径,但是由于轴伸处需要切开键槽,需要额外加粗 5%的轴径,加粗后的轴径为:

$$d_{min,1,plus}=d_{min,1}\times 105\%=33.28\mathrm{mm}$$

$$d_{min,2,plus} = d_{min,2} \times 105\% = 47.39$$
mm

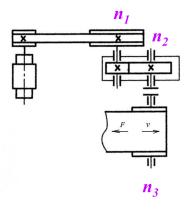


图 1: 轴连接示意图

§1 轴的设计计算 3

由图1可以看出,高速轴和低速轴连接的为带轮和联轴器,需要根据标准选择基准直径。高速轴的轴伸连接 V 带轮,需要根据 V 带轮的标准直径选取,查 [3]P227 表 8-15,选取高速轴的基准直径为 35mm;低速轴的轴伸连接联轴器,根据联轴器的标准选取,查 [2]P162 表 17-2,选取低速轴的基准直径为 50mm。

1.2 带轮的选择

考虑到本设计选用 B 型带轮,依据大带轮基准直径,通过查 [2]P64 表 9-1,可得带轮的一系列参数如表1所示。

| 参数 | 尺寸值 |
|--------|-----|
| V 带型号 | В 型 |
| d_d | 450 |
| 轮毂长度1 | 70 |
| 孔径 d | 35 |

表 1: 大带轮选用型号及参数

1.3 联轴器的选择

本设计中低速轴与工作机轴相连接,可采用常见的凸缘联轴器,根据公称扭矩,查 [2]P162 表 17-2,主动端选择 J 型轴孔,从动端选择 J1 型轴孔,主从动端轴伸均选用 C 型键槽,因此可选用联轴器型号为:

YL10 联轴器
$$\frac{JC50 \times 84}{J_1C48 \times 84}GB5843 - 86$$

可以得到联轴器各项参数如表2所示。

| 参数 | 参数值 |
|---------|------------|
| 主动端轴孔长度 | 84 |
| 从动端轴孔长度 | 84 |
| L_0 | 173 |
| D | 160 |
| D_1 | 130 |
| 螺栓数量 | 4* (铰制孔连接) |
| 螺栓直径 | M12 |

表 2: 联轴器参数

 $\S1$ 轴的设计计算 4

1.4 键的选择

本项目中高低速轴与齿轮轮毂连接处选用 A 型平键作为键连接方式,轴伸与带轮、联轴器连接处选用 C 型平键作为键连接方式,根据轴的直径,查 [2]P140 表 14-1 可得键的型号见表3所示。

| 轴段 | 键的类型 | 键的公称尺寸 | 键长/mm |
|------------------------|-------------|------------------------------|-----------|
| 高速轴与齿轮轮毂连接 | A 型 | 14×9 | 111 |
| 低速轴与齿轮轮毂连接 高速轴与带轮连接 | A 型 C 型 | 20×12 10×8 | 101 60 |
| 低速轴与联轴器连接 | C C 型 | 10×8 14×9 | 65 |

表 3: 各个轴段选取的键连接型号

1.5 确定各轴段直径

接下来需要确定各轴段直径,各轴段序号标注如图2所示:

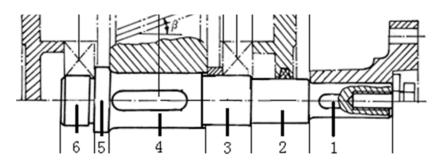


图 2: 轴段序号标注示意图

其中,轴段 1 的直径为前期计算已经确定的最小基准轴径;轴段 2 则根据密封圈标准件的基准直径确定,且要求 D2 较 D1 大于 6~10mm 通过查表 [2] P158 表 16-9 可得;轴段 3 的直径较 D2 大于1~5mm且需要为 5 的倍数,以此匹配轴承的需要;轴段 4 需要与大齿轮匹配,需要查 [2]P117 表 11-2 查出大齿轮的基准直径;轴段 5 有定位要求,需要较 D4 大 6~10mm;由于同轴上的两轴承内外径大小一致,轴段 6 与轴段 3 直径相等,但同时需要满足轴承安装高度的要求(如表4所示),考虑到在高速轴中,轴承安装高度与 D5 矛盾,需要将 D5 设计成两段阶梯的轴肩,设计出的各轴段直径设计尺寸如表5所示。

查轴承的安装尺寸, 查 [2]P144 表 15-3, 得到高速轴与低速轴选用轴承与相关参数如表4所示。

§1 轴的设计计算 5

| 型号及参数 | 高速轴 | 低速轴 |
|--------------------|------------|------------|
| 轴承型号 | 6309 (新标准) | 6313 (新标准) |
| 内径 d/mm | 45 | 65 |
| 外径 D/mm | 100 | 140 |
| 安装尺寸/mm | 54 | 77 |
| 轴承宽度/mm | 25 | 33 |

表 4: 轴承选用型号及参数

| 直径 | 轴 1 | 低速轴 |
|-------|--------------|-----|
| D1/mm | 35 | 50 |
| D2/mm | 42 | 60 |
| D3/mm | 45 | 65 |
| D4/mm | 50 | 67 |
| D5/mm | 54(左), 56(右) | 77 |
| D6/mm | 45 | 65 |

表 5: 各轴段直径设计尺寸

1.6 润滑方式选择

1.6.1 轴承的润滑方式选择

本设计通过速度因数dn值对轴承润滑方式选择,根据 [1]P289 图 16-11 选择润滑方式。通过计算,本设计中各个轴承的dn值如表6所示:

| 轴 | 轴承内径/mm | 转速/(r/min) | 速度因数/(r·mm/min) |
|-----|---------|------------|-----------------|
| 高速轴 | 45 | 301 | 13545 |
| 低速轴 | 65 | 98 | 6370 |

表 6: 各轴承速度因数值

由于高速轴和低速轴的速度因数均< $(2\sim3)\times10^5$ mm·r/min, 故均选用脂润滑。

1.6.2 齿轮的润滑方式选择

由于本设计中齿轮的轮系速度v < 12m/s, 故齿轮的润滑方式选择油润滑。

§2 减速器箱体设计 6

§2 减速器箱体设计

2.1 铸铁减速器箱体结构尺寸

查阅 [2]P17 表 3-1 对减速器的箱体结构尺寸进行设计,其中螺纹直径查 [2]P126 表 13-1。

| 名称 | 符号 | 尺寸计算公式 | 设计尺寸/mm |
|-----------------------|-------------|-----------------------------------|----------------------|
| 箱座壁厚 | δ | $\delta = \max\{0.025a + 1, 8\}$ | 8 |
| 箱盖壁厚 | δ_1 | $\delta_1 = \max\{0.02a + 1, 8\}$ | 8 |
| | 箱座 b | $b = 1.5\delta$ | 12 |
| 箱体凸缘厚度 | 箱盖 b_1 | $b_1 = 1.5\delta_1$ | 12 |
| | 箱底座 b_2 | $b_2 = 2.5\delta$ | 20 |
| 加强肋厚 | 箱座加 | $m = 0.85\delta$ | 7 |
| | 箱盖 m_1 | $m_1 = 0.85\delta_1$ | 7 |
| 地脚螺钉直径 | d_f | $d_f = 0.036a + 12$ | 22 |
| 地脚螺钉数量 | n | $a \le 250, n = 4$ | 4 |
| 轴承旁联接螺栓直径 | d_1 | $d_1 = 0.75d_f$ | 18 |
| 箱盖、箱座联接螺栓直径 | d_2 | $d_2 = (0.5 \sim 0.6)d_f$ | 12 |
| 轴承盖螺钉直径 | d_3 | 查 [2]P77 表 9-9 | 8 (轴 1), 10 (轴 2) |
| 轴承盖螺钉数目 | n | | 4 (轴 1), 6 (轴 2) |
| 轴承盖(轴承座端面)外径 | D_2 | $D_2 = D + 5d_3$ | 140 (轴 1), 190 (轴 2) |
| 轴承两侧联接螺栓间距离 | s | $s \approx D_2$ | 140 (轴 1), 190 (轴 2) |
| 观察孔盖螺钉直径 | d_4 | $d_2 = (0.3 \sim 0.4)d_f$ | 8 |
| d_f 至箱外壁距离 | $C_{1,min}$ | | 30 |
| d_f 至凸缘外缘距离 | $C_{2,min}$ | | 26 |
| d_1 至箱外壁距离 | $C_{1,min}$ | 查 [2]P17 表 3-1 | 24 |
| d_1 至凸缘外缘距离 | $C_{2,min}$ | | 22 |
| d ₂ 至箱外壁距离 | $C_{1,min}$ | | 18 |
| <u>d</u> 2至凸缘外缘距离 | $C_{2,min}$ | | 16 |

表 7: 减速器箱体结构设计尺寸

2.2 减速器零件的位置尺寸

接下来根据 [2]P24 表 4-1 对减速器零件的位置尺寸进行确定, 经过计算后得到的结果如表8所示。

| | 符号 | 设计尺寸/mm |
|----------------|------------|--------------------|
| | Δ_1 | 10 |
| 齿轮端面至箱体内壁的距离 | Δ_2 | 10 |
| 轴承端面至箱体内壁的距离 | Δ_3 | 11 |
| 齿轮顶圆至轴表面距离 | Δ_5 | 12 |
| 大齿轮齿顶圆至箱体内壁的距离 | Δ_6 | 40 |
| 箱底至箱底内壁的距离 | Δ_7 | 20 |
| 减速器中心高 | H | 238 |
| 箱体内壁至轴承座孔端面的距离 | L_1 | 60 |
| 轴承端盖凸缘厚度 | e | 10 (轴 1), 12 (轴 2) |

表 8: 减速器零件的位置设计尺寸

§3 参考文献

- [1] 杨可桢,程光蕴。机械设计基础。6 版。北京:高等教育出版社,1979.
- [2] 王昆。机械设计基础课程设计。北京: 高等教育出版社, 1995.
- [3] 唐金松。简明机械设计手册。3 版。上海:上海科学技术出版社,1992.