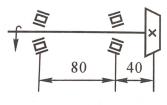
题 14-6 图示锥齿轮减速器主动轴用一对 30207 圆锥滚子轴承,已知锥齿轮平均模数 $m_m = 3.6$ mm, 齿数 z = 20,转速 n = 1450 r/min,齿轮的圆周力 $F_i = 1300$ N,径向力 $F_i = 400$ N,轴向力 $F_u = 250$ N,轴承工作时受有中等冲击载荷。试求该轴承的寿命。



1. 确定轴承 1、2 的径向载荷R₁、R₂

锥齿轮平均模数 $m_m = 3.6 mm$,齿数z = 20,得其分度圆半径 $r_m = \frac{m_m z}{2} = 36 mm$

由 $\sum M_2(F) = 0$,得左侧轴承1的垂直反力 R'_1 与水平反力 R''_1 分别为:

$$R'_{1} = \frac{F_{a} \times r_{m} - F_{r} \times 40}{80} = -87.5N$$

$$R''_1 = \frac{F_t \times 40}{80} = 650N$$

由 $\sum M_1(F) = 0$,得右侧轴承 2 的垂直反力 R'_2 与水平反力 R''_2 分别为:

$$R'_2 = \frac{-F_a \times r_m + F_r \times 120}{80} = 487.5N$$

$$R''_2 = \frac{F_t \times 120}{80} = 1950N$$

则作用在轴承 1、2 上的径向载荷 R_1 和 R_2 分别为:

$$R_1 = \sqrt{R_1^2 + R_1^2} = \sqrt{(-87.5)^2 + 650^2} = 655.86N$$

$$R_2 = \sqrt{R_2^2 + R_2^2} = \sqrt{487.5^2 + 1950^2} = 2010N$$

2. 确定轴承 1、2 的轴向载荷A₁、A₂

由表 14-11 可查得 30207 圆锥滚子轴承的派生轴向力 $S = \frac{R}{2Y}$, 查表 14-6 可得 30207 圆锥滚子轴承Y = 1.6,故轴承 1 的派生轴向力 $S_1 = \frac{R_1}{2Y} = \frac{655.86}{2\times1.6} = 204.96$ N,轴承 2 的派生轴向力 $S_2 = \frac{R_2}{2Y} = \frac{2010}{2\times1.6} = 628.13$ N 因为 $S_1 + F_a = 205 + 250 = 455$ N $< S_2 = 628$ N,所以轴承 1 被压紧,轴承 2 被放松,故轴承 1 所受的轴向力 $A_1 = S_2 - F_a = 628.13 - 250 = 378.13$ N,轴承 2 所受的轴向力 $A_2 = S_2 = 628.13$ N

3. 确定轴承1、2 的当量动载荷P₁、P₂

查表 14-6 可得 30207 圆锥滚子轴承Y = 1.6, e = 0.37

$$\frac{A_1}{R_1} = \frac{378.13}{655.66} = 0.58 > e$$
, 查表 14-10 可得 $X_1 = 0.40$, $Y_1 = 1.6$ $\frac{A_2}{R_2} = \frac{628.13}{2010} = 0.31 < e$, 查表 14-10 可得 $X_2 = 1$, $Y_2 = 0$

该轴承工作时受有中等冲击载荷,查表 14-9 可得 $K_p = 1.2 \sim 1.8$,取 $K_p = 1.5$,则由式(14-4)得:

$$\begin{aligned} P_1 &= K_p \left(X_1 R_1 + Y_1 A_1 \right) = 1.5 \times (0.40 \times 655.66 + 1.6 \times 378.13) = 1300.91 N \\ P_2 &= K_p \left(X_2 R_2 + Y_2 A_2 \right) = 1.5 \times (1 \times 2010) = 3015 N \end{aligned}$$

4. 计算轴承寿命L₁₀

查表 14-6 可得 30207 圆锥滚子轴承的基本额定动载荷 C=54.2kN,由于 $P_2>P_1$,故取当量动载荷 $P=P_2=3015N$,滚子轴承寿命指数 $\epsilon=\frac{10}{3}$,故轴承寿命 $L_{10}=\frac{10^6}{60\times 1450}(\frac{C}{P})^\epsilon=\frac{10^6}{60\times 1450}\times(\frac{54200}{3015})^\frac{10}{3}=174926(h)$