$Los lager_1$

May 13, 2024

1 Auswahl der Loslager

 $1.1\,$ Der Loslager wird hier als Einreihiges vollrolliges Zylinderrollenlager, (Kurzzeichen NCF 2988 V) ausgewählt.



- 1.1.1 Einreihige vollrollige Zylinderrollenlager sind für die Aufnahme sehr hohe Radiallasten bei mittleren Drehzahlen vorgesehen. Die Lager enthalten die höchstmögliche Anzahl von Rollen, da sie keinen Käfig haben. Lager der Bauform NCF haben zwei feste Borde am Innenring und einen Bord am Außenring. Diese Lager nehmen axiale Verschiebungen in einer Richtung auf. Ein Sicherungsring am Außenring hält das Lager zusammen. Der Sicherungsring darf im Betrieb nicht axial belastet werden.
- 1.1.2 -Sehr hohe radiale Tragfähigkeit
- 1.1.3 -Hohe radiale Steifigkeit
- 1.1.4 -Lange Gebrauchsdauer
- 1.1.5 -Führen die Welle axial in einer Richtung

2 Übersicht

2.1 Abmessungen

| Bohrungsdurchmesser | $440~\mathrm{mm}$ |
|---------------------|-------------------|
| Außendurchmesser | $600~\mathrm{mm}$ |
| Breite | $95~\mathrm{mm}$ |

2.2 Leistung

| Dynamische Tragzahl | 2 010 kN |
|---------------------|---------------------|
| Statische Tragzahl | $4~400~\mathrm{kN}$ |
| Referenzdrehzahl | 430 r/min |
| Grenzdrehzahl | 530 r/min |

2.3 Eigenschaften

| Lagerteil | Komplettlager |
|-----------------------------|-------------------------------|
| Axiale Verschiebbarkeit | In einer Richtung |
| Anzahl der Reihen | 1 |
| Befestigungsfunktion | $\mathrm{Kein}(\mathrm{e/r})$ |
| Bohrungstyp | Zylindrisch |
| Käfig | Ohne |
| Bauform | Selbsthaltend |
| Anzahl der Borde, Außenring | 1 |
| Anzahl der Borde, Innenring | 2 |
| Loser Bord | Kein(e/r) |

| Radiale Lagerluft | CN |
|---------------------|-------------------------------|
| Toleranzklasse | Normal |
| Beschichtung | Ohne |
| Dichtung | Ohne |
| Schmierstoff | $\mathrm{Kein}(\mathrm{e/r})$ |
| Nachschmierfunktion | Ohne |

2.4 Logistik

| Nettogewicht Produkt | 80.3 kg |
|----------------------|-------------|
| eClass-Code | 23-05-09-01 |
| UNSPSC-Code | 31171505 |

2.5 Schmierung der Wälzlager

- 2.5.1 Die Schmierung soll eine unmittelbare metallische Berührung zwischen Wälzkörpern, Lagerringen und Käfig verhindern und deren Oberflächen vor Verschleiß und Korrosion schützen. Voraussetzung hierfür ist, dass bei allen Betriebszuständen die Funktionsflächen stets ausreichend Schmierstoff erhalten. Die Wirksamkeit der Schmierung beeinflusst wesentlich die Gebrauchsdauer der Wälzlager
- 2.5.2 Wälzlager können mit Schmierfett, Öl oder Festschmierstoff (Sonderfälle) geschmiert werden. Die Art der Schmierung und des Schmiermittels richtet sich wesentlich nach der Höhe der Beanspruchung der Drehzahl und der Betriebstemperatur des Lagers
- 2.5.3 Vor dem Entwurf einer Lagerung muss die Schmierungsart entschieden werden, da die Gestaltung der Gehäuse, insbesondere die Schmiermittelzufuhr, von der Art des Schmiermittels, der Lagerabdichtung und den Nachschmierfristen abhängt.
- 2.5.4 Auswahlkriterium ist zunächst der Drehzahlkennwert

$$n \cdot d_m \ in \ 10^6 \ \ \frac{mm}{min}$$

mit der Betriebsdrehzahl n und dem mittleren Lagerdurchmesser

$$d_m = \frac{(D+d)}{2} = \frac{(600+440)}{2} = 520.0 \ mm$$

2.6 Drehzahlkennwert:

$$n \cdot d_m = 20 \ min^-1 \cdot 520.0 \ mm = 10400.0 \ mm \cdot min^-1 < 10^6$$

2.7 Fettschmierung

2.7.1 Die Fettschmierung wird bei Drehzahlkennwerten n

$$d_m \cdot n = 10400.0 \ < 0; 5 \cdot 10^6 mm/min$$

2.7.2 bevorzugt. Sie erfordert eine geringe Wartung und schützt meist ausreichend gegen Verschmutzung, so dass einfache und billige Lagerabdichtungen gestaltbar sind.

TB 4-3 Eigenschaften der Schmierfette

a) mineralölbasische Schmierfette

| | Verdicker | | Tropf- punkt °C | Einsatz- Temperaturbereich | | Beständig- keit gegen Wasser | Korro- sions- schutz | Natür- liches EP- Verhalten | | | Kosten- relation |
|-----------------|------------------|--|---|-------------------------------|------------------------------------|------------------------------------|----------------------------|-----------------------------------|------------------------|---------------------|----------------------------------|
| Seife | Normal | Kalzium Natrium Lithium Aluminium | 80/100 150/200 180/200 100/120 | -35 -30 -40 -30 | +50 +120 +120/140 +80/100 | +++ - + ++ | + ++ + +++ | ++ + + + | - ++ +++ +++ | + ++ ++ ++ | 0,8 0,9 1 2,5–3,0 |
| | Komplex | Kalzium Natrium Lithium Aluminium | >260 >240 >250 >250 | -30 -30 -30 -30 | +140 +130 +150 +140 | ++ + ++ ++ | ++ + + + + | ++ + + + | ++ ++ +++ +++ | ++ + ++ + | 0,9-1,2 3,5 4-5 2,5-4,0 |
| | Gemisch | Li/Ca | 170/180 | -30 | 120/130 | ++ | + | + | +++ | ++ | 1,3 |
| Nicht- Seife | An- organisch | Bentonit Aerosil (Gel) | ohne ohne | -25 -20 | 150/200 150/180 | ++ | _ _ | + - | ++ | + + | 6–10 5 |
| | Organisch | Polyharnstoff | > 250 | -25 | 150/200 | ++ | + | + | ++ | + | 6 |

2.7.3 Zur Schmierung von unserem Wälzlagern wird Lithiumseifenfette angewendet. Die Wahl der Fettsorte erfolgt nach der Gebrauchstemperatur, dem Verhalten gegen Feuchtigkeit

Lithiumseifenfette: GT (-40) -20 ... +130 (170) C, gegen Wasser bis 90 C beständig

TB 14-3 Richtwerte für Radial- und Axialfaktoren X, Y bzw. X_0 , Y_0

a) bei dynamisch äquivalenter Beanspruchung

| Lagerart | e | $\frac{F_{\mathrm{a}}}{F_{\mathrm{r}}} \leq e$ | | $\frac{F_a}{F_r} > e$ | | |
|---|--|--|------------------|---------------------------|-----------------------------|--|
| | | | X | Y | X | Y |
| Rillenkugellager ¹⁾ ein- und zweireihig mit Radialluft normal übliche Passung k5 j5 und J6 | $F_{\rm a}/C_0$ 0,025 0,04 0,07 0,13 0,25 0,50 | 0,22 0,24 0,27 0,31 0,37 0,44 | 1 | 0 | 0,56 | 2,0 1,8 1,6 1,4 1,2 1,0 |
| Schrägkugellager • Reihe 72B, 73B $\alpha = 40^\circ$; Einzellager und Tandem-Anordnung • -; Lagerpaar in O- oder X-Anordnung • Reihe 32 B, 33 B $\alpha = 25^\circ$ • Reihe 32, 33 $\alpha = 35^\circ$ Vierpunktlager, möglichst $F_a \ge 1, 2 \cdot F_r$ | | 1,14 1,14 0,68 0,95 | 1 1 1 1 | 0 0,55 0,92 0,66 | 0,35 0,57 0,67 0,6 | 0,57 0,93 1,41 1,07 |
| Pendelkugellager | | s. TB 14-2 | 1 | s. TB 14-2 | 0,65 | s. TB 14-2 |
| Zylinderrollenlager ²⁾ • Reihe 10, 2, 3 und 4 • Reihe 22, 23 | | 0,2 0,3 | 1 1 | 0 | 0,92 0,92 | 0,6 0,4 |
| Kegelrollenlager ³⁾ | | s. TB 14-2 | 1 | 0 | 0,4 | s. TB 14-2 |
| Tonnenlager | | - | 1 | 9,5 | 1 | 9,5 |
| Pendelrollenlager | | s. TB 14-2 | 1 | s. TB 14-2 | 0,67 | s. TB 14-2 |
| Axial-Rillenkugellager | | - | - | - | 0 | 1 |
| Axial-Pendelrollenlager ⁴⁾ | | 1,82 | - | - | 1,2 | 1 |

2.7.4 Radialfaktor X und Axialfaktor Y ergeben sich aus TB 14-3a bzw. WLK (Roloff /Matek Maschinenelemente)

2.7.5

$$F_a = 10 \ KN$$

2.7.6

$$F_r = 616 \ KN$$

2.7.7 Folgt daraus

$$\frac{F_a}{F_r} = 0.016$$

2.7.8~ Da das wir ein Zylinderrollenlager haben ($\rm e=0.2$) und

$$\frac{F_a}{F_r} = 0.016 < e$$

, wird Radialfaktor $\mathbf{X}=1$ und Axialfaktor $\mathbf{Y}=0$ sein

2.7.9 Äußer Durchmesser

$$D_{a,l} = 600 \ mm$$

2.7.10 Innere Durchmesser

$$D_{i,l} = 440 \ mm$$

2.7.11

$$A_a = N_{max} = 10 \ KN$$

2.7.12

$$A_r = Q_{max} = 616 \ KN$$

2.7.13 Drehzahl bestimmen:

$$n = 20.000 \ min^-1$$

- 2.7.14 Die dynamische äquivalente Belastung P ist ein rechnerischer Wert,
- 2.7.15 der in Größe und Richtung konstante Radiallast oder Axiallast, Hier gibt es nur eine Radiallast

$$X = 1$$
 $Y = 0$

$$P_A=X\cdot A_r+Y\cdot A_a=1\cdot 616+0\cdot 10=616\ KN$$

- 3 Lebensdauerexponent für Rollenlager
- 3.0.1 $C_{r.l} = 2010$ KN dynamische Tragzahlen
- 3.0.2 $C_{0r,l} = 4400$ KN statische Tragzahlen

$$L_{10.h_{d.l}} = \frac{16666}{n} \cdot (\frac{C_{rfl}}{P_A})^P = \frac{16666}{20.000~min^{-1}} \cdot (\frac{2010~KN}{616~KN})^3.3 = 42939.060~hr$$

$$L_{10.h_{s.l}} = \frac{16666}{n} \cdot (\frac{C_{0.r.l}}{P_A})^P = \frac{16666}{20.00~min^{-1}} \cdot (\frac{4400~N}{616~N})^3.3 = 584845.648~hr$$

- 3.1 Modifizierter Lebensdauer Berechnung:
- 3.1.1 Lebensdauerbeiwert für eine Erlebneswahrscheinlichkeit von 97%, $a_1=0.47$, damit 97% Überlebenswharscheinlichekit gewähreistet wird (Tabelle von Lagerkatalog S.XX). Lebensdauerbeiwert für Standard-WälzlagerStahl: Der Lebensdauerbeiwert ist für normale Lagerwerkstoff mit $a_2=1$ zu Wählen
- 3.1.2 Lebensdauerbeiwert für besondere Betriebsbedingungen : a_3
- 3.1.3 Mittlere Durchmesser des Lagers:

$$D_{m.l} = \frac{D_{a.l} + D_{i.l}}{2} = \frac{600 \ mm + 440 \ mm}{2} = 520.0 \ mm$$

6

- 3.2 Bezugsviskosität
- 3.2.1 Bezugsviskosität $v_{1.l}$ bei $n=20.000~\frac{1}{min}$ wird aus dem Diagramm (Skript ME II S.32) abgelesen:

$$v_{1.l} = 190 \ \frac{mm^2}{s}$$

3.2.2 Und die Betriebsviskosität bei Betriebstemperatur 50 C beträgt:

$$v_l = 110 \ \frac{mm^2}{s}$$

3.2.3 Die Viskositätsverhaltnis ist:

$$k = \frac{v_l}{v_{1,l}} = \frac{110}{190} = 0.579$$

3.2.4 Mir der Annahme von hochste Sauberkeit wird a3-Lebensdauer von dem Diagramm im Lagerkatalog abgelesen

$$L_{3m.s.l} = a_1 \cdot a_2 \cdot a_{3.1} \cdot L_{10h.s.l} = 0.47 \cdot 1 \cdot 2 \cdot 584845.648 = 549754.910 \ hr$$

$$L_{3m.d.l} = a_1 \cdot a_2 \cdot a_{3.1} \cdot L_{10h.d.l} = 0.47 \cdot 1 \cdot 2 \cdot 42939.060 = 40362.716 \ hr$$