







# Grenzen überwinden, um gemeinsam eine höhere Lebensqualität zu schaffen

GGB trägt dazu bei, eine Welt der Bewegung mit minimalem Reibungsverlust durch Gleitlager und Oberflächentechnologien zu schaffen. Mit Forschung und Entwicklung, Test- und Produktionswerken in den USA, Deutschland, Frankreich, Brasilien, der Slowakei und China, arbeitet GGB eng mit Kunden weltweit an kundenspezifischen tribologischen Design-Lösungen, welche effizient und umweltverträglich sind. Die Ingenieure von GGB teilen ihr Fachwissen und ihre Leidenschaft für Tribologie mit einer Vielzahl von Industrien, die Automobilindustrie, Luft- und Raumfahrt sowie die industrielle Fertigung eingeschlossen. Für weitergehende Informationen zu Tribologie für Oberflächen von GGB besuchen Sie <a href="https://www.ggbearings.com/de">https://www.ggbearings.com/de</a>.

Unsere Produkte werden jeden Tag in unzähligen anspruchsvollen Anwendungen auf unserem Planeten eingesetzt. Es ist immer unser Ziel, überlegene Lösungen von hoher Qualität für die Anforderungen unserer Kunden zu bieten – ganz gleich, wohin diese Anforderungen unsere Produkte führen. Von Raumfahrzeugen bis hin zu Golfwagen und praktisch allem dazwischen ... wir stellen das branchenweit größte Angebot an leistungsstarken, wartungsfreien Gleitlagerlösungen für eine Vielzahl von Anwendungen zur Verfügung:

- Allgemeine Industrie
- E-Mobilität
- Landmaschinen
- Öl- & Gasindustrie

- Automobilindustrie
- Energie
- Luft- und Raumfahrt
- Primärmetallindustrie

- Baumaschinen
- Eluidtechnik
- Medizintechnik
- Schienenfahrzeuge

Bergbau

- Freizeitgeräte

# Der GGB Vorteil



### **GERINGERE SYSTEMKOSTEN**

Gleitlager von GGB senken die Bearbeitungskosten der Wellen, da das Anbringen von Bohrungen und Schmiernuten überflüssig wird. Ihr kompakter einteiliger Aufbau ermöglicht Raumund Gewichtsersparnisse und vereinfacht die Montage.



### GERINGE REIBUNG, HOHE VERSCHLEIBFESTIGKEIT

Durch niedrige Reibungskoeffizienten erübrigt sich das erforderliche Schmieren, während ein reibungsloser Betrieb gewährt, der Verschleiß verringert und die Lebensdauer verlängert wird. Eine geringe Reibung verhindert zudem den Stick-Slip-Effekt oder die Haftreibung während der Inbetriebnahme.



### **UMWELTFREUNDLICH**

Die fett- und bleifreien GGB Gleitlager erfüllen die zunehmend strenger werdende Umweltgesetzgebung, wie beispielsweise die RoHS-Richtlinie der EU, die die Verwendung gefährlicher Stoffe in Elektro- und Elektronikgeräten beschränkt.



#### **KUNDENSUPPORT**

Die flexible Produktionsplattform und das umfassende Liefernetzwerk von GGB garantieren schnelle und termingerechte Lieferungen.

Darüber hinaus bieten wir lokalen Support im Bereich Anwendungstechnik sowie technische Kundenbetreuung an.



### WARTUNGSFREI

Die wartungsfreien bzw. wartungsarmen Gleitlager von GGB sind selbstschmierend, wodurch sie ideal für Anwendungen sind, die eine lange Lebensdauer der Gleitlager ohne kontinuierliche Wartung erfordern.

# Höchste Qualitätsstandards



#### **SICHERHEIT**

GGB hat eine tief verwurzelte Sicherheitskultur. Der Fokus liegt stets darauf, allen Mitarbeitern ein sicheres, gesundes Arbeitsumfeld zur Verfügung zu stellen. Sicherheit ist ein Grundwert bei GGB und in jeder Unternehmensebene der entscheidende Faktor, um das Ziel des industrieweit besten Arbeitsschutzes für die Mitarbeiter durchsetzen zu können.



#### **EXZELLENZ**

Unsere erstklassigen Fertigungswerke in den USA, Brasilien, China, Deutschland, Frankreich und der Slowakei sind nach ISO 9001, IATF 16949, ISO 14001 und ISO 45001 zertifiziert. Damit haben wir Zugang zu den Best Practices der Industrie und können unser Qualitätsmanagementsystem nach den globalen Standards ausrichten.

Eine vollständige Liste unserer Zertifizierungen finden Sie auf unserer Website:

https://www.ggbearings.com/de/zertifikate



#### RESPEKT

Wir glauben, dass Respekt für jeden Einzelnen und jedes Team zur Weiterentwicklung nötig ist. Die Zusammenarbeit unserer Mitarbeiter beruht auf gegenseitigem Respekt, unabhängig von Herkunft, Nationalität oder Unternehmensfunktion. Wir begrüßen Vielfalt und lernen voneinander.

# GGB - Wer wir sind

# BEI GGB SCHEUEN WIR UNS NICHT, RISIKEN FÜR UNSERE KUNDEN EINZUGEHEN.

Wir von GGB scheuen kein Risiko und nehmen gerne Herausforderungen an. Wir lieben, was wir tun und glauben, dass genau diese Leidenschaft uns die Innovationskraft verleiht, die das Beste aus den Menschen herausholt. Wir sind stolz darauf, dass wir schon früh in der Entwicklungsphase eng mit unseren Kunden zusammenarbeiten und dadurch mutiger und in alle Richtungen denken können und über die traditionellen Oberflächen Lösungen hinausgehen. Wir sind pflegen zuverlässige Partnerschaften, die auf Vertrauen, Empathie, Entschlossenheit, Teamgeist und Respekt aufbauen.

Führend in der Tribologie, bietet GGB mit seinen Gleitlager- und Beschichtungstechnologien eine Welt voller Bewegung mit minimalen Reibungsverlusten. Mit unserer globalen Präsenz und unserem umfangreichen anwendungstechnischen Fachwissen sind unsere Möglichkeiten praktisch endlos. Wir arbeiten daran, die Grenzen des Möglichen zu überwinden und Kunden auf allen Märkten dafür zu begeistern, sich mit uns zusammenzuschließen und innovativ zu werden.



# Inhaltsverzeichnis

1	Einleitung	7	5 Schmierung	25
1.1	Eigenschaften und Vorteile	7	5.1 Schmiermittel	25
1.2	Anwendungen	8	5.2 Tribologische Betriebszustände	25
2	Aufbau	9	Hydrodynamische Schmierung Mischreibung	25 26
2.1	Lieferbare Produkte	9	Trockenlauf (Festkörperreibung)	26
	Standardteile Sonderformen	9	5.3 Gleit- und Reibungsverhalten unter Schmierung	27
3	Eigenschaften	10	5.4 Konstruktionshinweise	28
3.1	Physikalische und		5.5 Betriebsspiel	29
	mechanische Kenngrößen	10	5.6 Schmiernuten	29
3.2	Chemische Beständigkeit	10	5.7 Rauheit der Gegenlauffläche	29
3.3	<b>Gleiteigenschaften</b> Gleiteigenschaften im Trockenlauf	<b>11</b> 11	5.8 Fettschmierung	29
4	Lebensdauer	12	6 Lagereinbau Abmessungen und Toleranzen	<b>30</b>
4.1	Anwendung in Federbeinen	12	6.1 Wärmeausdehnung	30
	Verschleiß und Gleireibung Testaufbau für Federbeine Beständigkeit gegen Kavitationserosion	12 12 14	<b>6.2 Toleranzen für Kleinstspiele</b> Kalibrieren	<b>30</b> 31
	Beständigkeit gegen Flusserosion	15	6.3 Gestaltung der Gegenfläche	31
4.2	<b>Anwendungen in der Hydraulik</b> GGB Jupiter-Testaufbau	<b>16</b> 16	<b>6.4 Lagereinbau</b> Einpressen von zylindrischen Buchsen	<b>32</b> 32
4.3	Lebensdauer bei Trockenlauf Konstruktionsbestimmende Faktoren Spezifische Lagerbelastung p Gleitgeschwindigkeit U	<b>17</b> 17 17 18	Einpressen von Bundbuchsen Einpresskräfte Fluchtung Abdichten von Lagerstellen	32 32 33 33
	Drehbewegung Schwenkbewegung pU Faktor Korrekturfaktoren	18 18 19	<b>6.5 Axialführung</b> Einbau von Anlaufscheiben Gleitstreifen	<b>33</b> 33 34
	Temperatur-Einflussfaktor a <sub>T</sub>	19	7 Bearbeitung	35
	Gegenwerkstoff Lagergröße Nachbearbeiten der Lagerlauffläche Belastungsart	20 20 21 21	7.1 Spanende/nicht-spanende Bearbeitung Bohren von Ölzufuhrstellen Streifen schneiden	<b>35</b> 35 35
4.4	Berechnung der Lager-Lebensdauer Spezifische Lagerbelastung p Hochlastfaktor a <sub>E</sub> Korrigierter pU-Faktor22	<b>22</b> 22 22	<b>7.2 Galvanische Oberflächenbehandlung</b> DP4® Bauteile	<b>35</b> 35
	Lebensdauer L <sub>H</sub> Einfluss durch Nachbearbeiten Gleitstreifen	23 23 23		
4.5	Berechnungsbeispiele	24		

# Inhaltsverzeichnis

8	Standardteile	36
8.1	DP4® Zylindrische Buchsen	36
8.2	DP4® Bundbuchsen	42
8.3	DP4® Anlaufscheiben	44
8.4	DP4® Bundscheiben	45
8.5	DP4® Gleitstreifen	46
8.6	DP4-B Zylindrische Buchsen	47
8.7	DP4-B Bundbuchsen	50
8.8	DP4-B Gleitstreifen	5
9	Prüfmethoden	52
9.1	Prüfung von gerollten Buchsen	52
	Prüfung A nach ISO 3547 Teil 2	52
	Prüfung C nach ISO 3547 Teil 1	52
	Prüfung der Wanddicke Prüfung D nach ISO 3547 Teil 2	52 52
	Trutung Dilacin 130 3347 Teli 2	J2
10	Datenblatt zur Lagerauslegung	53
	Formelzeichen und Einheiten	54
	Produktinformation	5

# 1 Einleitung

Dieses Handbuch enthält umfassende Informationen über die Eigenschaften, das Verhalten und die Einsatzmöglichkeiten von GGB DP4® und DP4-B Gleitlagern. Konstrukteure erhalten somit die Möglichkeit, Lagerabmessungen, Betriebslebensdauerwerte und Leistungsdaten zu ermitteln.

Ergänzend dazu steht Ihnen für die Lösung ungewöhnlicher Gleitlageranwendungen Ihr lokaler Vertriebsbeauftragter zur Verfügung.

In diesem Handbuch finden Sie Informationen über das gesamte, ab Lager lieferbare DP4® Standardprogramm. Außerdem gibt es Hinweise zu Daten von anderen DP4® Produkten und der Möglichkeit, Sonderteile anwendungsbezogen herzustellen.

GGB arbeitet ständig an der Lösung anwenderbezogener Probleme und der Entwicklung neuer Gleitlagerwerkstoffe, sowie an der Verbesserung und Erweiterung der Versuchs- und Anwendertheorien. Daher ist es immer sinnvoll, mit uns in Verbindung zu treten wenn zusätzliche Informationen erwünscht sind.

Da es unmöglich ist, alle in der Praxis vorkommenden Betriebsbedingungen und Einsatzmöglichkeiten im voraus theoretisch zu ermitteln, empfehlen wir ganz besonders die Vorserien- und Prototypenerprobung.

#### 1.1 EIGENSCHAFTEN UND VORTEILE

DP4® und DP4-B Werkstoffe zeichnen sich durch folgende Eigenschaften aus:

- gute Reibungseigenschaften mit vernachlässigbarem Ruckgleiten
- hohe statische und dynamische Lastaufnahmekapazität
- geeignet für rotierende, oszillierende, hin- und hergehende und Gleitbewegungen
- kompakte Bauform und geringes Gewicht
- Endbearbeitet und erfordert somit keine Nachbearbeitung nach dem Einbau
- Kalibrieren zur Verringerung des Betriebsspiels ist möglich
- keine Wasseraufnahme und somit maßbeständig
- geeignet für einen breiten Betriebstemperaturbereich von -200 bis +280 °C
- DP4-B mit Bronzerücken für verbesserte Korrosionsbeständigkeit
- Bleifrei in Übereinstimmung mit den Eurpoäischen RoHS 2011/96/EU,
- Richtlinien (siehe letzte Seite)

Je nach den entsprechenden Laufbedingungen bieten DP4® und DP4-B Werkstoffe insbesondere folgende Vorteile::

#### **Trockene Einsatzbedingungen**

- gute Reibungs- und Verschleißeigenschaften unter Leichtlastbedingungen
- besonders geeignet für Aussetzbetrieb
- mit oszillierenden und hin- und hergehenden Bewegungen
- wartungsfrei, da keine externe Schmierung erforderlich
- keine Fressneigung

#### Geschmierte Einsatzbedingungen

- gute Verschleiß- und Reibungseigenschaften über einen breiten Bereich an Belastungs-, Geschwindigkeits- und Temperaturbedingungen
- hohe Verschleißbeständigkeit unter Bedingungen mit Festkörperreibung
- hohe Beständigkeit der Lagerlauffläche unter Bedingungen mit Kavitations- oder Flusserosion
- geeignet für den Betrieb in zahlreichen Flüssigkeiten (Öl, Benzin, Lösungsmittel, Kühlmittel, Wasser)

# 1 Einleitung

## 1.2 ANWENDUNGEN

Dank der besonderen Leistungsmerkmale sowohl bei ungeschmierten, als auch bei geschmierten Anwendungen, werden DP4® und DP4-B Gleitlager in den vielfältigsten Industriebereichen eingesetzt. Dazu zählen beispielsweise:

#### Automobi

Bremssysteme, Kupplungen, Getriebe und Kraftübertragungen, Tür-, Motorhauben und Laderaumscharniere, Cabrioverdecke, Pedalsysteme, Axial-, Radial-, Getriebe und Flügelradpumpen, Sitzmechanismen, Lenkungssysteme, Federbeine und Stoßdämpfer, Wischersysteme.

#### Industrie

Luftfahrt, Landwirtschaft, Bauausrüstungen, Lebenmsmittel- und Getränkeindustrie, Marine, Materialhandling, Büroeinrichtungen, Verpackungseinrichtungen, Pneumatik- und Hydraulikzylinder, Eisen- und Straßenbahnen, Textilmaschinen, Ventile.



# 2 Aufbau

# DP4® / DP4-B

DP4® ist ein Gleitlager-Verbundmaterial. Es besteht aus einem tragenden Stahlrücken bei DP4®, bzw. einem Bronzerücken bei DP4-B und einer porösen Sinterbronze-Zwischenschicht, die mit einer modifizierten PTFE-Laufschicht ausgefüllt und überdeckt ist. Die Laufschicht ist mit anorganischen Gleitmittelzusätzen modifiziert und mit speziellen Polymerfasern verstärkt. Der Trägerrücken aus Stahl (DP4®), bzw. Bronze (DP4-B) gewährleistet die mechanische Festigkeit und die Sinterbronze-Zwischenschicht bietet der darin eingebetteten Laufschicht des Lagers die erforderliche Bindung.

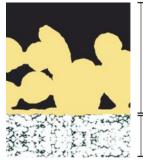
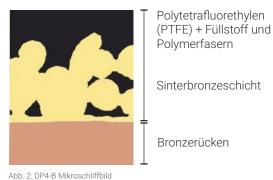


Abb.1: DP4 Mikroschliffbild

Polytetrafluorethylen (PTFE) + Füllstoff und Polymerfasern

Sinterbronzeschicht

Stahlrücken



#### 2.1 LIEFERBARE PRODUKTE

#### Standardteile

Diese Produkte werden nach internationalen, nationalen und GGB Werksnormen hergestellt. Die folgenden Produkte sind ab Lager lieferbar:

- zylindrische Buchsen
- Bundbuchsen
- Anlaufscheiben
- Bundscheiben
- Streifen











Abb.3: Standardteile

#### Sonderformen

Diese Produkte werden nach den Anforderungen des Kunden hergestellt, dazu gehören z.B.:

- geänderte Standardteile
- Lagerschalen
- Gleitstreifen
- Tiefziehteile
- Pressteile
- Stanzteile













Abb.4: Sonderformen

# 3 Eigenschaften

## 3.1 PHYSIKALISCHE UND MECHANISCHE KENNGRÖßEN

LAGEREIGENSCHAFTEN		SYMBOL	UNIT	VAI DP4®	LUE DP4-B	COMMENTS
PHYSIKALISCHE EIGENS	CHAFTEN					
Linearer Wärmeaus- dehnungskoeffizient	parallel zur Oberfläch senkrecht zur Oberfläch		10 <sup>-6</sup> /K	11 30	18 36	
Temperatur		$\begin{matrix} T_{max} \\ T_{min} \end{matrix}$	°C	+280 - 200	+280 - 200	
MECHANISCHE EIGENSCHAFTEN						
Druckfestigkeit		$\sigma_{\text{C}}$	MPa	350	300	gemessen an Scheibe Ø 25 mm x 2.45 mm dick
Maximale zulässige Fläch	nenpressung statiso dynamiso	P Stu.IIIux	MPa	250 140	140 140	

Tabelle 1: Physikalische und mechanische Eigenschaften von DP4 und DP4-B

# 3.2 CHEMISCHE BESTÄNDIGKEIT

Die folgende Tabelle enthält eine Übersicht über die chemische Beständigkeit von DP4® und DP4-B gegenüber verschiedenen Chemikalien. Wir empfehlen, die chemische Beständigkeit soweit möglich durch Versuche zu bestätigen.

MEDIUM	%	°C	DP4®	DP4-B
STARKE SÄUREN				
Salzsäure	5	20	-	-
Salpetersäure	5	20	-	-
Schwefelsäure	5	20	-	-
SCHWACHE SÄUREN				
Essigsäure	5	20	-	0
Ameisensäure	5	20	-	0
BASEN				
Ammoniak	10	20	0	-
Ätznatron	5	20	0	0

MEDIUM	°C	DP4®	DP4-B
LÖSUNGSMITTEL			
Aceton	20	+	+
Tetrachlorkohlenstoff	20	+	+
SCHMIERMITTEL UND KRAFTSTOF	FE		
Paraffin	20	+	+
Benzin	20	+	+
Petroleum	20	+	+
Dieselkraftstoff	20	+	+
Mineralöl	70	+	+
HFA-ISO46 wasserhaltig	70	+	+
HFC-Wasser-Glycol	70	+	+
HFD-Phosphat-Ester	70	+	+
Wasser	20	0	+
Seewasser	20	-	0

Tabelle 2: Chemische Beständigkeit von DP4 und DP4-B

- + Empfehlenswert: Korrosionsschäden werden nicht erwartet.
- o Akzeptabel: Korrosionsschäden können auftreten, ohne Beeinträchtigung der Materialstruktur oder des tribologischen Verhaltens.
- Nicht empfehlenswert: Korrosionsschäden greifen Materialstruktur an und/oder haben Einfluß auf das tribologische Verhalten.

#### **Elektrochemische Korrosion**

DP4-B im Alugehäuse wird nicht empfohlen wegen möglicher elektrochemischer Korrosion bei Anwesenheit von Flüssigkeiten (Spannungsreihe).

### 3.3 GLEITEIGENSCHAFTEN

DP4® Gleitlager zeigen eine vernachlässigbar geringe Neigung zum 'Ruck-Gleiten' und ermöglichen fließende Gleitbewegungen zwischen den Kontaktflächen. Die Gleitreibungszahl von DP4® hängt ab von:

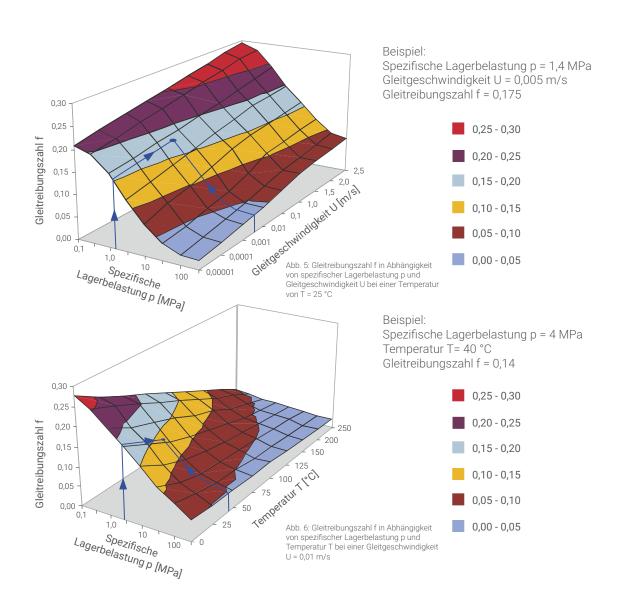
- der spezifische Lagerbelastung p [MPa]der Gleitgeschwindigkeit U [m/s]der Lagertemperatur T [°C].
- dem Mittenrauhwert der Gegenlauffläche Ra [µm]

Der typische Zusammenhang ist in Abb. 5 dargestellt. Diese kann zur Ermittlung der tatsächlichen Gleitreibung unter sauberen, trockenen Bedingungen nach der Einlaufperiode herangezogen werden.

Abhängig von den Betriebsbedingungen, können die tatsächlichen Werte um ±20 % abweichen. Vor Abschluss der Einlaufperiode kann die Gleitreibung um bis zu 50 % höher sein. Nach längeren Stillstandszeiten mit Lasteinwirkung (Stunden oder Tage) kann die statische Gleitreibungszahl für die erste Bewegung 1,5 bis 3 mal so groß sein - besonders vor Ende der Einlaufperiode.

#### Gleiteigenschaften im Trockenlauf

Die Gleitreibungszahl von DP4® verändert sich mit der Temperatur. Typische Werte für Temperaturen bis zu 250 °C sind in Abb. 6 wiedergegeben. Die Gleitreibung erhöht sich bei Lagertemperaturen unter 0 °C. Bei Anwendungen, in denen die Reibung ein kritischer Faktor ist, empfehlen wir Versuche an einem Prototypen.



#### 4.1 ANWENDUNG IN FEDERBEINEN

DP4® wurde ursprünglich für die Lagerung von Kolbenstangen in Federbeinen entwickelt, die extremsten Betriebsbedingungen ausgesetzt sind. Die Verschleißeigenschaften und die Erosionsbeständigkeit sollte verbessert und die Gleitreibung verringert werden. In den folgenden Abschnitten wird das Verhalten von DP4® mit Werkstoffen verglichen, die bisher in den meisten Anwendungen dieser Art eingesetzt werden.

#### Verschleiß und Gleitreibung

Der Verschleiß und die Gleitreibung von DP4® wurden an der Kolbenstangenlagerung eines Stoßdämpfers mit Hilfe des in Abb. 7 dargestellten Testaufbaus untersucht. Der Testaufbau sollte die realen Betriebsbedingungen, unter denen der Dämpfer arbeitet, simulieren und musste im Detail den Anforderungen der einzelnen Dämpferhersteller angepasst werden. Die verwendeten Testbedingungen sind in den Tabellen 3 und 4 wiedergegeben.

#### Testaufbau für Federbeine

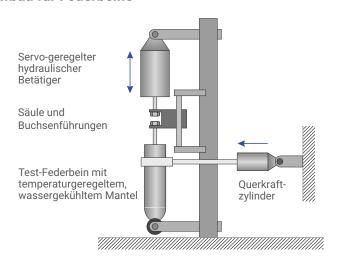


Abb. 7: Prinzipskizze des Testaufbaus

	Verschleißtest mit sinusförmigem Arbeitsspiel
Auslenkung	
	Zeit

TESTBEDINGUNGEN	
Schwingungsform	Sinus
Frequenz	2,5 Hz
Querkraft	890 N
Testdauer	100 Stunden
Hub	100 mm
Durchschnittliches Lagerspiel	0,06 mm
Schmiermittel	TEX 0358
Temperatur des Bodenventils	70 °C

Tabelle 3: Verschleißtest für Federbeine

TESTBEDINGUNGEN					
Schwingungsform	Sinus				
Frequenz	0,1 Hz				
Querkraft	600 N				
Hub	70 mm				
Durchschnittliches Lagerspiel	0,06 mm				
Schmiermittel	TEX 0358				
Temperatur des Bodenventils	Umgebungstemperatur				

Tabelle 4: Reibungstest für Federbeine

Der relative Verschleiß und die Gleitreibungszahl von DP4® unter diesen Testbedingungen sind in den Abbildungen 8 bis 10 dargestellt. Die tatsächlichen Ergebnisse für Verschleißrate und Gleitreibung sind nicht angegeben, da sie stark von den Testbedingungen und der Konstruktion des getesteten Federbeins abhängen. Die Vergleichsdiagramme zeigen jedoch die Vorteile von DP4® in der vorliegenden Anwendung.

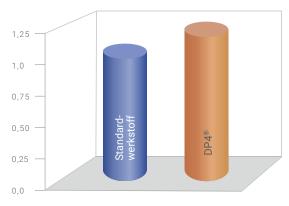


Abb. 8: Relative Verschleißbeständigkeit

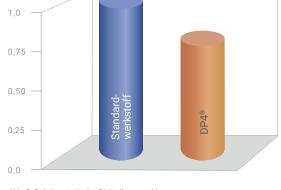


Abb. 9: Relative statische Gleitreibungszahl

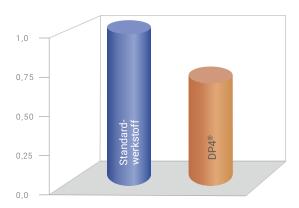


Abb. 10: Relative dynamische Gleitreibungszahl

#### Beständigkeit gegen Kavitationserosion

Unter bestimmten Betriebsbedingungen kann die PTFE-Laufschicht der Kolbenführungsbuchse des Federbeins durch Erosion beschädigt werden. Solche Schäden entstehen durch Kavitation und Flußerosionseffekte. Mit dem in Abb. 11 dargestellten Prüfstand werden solche Verschleißzustände in der Laufschicht des Gleitlagers nachvollzogen. Die Testbedingungen sind in Tabelle 5 angegeben.

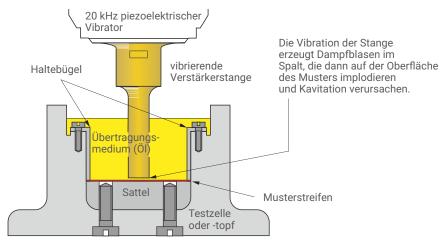


Abb. 11: Prinzipskizze des Prüfstandes

TESTBEDINGUNGEN	
Amplitude	0,015 mm
Frequenz	20 kHz
Abstand	1 mm
Testdauer	30 Minuten
Schmiermittel	TEX 0358
Temperatur	Umgebungstemperatur

Tabelle 5: Test der Kavitationserosion

Die mit diesem Prüfaufbau festgestellte relative Verschleißfestigkeit von DP4® gegenüber Kavitationsschäden ist in Abb. 12 dargestellt.

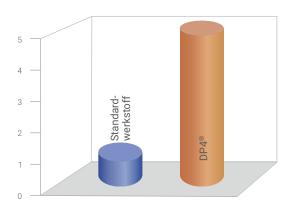


Abb. 12: Relative Verschleißfestigkeit gegenüber Kavitationserosion

## Beständigkeit gegen Flusserosion

Der in Abb. 13 dargestellte Prüfstand dient dazu, durch Flusserosion verursachte Schäden in der Laufschicht des Lagers zu simulieren.

Die Testbedingungen sind in Tabelle 6 angegeben.

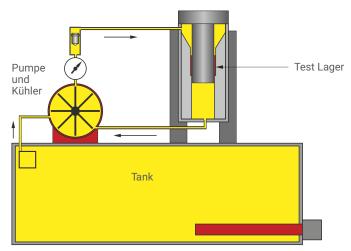


Abb. 13: Prinzipskizze des Prüfstands für Flusserosion

TESTBEDINGUNGEN	
Lagerdurchmesser	20 mm
Lagerbreite	15 mm
Lagerspiel	0,11 mm
Druck	13,8 MPa
Flussrate	5 l/min
Testdauer	20 Stunden
Oberflächengüte der Welle	0,15 μm ±0,05
Temperatur	Umgebungstemperatur

Tabelle 6: Flusserosionstest

Die mit diesem Testaufbau an DP4 $^{\rm @}$  ermittelte relative Beständigkeit gegen Flusserosion ist in Abb. 14 wiedergegeben.

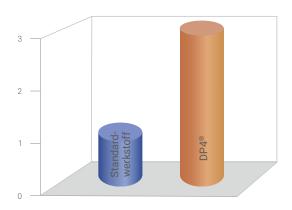


Abb. 14: Relative Beständigkeit gegen Flusserosion

### 4.2 ANWENDUNGEN IN DER HYDRAULIK

DP4® zeigt auch in einer Vielzahl ölgeschmierter hydraulischer Anwendungen ausgezeichnete Verschleiß- und Gleitreibungseigenschaften. Die Verschleißbeständigkeit von DP4® im Betriebszustand der Mischreibung unter Dauerlast wurde mit dem in Abb. 15 dargestellten Prüfstand untersucht. Die Testbedingungen sind in Tabelle 7 wiedergegeben.

### **GGB Jupiter-Testaufbau**

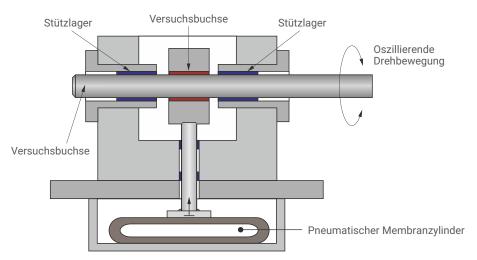


Abb. 15: Prinzipskizze des GGB Jupiter-Testaufbaus

TESTBEDINGUNGEN					
Lagerdurchmesser	20 mm				
Lagerbreite	15 mm				
Durchschnittliches Lagerspiel	0,10 mm				
Geschwindigkeit	0,11 m/s				
Schmiermittel	ISO VG 46 Hydrauliköl				

Tabelle 7: Verschleißtest mit Schmierung

Die im Versuch für DP4® und die in den meisten Hydraulikpumpen eingesetzten Werkstoffe ermittelten relativen pU-Grenzwerte im Mischreibungsgebiet sind in Abb. 16 dargestellt.

Der pU-Grenzwert hängt von den tatsächlichen Betriebsbedingungen ab. Daher kann das hier angegebene relative Verhalten lediglich als Anhaltspunkt dienen.

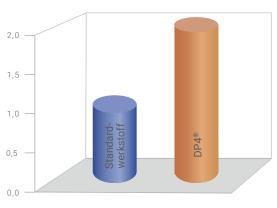


Abb. 16: Relative pU-Grenzwerte

### 4.3 LEBENSDAUER BEI TROCKENLAUF

#### Konstruktionsbestimmende Faktoren

Die entscheidenden Faktoren zur Ermittlung der Dimensionen oder zur Berechnung der Lebensdauer von DP4®-Lagern sind:

- maximal zulässige spezifische Lagerbelastung plim
- Thakimar Zalaborge opezinoone Lagerbelablang
- Oberflächengüte der Gegenlauffläche Ra
- Material der Gegenlauffläche
- Temperatur T
- weitere Umgebungseinflüsse z.B. Gehäuseausführung, Schmutz, Schmierung

Die nachfolgend beschriebene Berechnungsmethode kann zur Abschätzung der Lebensdauer eines DP4®-Lagers unter Trockenlaufbedingungen verwendet werden.

#### Spezifische Lagerbelastung p

Zum Abschätzen der Lebensdauer eines Lagers wird die spezifische Lagerbelastung p als Quotient aus Betriebslast und projizierter Lagerfläche ermittelt. Sie wird in MPa angegeben.

#### **Zylindrische Buchse**

(4.3.1) 
$$p = \frac{F}{D_i \cdot B}$$

#### **Anlaufscheibe**

(4.3.2) 
$$p = \frac{4F}{\pi \cdot (D_0^2 - D_i^2)}$$

### **Bundbuchse (axiale Belastung)**

(4.3.3) [MPa] 
$$p = \frac{F}{0.04 \cdot (D_{fl}^2 - D_i^2)}$$

#### Gleitstreifen

- pU-Faktor

$$(4.3.4) [MPa]$$

$$p = \frac{F}{L \cdot W}$$

### Maximal zulässige spezifische Lagerbelastung plim

Die Grenze der Belastung, die ein DP4®-Lager aufnehmen kann, wird durch die max. zul. spezifische Lagerbelastung ausgedrückt und hängt von der Belastungsart ab. Bei statischer Belastung werden die größten Werte erzielt. Dynamische Belastungen oder oszillierende Bewegungen, die zu einer Ermüdungsbeanspruchung des Lagers führen, reduzieren die zulässige spezifische Lagerbelastung.

Im Allgemeinen sollte die Belastung eines DP4®-Lagers die in Tabelle 8 angegebenen Werte nicht überschreiten.

Für die in Tabelle 8 angegebenen maximalen Lagerbelastungen wird davon ausgegangen, dass keine Verkantungen vorliegen (Abb. 35, Seite 33).

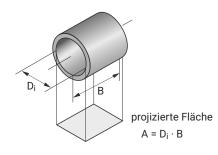


Abb. 17: Projizierte Fläche

#### Maximal zulässige spezifische Lagerbelastung plim

BELASTUNGSARTEN / p <sub>lim</sub> [MPa]										
Statische Last, rotierende Bewegung	Statische Last, rotierende Bewegung				p <sub>lim</sub> 1	40				
Statische Last, oszillierende Bewegung										
P <sub>lim</sub>	140	140	115	95	85	80	60	44	30	20
Zulässige Anzahl der Schwenkbewegungen Q	1000	2000	4000	6000	8000	10 <sup>4</sup>	10 <sup>5</sup>	10 <sup>6</sup>	10 <sup>7</sup>	108
Dynamische Last, rotierende oder oszillierende Bewegung										
P <sub>lim</sub>	60	60	50	46	42	40	30	22	15	10
Anzahl der Belastungsspiele Q	1000	2000	4000	6000	8000	10 <sup>4</sup>	10 <sup>5</sup>	10 <sup>6</sup>	10 <sup>7</sup>	108

Tabelle 8: Maximal zulässige Lagerbelastung plim

Übersteigt die spezifische Lagerbelastung den Wert von 140 MPa, kann dies zu einer bleibenden Deformation der Laufschicht führen - es sei denn, das Lager wird im Aussetzbetrieb bei niedrigen Geschwindigkeiten betrieben. Unter diesen Bedingungen wird eine Absprache mit GGB empfohlen.

Die zulässige maximale Belastung von Anlaufscheiben ist höher als die des Bundes einer Bundbuchse. Deshalb sollten bei hohen Axialkräften vorzugsweise Anlaufscheiben eingesetzt werden.

#### Gleitgeschwindigkeit U

Gleitgeschwindigkeiten über 2,5 m/s können zu einer Überhitzung des Lagers führen. In diesem Fall bieten Einlaufzyklen Abhilfe. Dabei könnten nach einem ersten Lauf von wenigen Sekunden mehrere kurze Läufe mit stetig steigender Laufzeit ausgeführt werden.

#### **Drehbewegung**

#### **Buchsen**

(4.3.5) 
$$U = \frac{D_i \cdot \pi \cdot N}{60 \cdot 10^3}$$

#### **Anlaufscheiben**

(4.3.6) 
$$U = \frac{\frac{D_0 + D_i}{2} \cdot \pi \cdot N}{60 \cdot 10^3}$$
 [m/s]

#### Schwenkbewegung

#### **Buchsen**

(4.3.7) 
$$U = \frac{D_i \cdot \pi}{60 \cdot 10^3} \cdot \frac{4\phi \cdot N_{OSZ}}{360}$$

#### Anlaufscheiben

(4.3.8) 
$$U = \frac{D_o + D_i}{2} \cdot \pi \cdot \frac{[m/s]}{360}$$

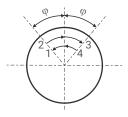


Abb 18: Oszillierende Bewegung

#### pU Faktor

Die Betriebslebensdauer eines DP4 $^{\circ}$ -Lagers hängt vom pU-Faktor ab. Er ist das Produkt aus spezifischer Lagerbelastung p [MPa] und Gleitgeschwindigkeit U [m/s].

Für Anlaufscheiben und die Stirnflächen von Bundbuchsen wird die Gleitgeschwindigkeit aus dem mittleren Durchmesser berechnet.

pU-Faktoren bis zu 1,0 MPa x m/s können für kurze Zeit aufgenommen werden. Im Dauerbetrieb können abhängig von der gewünschten Lebensdauer pU-Faktoren bis zu 0,5 MPa x m/s verwendet werden.

	DP4®	EINHEIT
р	140	MPa
U	2,5	m/s
pU Dauerbetrieb	0,5	MPa·m/s
pU Aussetzbetrieb	1,0	MPa·m/s

pU-Faktor berechnen

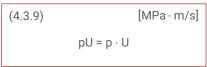


Tabelle 9: Typische Werte für p, U and pU

#### Korrekturfaktoren für unterschiedliche Einflussparameter

Die folgenden Parameter beeinflussen die Lebensdauer von DP4® und müssen bei der Berechnung der erforderlichen Abmessungen oder beim Abschätzen der Lagerlebensdauer in einer bestimmten Anwendung durch entsprechende Korrekturfaktoren berücksichtigt werden.

#### Temperatur-Einflussfaktor a<sub>T</sub>

Die Lebensdauer von DP4®-Lagern hängt von der Betriebstemperatur ab.

Unter Trockenlaufbedingungen entsteht an der Laufschicht des Lagers Reibungswärme, die im Verhältnis zu pU steht. Bei einem bestimmten pU-Faktor hängt die Betriebstemperatur des Lagers von der Umgebungstemperatur, der Wärmeabfuhr über das Gehäuse und dem Gegenlaufkörper ab. Aussetzbetrieb beeinflusst die Wärmezufuhr und somit die sich einstellende Betriebstemperatur des Lagers.

Der Einfluss der Temperatur auf die Lebensdauer von DP4 $^{\otimes}$ -Lagern wird durch den Temperatur-Korrekturfaktor  $a_{T}$  in Tabelle 10 angegeben.

BETRIEBSBEDINGUNGEN	ART DES GEHÄUSES					AGERS T <sub>am</sub> SFAKTOR a	
		[°C] 25	60	100	150	200	280
Dauerbetrieb, trocken	Normale Wärmeabfuhr	1,0	0,8	0,6	0,4	0,2	0,1
Dauerbetrieb, trocken	Leichte Preßteile oder isolierte Gehäuse mit schlechter Wärmeabfuhr	0,5	0,4	0,3	0,2	0,1	-
Dauerbetrieb, trocken	Nichtmetallische Gehäuse mit sehr schlechter Wärmeabfuhr	0,3	0,3	0,2	0,1	-	-
<b>Aussetzbetrieb, trocken</b> (Laufzeit weniger als 2 min., gefolgt von längeren Stillstandszeiten)	Normale Wärmeabfuhr	2,0	1,6	1,2	0,8	0,4	0,2

Tabelle 10: Temperatur Einflußfaktor  $a_T$ 

#### Gegenwerkstoff

Der Einfluss des Gegenwerkstoffs auf die Lebensdauer von DP4 $^{\circ}$ -Lagern wird durch den Korrekturfaktor für den Gegenwerkstoff a<sub>M</sub> und die Lebensdauer-Korrekturkonstante a<sub>L</sub> in Tabelle 11 bestimmt.

WERKSTOFF	a <sub>M</sub>	aL
Stahl und Grauguss		
Unlegierter Stahl	1	400
Kohlenstoff-Mangan-Stahl	1	400
Legierter Stahl	1	400
Einsatzgehärteter Stahl	1	400
Nitrierter Stahl	1	400
Badnitrierter Stahl	1	400
Rostfreier Stahl (7-10 % Ni, 17-20 % Cr)	2	400
Grauguss (0,3 $\pm$ 0,1 $\mu$ m R <sub>a</sub> )	1	400

Tabelle 11: Korrekturfaktor für den Gegenwerkstoff  $a_{\rm M}$  und Lebensdauer-Korrekturkonstante  $a_{\rm L}$ 

#### Hinweis:

Für die angegebenen Faktoren wird von einer Oberflächengüte der Gegenfläche von Ra = 0,4  $\pm$  0,1  $\mu$ m ausgegangen.

- geschliffen ist besser als feingedreht
- abrasive Partikel nach der Bearbeitung entfernen
- Grauguss-Oberflächen schleifen auf  $R_a$  = 0,3 ± 0,1  $\mu$ m
- Schleifrichtung = Laufrichtung

#### Lagergröße

Das Lagerspiel von DP4®-Lagern wird mit zunehmendem Lagerdurchmesser immer größer. Dadurch wird die Kontaktfläche zwischen Lager und Welle im Verhältnis zum Durchmesser kleiner. Die Verkleinerung der Berührungsfläche erhöht die spezifische Belastung und damit den pU-Faktor. Dies wird bei der Auslegung des Lagers durch den Korrekturfaktor für die Lagergröße a<sub>B</sub> (Abb. 19) berücksichtigt.

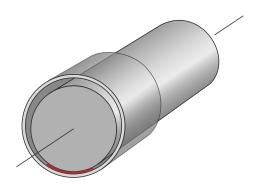


Abb. 19: Berührungsflächen zwischen Lager und Welle

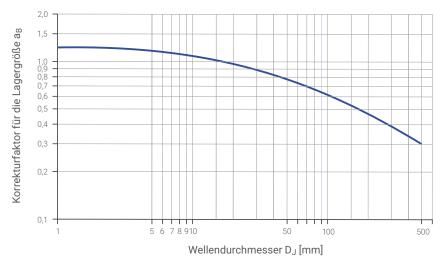


Abb. 20: Korrekturfaktor für die Lagergröße a<sub>B</sub>

#### Nachbearbeiten der Lagerlauffläche

Das Nachbearbeiten von DP4 $^{\circ}$ -Lagern führt in der Regel zu einer Reduzierung der Lebensdauer. Es wird daher nicht empfohlen, DP4 $^{\circ}$ -Lager nachzuarbeiten. Der in Tabelle 12 angegebene Korrekturfaktor a $_{\circ}$  gibt die relative Verkürzung der Lebensdauer an.

UMFANG DER NACHARBEIT		KORREKTURFAKTOR a <sub>c</sub>
KALIBRIEREN:	0,025 mm	0,8
Aufmaß des Kalibrierdorns über	0,038 mm	0,6
mittleren Buchsen-Innendurchmesser	0,050 mm	0,3

Tabelle 12: Korrekturfaktor für die Nachbearbeitung der Lagerlauffläche ac

#### **Belastungsart**

Die Art der Belastung ist in den Gleichungen (4.4.9) und (4.4.10) Seite 23, berücksichtigt.

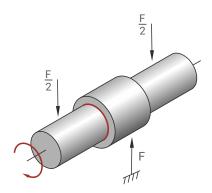


Abb. 21: Punktlast

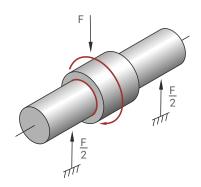


Abb. 22: Umfangslast

### 4.4 BERECHNUNG DER LAGER-LEBENSDAUER

Bestimmt der vorhandene Bauraum die Lagergröße, kann mit der nachfolgenden Berechnungsmethode die Lebensdauer abgeschätzt werden. Ist die Lebensdauer unbefriedigend, müssen konstruktive Maßnahmen eingeleitet und das Lager anders dimensioniert werden.

#### Spezifische Lagerbelastung p

#### **Buchsen**

$$(4.4.1) \hspace{1cm} [MPa]$$
 
$$p = \frac{F}{D_i \cdot B}$$

#### Bundbuchsen

(4.4.2) [MPa] 
$$p = \frac{F}{0.04 \cdot (D_{fl}^{2} - D_{i}^{2})}$$

#### **Anlaufscheiben**

(4.4.3) 
$$p = \frac{4F}{p \cdot (D_o^2 - D_i^2)}$$

#### Hochlastfaktor a<sub>E</sub>

$$a_{E} = \frac{p_{lim} - p}{p_{lim}}$$

$$p_{lim} \text{ siehe Tabelle 8, Seite 18}$$

Wird a<sub>E</sub> negativ, ist das Lager überbelastet. Durchmesser und/oder Breite erhöhen.

#### Korrigierter pU-Faktor

#### **Buchsen**

$$(4.4.5) \qquad [MPa \cdot m/s]$$
 
$$pU = \frac{5,25 \cdot 10^{-5}F \cdot N}{a_E \cdot B \cdot a_T \cdot a_M \cdot a_B}$$

#### Bundbuchsen

$$(4.4.6) \qquad [MPa \cdot m/s]$$
 
$$pU = \frac{6.5 \cdot 10^{-4}F \cdot N}{a_E \cdot (D_{fl} - D_i) \cdot a_T \cdot a_M \cdot a_B}$$

#### **Anlaufscheiben**

(4.4.7) [MPa · m/s]  

$$pU = \frac{3,34 \cdot 10^{-5} F \cdot N}{a_E \cdot (D_o - D_i) \cdot a_T \cdot a_M \cdot a_B}$$

Bei oszillierenden Bewegungen ergit sich die mittlere Drehzahl mit:

(4.4.8) [1/min] 
$$N = \frac{4\phi \cdot N_{osz}}{360}$$

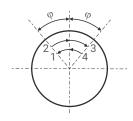


Figure 23: Oszillierungswinkel  $\phi$ 



#### Lebensdauer L<sub>H</sub> berechnen

#### **Buchsen, Punktlast**

(4.4.9) [h] 
$$L_{H} = \frac{265}{pU} - a_{L}$$

#### **Buchsen, Umfangslast**

(4.4.10) [h] 
$$L_{H} = \frac{530}{pU} - a_{L}$$

#### **Bundbuchsen (Axiallast)**

(4.4.11) [h] 
$$L_{H} = \frac{175}{pU} - a_{L}$$

#### Anlaufscheiben

(4.4.12) [h] 
$$L_{H} = \frac{175}{pU} - a_{L}$$

#### **Einfluss durch Nachbearbeiten**

Wenn DP4®-Buchsen nachbearbeitet werden, muss dies bei der Berechnung der Lebensdauer mit Hilfe des Korrekturfaktors a<sub>C</sub> berücksichtigt werden (Tabelle 12, Seite 21).

#### **Rechnerische Lebensdauer**

(4.4.13) [h] 
$$L_{H} = L_{H} \cdot a_{C}$$

#### Für Schwenkbewegungen oder dynamische Belastungen

(4.4.14) [Zyklen] 
$$Z_T = L_H \cdot N_{osc} \cdot 60$$
 für Schwenkbewegungen

(4.4.15) [Zyklen] 
$$Z_T = L_H \cdot C \cdot 60$$
 für dynamische Belastungen

Ist die geforderte Lebensdauer  $L_H$  bekannt, kann die Gesamtanzahl der Schwenkbewegungen  $Z_T$  berechnet werden. Mit dem ermittelten  $Z_T$ -Wert können dann die Werte aus Tabelle 8 überprüft werden.

Z<sub>T</sub> < Q, Die Lebensdauer wird durch den Verschleiß auf Z<sub>T</sub>-Zyklen begrenzt

 $Z_T > Q$ , Lebensdauer wird durch eine Materialermüdung auf  $Z_T$ -Zyklen begrenzt.

#### Gleitstreifen

# Faktor für den Einfluss der spezifischen Lagerbelastung

(4.4.16) 
$$[-]$$
  $a_{E1} = A - \frac{F}{p_{lim}}$ 

Ist dieser Wert negativ, ist das Lager überbelastet. Die Lager-Oberfläche muss vergrößert werden.

#### Faktoren für Geschwindigkteit, Temperatur und Material

(4.4.17) 
$$[-]$$

$$a_{E2} = \frac{280 \cdot a_{T} \cdot a_{M}}{F \cdot U}$$

# Faktor für den Einfluss der relativen Gegenlauffläche

(4.4.18) 
$$a_{E3} = \frac{A}{A_M}$$

#### **Rechnerische Lebensdauer**

(4.4.19) [h] 
$$L_{H} = a_{E1} \cdot a_{E2} \cdot a_{E3} - a_{L}$$

#### Hinweis:

Bei einer rechnerischen Lebensdauer von mehr als 4000 Stunden können aufgrund von Ungenauigkeiten bei der Hochrechnung der Testdaten die tatsächlichen Werte von den rechnerischen abweichen.

## 4.5 BERECHNUNGSBEISPIELE

### **Zylindrische Buchse**

Gegeben:			
	Statische Belastung		40 mm
art	Rotierende Bewegung	Buchsenbreite B	30 mm
Welle		Lagerkraft F	5000 N
	Trockenlauf bei 25°C	Drehzahl N	25 · 1/min

Berechnungs- und Korrekturfaktoren				
Grenzwert p <sub>lim</sub>	140 MPa	(Tabelle 8, Seite 18)		
Temperatur-Korrekturaktor $a_T$	1,0	(Tabelle 10, Seite 19)		
Werkstoff-Korrekturaktor a <sub>M</sub>	1,0	(Tabelle 11, Seite 20)		
Lagergrößen-Korrekturaktor a <sub>B</sub>	0,85	(Abb. 20, Seite21)		
Lebensdauer-Korrekturkonstante a <sub>L</sub>	400	(Tabelle 11, Seite 20)		

Berechnung	Gleichung	Ergebnis
Spezifische Belastung p [MPa]	(4.4.1) Seite 22	$p = \frac{F}{D_i \cdot B} = \frac{5000}{40 \cdot 30} = 4,17$
Gleitgeschwindig- keit U [m/s]		$U = \frac{D_i \cdot \pi \cdot N}{60 \cdot 10^3} = \frac{40 \cdot 3,14 \cdot 25}{60 \cdot 10^3} = 0,052$
Hochlastfaktor a <sub>E</sub> [-] muss >0 sein		$a_E = \frac{p_{lim} - p}{p_{lim}} = \frac{140 - 4,17}{140} = 0,97$
Korrigierter pU Faktor [MPa · m/s]	(4.4.5) Seite 22	$pU = \frac{5,25 \cdot 10^{-5} F \cdot N}{a_E \cdot B \cdot a_T \cdot a_M \cdot a_B} = 0,27$
Lebensdauer L <sub>H</sub> [h]	(4.4.9) Seite 23	$L_{H} = \frac{265}{pU} - a_{L} = \frac{265}{0,27} - 400 = 581$

#### **Bundbuchse**

Gegeben:			
Belastungs-	Axialkraft	Bundaußen-Ø D <sub>fl</sub>	23 mm
art	Rotierende Bewegung	Innendurchmesser Di	15 mm
Welle	Stahl	Lagerkraft F	250 N
	Trockenlauf bei 25°C	Drehzahl N	5 · 1/min

Berechnungs- und Korrekturfaktoren				
Grenzwert p <sub>lim</sub>	140 MPa	(Tabelle 8, Seite 18)		
Temperatur-Korrekturaktor $a_T$	1,0	(Tabelle 10, Seite 19)		
Werkstoff-Korrekturaktor a <sub>M</sub>	1,0	(Tabelle 11, Seite 20)		
Lagergrößen-Korrekturaktor a <sub>B</sub>	1,0	(Abb. 20, Seite21)		
Lebensdauer-Korrekturkonstante a <sub>L</sub>	400	(Tabelle 11, Seite 20)		

Berechnung	Gleichung	Ergebnis
Spezifische Belastung p [MPa]		$p = \frac{250}{0.04 \cdot (23^2 - 15^2)} = 20,55$
Gleitgeschwindig- keit U [m/s]		$U = \frac{\frac{(23+15)}{2} \cdot 3,14 \cdot 5}{60 \cdot 10^3} = 0,005$
Hochlastfaktor a <sub>E</sub> [-] muss >0 sein		$a_E = \frac{p_{lim} - p}{p_{lim}} = \frac{140 - 20,55}{140} = 0,853$
Korrigierter pU Faktor [MPa · m/s]	(4.4.6) Seite 22	pU = $\frac{6.5 \cdot 10^{-4} \cdot 250 \cdot 5}{0.853 \cdot (23 - 15) \cdot 1 \cdot 1 \cdot 1} = 0.119$
Lebensdauer L <sub>H</sub> [h]	(3.8.11) Seite 21	$L_{H} = \frac{175}{pU} - a_{L} = \frac{175}{0,119} - 400 = 1071$

#### **Anlaufscheibe**

Gegeben:			
Belastungs-	Axialkraft	Außendurchmesser D	<sub>o</sub> 62 mm
art	Rotierende Bewegung	Innendurchmesser Di	38 mm
Welle	Stahl	Lagerkraft F	6500 N
	Trockenlauf bei 25°C	Drehzahl N 1	10 · 1/min

Berechnungs- und Korrekturfaktoren				
Grenzwert p <sub>lim</sub>	140 MPa	(Tabelle 8, Seite 18)		
Temperatur-Korrekturaktor a <sub>T</sub>	1,0	(Tabelle 10, Seite 19)		
Werkstoff-Korrekturaktor a <sub>M</sub>	1,0	(Tabelle 11, Seite 20)		
Lagergrößen-Korrekturaktor a <sub>B</sub>	0,85	(Abb. 20, Seite21)		
Lebensdauer-Korrekturkonstante a <sub>L</sub>	400	(Tabelle 11, Seite 20)		

Berechnung	Gleichung	Ergebnis
Spezifische Belastung p [MPa]		$p = \frac{4 \cdot 6500}{3,14 \cdot (62^2 - 38^2)} = 3,45$
Gleitgeschwindig- keit U [m/s]	(	$U = \frac{\frac{(62+38)}{2} \cdot 3,14 \cdot 10}{60 \cdot 10^3} = 0,026$
Hochlastfaktor a <sub>E</sub> [-] muss >0 sein	(4.4.4) Seite 22	$a_E = \frac{p_{lim} - p}{p_{lim}} = \frac{140 - 3,45}{140} = 0,975$
Korrigierter pU Faktor [MPa · m/s]	(4.4.7) Seite 22	pU = $\frac{3,34 \cdot 10^{-5} \cdot 6500 \cdot 10}{0,975 \cdot (62 - 38) \cdot 1 \cdot 1 \cdot 0,85} = 0,11$
Lebensdauer L <sub>H</sub> [h]	(4.4.12) Seite 23	$L_{H} = \frac{175}{pU} - a_{L} = \frac{175}{0,11} - 400 = 1191$

# 5 Schmierung

DP4®-Lager besitzen beim Einsatz von Schmiermitteln ein ausgezeichnetes Betriebsverhalten. Nachfolgend werden die Grundlagen der Schmierung erläutert und Hinweise für den Einsatz von DP4® in Verbindung mit Schmierstoffen gegeben.

### **5.1 SCHMIERMITTEL**

DP4®-Lager können mit den meisten Flüssigkeiten geschmiert werden. Als Schmierstoff kommt jede Flüssigkeit in Frage, die die PTFE gefüllte Lauffläche oder die poröse Bronzeschicht nicht chemisch angreift.

- Wasser
- Schmieröl
- Motorenöl
- Turbinenöl
- Hydraulikflüssigkeit
- Lösungsmittel
- Kühlmittel

Ist die Eignung eines Mediums als Schmierstoff zweifelhaft, legen sie ein DP4®-Muster für zwei bis drei Wochen in dieses Medium. Die Temperatur sollte 15 bis 20 °C über der voraussichtlichen Betriebstemperatur liegen.

Die Flüssigkeit ist nicht für den Einsatz in Verbindung mit DP4® geeignet, wenn:

- sich die Wanddicke des DP4®-Musters wesentlich verändert
- sichtbare Farbänderungen an der Lauffläche auftreten (außer leichte Verfärbung oder einige Flecken)
- sichtbare Veränderungen der Mikrostruktur der Bronze-Zwischenschicht auftreten

## 5.2 TRIBOLOGISCHE BETRIEBSZUSTÄNDE

Bezüglich der Schmierung kann zwischen drei verschiedenen Betriebszuständen unterschieden werden. Diese sind:

- Hydrodynamische Schmierung,
- Mischreibung und
- Trockenlauf.

Die drei Betriebszustände sind abhängig von:

- Lagerabmessungen
- Lagerspiel
- Belastung
- Gleitgeschwindigkeit
- Viskosität des Schmierstoffes
- Schmierstoff-Durchsatzmenge

#### Hydrodynamische Schmierung

#### Merkmale:

- vollständige Trennung von Lager und Welle durch den Schmierfilm
- sehr geringe Reibung und Verschleiß
- Gleitreibungszahl zwischen 0,001 und 0,01

Hydrodynamische Schmierung entsteht wenn:

(5.2.1) 
$$p \le \frac{U \cdot \eta}{7,5} \cdot \frac{B}{D_i}$$

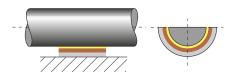


Abb. 24: Hydrodynamische Schmierung

# 5 Schmierung

#### Mischreibung

#### Merkmale:

- Hydrodynamische Schmierung und Festkörperreibung treten in Kombination auf
- Lastübertragung teilweise durch komprimierte Schmiermittel, aber auch Festkörper-Kontakt
- Reibwert und Verschleiß sind abhängig vom hydrodynamischen Traganteil
- DP4®-Lager besitzen unter solchen Betriebsbedingungen eine hohe Verschleißbeständigkeit.

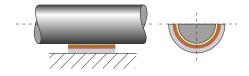


Abb. 25: Mischreibung

#### Trockenlauf (Festkörperreibung)

#### Merkmale:

- Die Welle gleitet ohne zusätzliches Schmiermittel auf der Gleitfläche des Lagers
- Die Auswahl des Gleitlagermaterials entscheidet über die Lebensdauer des Lagers
- Es kann an der Welle zu Verschleiß kommen, da sie sich mit dem Lager in Kontakt befindet. Die guten Eigenschaften von DP4® minimieren den Verschleiß auch unter diesen Bedingungen
- Die dynamische Gleitreibungszahl von DP4® liegt hier zwischen 0,02 und 0,3
- Die statische Gleitreibungszahl von DP4® liegt geringfügig darüber.

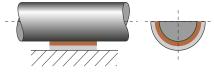


Abb. 26: Trockenlauf mit Festkörperreibung

#### 5.3 GLEIT- UND REIBUNGSVERHALTEN UNTER SCHMIERUNG

DP4® ist besonders für hohe Anforderungen geeignet, bei denen eine hydrodynamische Schmierung nicht aufrechterhalten werden kann, z.B.:

#### - hohe spezifische Belastung

Bei Festkörper- und Mischreibung zeigt DP4® unter hoher Belastung eine ausgezeichnete Verschleißbeständigkeit und geringe Reibung.

#### - Start/Stop unter Last

Ist die Anlaufgeschwindigkeit zu gering um einen hydrodynamischen Film aufzubauen, arbeiten die Lager im Bereich der Mischreibung. DP4® minimiert dabei den Verschleiß. DP4® benötigt ein geringeres Anlaufdrehmoment als konventionelle metallische Lager.

#### Beachten Sie jedoch folgendes:

Wenn ein DP4®-Lager im Betrieb mit Wasserschmierung ohne hydrodynamische Tragwirkung betrieben wird, verringert sich die Verschleißbeständigkeit durch erhöhtes Einschaben des Lagers wesentlich. Abb. 27, Seite 28 zeigt die drei Reibungszustände in einem Diagramm.

Dargestellt werden Umfangsgeschwindigkeit, spezifische Lagerbelastung und Schmiermittel-Viskosität.

#### Berechnen Sie mit den Formeln in Abschnitt 4:

- die spezifische Lagerbelastung p,
- die Gleitgeschwindigkeit der Welle U.

#### Mangelschmierung

In vielen Anwendungen muss das Lager mit einer geringeren als der optimalen Schmiermittelzufuhr betrieben werden, z. B. bei Spritzöl- oder Ölnebelschmierung. DP4® benötigt auch hier deutlich weniger Schmiermittel als konventionelle metallische Lager.

#### - gering-schmierende Flüssigkeiten

DP4® lässt sich zufriedenstellend in Verbindung mit Flüssigkeiten geringer Viskosität wie Wasser und verschiedenen Prozessmedien einsetzen.

#### Berechnen Sie anhand des in Tabelle 13 dargestellten Verhältnisses von Temperatur und Viskosität:

- die Viskosität des Schmiermittels in Zentipoise.

#### Hinweis:

Die Viskosität ist abhängig von der Betriebstemperatur. Wenn die Betriebstemperatur der Flüssigkeit unbekannt ist, kann näherungsweise eine Temperatur angenommen werden, die 25 °C oberhalb der Umgebungstemperatur liegt.

					DYNAMI	SCHE VI	SKOSITÄ	Г ŋ [cP]							
Temperatur [°C]	0	10	20	30	40	50	60	70	80	90	100	110	120	130	140
Schmiermittel															
ISO VG 32	310	146	77	44	27	18	13	9,3	7,0	5,5	4,4	3,6	3,0	2,5	2,2
ISO VG 46	570	247	121	67	40	25	17	12	9,0	6,9	5,4	4,4	3,6	3,0	2,6
ISO VG 68	940	395	190	102	59	37	24	17	12	9,3	7,2	5,8	4,7	3,9	3,3
ISO VG 100	2110	780	335	164	89	52	33	22	15	11,3	8,6	6,7	5,3	4,3	3,6
ISO VG 150	3600	1290	540	255	134	77	48	31	21	15	11	8,8	7,0	5,6	4,6
Dieselkraftstoff	4,6	4,0	3,4	3,0	2,6	2,3	2,0	1,7	1,4	1,1	0,95				
Benzin	0,6	0,56	0,52	0,48	0,44	0,40	0,36	0,33	0,31						
Petroleum	2,0	1,7	1,5	1,3	1,1	0,95	0,85	0,75	0,65	0,60	0,55				
Wasser	1,79	1,30	1,0	0,84	0,69	0,55	0,48	0,41	0,34	0,32	0,28				

Tabelle 13: Dynamische Viskosität

# 5 Schmierung

#### **5.4 KONSTRUKTIONSHINWEISE**

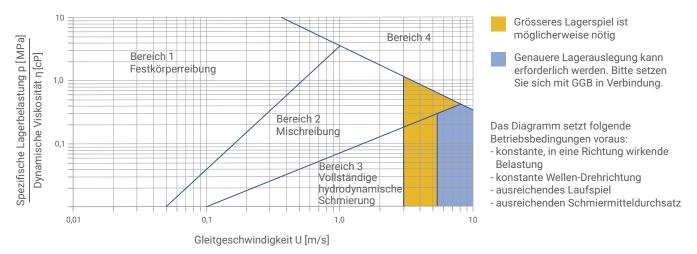


Abb. 27: Konstruktionshinweise für Anwendung unter Schmierung

#### Erläuterungen zu Abbildung 27

#### Bereich 1

Das Lager läuft mit Festkörperreibung. Der pU-Faktor bestimmt die Lebensdauer. Die Lebensdauer von DP4®-Lagern kann mit der in Kapitel 5 angegebenen Methode berechnet werden.

#### Bereich 2

Das Lager arbeitet im Mischreibungsgebiet. Der pU-Faktor entscheidet nich allein über die Lebensdauer. Die Lebensdauer des DP4®-Lagers hängt von der Art der Flüssigkeit und den Betriebsbedingungen ab.

#### Bereich 3

Das Lager arbeitet mit hydrodynamischer Schmierung. Der Lagerverschleiß wird allein von der Reinheit des Schmiermittels und der Häufigkeit der An- und Auslaufvorgänge bestimmt.

#### Bereich 4

Dieser Bereich beschreibt die höchste Belastung. Das Lager wird entweder mit im Verhältnis zur Viskosität hoher Geschwindigkeit oder hoher Nennbelastung, bzw. einer Kombination aus beiden, betrieben.

Diese Bedingungen können folgendes auslösen:

- überhöhte Betriebstemperaturen und/oder
- hohen Verschleiß.

Durch die Anordnung einer oder mehrerer Schmiernuten im Lager und durch eine höhere Oberflächengüte der Welle von  $R_a$  <0.05  $\mu$ m kann das Betriebsverhalten des Lagers verbessert werden.

#### 5.5 BETRIEBSSPIEL

Die für normale Standard-DP4®-Buchsen empfohlenen Wellen- und Gehäusedurchmesser ergeben für Anwendungen mit Festkörper-Reibung ein ausreichendes Betriebsspiel.

Für Lager, die im Bereich der Mischreibung oder hydrodynamisch betrieben werden, kann es notwendig sein, den Schmiermitteldurchsatz im Lager zu verbessern, indem man den empfohlenen Wellendurchmesser um ca. 0,1 % verringert. Dies gilt besonders, wenn die Gleitgeschwindigkeit 2,5 m/s überschreitet.

#### **5.6 SCHMIERNUTEN**

Bei stark belasteten Lagern verbessern axiale Schmiernuten das Betriebsverhalten von DP4®. Die untenstehende Abbildung zeigt eine empfohlene Ausführung der Nuten. Radien oder Fasen an den Ein- und Auslaufkanten der Nuten unterstützen den Aufbau des Schmierfilms. Für die meisten Einsatzfälle sind einfache Ölzufuhrbohrungen ausreichend. Durch Schmiernuten oder -taschen kann die Verteilung des Schmierstoffes im Lager und damit der Schmierstoffdurchsatz erhöht werden. Für einen einwandfreien hydrodynamischen Betrieb muss für die Stoßfuge und die Ölzufuhrstelle eine Einbaulage vorgegeben werden. Dabei sind Last- und Drehrichtung zu berücksichtigen. Die möglichen Positionen sind aus Abb. 28 ersichtlich.

# 5.7 RAUHEIT DER GEGENLAUFFLÄCHE

- R<sub>a</sub> ≤ 0,4 ± 0,1 μm bei Festkörperreibung
- R<sub>a</sub> = 0,1 0,2 μm bei Mischreibung oder hydrodynamischer Schmierung
- R<sub>a</sub> ≤ 0,05 μm für Höchstbelastung

### 5.8 FETTSCHMIERUNG

Normalerweise wird eine Fettschmierung von DP4®-Lagern nicht empfohlen. Folgendes muss hierbei beachtet werden:

- dynamische Belastung verursacht
   Erosionsverschleiß in der Laufschicht
- Fette mit EP-Zusätzen oder Füllstoffen wie Graphit oder MoS<sub>2</sub> haben einen erhöhten Verschleiß zur Folge.

Bei Fettschmierung kann durch den Einsatz anderer GGB Metall-Polymer Lagerwerkstoffe wie z.B. DX®, DX®10, DS, HI-EX® eine erhöhte Leistungsfähigkeit erzielt werden. Für weitere Informationen wenden Sie sich bitte an Ihren lokalen Vertriebspartner oder an <a href="https://www.ggbearings.com/de">https://www.ggbearings.com/de</a>

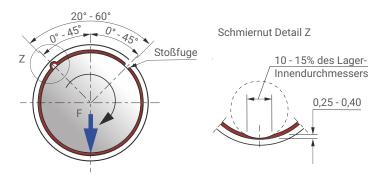


Abb. 28: Anordnung der Ölzufuhrstellen

# 6 Lagereinbau

#### **Abmessungen und Toleranzen**

DP4®-Buchsen sind endbearbeitet und müssen abgesehen von seltenen Ausnahmefällen nicht kalibriert, geräumt oder die Bohrung anderweitig verändert werden. Entscheidend ist, das korrekte Lagerspiel einzuhalten. Deshalb müssen die in den Maßtabellen angegebenen Toleranzklassen für Gehäuse und Wellen berücksichtigt werden. Beim Trockenlauf führt jede Vergrößerung des Spiels zu einer entsprechenden Verringerung der Lebensdauer.

Wenn sich das Lagergehäuse elastisch aufweitet, verändert sich das Lagerspiel. Unter diesen Umständen sollte der Gehäusedurchmesser verringert oder der Wellendurchmesser vergrößert werden. Die korrekten Maße müssen ggf. durch Versuche ermittelt werden.

Wird Leichtlauf verlangt oder ist die Last klein (weniger als 0,1 MPa) und das zur Verfügung stehende Drehmoment gering, muss das Spiel vergrößert werden. Der in den Maßtabellen angegebene Wellendurchmesser sollte um 0,025 mm verringert werden.

## **6.1 WÄRMEAUSDEHNUNG**

Für den Betrieb bei hohen Temperaturen sollte das Lagerspiel um die in Abb. 29 angegebenen Werte vergrößert werden, da sich das Lagerspiel bei Erwärmung reduziert.

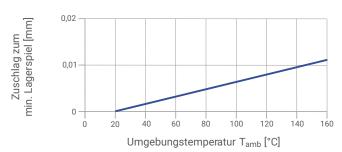


Abb. 29: Erhöhen des Lagerspiels

Wenn das Gehäuse aus Nichteisen-Metall besteht, sollte die Bohrung um die in Tabelle 14 angegebenen Werte verkleinert werden, um festen Lagersitz zu erreichen. Zusätzlich sollte der Wellendurchmesser um das in Abb. 29 angegebene Maß verringert werden.

GEHÄUSEMATERIAL	VERKLEINERUNG DER GEHÄUSEBOHRUNG PRO 100°C	VERKLEINERUNG DES WELLENDURCHMESSERS PRO 100°C
Aluminiumegierungen	0,1 %	0,1 % + Werte aus Abb. 29
Legierungen auf Kupferbasis	0,05 %	0,05 % + Werte aus Abb. 29
Stahl und Grauguss	-	Werte aus Abb. 29
Legierungen auf Zinkbasis	0,15 %	0,15 % + Werte aus Abb. 29

Tabelle 14: Wärmeausdehnung

## **6.2 TOLERANZEN FÜR KLEINSTSPIELE**

Wenn ein minimales Betriebsspiel erzielt werden soll, können engere Toleranzen für die Welle und das Gehäuse festgelegt werden. Wenn z.B. der Gehäusedurchmesser mit H6 gefertigt ist, sollten die Wellendurchmesser mit den Toleranzen aus Tabelle 15 hergestellt werden.

Aus Tabelle 16 sind die jeweiligen Nenneinbauspiele zu entnehmen.

D <sub>i</sub>	Dj
> 5 mm < 25 mm	-0,019 bis -0,029
> 25 mm < 50 mm	-0,021 bis -0,035

Di	Dj
10 mm	0,009 bis 0,080
50 mm	0,011 bis 0,134

Tabelle 15: Toleranzen für Wellen in H6 Gehäusen

Tabelle 16: Nenneinbauspiele

#### Kalibrieren

Durch das Kalibrieren der Bohrung eines eingebauten DP4®-Lagers kann ein geringeres Betriebsspiel erzielt werden. Abb. 30 zeigt einen empfohlenen Kalibrierdorn zum Kalibrieren von DP4®-Buchsen.

Die Kalibrierfläche des Kalibrierdorns muss einsatzgehärtet (Einsatztiefe 0,6 - 1,2 mm, HRC 60±2) und mit Diamantpaste poliert sein ( $R_Z \approx 1~\mu m$ ). Eine Oberflächenbehandlung mit TiN verbessert die Verschleißfestigkeit des Kalibrierdorns und macht, wenn sie fehlt, den Verschleiß des Kalibrierdorns sichtbar.

Hinweis: Kalibrierung mit kugelförmigen Werkzeugen oder Feinbohren von DP4®-Buchsen ist nicht zu empfehlen. Die in Tabelle 17 angegebenen Kalibrierdorn-Maße sind erforderlich, um den Lager-Innendurchmesser auf den angestrebten Innendurchmesser zu weiten.

Die genauen Kalibrierdorndurchmesser müssen durch Versuche ermittelt werden.

Die Verringerung der Lagerlebensdauer durch das Kalibieren wird bei der Berechnung der Lebensdauer durch den Korrekturfaktor  $a_{\mathbb{C}}$  berücksichtigt (Tab. 12, Seite 21). Der Kalibrierdruck, der auf Lager und Baugruppe ausgeübt werden kann, sollte durch Versuche ermittelt werden.

0.5°-
0.5°
D <sub>C</sub>
R 1.5
m
<mark>▼ D<sub>i</sub> ▶</mark>

Abb. 30: Kalibrierdorn

INNEN-Ø DER BUCHSE NACH DEM EINPRESSEN	ANGESTRBTER INNEN-Ø	ERFORDERLICHER Kalibrierdorn-Ø D <sub>C</sub>
$D_{i,a}$	$D_{i,a} + 0.025$	$D_{i,a} + 0.06$
D <sub>i,a</sub>	D <sub>i,a</sub> + 0,038	$D_{i,a} + 0.08$
$D_{i,a}$	$D_{i,a} + 0.050$	D <sub>i,a</sub> + 0,1

Tabelle 17: Maße für Kalibrierdorn

## 6.3 GESTALTUNG DER GEGENFLÄCHE

Die Eignung der Gegenwerkstoffe und Empfehlungen zur Oberflächengüte der Gegenfläche wurde detailliert auf Seite 20 behandelt.

DP4® wird normalerweise in Verbindung mit Wellen und Druckflächen aus Eisenmetallen eingesetzt. Doch in feuchter oder korrosiver Umgebung, und besonders beim Einsatz ohne Öl oder Fett, kommen rostfreier Stahl, hartverchromter Stahl, oder harteloxiertes Aluminium zum Einsatz. Wenn beschichtete Gegenflächen eingesetzt werden, muss die Beschichtung ausreichend fest und sicher mit dem Trägermaterial verbunden sein. Dies gilt besonders, wenn das Lager hohe wechselnde Lasten aufnehmen soll.

Die Welle oder Druckfläche, die als Gegenfläche für die DP4®-Buchse oder - Anlaufscheibe auftritt, muss über den Lagerwerkstoff hinausragen, so dass sie nicht hineinschneiden kann. Ebenfalls sollte sie keine Nuten oder Einstiche aufweisen. Das Wellenende sollte mit einer Einführfase versehen werden. Alle scharfen Kanten oder Erhebungen, die die weiche Laufschicht des DP4®-Lagers verletzen könnten, müssen entfernt werden.

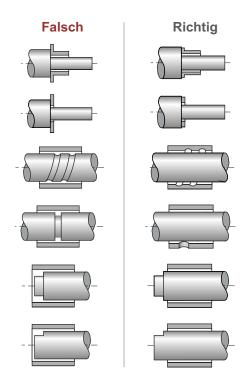


Abb. 31: Gestaltung der Gegenfläche

# 6 Lagereinbau

### **6.4 LAGEREINBAU**

#### Einpressen von zylindrischen Buchsen

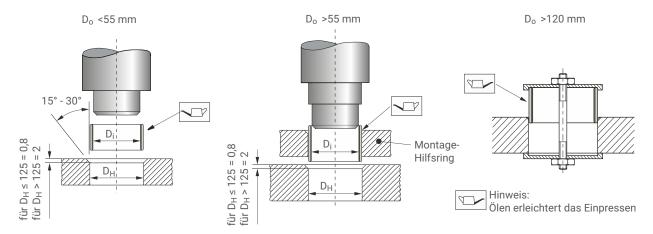
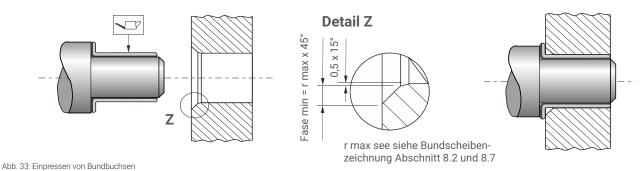


Abb. 32: Einpressen von zylindrischen Buchsen

### Einpressen von Bundbuchsen



#### Einpresskräfte

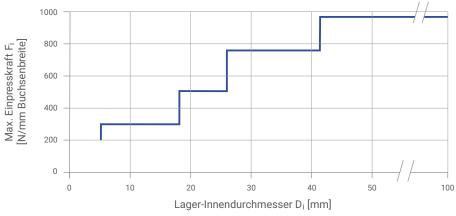


Abb. 34:Maximale Einpresskraft Fi

#### **Fluchtung**

Eine genaue Fluchtung ist eine wichtige Voraussetzung für jede Lagerung. Bei DP4®-Radialgleitlagern sollten Fluchtungsfehler über die gesamte Breite einer Buchse (bzw. eines Buchsenpaares), oder bei einer Anlaufscheibe über den gesamten Durchmesser, nicht größer sein als 0,020 mm (siehe Abb. 35).

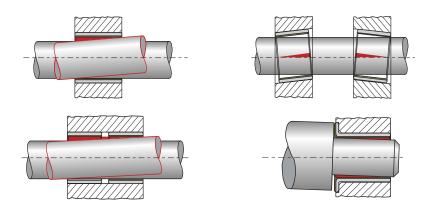


Abb. 35: Fluchtung

#### **Abdichten von Lagerstellen**

DP4®-Lager verkraften das Eindringen verschmutzender Materialien durchaus ohne nennenswerte Verkürzung der Lebensdauer. Wenn jedoch die Möglichkeit besteht, dass hochgradig abrasive Materialien eindringen, sollte eine geeignete Dichtung vorgesehen werden (siehe Abb. 36).

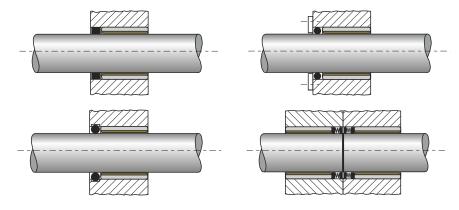


Abb. 36: Abdichten von Lagerstellen

## 6.5 AXIALFÜHRUNG

Wenn eine Axialführung notwendig ist, sollten DP4®-Anlaufscheiben zusammen mit DP4®-Buchsen eingesetzt werden, auch wenn die axiale Belastung gering ist.

#### Einbau von Anlaufscheiben

DP4®-Anlaufscheiben sollten in eine Eindrehung montiert werden (Abb. 37). Der Durchmesser der Eindrehung sollte 0,1-0,15 mm größer sein als der Durchmesser der Anlaufscheibe. Die Tiefe sollte sich nach den Angaben in den Produkttabellen richten. Wenn ein Einbau mit Eindrehung nicht möglich ist, kann eine der folgenden Einbaumethoden angewendet werden:

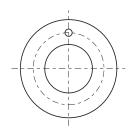
zwei Haltestifte
 zwei Schrauben
 Verkleben
 Weichlöten (Löttemperatur < 320 °C)</li>

# 6 Lagereinbau

#### **Wichtige Hinweise**

- Sicherstellen, dass der Innendurchmesser der Anlaufscheibe die Welle nach dem Einbau nicht berührt.
- Sicherstellen, dass die Anlaufscheibe mit dem Stahl-/ Bronzerücken am Gehäuse anliegt.
- Haltestifte 0,25 mm tiefer als die Laufschichtfläche einbauen.
- Schrauben 0,25 mm tiefer als die Laufschichtfläche versenken.
- DP4®Lager nicht über 320 °C erwärmen.
- Zur Auswahl geeigneter Kleber mit Kleberherstellern in Verbindung setzen.
- Lageroberfläche vor Kontakt mit Kleber schützen.





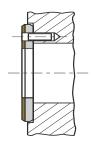
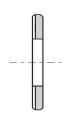
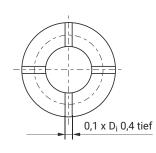


Abb. 37: Einbau von Anlaufscheiben

#### Reinigungsnuten

Bei spezifischen Belastungen über 35 MPa bringen Anlaufscheiben mit vier Reinigungsnuten optimale Ergebnisse bei Trockenlauf.





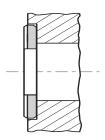


Abb. 38: Reinigungsnuten

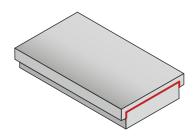
#### Gleitstreifen

DP4® Bandmaterial, das als Gleitstreifen eingesetzt wird, sollte wie folgt befestigt werden:

- mit Senkschrauben

- mit Industrieklebern

- durch Formschluss (siehe Abb. 39).



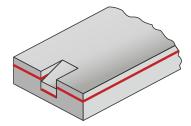


Abb. 39: Formschlüssige Befestigung von DP4-Gleitstreifen

# 7 Bearbeitung

#### 7.1 SPANENDE/NICHT-SPANENDE BEARBEITUNG

Beim Bearbeiten von DP4-Lagern müssen keine besonderen Vorschriften eingehalten werden. Um Gratbildung zu vermeiden, wird das Lager von der PTFE Seite aus bearbeitet. Wird es von der Stahlseite aus bearbeitet, sollte der Schnittdruck minimal sein. Stahl- oder Bronzepartikel, die in das verbleibende Lagermaterial ragen, sowie alle Grate müssen entfernt werden.

#### Bohren von Ölzufuhrstellen

Buchsen müssen beim Bohren am Innendurchmesser ausreichend abgestützt werden, damit sie sich nicht durch den Bohrdruck verformen.

#### Streifen schneiden

DP4®-Streifen können mit jedem der nachfolgenden Verfahren hergestellt werden:

- Fräsen, sofern der Streifen flach und sicher gehalten wird
- Stanzen
- Schneiden mit Tafel- oder Schlagschere

- Wasserstrahlschneiden
- Laserschneiden (siehe Warnung vor Gesundheitsgefährdung)

In allen Fällen muss darauf geachtet werden, dass die Laufschicht nicht beschädigt wird und die Streifen nicht deformiert werden.

## 7.2 GALVANISCHE OBERFLÄCHENBEHANDLUNG

#### DP4®-Bauteile

Um einen entsprechenden Schutz in leicht korrosiver Umgebung zu gewährleisten, wird auf den Stahlrücken und die Stirnflächen von Standard DP4®-Lagern eine dünne Zinn-Schicht aufgetragen.

DP4®-Lager können mit den meisten der gängigen Galvanikmetalle überzogen werden, darunter auch:

- Zink ISO 2081
- Nickel ISO 1456
- Hartverchromung

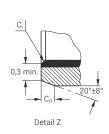
Bei härteren Materialien, wenn die galvanische Schichtdicke 5 µm übersteigt, muss der Gehäusedurchmesser um die zweifache galvanische Schichtdicke vergrößert werden. Dadurch bleibt der korrekte Innendurchmesser der Buchse nach dem Einbau erhalten.

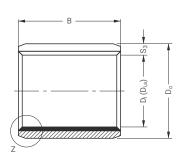
Falls mit elektrolytischen Angriffen zu rechnen ist, sollten Versuche durchgeführt werden um sicherzustellen, dass alle Materialien in der Lagerumgebung gegenseitig unempfindlich sind.

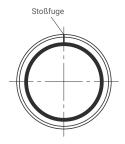
# 8 Standardteile

## 8.1 DP4® ZYLINDRISCHE BUCHSEN









Maße [mm], Prüfung und Werkstoff nach ISO 3547 und GGB-Spezifikation

## Außenfasen $C_{\text{o}}$ und Innenfasen $C_{\text{i}}$

WANDDICKE S <sub>3</sub>	Co ( BEARBEITET		C <sub>i</sub> (h)
0,75	0,5 ± 0,3	0,5 ± 0,3	-0,1 bis -0,4
1	$0,6 \pm 0,4$	$0,6 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,5
1,5	$0,6 \pm 0,4$	$0,6 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,7

WANDDICKE S <sub>3</sub>	Co Bearbeitet	C <sub>i</sub> (h)	
2	$1,2 \pm 0,4$	$1,0 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,7
2,5	1,8 ± 0,6	1,2 ± 0,4	-0,2 bis -1,0

- (a) = Fase  $C_0$  nach Ermessen des Herstellers bearbeitet oder gerollt
- (b) =  $C_i$  kann Radius oder Fase sein, in Übereinstimmung mit ISO 13715

BESTELL-NR.	NENN	МАВЕ	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BREITE B		WELLEN-Ø D <sub>J</sub> [h6, f7, h8]		GEHÄUSE-Ø D <sub>H</sub> [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 gehäuse	LAGERSPIEL C <sub>d</sub>		
<b>2101111</b>	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.		
0203DP4	2	3,5		3,25 2,75		2,000		3,508	2,048			
0205DP4		3,3		5,25 4,75		1,994		3,500	2,000			
0303DP4				3,25 2,75		3,000 2,994 h6 H6 4,000 3,992			0,054 0,000			
0305DP4	3	4,5		5,25 4,75				4,508 4,500	3,048 3,000			
0306DP4			0,750 0,730	6,25 5,75	h6		H6					
0403DP4				3,25 2,75								
0404DP4	4			4,25 3,75				5,508 5,500	4,048 4,000	0,056		
0406DP4	4	5,5		6,25 5,75						0,000		
0410DP4				10,25 9,75								
0505DP4				5,25 4,75								
0508DP4	5	7	7		8,25 7,75		4,990 4,978		7,015 7,000	5,055 4,990		
0510DP4				10,25 9,75			·					
0604DP4				4,25 3,75						0,077 0,000		
0606DP4	6		1,005 0,980	6,25 5,75	f7	5,990 5,978	H7	H7 8,015 8,000	6,055	•		
0608DP4	6	8		8,25 7,75					5,990			
0610DP4				10,25 9,75								
0705DP4	7					5,25 4,75		6,987		9,015	7,055	0,083
0710DP4	/	9		10,25 9,75		6,972		9,000	6,990	0,003		

Alle Abmessungen in mm

BESTELL-NR.	NENN	MAßE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BREITE B		WELLEN-Ø ); [h6, f7, h8]		GEHÄUSE-Ø D <sub>H</sub> [H6, H7]	BUCHSEN-Ø Di,a EINGEBAUT IN H6/H7 GEHÄUSE				
DESTELL NR.	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.			
0806DP4				6,25 5,75									
0808DP4	0	10		8,25 7,75		7,987		10,015	8,055	0,083			
0810DP4	8	10		10,25 9,75		7,972		10,000	7,990	0,003			
0812DP4				12,25 11,75									
1006DP4				6,25 5,75									
1008DP4				8,25 7,75									
1010DP4	10	12		10,25 9,75		9,987		12,018	10,058	0,086			
1012DP4	10	12		12,25 11,75		9,972		12,000	9,990	0,003			
1015DP4				15,25 14,75									
1020DP4						20,25 19,75							
208DP4				8,25 7,75									
210DP4				10,25 9,75									
212DP4	12	12 14		12,25 11,75		11,984		14,018	12,058				
215DP4	12	14		15,25 14,75		11,966		14,000	11,990				
220DP4							20,25 19,75						
225DP4				25,25 24,75									
1310DP4	13	15		10,25 9,75		12,984		15,018	13,058				
320DP4	13	13	1,005 0,980	20,25 19,75	f7	12,966	H7	15,000	12,990				
405DP4				5,25 4,75									
410DP4				10,25 9,75									
412DP4	14	16		12,25 11,75		13,984		16,018	14,058				
415DP4	17	10		15,25 14,75		13,966		16,000	13,990	0,092			
420DP4				20,25 19,75						0,006			
1425DP4				25,25 24,75									
1510DP4				10,25 9,75									
1512DP4				12,25 11,75									
515DP4	15	17		15,25 14,75		14,984 14,966		17,018 17,000	15,058 14,990				
520DP4				20,25 19,75									
525DP4				25,25 24,75									
610DP4				10,25 9,75									
1612DP4		16 18		12,25 11,75									
615DP4	16			15,25 14,75	25 15,984 75 15,966		18,018 18,000	16,058 15,990					
620DP4				20,25 19,75									
1625DP4				25,25 24,75									
1720DP4	17	19		20,25 19,75		16,984 16,966		19,021 19,000	17,061 16,990	0,095 0,006			

BESTELL-NR.	NENN	MABE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [h6, f7, h8]		GEHÄUSE-Ø D <sub>H</sub> [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 Gehäuse	C <sub>D</sub>		
	Di	D <sub>o</sub>	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.		
1810DP4				10,25 9,75								
1815DP4	18	20	1,005	15,25 14,75		17,984		20,021	18,061	0,095		
1820DP4			0,980	20,25 19,75		17,966		20,000	17,990	0,006		
1825DP4				25,25 24,75								
2010DP4				10,25 9,75								
2015DP4				15,25 14,75								
2020DP4	20	23		20,25 19,75		19,980 19,959		23,021 23,000	20,071 19,990			
2025DP4				25,25 24,75								
2030DP4				30,25 29,75								
2215DP4				15,25 14,75								
2220DP4	22	25		20,25 19,75		21,980		25,021	22,071			
2225DP4	22	25		25,25 24,75		21,959		25,000	21,990			
2230DP4			1,505	30,25 29,75						0,112		
2415DP4		27	1,475	15,25 14,75						0,010		
2420DP4	24		27	27		20,25 19,75		23,980		27,021	24,071	
2425DP4	24			25,25 24,75 25,25 25,25 25,25 26,75	27,000	23,990						
2430DP4				30,25 29,75								
2515DP4				15,25 14,75	f7		H7					
2520DP4					20,25 19,75							
2525DP4	25	28		25,25 24,75		24,980 24,959	28,021 28,000	25,071 24,990				
2530DP4				30,25 29,75				20,000				
2550DP4				50,25 49,75								
2815DP4				15,25 14,75								
2820DP4	00	20		20,25 19,75		27,980		32,025	28,085			
2825DP4	28	32		25,25 24,75		27,959		32,000	27,990			
2830DP4				30,25 29,75								
3010DP4				10,25 9,75						0,126		
3015DP4				15,25 14,75						0,010		
3020DP4			2,005 1,970	20,25 19,75		29,980		34,025	30,085			
3025DP4	30	34	.,	25,25 24,75		29,959		34,000	29,990			
3030DP4				30,25 29,75								
3040DP4				40,25 39,75								
3220DP4				20,25 19,75								
3230DP4	32	36		30,25 29,75		31,975 31,950		36,025 36,000	32,085 31,990	0,135 0,015		
3240DP4				40,25 39,75		01,900		55,000	01,990	0,010		

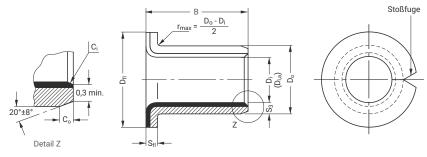
BESTELL-NR.	NENN	MAßE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BREITE B		WELLEN-Ø D <sub>J</sub> [h6, f7, h8]		GEHÄUSE-Ø D <sub>H</sub> [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 gehäuse	LAGERSPIEL C <sub>D</sub>														
	Di	D <sub>o</sub>	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.														
3520DP4				20,25 19,75																				
3530DP4				30,25 29,75																				
3535DP4	35	39		35,25 34,75		34,975 34,950		39,025 39,000	35,085 34,990															
3540DP4				40,25 39,75																				
3550DP4			2,005	50,25 49,75						0,135														
3720DP4	37	41	1,970	20,25 19,75		36,975 36,950		41,025 41,000	37,085 36,990	0,015														
4020DP4				20,25 19,75				11,000																
4030DP4				30,25 29,75		39,975		44,025	40,085															
4040DP4	40	44		40,25 39,75		39,950		44,000	39,990															
4050DP4				50,25 49,75																				
4520DP4				20,25 19,75																				
4530DP4				30,25 29,75																				
4540DP4	45	50		40,25 39,75		44,975 44,950		50,025 50,000	45,105 44,990	0,155 0,015														
4545DP4				45,25 44,75		44,700		30,000	77,230	0,013														
4550DP4				50,25 49,75																				
5020DP4		55		20,25 19,75																				
5030DP4			55	55	55	55	55	55	55	55	55	55	55					30,25 29,75	f7		H7			
5040DP4	50														40,25 39,75		49,975 49,950		55,030 55,000	50,110 49,990	0,160 0,015			
5050DP4											50,25 49,75		49,950		33,000	49,990	0,013							
5060DP4				60,25 59,75																				
5520DP4				20,25 19,75																				
5525DP4			2,505 2,460	25,25 24,75																				
5530DP4			2,400	30,25 29,75																				
5540DP4	55	60		40,25 39,75		54,970 54,940		60,030 60,000	55,110 54,990	0,170 0,020														
5550DP4				50,25 49,75		34,540		00,000	34,550	0,020														
5555DP4				55,25 54,75																				
5560DP4				60,25																				
6020DP4				59,75 20,25 19,75																				
6030DP4				30,25 29,75																				
6040DP4				40,25		E0.070		65.000	60110	0.170														
6050DP4	60	65		39,75 50,25		59,970 59,940		65,030 65,000	60,110 0,170 59,990 0,020															
6060DP4				49,75 60,25																				
6070DP4				59,75 70,25																				
3370B1 T				69,75																				

BESTELL-NR.	NENN	MAGE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BREITE B		WELLEN-Ø D <sub>J</sub> [h6, f7, h8]		GEHÄUSE-Ø D <sub>H</sub> [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> EINGEBAUT IN H6/H7 GEHÄUSE	LAGERSPIEL C <sub>D</sub>
	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.
6530DP4				30,25 29.75						
6550DP4	65	70		50,25 49,75		64,970 64,940		70,030 70,000	65,110 64,990	
6570DP4				70,25 69,75		5 1,1 15		,		
7040DP4			2,505	40,25 39,75	-					0,170
7050DP4	70	75	2,460	50,25 49,75	f7	69,970 69,940		75,030 75,000	70,110 69,990	0,020
7070DP4				70,25 69,75		01,110		,		
7560DP4				60,25 59,75		74.970		80,030	75,110	
7580DP4	75	80		80,25 79,75		74,940		80,000	74,990	
8040DP4				40,50 39,50						
8060DP4		6.5		60,50 59,50		80,000		85,035	80,155	
8080DP4	80	85		80,50 79,50		79,946		85,000	80,020	
80100DP4				100,50 99,50						
8530DP4				30,50 29,50						-
8560DP4	85	90		60,50 59,50		85,000 84,946		90,035 90,000	85,155 85,020	
85100DP4				100,50 99,50		0.,5.0		20,000	00,020	
9060DP4				60,50 59,50		90.000		95,035	90.155	
90100DP4	90	95		100,50 99,50		89,946		95,000	90,020	
9560DP4	0.5	100	60,50 59,50 0,500 100	100,035	95,155	0,209				
95100DP4	95	100	2,440	100,50 99,50		94,946		100,000	95,020	0,020
10050DP4				50,50 49,50						
10060DP4	100	105		60,50 59,50		100,000 99,946		105,035 105,000	100,155 100,020	
100115DP4				115,50 114,50	h8	,				
10560DP4	105	110		60,50 59,50		105,000		110,035	105,155	-
105115DP4	105	110		115,50 114,50		104,946		110,000	105,020	
11060DP4	440	44.5		60,50 59,50		110,000		115,035	110,155	
110115DP4	110	115		115,50 114,50		109,946		115,000	110,020	
11550DP4	4.5	100		50,50 49,50		115,000		120.035	115,155	
11570DP4	115	120		70,50 69,50		114,946		120,000	115,020	
12050DP4				50,50 49,50						
12060DP4	120	125		60,50 59,50		120,000 119,946		125,040 125,000	120,210 120,070	0,264 0,070
120100DP4			2,465	100,50 99,50		,		.,,,,,	.,	
125100DP4	125	130	2,415	100,50 99,50		125,000 124,937		130,040 130,000	125,210 125,070	
13060DP4	400	105		60,50 59,50		130,000		135,040	130,210	0,273 0,070
130100DP4	130	135		100,50 99,50	129,937	135,000	130,070			

BESTELL-NR.	NENN	MABE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [h6, f7, h8]		GEHÄUSE-Ø D <sub>H</sub> [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 gehäuse	LAGERSPIEL C <sub>D</sub>				
	Di	D <sub>o</sub>	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.				
13560DP4				60,50 59.50		135.000		140.040	135,210					
13580DP4	135	140		80,50 79,50		134,937		140,000	135,070					
14060DP4				60,50 59,50		140.000		145.040	140.210					
140100DP4	140	145		100,50 99,50		139,937		145,000	140,070					
15060DP4				60,50 59,50						0,273 0,070				
15080DP4	150	155	155	155	155	155	155		80,50 79.50		150,000 149,937	155,040 155.000	150,210 150.070	,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,
150100DP4				100,50 99.50		,		,	,					
16080DP4	160	165	2,465 2,415	80,50 79,50	h8	160,000	H7	165,040	160,210					
160100DP4	160	165		100,50 99,50		159,937		165,000	160,070					
180100DP4	180	185				180,000 179,937		185,046 185,000	180,216 180,070	0,279 0,070				
200100DP4	200	205				200,000 199,928		205,046 205,000	200,216 200,070					
210100DP4	210	215		100,50		210,000 209,928		215,046 215,000	210,216 210,070	0,288 0,070				
220100DP4	220	225		99,50		220,000 219,928		225,046 225,000	220,216 220,070	0,288 0,070				
250100DP4	250	255				250,000 249,928		255,052 255,000	250,222 250,070	0,294 0,070				
300100DP4	300	305				300,000 299,919		305,052 305,000	300,222 300,070	0,303 0,070				

## 8.2 DP4® BUNDBUCHSEN





Maße [mm], Prüfung und Werkstoff nach ISO 3547 und GGB-Spezifikation

## Außenfasen Co und Innenfasen Ci

WANDDICKE S <sub>3</sub>	C <sub>o</sub> ( Bearbeitet		C <sub>i</sub> (h)
0,75	0,5 ± 0,3	0,5 ± 0,3	-0,1 bis -0,4
1	$0,6 \pm 0,4$	$0,6 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,5
1,5	$0,6 \pm 0,4$	$0,6 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,7

WANDDICKE S <sub>3</sub>		C <sub>o</sub> (a) BEARBEITET / GEROLLT			
2	$1,2 \pm 0,4$	$1,0 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,7		
2,5	1,8 ± 0,6	1,2 ± 0,4	-0,2 bis -1,0		

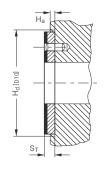
- (a) = Fase Co nach Ermessen des Herstellers bearbeitet oder gerollt
- (b) =  $C_i$  kann Radius oder Fase sein, in Übereinstimmung mit ISO 13715

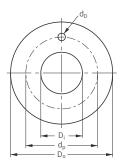
BESTELL-NR.	NENN	MAßE	WANDDICKE \$3	BUND- DICKE S <sub>fl</sub>	BUND-Ø D <sub>fl</sub>	BREITE B		[ELLEN-Ø [h6, f7, h8]		HÄUSE-Ø [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 gehäuse	LAGERSPIEL C <sub>D</sub>
DEGILLE MM.	Di	Do	max. min.	max. min.	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.
BB0304DP4	3	4,5	0,750	0,80	7,50 6,50	4,25 3,75	h6	3,000 2,994	Н6	4,508 4,500	3,048 3,000	0,054 0,000
BB0404DP4	4	5,5	0,730	0,70	9,50 8,50	4,25 3,75	110	4,000 3,992	ПО	5,508 4,500	4,048 4,000	0,056 0,000
BB0505DP4	5	7			10,50 9,50	5,25 4,75		4,990 4,978		7,015 7,000	5,055 4,990	0,077 0,000
BB0604DP4	6	8			12,50	3,75	4,25 3,75	5,990		8,015	6,055	0,077
BB0608DP4	0	0			11,50	8,25 7,75		5,978		8,000	5,990	0,000
BB0806DP4						5,75 5,25						
BB0808DP4	8	10			15,50 14,50		7,987 7,972		10,015 10,000	8,055 7,990	0,083 0,003	
BB0810DP4					9,75 9,25							
BB1007DP4						7,25 6,75		f7 9,987 U7				
BB1009DP4	10	12	1,005	1,05	18,50	9,25 8,75	f7		H7	12,018	10,058	0,086
BB1012DP4	10	12	0,980	0,80	17,50	12,25 11,75	17	9,972	117	12,000	9,990	0,003
BB1017DP4						17,25 16,75						
BB1207DP4						7,25 6,75						
BB1209DP4	12	14			20,50	9,25 8,75		11,984		14,018	12,058	
BB1212DP4	12	14			19,50	12,25 11,75		11,966		14,000	11,990	0,092
BB1217DP4						17,25 16,75					0,006	
BB1412DP4	12,25 14 16 22,50 11,75	13,984		16,018	14,058							
BB1417DP4	14	10			21,50	17,25 16,75		13,966		16,000	13,990	

BESTELL-NR.	NENN	MAGE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BUND- DICKE S <sub>fl</sub>	BUND-Ø D <sub>fl</sub>	BREITE B		VELLEN-Ø [h6, f7, h8]		HÄUSE-Ø [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 gehäuse	LAGERSPIEL C <sub>D</sub>
	Di	D <sub>0</sub>	max. min.	max. min.	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	H6/H7 GEHÄUSE max. min.	max. min.
BB1509DP4						9,25 8,75						
BB1512DP4	15	17			23,50 22,50	12,25 11,75		14,984 14,966		17,018 17,000	15,058 14,990	
BB1517DP4						17,25 16,75						0,092 0,006
BB1612DP4			1,005	1,05	24,50	12,25 11,75		15,984		18,018	16,058	
BB1617DP4	16	18	0,980	0,80	23,50		15,966		18,000	15,990		
BB1812DP4						12,25						
BB1817DP4	18	20			26,50 17,25 25,50 16,75	17,25		17,984 17,966		20,021 20.000	18,061 17.990	0,095 0,006
BB1822DP4					23,30	22,25 21,75				20,000	17,550	0,000
BB2012DP4						11,75 11,25						
BB2017DP4	20	23			30,50 29,50	16,75 16,25		19,980 19,959		23,021 23,000	20,071 19,990	0,112
BB2022DP4			1,505	1,60	29,00	21,75 21,25		19,505		23,000	19,550	
BB2512DP4			1,475	1,30		11,75 11,25	f7	f7 H7 24,980 24,959	H7			0,010
BB2517DP4	25	28			35,50 34,50	16,75 16,25				28,021 28,000	25,071 24,990	
BB2522DP4					34,30	21,75 21,25		24,939	28	20,000	24,990	
BB3016DP4					42,50	16,25 15,75		29,980		34.025	30.085	
BB3026DP4	30	34			41,50	26,25 25,75		29,959		34,000	29,990	0,126 0,010
BB3516DP4			2,005	2,10	47,50	16,25 15,75		34,975		39,025	35,085	
BB3526DP4	35	39	1,970	1,80	46,50	26,25 25,75		34,950		39,000	34,990	0,135
BB4016DP4					53,50	25,75 16,25 15,75 26,25 25,75		39 975		44,025	40,085	0,135
BB4026DP4	40	44			52,50			39,975 39,950		44,000	40,085 39,990	
BB4516DP4			2,505	2,60	25,75 16,25 58,50 15,75	,25		50.025	50.025 45.105	0.155		
BB4526DP4	45	50	2,460	2,30	57,50	26,25 25,75		44,950		50,025	44,990	0,133

## 8.3 DP4® ANLAUFSCHEIBEN





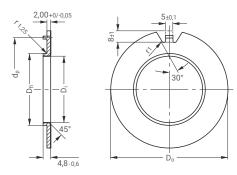


Maße [mm], Prüfung und Werkstoff nach ISO 3547 und GGB-Spezifikation

BESTELL-NR.	INNENDURC D			CHMESSER	DICKE S <sub>t</sub>	STIF1 Ø d <sub>d</sub>	LOCH PCD Ø d <sub>p</sub>	EINDREHTIEFE H <sub>a</sub>
DESIELL-NR.	max.	min.	max.	min.	max. min.	max. min.	max. min.	max. min.
WC08DP4	10,25	10,00	20,00	19,75		No Hole	No Hole	
WC10DP4	12,25	12,00	24,00	23,75		1,875 1,625	18,12 17,88	
WC12DP4	14,25	14,00	26,00	25,75		·	20,12 19,88	
WC14DP4	16,25	16,00	30,00	29,75		2,375 2,125	22,12 21,88	
WC16DP4	18,25	18,00	32,00	31,75		, ,	25,12 24,88	
WC18DP4	20,25	20,00	36,00	35,75			28,12 27,88	1,20 0,95
WC20DP4	22,25	22,00	38,00	37,75	1,50 1,45	3,375	30,12 29,88	
WC22DP4	24,25	24,00	42,00	41,75		3,125	33,12 32,88	
WC24DP4	26,25	26,00	44,00	43,75			35,12 34,88	
WC25DP4	28,25	28,00	48,00	47,75			38,12 37,88	
WC30DP4	32,25	32,00	54,00	53,75			43,12 42,88	
WC35DP4	38,25	38,00	62,00	61,75			50,12 49,88	
WC40DP4	42,25	42,00	66,00	65,75		4,375 4,125	54,12 53,88	
WC45DP4	48,25	48,00	74,00	73,75			61,12 60,88	
WC50DP4	52,25	52,00	78,00	77,75	2,00 1,95		65,12 64,88	1,70 1,45
WC60DP4	62,25	62,00	90,00	89,75			76,12 75,88	1,70

## 8.4 DP4® BUNDSCHEIBEN

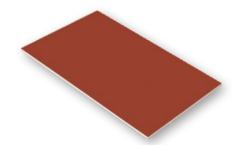


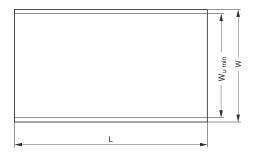


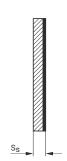
Maße [mm], Prüfung und Werkstoff nach ISO 3547 und GGB-Spezifikation

BESTELL-NR.	INNENDURCHMESSER	AUBENDURCHMESSER	BUND-Ø	LOCHKREIS-Ø
	D <sub>i</sub>	D <sub>o</sub>	D <sub>fl</sub>	d <sub>p</sub>
	max.	max.	max.	max.
	min.	min.	min.	min.
BS40DP4	40,7	75,0	44,00	65,0
	40,2	74,5	43,90	64,5
3S50DP4	51,5	85,0	55,00	75,0
	51,0	84,5	54,88	74,5
BS60DP4	61,5	95,0	65,00	85,0
	61,0	94,5	64,88	84,5
3S70DP4	71,5	110,0	75,00	100,0
	71,0	109,5	74,88	99,5
3S80DP4	81,5	120,0	85,00	110,0
	81,0	119,5	84,86	109,5
3S90DP4	91,5	130,0	95,00	120,0
	91,0	129,5	94,86	119,5
BS100DP4	101,5	140,0	105,00	130,0
	101,0	139,5	104,86	129,5

## 8.5 DP4® GLEITSTREIFEN



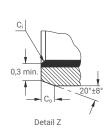


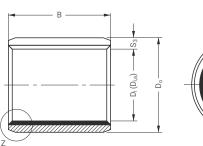


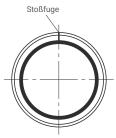
BESTELL-NR.	LÄNGE L max. min.	GESAMTBREITE W	NUTZBREITE Wu min	DICKE S <sub>s</sub> max. min.
S07190DP4				0,74 0,70
S10190DP4			100	1,01 0,97
S15190DP4	503	200	190	1,52 1,48
S20190DP4	500			1,98 1,94
S15240DP4	254	0.40	1,52 1,48	
S25240DP4		254	240	2,46 2,42

## 8.6 DP4-B ZYLINDRISCHE BUCHSEN









Maße [mm], Prüfung und Werkstoff nach ISO 3547 und GGB-Spezifikation

## Außenfasen Co und Innenfasen Ci

WANDDICKE S <sub>3</sub>	C <sub>o</sub> ( Bearbeitet		C <sub>i</sub> (b)
0,75	0,5 ± 0,3	0,5 ± 0,3	-0,1 bis -0,4
1	$0,6 \pm 0,4$	$0,6 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,5
1,5	$0,6 \pm 0,4$	$0,6 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,7

WANDDICKE S <sub>3</sub>	C <sub>o</sub> Bearbeitet	• •	C <sub>i</sub> (b)
2	$1,2 \pm 0,4$	$1,0 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,7
2,5	1,8 ± 0,6	$1,2 \pm 0,4$	-0,2 bis -1,0

- (a) = Fase Co nach Ermessen des Herstellers bearbeitet oder gerollt
- (b) =  $C_i$  kann Radius oder Fase sein, in Übereinstimmung mit ISO 13715

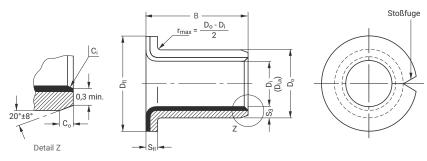
BESTELL-NR.	NENN	MABE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BREITE B		WELLEN-Ø D <sub>J</sub> [h6, f7, h8]		GEHÄUSE-Ø D <sub>H</sub> [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 Gehäuse	LAGERSPIEL C <sub>d</sub>										
DESTELL MA.	Di	D <sub>o</sub>	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.										
0203DP4B		0.5		3,25 2,75		2,000		3,508	2,048											
0205DP4B	2	3,5		5,25 4,75		1,994		3,500	2,000	0,054 0,000										
0306DP4B	3	4,5	0,750 0,730	6,25 5,75	h6	3,000 2,994	H6	4,508 4,500	3,048 3,000	7,222										
0404DP4B			3,700	4,25 3,75		4,000		5,508	4.048	0.056										
0406DP4B	4	5,5		6,25 5,75		3,992		5,500	4,000	0,000										
0505DP4B				5,25 4,75		4,990		7,015	5,055											
0510DP4B	5	7		10,25 9,75		4,978		7,013	4,990											
0606DP4B				6,25 5,75						0,077 0,000										
0608DP4B	6	8	8	8	8	8	8	8	8	8	8	8		8,25 7,75		5,990 5,978		8,015 8,000	6,055 5,990	0,000
0610DP4B				10,25 9,75		0,370	0,000	3,990												
0808DP4B				8,25 7,75			-													
0810DP4B	8	10	1,005	10,25 9,75		7,987 7,972		10,015 10,000	8,055 7,990	0,083 0,003										
0812DP4B			0,980	12,25 11,75	f7	7,372	H7	10,000	7,330	0,003										
1010DP4B				10,25 9,75		9,987		12.018	10.058	0.086										
1015DP4B	10	12		15,25 14,75		9,972		12,000	9,990	0,003										
1208DP4B				8,25 7,75																
1210DP4B				10,25 9,75		11.984		14.018	12,058	0,092										
1212DP4B	12	14		12,25 11,75		11,966		14,000	11,990	0,092										
1215DP4B				15,25 14,75																

BESTELL-NR.	NENN	MAßE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BREITE B		WELLEN-Ø ), [h6, f7, h8]		GEHÄUSE-Ø D <sub>H</sub> [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 Gehäuse	LAGERSPIEI C <sub>D</sub>	
DEGILLE NA.	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	
1410DP4B				10,25 9,75							
1415DP4B	14	16		15,25 14,75		13,984 13,966		16,018 16,000	14,058 13,990		
1420DP4B				20,25 19,75		,			,		
1515DP4B	15	4-7		15,25 14,75		14,984		17,018	15,058	0,092 0,006	
1525DP4B	15	17	1,005 0,980	25,25 24,75		14,966		17,000	14,990		
1615DP4B	16	10		15,25 14,75		15,984		18,018	16,058		
1625DP4B	16	18		25,25 24,75		15,966		18,000	15,990		
1820DP4B	10	00		20,25 19,75		17,984		20,021	18,061	0,095	
1825DP4B	18	20		25,25 24,75		17,966		20,000	17,990	0,006	
2015DP4B				15,25 14,75							
2020DP4B	00	00		20,25 19,75		19,980		23,021 23,000	20,071		
2025DP4B	20	23		25,25 24,75		19,959			19,990		
2030DP4B				30,25 29,75							
2215DP4B			1,505 1,475	15,25 14,75						0,112 0,010	
2220DP4B	22	25	25	25		20,25 19,75		21,980 21,959		22,071 21,990	•
2225DP4B				25,25 24,75							
2515DP4B	25	28		15,25 14,75		24,980	H7	28,021	25,071		
2525DP4B	25	20		25,25 24,75	f7	24,959		28,000	24,990		
2830DP4B	28	32		30,25 29,75	17	27,980 27,959	П/	32,025 32,000	28,085 27,990		
3020DP4B				20,25 19,75						0,126	
3030DP4B	30	34		30,25 29,75		29,980 29,959		34,025 34,000	30,085 29,990	0,010	
3040DP4B			2,005	40,25 39,75							
3520DP4B	35	39	1,970	20,25 19,75		34,975		39,025	35,085		
3530DP4B	33	33		30,25 29,75		34,950		39,000	34,990	0,135	
4030DP4B	40	44		30,25 29,75		39,975		44,025	40,085	0,015	
4050DP4B	40	77		50,25 49,75		39,950		44,000	39,990		
4530DP4B	45	50		30,25 29,75		44,975		50,025	45,105	0,155	
4550DP4B	7.0	- 55		50,25 49,75		44,950		50,000	44,990	0,015	
5040DP4B	50	55		40,25 39,75		49,975		55,030	50,110	0,160	
5060DP4B	30	30		60,25 59,75		49,950		55,000	49,990	0,015	
5540DP4B	55	60	2,505 2,460	40,25 39,75		54,970 54,940		60,030 60,000	55,110 54,990		
6040DP4B				40,25 39,75							
6050DP4B	60	65		50,25 49,75		59,970		60,110	0,170 0,020		
6060DP4B	30	30		60,25 59,75	59,940		65,000	59,990			
6070DP4B				70,25 69,75							

BESTELL-NR.	NENN	MABE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [h6, f7, h8]		GEHÄUSE-Ø D <sub>H</sub> [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 gehäuse	LAGERSPIEL C <sub>D</sub>
	Di	D <sub>o</sub>	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.
6570DP4B	65	70		70,25 69,75		64,970 64,940		70,030 70,000	65,110 64,990	
7050DP4B	70		2,505	50,25 49,75		69.970		75.030	70.110	
7070DP4B	70	75	2,460	70,25 69,75	f7	69,940		75,000	69,990	0,170 0,020
7580DP4B	75	80		80,25 79,75		74,970 74,940		80,030 80,000	75,110 74,990	5,525
8060DP4B	00	0.5		60,50 59,50		80,000 79,946		85,035	80,155	0,201
80100DP4B	80	85		100,50 99,50				85,000	80,020	0,020
85100DP4B	85	90		100,50 99,50		85,000 84,946		90,035 90,000	85,155 85,020	
9060DP4B	90	95		60,50 59,50		90.000 H7	H7	95,035	90,155	
90100DP4B	90	95	2,490	100,50 99,50	h8	89,946		95,000	90,020	
95100DP4B	95	100	2,440	100,50 99,50	118	95,000 94,946		100,035 100,000	95,155 95,020	0,209
10060DP4B	100	105		60,50 59,50		100,000		105,035	100,155	0,020
100115DP4B	100	105		115,50 114,50		99,946		105,000	100,020	
105115DP4B	105	110		115,50 114,50		105,000 104,946		110,035 110,000	105,155 105,020	
110115DP4B	110	115		115,50 114,50		110,000 109,946		115,035 115,000	115,155 115,020	

## 8.7 DP4-B BUNDBUCHSEN





Maße [mm], Prüfung und Werkstoff nach ISO 3547 und GGB-Spezifikation

## Außenfasen Co und Innenfasen Ci

WANDDICKE S <sub>3</sub>	Co ( BEARBEITET		C <sub>i</sub> (b)
0,75	0,5 ± 0,3	0,5 ± 0,3	-0,1 bis -0,4
1	$0,6 \pm 0,4$	$0,6 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,5
1,5	$0,6 \pm 0,4$	$0,6 \pm 0,4$	-0,1 bis -0,7

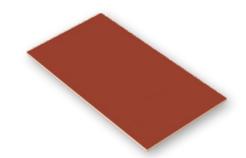
WANDDICKE S <sub>3</sub>	C <sub>o</sub> Bearbeitet	• •	C <sub>i</sub> (h)
2	1,2 ± 0,4	1,0 ± 0,4	-0,1 bis -0,7
2,5	1,8 ± 0,6	1,2 ± 0,4	-0,2 bis -1,0

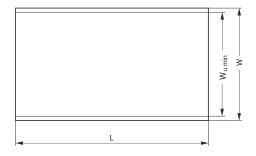
- (a) = Fase  $C_0$  nach Ermessen des Herstellers bearbeitet oder gerollt
- (b) =  $C_i$  kann Radius oder Fase sein, in Übereinstimmung mit ISO 13715

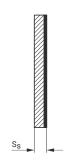
BESTELL-NR.	NENN	IMABE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BUND- DICKE S <sub>fl</sub>	BUND-Ø D <sub>fl</sub>	BREITE B		ELLEN-Ø h6, f7, h8]		HÄUSE-Ø [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 gehäuse	LAGERSPIEL C <sub>D</sub>						
	Di	D <sub>0</sub>	max. min.	max. min.	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.						
BB0304DP4B	3	4,5	0.750	0.80	7,50 6,50	4,25 3,75		3,000 2.994		4,508 4,500	3,048 3,000	0,054 0.000						
BB0404DP4B	4	5,5	0,730	0,70	9,50 8,50	4,25 3,75	h6	4,000 3,992	H6	5,508 4,500	4,048 4,000	0,056 0,000						
BB0505DP4B	5	7			10,50 9.50	5,25 4,75		4,990 4.978		7,015 7.000	5,055 4,990	0,077 0.000						
BB0604DP4B	6	8			12,50	4,25 3,75		5,990		8,015	6,055	0,077						
BB0608DP4B	0	0			11,50	8,25 7,75		5,978		8,000	5,990	0,000						
BB0806DP4B		10		5,75 15,50 5,25		7,987	10,015	8,055	0.083									
BB0810DP4B	8	10			14,50	9,75 9,25		7,972		10,000	7,990	0,003						
BB1007DP4B	10	10									18,50	7,25 6,75		9.987	87	12,018	10.058	0.086
BB1012DP4B	10	12			17,50	12,25 11,75	9,9	9,972		12,000	9,990	0,003						
BB1207DP4B			1,005 0,980	1,05 0,80		7,25 6,75												
BB1209DP4B	12	14	,,,,,,	5,55	20,50 19,50	9,25 8,75	f7	11,984 11.966	H7	14,018 14.000	12,058 11,990							
BB1212DP4B					12,00	12,25 11,75		,		,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,	,							
BB1417DP4B	14	16			22,50 21.50	17,25 16,75		13,984 13.966		16,018 16.000	14,058 13.990	0,092						
BB1512DP4B					23,50	12,25 11,75		14.984		17.018	15,058	0,006						
BB1517DP4B	15	17			22,50	17,25 16,75		14,966		17,000	14,990							
BB1612DP4B					24 50	12,25 11,75		15 984	15,984 15,966	18.018								
BB1617DP4B	16	18			24,50 23,50	17,25 16,75		15,966		18,000								

BESTELL-NR.	NENN	IMABE	WANDDICKE S <sub>3</sub>	BUND- DICKE S <sub>fl</sub>	BUND-Ø D <sub>fl</sub>	BREITE B		/ELLEN-Ø [h6, f7, h8]		HÄUSE-Ø [H6, H7]	BUCHSEN-Ø D <sub>i,a</sub> Eingebaut in H6/H7 gehäuse	LAGERSPIEL C <sub>D</sub>
	Di	D <sub>0</sub>	max. min.	max. min.	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.
BB1812DP4B	10	00	1,005	1,05	26,50	12,25 11,75		17,984		20,021	18,061	0,095
BB1822DP4B	18	20	0,980	0,80	25,50	22,25 21,75		17,966		20,000	17,990	0,006
BB2012DP4B	20	23			30,50	11,75 11,25		19,980		23,021	20,071	
BB2017DP4B	20	23	1,505	1,60	29,50	16,75 16,25		19,959		23,000	19,990	0,112
BB2512DP4B	25	28	1,475	1,30	35,50	11,75 35,50 11,25		24,980 24,959 H7	28,021	25,071	0,010	
BB2522DP4B	25	28			34,50	21,75 21,25	f7		28,000	24,990		
BB3016DP4B	30	34			42,50	16,25 15,75		29,980		34,025	30,085	0,126
BB3026DP4B	30	34	2,005	2,10	41,50	26,25 25,75		29,959		34,000	29,990	0,010
BB3526DP4B	35	39	1,970	1,80	47,50 46,50	26,25 25,75		34,975 34,950		39,025 39,000	35,085 34,990	0,135 0,015
BB4026DP4B	40	44			53,50 52,50	26,25 25,75		39,975 39,950		44,025 44,000	40,085 39,990	0,135 0,015
BB4526DP4B	45	50	2,505 2,460	2,60 2,30	58,50 57,50	26,25 25,75		44,975 44,950		50,025 50,000	45,105 44,990	0,155 0,015

## 8.8 DP4-B GLEITSTREIFEN







BESTELL-NR.	LÄNGE L max. min.	GESAMTBREITE W	NUTZBREITE W <sub>U min</sub>	DICKE S <sub>s</sub> max. min.
S07085DP4B		95	85	0,74 0,70
S10180DP4B		195		1,01 0,97
S15180DP4B	503 500		100	1,52 1,48
S20180DP4B			180	1,98 1,94
S25180DP4B				2,46 2,42

## 9 Prüfmethoden

## 9.1 PRÜFUNG VON GEROLLTEN BUCHSEN

Gerollte Buchsen sind in freiem Zustand nicht formstabil und die Stoßfuge ist geöffnet. Sie passen sich aber nach dem Einpressen in die Gehäuse-Aufnahmebohrung  $D_H$  weitgehend der Form der Gehäuse-Aufnahmebohrung an. Dies geschieht infolge des Übermaßes zwischen dem Buchsen-Außendurchmesser  $D_0$  und der Gehäuse-Aufnahmebohrung  $D_H$ . Aus diesem Grund können der Außendurchmesser und der Innendurchmesser gerollter Buchsen nur mit speziellen Prüfeinrichtungen und Prüfmitteln geprüft werden.

Die Prüfmethoden sind in ISO 3547 Teil 1 bis 7 festgelegt.

#### Prüfung A nach ISO 3547 Teil 2

Prüfen des Außendurchmessers Do in einer Prüfvorrichtung mit Prüfaufnahme und Einstelldorn.

PRÜFUNG A NACH ISO 3547 TEIL 2 (AN 2015DP4®)							
Prüfaufnahme und Einstelldorn d <sub>ch,1</sub>	23,062 mm						
Prüfkraft F <sub>ch</sub>	4500 N						
Grenzwerte für Δz	0 und -0,065 mm						
Außendurchmesser Do	23,035 bis 23,075 mm						

Tabelle 18: Prüfung A nach ISO 3547 Teil 2

# Stoßfuge d<sub>ch.1</sub> z

Abb.40 : Prüfung A, Beispiel für die Zeichnungseintragung

#### Prüfung C nach ISO 3547 Teil 1

Zur Prüfung des Innendurchmessers  $D_{i,a}$  ist die Buchse in einen Lehrring einzupressen, dessen Nenndurchmesser den Maßen nach ISO 3547, Teil 1, Tabelle 6 entspricht. Die übrige Ausführung des Lehrrings muss DIN 31672 entsprechen. Der Innendurchmesser wird mit einem 3-Punkt-Messgerät oder mit einem Gut- und Ausschusslehrdorn gelehrt.

#### Prüfen der Wanddicke (nach Vereinbarung)

Die Buchse wird kontinuierlich auf einer, zwei oder drei vorgegebenen oder vereinbarten Messlinien gemessen.

B [mm]	X [mm]	ANZAHL DER MESSLINIEN
≤15	B/2	1
>15 ≤50	4	2
>50 ≤90	6 und B/2	3
>90	8 und B/2	3

Tabelle 19: Anzahl der Messlinien für die Wanddickenprüfung

# Buchse in Lehrring eingepresst 20,061 20,001 Ø 0,050 A

Abb.41 : Prüfung C, Beispiel für die Zeichnungseintragung

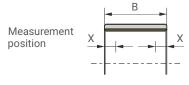


Abb.42 : Messlinien für die Wanddickenprüfung

#### Prüfung D nach ISO 3547 Teil 2

Prüfen des Außendurchmessers mit Präzisions-Messband für Di >120 mm.

# 10 Technisches Datenblatt

E-Mail Adresse \_\_\_

Bitte füllen Sie dieses Datenblatt aus und leiten es an Ihren GGB Ansprechpartner weiter oder schicken es an: germany@ggbearings.com

Anwendung:	TLAGERAUSLEGUN	l <b>G</b>			
Projekt / Nr.:		Stückzahl:	Neukonstrukt	ion beste	ehende Konstruktion
Punktlast	Umfangslast	Rotierende Bewegung	Oszillierende	Bewegung	Linearbewegung
ABMESSUNGEN	l [mm]	PASSUNGEN & TOLERA	NZEN	LAGERART:	
Innendurchmesser	D <sub>i</sub>	Welle D			
Außendurchmesser		Lagergehäuse D		Zylindrische	<del>■</del> B
Lagerbreite	В	Lagergenadoe	H	Buchse	
Bunddurchmesser	D <sub>fl</sub>	BETRIEBSUMGEBUNG			ا ا
Bunddicke	B <sub>fl</sub>	Umgebungstemperatur T <sub>amb</sub> [°	]		
Scheibendicke	S <sub>T</sub>	Werkstoff des Lagergehäuses	3		
Streifenlänge	L	Gehäuse mit guten			<i>\( \( \( \) \)</i>
Streifenbreite	W	Wärmeübertragungseigenscha			
Streifendicke	S <sub>S</sub>	Leichte Pressteile oder isolier schlechten Wärmeübertragun		Bundbuchse	B → D
LAST		Nichtmetallisches Gehäuse m	nit schlechten		→ Bfl
Statische Belastung		Wärmeübertragungseigensch Wechselbetrieb in Wasser und		<u> </u>	
Dynamische Bel	•		и поскепаці		
Axialbelastung F	[N]	SCHMIERUNG		°	
Radialbelastung F	[N]	Trocken			
. taalan olaotang .	1.41	Dauerschmierung		<u> </u>	
BEWEGUNGSAR	-	Mediumschmierung			7
Drehzahl	N [1/min]	Nur Initialschmierung		Anlaufscheibe	ST ST
Geschwindigkeit	U [m/s]	Hydrodynamische Bedingung	en		
Hublänge	L <sub>s</sub> [mm]	Medium			<b>A</b>
Hubfrequenz	[1/min]	Schmierstoff			i llo
Oszillations-	φ[°]	Dynam. Viskosität η[mPas	]		
$\binom{2}{1}$ $\binom{4}{4}$ $\binom{3}{4}$			0 = 1 0		<u> </u>
		BETRIEBSSTUNDEN PR	O TAG		₩
		Dauerbetrieb			
Oszillationsfrequenz N <sub>osz</sub> [1/min]		Aussetzbetrieb Einschaltdauer		Gleitplatte	
GEGENWERKSTOFF				တို	
Werkstoff		Tage pro Jahr		<u>.</u>	
Härte	HB/HRC	LEBENSDAUER		ı	<u> </u>
Rauheit	Ra [µm]	Erforderl. Lebensdauer $L_{H}$ [h	]	_₹	
KUNDENDATEN				≥	
				Sonderteile (Skizze/Zeichr	uuna)
				(SKIZZE/ZEICHI	iuily)
Telefon		Fax			
Name					

\_\_ Datum \_\_

# Formelzeichen und Benennungen

SYMBOL	EINHEIT	BENENNUNG
А	mm <sup>2</sup>	Kontaktgleitfläche
A <sub>M</sub>	mm <sup>2</sup>	Gesamte Gegenfläche, die in Kontakt mit der Gleitfläche kommt
$a_B$	-	Korrekturfaktor für die Lagergröße
a <sub>C</sub>	-	Korrekturfaktor für das Kalibrieren
a <sub>E</sub>	-	Hochlastfaktor
a <sub>E1</sub>	-	Faktor für den Einfluss der spezifischen Lagerbelastung (Linearbewegung)
a <sub>E2</sub>	-	Faktor für den Einfluss von Temperatur und Gegenwerkstoff (Linearbewegung)
a <sub>E3</sub>	-	Faktor für den Einfluss der relativen Gegenlauffläche (Linearbewegung)
aL	-	Lebensdauer-Korrekturkonstante
$a_{M}$	-	Korrekturfaktor für den Gegenwerkstoff
a <sub>T</sub>	-	Korrekturfaktor für Temperatur und Wärmeableitung
В	mm	Buchsen-Breite
С	1/min	Belastungsfrequenz, dynamisch
$C_D$	mm	Einbauspiel der eingepressten Buchse
Ci	mm	Breite der Innenfase
Co	mm	Breite der Aussenfase
C <sub>T</sub>	-	Gesamtanzahl der dynamischen Lastwechsel
Dc	mm	Durchmesser des Kalibrierdorns
D <sub>fl</sub>	mm	Bunddurchmesser der Bundbuchse
D <sub>H</sub>	mm	Durchmesser des Lagergehäuses
Di	mm	ID der Buchse und der Anlaufscheibe
D <sub>i,a</sub>	mm	ID der Buchse nach der Montage in das Lagergehäuse
DJ	mm	Wellendurchmesser
$D_Nth$	nvt	Max. zul. thermische Neutronendosis
Do	mm	AD der Buchse und der Anlaufscheibe
Dy	Gy	Max. Gammastrahlendosis Gy = J/kg
d <sub>ch,1</sub>	mm	Durchmesser der Prüfaufnahme
$d_D$	mm	Stiftlochdurchmesser
$d_L$	mm	Öllochdurchmesser
d <sub>p</sub>	mm	Lochkreisdurchmesser des Stiftlochs
F	N	Nennbelastung/Lagerkraft
F <sub>ch</sub>	N	Prüfkraft
Fi	N	Buchsen-Einpresskraft
f	-	Gleitreibungszahl

SYMBOL	EINHEIT	BENENNUNG
Ha	mm	Eindrehtiefe für Gehäuse (z.B. bei Anlaufscheiben)
$H_{d}$	mm	Durchmesser der Gehäuseplanfläche (z.B. bei Anlaufscheiben)
L	mm	Länge des Gleitstreifens
L <sub>H</sub>	h	erforderliche/gewünschte Lebensdauer
LS	mm	Hublänge (Linearbewegung)
N	1/min	Drehzahl/Drehfrequenz
$N_{\text{osz}}$	1/min	Schwenkfrequenz
р	N/mm²	Spezifische Lagerbelastung, mittlere Flächenbelastung
p <sub>lim</sub>	N/mm <sup>2</sup>	Max. zul. spezifische Lagerbelastung
p <sub>sta,max</sub>	N/mm <sup>2</sup>	Zul. statische Lagerbelastung
p <sub>dyn,max</sub>	N/mm <sup>2</sup>	Zul. dynamische Lagerbelastung
Q	-	Zulässige Anzahl der Schwenkbewegungen
$R_a$	μm	Mittenrauhwert (DIN 4768, ISO/DIN 4287/1)
R <sub>OB</sub>	Ω	Oberflächenwiderstand (elektrisch)
s <sub>3</sub>	mm	Buchsen-Wanddicke
Sfl	mm	Bunddicke der Bundbuchse
s <sub>S</sub>	mm	Dicke des Gleitstreifens
s <sub>T</sub>	mm	Dicke der Anlaufscheibe (Axiallager), Dicke der Bundscheibe
Т	°C	Temperatur
T <sub>amb</sub>	°C	Lager-Umgebungstemperatur
$T_{max}$	°C	Maximal-Temperatur
$T_{min}$	°C	Minimal-Temperatur
U	m/s	Umfangs- bzw. Gleitgeschwindigkeit
W	mm	Breite des Gleitstreifens
W <sub>U min</sub>	mm	Minimale Nutzbreite eines Gleitstreifens
$Z_{T}$	-	Gesamtanzahl der Schwenkbewegungen
$\alpha_1$	1/10 <sup>6</sup> K	Linearer Wärmeausdehnungskoeffizient parallel zur Oberfläche
$\alpha_2$	1/106K	Linearer Wärmeausdehnungskoeffizient senkrecht zur Oberfläche
$\sigma_{c}$	N/mm <sup>2</sup>	Druckfestigkeit
λ	W/mK	Wärmeleitfähigkeit
φ	٥	Schwenkbewegung
η	Ns/mm <sup>2</sup>	Dynamische Viskosität des Schmierstoffes

## Produktinformation

GGB versichert, dass die in dieser Unterlage beschriebenen Produkte keine Herstellungs- und Materialfehler haben.

Die in der Unterlage aufgeführten Angaben dienen als Hilfe bei der Beurteilung der Anwendungseignung des Werkstoffes. Sie sind entwickelt aus eigenen Untersuchungen sowie aus allgemein zugänglichen Veröffentlichungen. Sie stellen keine Zusicherung von Eigenschaften dar.

Falls nicht ausdrücklich und schriftlich zugesagt, gibt GGB keine Garantie, dass die beschriebenen Produkte für irgendwelche speziellen Zwecke oder spezifischen Betriebsbedingungen geeignet sind. GGB akzeptiert keinerlei Haftung für etwaige Verluste, Beschädigungen oder Kosten, wie sie auch immer durch direkte oder indirekte Anwendungen dieser Produkte entstehen.

Für alle Geschäfte, die durch GGB abgewickelt werden, gelten grundsätzlich deren Verkaufs- und Lieferbedingungen, wie sie Teil der Angebote, der Lieferprogramme und der Preislisten sind. Kopien können auf Anfrage zur Verfügung gestellt werden.

Die Produkte sind Gegenstand einer fortgesetzten Entwicklung. GGB behält sich das Recht vor, Änderungen der Spezifikation oder Verbesserungen der technologischen Daten ohne vorherige Ankündigung durchzuführen.

Ausgabe 2024; deutsch (diese Ausgabe ersetzt frühere Ausgaben, die hiermit ungültig werden).

## ERKLÄRUNG ZU BLEIGEHALTEN DER GGB-PRODUKTE / ÜBEREINSTIMMUNG MIT EU-RECHT

GGB verpflichtet sich umfassend zur Einhaltung aller geltenden nationalen, europäischen und internationalen Regelungen.

Wir setzen selbst entwickelte Prozesse zur ständigen Überwachung von Gesetzesänderungen ein.

 $Zudem\ arbeiten\ wir\ mit\ Kunden\ und\ Lieferanten\ zusammen\ daran,\ die\ Einhaltung\ von\ Gesetzen,\ Standards\ und\ Anforderungen\ abzusichern.$ 

Dazu zählen unter anderem die RoHS und REACH Richtlinien.

Für GGB ist es von besonderer Bedeutung, als Unternehmen umweltbewusst zu agieren.

Ein starker Fokus liegt zudem auf der Sicherheit.

Wir orientieren uns an zahlreichen Unternehmensrichtlinien und setzen alles daran, international anerkannte Standards für Umwelt- und Arbeitsschutz einzuhalten oder zu übertreffen.

Darüber hinaus haben wir an allen unseren Standorten Managementsysteme etabliert, die der EN 9100, IATF 16949, ISO 14001 und ISO 9001 entsprechen.

Weitere Informationen finden Sie in unserem Downloadbereich. Hier können Sie sich die aktuellen Zertifikate unter:

https://www.ggbearings.com/de/zertifikate

und die die Erklärungen zu REACH und der RoHS unter:

https://www.ggbearings.com/de/wer-wir-sind/qualitaet-und-umweltschutz ansehen/downloaden.















#### **GGB HEILBRONN GMBH**

Ochsenbrunnenstr. 9 | D-74078 Heilbronn Tel: +49 7131 269 0

https://www.ggbearings.com/de



HB104DEU06-24HN