







PUSHING BOUNDARIES TO CO-CREATE A HIGHER QUALITY OF LIFE

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

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 - Bergbau - Eluidtechnik - Luft- und Raumfahrt - Primärmetalle

- <u>Automobil</u> - <u>E-Mobilität</u> - <u>Freizeitbranche</u> - <u>Medizintechnik</u> - <u>Schienenfahrzeuge</u>

- Bauwesen - Energie - Landwirtschaftliche Geräte - Öl- & Gas.

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

Einleitung	6	6 Lagereinbau	24
Eigenschaften und Vorteile	6	6.1 Abmessungen und Toleranzen	24
Aufbau	7	6.2 Toleranzen für Kleinstspiele	24
Lieferbare Produkte	7		24 26
Kenngrößen	Ω	Wärmedehnung	26
	O	6.3 Gestaltung der Gegenlaufflächen	27
und elektrische Kenngrößen	8	6.4 Montage	28
Chemische Beständigkeit	8		28 28
Schmierung	9	Fluchtung	29
Trockenlauf	9		29 29
Schmiermittelwahl	9	Montage von Anlaufscheiben	30
Fette	9	Gleitstreifen	30
Flüssigkeiten, die keinen Schmierfilm bilden	9	7 Bearbeitung	31
Reibung	11	7.1 Spanende Bearbeitung	31
Tribologische Betriebszustände	11	7.2 Ausspindeln	31
Schmierung	11	7.3 Reiben	32
•	10	7.4 Räumen	32
	12	7.5 Schwingräumen	33
	12	7.6 Nachbearbeitung von fertigen Lagern	33
		7.7 Bohren von Schmierlöchern	33
intervalle bei Fettschmierung	14	7.8 Schneiden von Streifen	33
	14	8 Oberflächenbehandlung	34
	15	HI-EX® Material Gegenlaufflächen	34
		9 Standardteile	35
·		9.1 PM HI-EX® zylindrische Buchsen	35
Permanente Drehbewegung	16	9.2 MB HI-EX® zylindrische Buchsen	42
Oszillierende Rotationsbewegung	16	9.3 HI-EX® Anlaufscheiben	47
•		9.4 HI-EX® Gleitstreifen	47
Belastung Art der Belastung	17 17	10 Prüfmethoden	48
Temperatur	19	10.1 Prüfung von gerollten Buchsen	48
Gegenlauffläche	19	•	48 48
Lagergröße	20	Prüfung C nach ISO 3547 Teil 1	48
		Prüfung D nach ISO 3547 Teil 2	48
•	20	11 Technisches Datenblatt	49
Geschätzte Betriebslebensdauer	21	Formelzeichen und Benennungen	50
Geschätztes Nachschmierintervall		Produkt Information	51
Belastung	21		
· ·	22		
	Lieferbare Produkte Kenngrößen Physikalische, mechanische und elektrische Kenngrößen Chemische Beständigkeit Schmierung Trockenlauf Schmiermittelwahl Fette Öle Flüssigkeiten, die keinen Schmierfilm bilden Reibung Tribologische Betriebszustände Schmierung Verhalten von HI-EX-Lagern mit Flüssigkeitsschmierung Konstruktionshinweise bei Flüssigkeitsschmierung Verschleißrate und Nachschmierintervalle bei Fettschmierung Reibverschleiß Konstruktive Auslegung Spezifische Belastung Grenzwert der spezifischen Belastung Gleitgeschwindigkeit Permanente Drehbewegung Oszillierende Rotationsbewegung Temperatur Gegenlauffläche Lagergröße Berechnung der voraussichtlichen Lebensdauer bei Fettschmierung Lagerkenngrößen Geschätzte Betriebslebensdauer Geschätztes Nachschmierintervall Oszillierende Bewegung und dynamische	Eigenschaften und Vorteile Aufbau Lieferbare Produkte Kenngrößen Physikalische, mechanische und elektrische Kenngrößen Chemische Beständigkeit Schmierung Trockenlauf Schmieruntelwahl Fette Öle Flüssigkeiten, die keinen Schmierfilm bilden Reibung Tribologische Betriebszustände Schmierung Verhalten von HI-EX-Lagern mit Flüssigkeitsschmierung Verhalten von HI-EX-Lagern mit Flüssigkeitsschmierung Verschleißrate und Nachschmierintervalle bei Fettschmierung Reibverschleiß Konstruktive Auslegung Spezifische Belastung Grenzwert der spezifischen Belastung Gleitgeschwindigkeit Permanente Drehbewegung Oszillierende Rotationsbewegung Gegenlauffläche Lagergröße Berechnung der voraussichtlichen Lebensdauer bei Fettschmierung Lagergrößen Geschätzte Betriebslebensdauer Geschätzte Sachschmierintervall Oszillierende Bewegung und dynamische Belastung 21	Eigenschaften und Vorteile Aufbau Lieferbare Produkte Kenngrößen Kenngrößen Sphysikalische, mechanische und elektrische Kenngrößen Schmierung Schmierung Trockenlauf Schmierung Trockenlauf Schmierund Trockenlauf Schmiermittelwahl Fette Öle Öle Öle Stelbung Troblogische Bettiebszustände Triblologische Bettiebsehenden Triblologisch

1 Einleitung

Mit diesem Handbuch werden umfassende technische Information über HI-EX®-Gleitlager veröffentlicht, um den Konstrukteur in die Lage zu versetzen, die richtige Lagergröße, die Betriebskenndaten und die Lagerleistung zu bestimmen.

Es werden Informationen über das HI-EX® Standardprogramm sowie über HI-EX® Sonderteile gegeben. Alle HI-EX®-Produkte werden kundenspezifisch hergestellt und sind deshalb nicht ab Lager lieferbar.

Bei außergewöhnlichen, anwendungsbedingten Konstruktionsproblemen steht unsere Forschungs- und Entwicklungsabteilung für die Problemlösung jederzeit zur Verfügung.

Wir verbessern und erweitern laufend die Entwicklungsmöglichkeiten und das theoretische Wissen. Deshalb sollten Sie mit uns in Verbindung treten, wenn Sie zusätzliche Informationen benötigen, die über den Rahmen dieses Handbuches hinausgehen.

Wir empfehlen allen unseren Kunden - wann immer es notwendig und möglich ist eine Prototyperprobung durchzuführen.

1.1 EIGENSCHAFTEN UND VORTEILE

- PM HI-EX® Lager sind einbaufertig und benötigen keine weitere Bearbeitung nach dem Einbau
- MB HI-EX® Buchsen können nach der Montage auf einen Buchsen-Innendurchmesser mit der Toleranzklasse H7 bearbeitet werden
- Einsatz ist möglich bei Rotation, oszillierenden Rotationsbewegungen und Translationsbewegungen
- dünnwandig, platzsparend, leicht
- hohes statisches und dynamisches Lastaufnahmevermögen
- geringer Verschleiß

- geringe Fressneigung
- HI-EX® gestattet wartungsarmen Betrieb
- HI-EX® gestattet hohe pv-Werte
- die HI-EX®-Laufschicht hat eine gute chemische Beständigkeit
- keine Wasseraufnahme und somit Maßstabilität kein Quellen
- HI-EX® ist einsatzfähig in Flüssigkeiten mit niedriger Viskosität und in Medien, die keinen Schmierfilm bilden
- Temperaturarbeitsbereich von -150 °C bis +250 °C

2 Aufhau

HI-EX® ist ein Verbundwerkstoff, der gezielt für den Betrieb mit Mangelschmierung entwickelt wurde und besteht aus drei miteinander verbundenen Schichten:

einem Stahlträgerrücken, einer Zwischenschicht aus poröser Sinterbronze und einer Laufschicht aus PEEK (Polyetheretherketon) mit zusätzlichen Füllstoffen vor allem PTFE (Polytetrafluorethylen) und Graphit.

Der Stahlrücken sorgt für mechanische Festigkeit und die Sinterbronze gewährleistet eine feste Verklammerung mit der Laufschicht. Dieser Verbundschichtaufbau unterstützt die Maßhaltigkeit, verbessert die Wärmeabfuhr und reduziert somit die Temperatur an der Lagerstelle.

Die Laufschicht über der Sinterbronze-Zwischenschicht beträgt 0,3 mm und ist mit einem Schmiertaschensystem versehen.

Dieses dient als Schmierstoffreservoir und ermöglicht eine optimale Schmierstoffverteilung über die gesamte Gleitfläche.

Bei Anwendungen mit Flüssigkeitsschmierung, besitzt die Laufschicht kein Schmiertaschensystem. Die Schichtdicke über der Bronzeschicht beträgt ebenfalls 0,3 mm.



Abb. 1: HI-EX Mikroschliffbild

2.1 LIEFERBARE PRODUKTE

HI-EX®-Standardteile (nicht lagerhaltig)

Diese Produkte werden nach den internationalen Gleitlagernormen, sowie internen Werksnormen hergestellt.

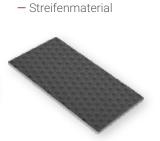
- Zylindrische Buchsen PM metrische Abmessungen, einbaufertig, keine Nachbearbeitung im eingebauten Zustand - für genormte Wellen nach h6 - h8. **MB** metrische Abmessungen, nachbearbeitbar (vor oder nach der Montage).



Abb. 2: Standardteile



Anlaufscheiben



HI-EX®-Sonderteile

Diese Produkte werden nach Kundenzeichnungen mit oder ohne unsere Designverantwortung hergestellt. Beispiele:







- Lagerschalen



Geradführungen



- Stanzteile

- Biegeteile

Abb. 3: Beispiele für Sonderteile

3 Kenngrößen

3.1 PHYSIKALISCHE, MECHANISCHE UND ELEKTRISCHE KENNGRÖßEN

EIGENSCHAFTEN	SYMBOL	EINHEIT	WERT HI-EX®	BEMERKUNGEN
PHYSIKALISCHE KENNGRÖßEN				
Wärmeleitfähigkeit	λ	W/mK	52	
Linearer Wärmeausdehnungs- koeffizient parallel zur Oberfläche senkrecht zur Oberfläche	a_1 a_2	10 ⁻⁶ /K	11 29	
Betriebstemperatur	T_{max} T_{min}	°C	+250 - 150	
MECHANISCHE KENNGRÖßEN				
Maximale Druckfestigkeit	σ_{C}	N/mm ²	380	gemessen an einer Scheibe Ø 25 mm x 2,45 mm dick
Maximale Belastung statisch dynamisch	- Sta.IIIax	N/mm²	140 140	
ELEKTRISCHE KENNGRÖßEN				
Spezifischer Durchgangswiderstand der PEEK- Schicht	p_D	Ωcm	>109	

Tabelle 1: HI-EX-Eigenschaften

3.2 CHEMISCHE BESTÄNDIGKEIT

Tabelle 2 zeigt das chemische Verhalten von HI-EX® gegenüber verschiedenen chemischen Medien. Dieses ist, wann immer möglich, durch Prototypversuche zu belegen.

CHEMISCHES MEDIUM	%	°C	HI-EX®
KONZENTRIERTE SÄUREN			
Salzsäure/ Chlor-Wasserstoffsäure	5	20	-
Salpetersäure	5	20	-
Schwefelsäure	5	20	-
SCHWACHE SÄUREN			
Essigsäure	5	20	-
Ameisensäure	5	20	-
BASEN			
Ammoniak	10	20	0
Ätznatron	5	20	0

CHEMISCHES MEDIUM	°C	HI-EX®
LÖSUNGSMITTEL		
Aceton	20	+
Tetrachlorkohlenstoff	20	+
SCHMIERMITTEL UND KRAFTSTOFF	E	
Heizöl	20	+
Benzin	20	+
Petroleum	20	+
Dieselkraftstoff	20	+
Erdöl	70	+
HFA-ISO46 hoch esterhaltig	70	+
HFC-Wasser-Glycol	70	+
HFD-Phosphatester	70	+
Wasser	20	0
Seewasser	20	-

Tabelle 2: HI-EX-chemische Beständigkeit

- + Geeignet: Korrosiver Schaden wird nicht erwartet.
- o Akzeptabel: Geringer korrosiver Angriff kann stattfinden, ohne eine Beeinträchtigung des Materialaufbaues und des tribologischen Verhaltens von HI-EX®.
- Ungeeignet: Korrosiver Schaden wird auftreten, der sowohl Materialaufbau und tribologisches Verhalten beeinflussen wird.

4 Schmierung

4.1 TROCKENLAUF

 $HI-EX^{\otimes}$ kann auch ohne Schmierung eingesetzt werden. Die Bedingungen dafür sind pU-Faktor < 0,01 N/mm² und U < 2,5 m/s. Das Verschleißverhalten ist wenn möglich in Versuchen zu ermitteln.

4.2 SCHMIERMITTELWAHL

HI-EX® wird normalerweise geschmiert. Die Auswahl des Schmiermittels hängt ab:

- vom pU-Faktor und der Gleitgeschwindigkeit
- von der Stabilität des Schmiermittels bei den vorherrschenden Betriebsbedingungen

Fette

Das Betriebsverhalten für die unterschiedlichen Fettarten kann Tabelle 3 entnommen werden. Fette mit EP-Zusätzen, erhöhten Anteilen von Graphit oder MoS₂ werden für den Einsatz mit HI-EX nicht empfohlen.

HI-EX® kann auch bei Temperaturen eingesetzt werden, die höher liegen als die üblicherweise zulässigen Werte für die Fette. Der Einsatz, bzw. die Lagerleistung wird somit in der Regel mehr durch das Schmiermittel begrenzt und nicht durch das Lagermaterial. Für Temperaturen über 80 °C ist die Eignung des Fettes durch Versuche zu belegen. Wir empfehlen Hochtemperaturfett oder Fette auf Silikonölbasis. Über 150 °C sollte der epU-Wert auf unter 1,0 N/mm² begrenzt werden. Die Abschmierungsintervalle sollten 500 Stunden nicht überschreiten.

Öle

Für HI-EX® wird auch Ölschmierung empfohlen. Mineralöle sollten nur bis max. 150 °C eingesetzt werden. HI-EX® ist allerdings beständig gegen Oxydationsprodukte aus Mineralölen, die über 115 °C entstehen können. Für diese Betriebsbedingungen empfehlen wir synthetische Schmiermittel.

Flüssigkeiten, die keinen Schmierfilm bilden

HI-EX® bringt zufriedenstellende Laufleistungen mit Flüssigkeiten, die keinen Schmierfilm bilden und Medien mit niedriger Viskosität wie z.B. Polyethylenglycol, Polyglycol-Schmiermittel, Wasser-Ölemulsionen, Stoßdämpferölen, Kerosin und Wasser.

Eine Flüssigkeit ist generell einsatzfähig, wenn weder die PEEK-Laufschicht noch die Sinterbronze-Zwischenschicht angegriffen wird. Chemisches Verhalten: Siehe Tabelle 2.

Nachweis der Verwendbarkeit: HI-EX®-Probe für 2-3 Tage in die gewählte Flüssigkeit eintauchen (Temperatur der Flüssigkeit 15-20 °C über der Betriebstemperatur).

Folgende Hinweise zeigen an, dass HI-EX® nicht einsatzfähig ist:

- deutliche Veränderung der HI-EX®-Wanddicke
- sichtbare Veränderung der Lageroberfläche von Hochglanz auf Matt
- sichtbare Veränderung der Mikrostruktur der Bronze-Sinter-Schicht.

4 Schmierung

HERSTELLER	FETTBEZEICHNUNG	TYP ÖL	VERSEIFUNG W	ERTUNG
	Energrease LS2	Mineral	Lithium verseift	+
ВР	Energrease LT2	Mineral	Lithium verseift	+
	Energrease FGL	Mineral	nicht verseift	0
	Energrease GSF	Synthetisch	NA	0
Century	Lacerta ASD	Mineral	Lithium/Polymer	0
Century	Lacerta CL2X	Mineral	Calcium	-
	Molykote 55M	Silikon	Lithium verseift	0
Daw Carning	Molykote PG65	PAO	Lithium verseift	+
Dow Corning	Molykote PG75	Synthetisch/Mineral	Lithium verseift	0
	Molykote PG602	Mineral	Lithium verseift	0
	Rolexa.1	Mineral	Lithium verseift	+
Elf	Rolexa.2	Mineral	Lithium verseift	0
	Epexelf.2	Mineral	Lithium/Calcium verseift	-
	Andok C	Mineral	Natrium verseift	0
Esso	Andok 260	Mineral	Natrium verseift	0
	Cazar K	Mineral	Calcium verseift	-
Mobil	Mobilplex 47	Mineral	Calcium verseift	-
IVIODII	Mobiltemp 1	Mineral	nicht verseift	0
	BG622	White Mineral	Calcium verseift	0
Rocol	Sapphire	Mineral	Lithium Complex	-
	White Food Grease	White Öl	Lebensmittel zugelassen	-
	Albida R2	Mineral	Lithium Complex	+
	Axinus S2	Mineral	Lithium	0
Shell	Darina R2	Mineral	Anorganisch nicht versei	ft +
	Stamina U2	Mineral	Polyurea	-
	Tivela A	Synthetisch	NA	0
Total	Aerogrease	Synthetisch	NA	+
IOIdI	Multis EP2	NA	Lithium	+

Tabelle 3: Betriebsverhalten von Fetten

- + geeignet
- akzeptabel
- ungeeignet

NA keine Daten verfügbar

4.3 REIBUNG

Der "stick-slip" Effekt ist bei geschmierten HI-EX®-Lagern gering. Der Reibwert von geschmiertem HI-EX® hängt von den Betriebsbedingungen ab, wie in 4.4 dargestellt. Eine Vorerprobung ist dann zu empfehlen, wenn präzise Aussagen über den Reibwert erforderlich sind.

4.4 TRIBOLOGISCHE BETRIEBSZUSTÄNDE

Nachfolgend einige allgemeine Grundlagen für den Betrieb mit Schmiermitteln und Anwendungshinweise für HI-EX®.

Schmierung

Die Dicke des Schmierfilmes zwischen Lager und Gegenfläche ist bestimmend für die drei möglichen tribologischen Betriebszustände.

Diese hängen wiederum ab von:

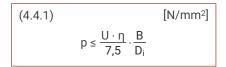
- den Lagerabmessungen
- der Gleitgeschwindigkeit
- dem Lagerspiel
- der Belastung
- der Schmiermittelviskosität
- der Durchsatzmenge eines Schmiermittels

Hydrodynamische Schmierung

Charakteristische Merkmale:

- vollkommene Trennung von Lager und Welle durch den Schmiermittelfilm
- sehr niedriger Reibungskoeffizient: 0,001 0,01
- kein Verschleiß, da kein Kontakt zwischen Lager und Welle besteht

Hydrodynamische Bedingungen bestehen, wenn



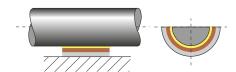


Abb. 4: Hydrodynamische Schmierung

Mischreibung

Charakteristische Merkmale:

- hydrodynamische Schmierung und Festkörperreibung
- Lastübertragung teilweise durch komprimierte Schmiermittel aber auch Festkörperkontakt
- Reibwert und Verschleiß hängen vom hydrodynamischen Traganteil ab

 HI-EX® gewährleistet dabei geringe Reibungs- und Verschleißwerte für den Anteil der Kraft, der durch Festkörperberührung übertragen wird

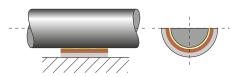


Abb. 5: Mischreibung

4 Schmierung

Festkörperberührung

Charakteristische Merkmale:

- Berührung von Lager und Welle keine Trennung der beiden Oberflächen durch Schmiermittel.
- Die Auswahl des Gleitlagerwerkstoffes beeinflusst die Betriebssicherheit.
- Wellenverschleiß (mit Abrieb) möglich

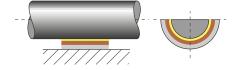


Abb. 6: Festkörperberührung

- die ausgezeichnete Verschleißfestigkeit von HI-EX® minimiert den Verschleiß unter diesen Betriebsbedingungen.
- die typische dynamische Reibungszahl von HI-EX® im Bereich der Festkörperberührung beträgt: 0,02 0,1.
- die typische statische Reibungszahl von HI-EX® im Bereich der Festkörperberührung beträgt: 0,03 0,15.

4.5 VERHALTEN VON HI-EX®-LAGERN MIT FLÜSSIGKEITSSCHMIERUNG

Hohe spezifische Belastungen

Im Bereich der Festkörperberührung und Mischreibung zeigt HI-EX® ausgezeichneten Verschleißwiderstand bei geringen Reibwerten.

Start/Stop unter Belastungen

Im Bereich der Festkörperberührung und Mischreibung bei niedrigen Geschwindigkeiten, die den Aufbau eines hydrodynamischen Schmierfilmes verhindern.

HI-EX® reduziert den Verschleiß.

Mangelschmierung

Viele Lagerstellen erfordern den Betrieb mit zusätzlicher Schmiermittelversorgung, z. B. mit Spritz- oder Ölnebel. PEEK hat eine geringere Wärmeableitung im Vergleich zu konventionellen metallischen Lagern. Abhängig von den Betriebsbedingungen kann HI-EX® einen größeren Schmiermitteldurchsatz zur Abführung der erzeugten Reibwärme benötigen.

- HI-EX® zeigt dabei einen größeren Verschleißwiderstand als konventionelle metallische Gleitlager.

4.6 KONSTRUKTIONSHINWEISE BEI FLÜSSIGKEITSSCHMIERUNG

Abb. 7 auf der folgenden Seite zeigt die drei oben besprochenen Betriebsbereiche für die Gleitgeschwindigkeit im Verhältnis zur spezifischen Belastung und zur Schmiermittelviskosität.

Anmerkung:

Die Viskosität ist direkt abhängig von der Betriebstemperatur. Falls diese nicht bekannt ist, kann ein Wert eingesetzt werden, der 25°C über der Raumtemperatur liegt.

Bereich 1 von Abildung 7

Das Lager wird im Bereich der Festkörperberührung betrieben. Der pU-Faktor bestimmt die Lagerlebensdauer.

Die HI-EX®-Laufleistung wird wie folgt ermittelt (das Ergebnis wird vermutlich unter dem der tatsächlichen Möglichkeiten liegen):

Berechne den effektiven epU-Faktor nach den Gleichungen in 5.8 auf Seite 21.

Wenn epU/ $\eta \le 0.2$ dann ist

(4.6.1)
$$L_H = \frac{2250}{\left(\frac{\text{epU}}{\eta}\right)^{0.5}} \cdot a_Q \cdot a_T \cdot a_S$$
 [h]

Wenn $0.2 < epU/\eta \le 1.0$ dann ist

(4.6.2)
$$L_{H} = \frac{1000}{\left(\frac{\text{epU}}{\eta}\right)} \cdot a_{Q} \cdot a_{T} \cdot a_{S}$$
 [h]

Wenn epU/ η > 1,0 dann ist

(4.6.3) [h]
$$L_{H} = \frac{1000}{\left(\frac{\text{epU}}{\eta}\right)^{2}} \cdot a_{Q} \cdot a_{T} \cdot a_{S}$$
epU siehe (5.8.2), page 21

Bereich 2 von Abildung 7

Das Lager arbeitet im Mischreibungsgebiet.

Der erzeugte Schmierfilm führt zu einer teilweisen Trennung vom Zapfen im Lager.

Unter diesen Bedingungen hängt die Betriebslebensdauer von der Viskosität des Schmiermittels und teilweise vom pU-Wert ab.

Bereich 3 von Abildung 7

Das Lager arbeitet im hydrodynamischen Bereich. Der Verschleiß des Lagerwerkstoffes ist nur noch abhängig vom Schmiermittel und der Häufigkeit der Start/Stop-Vorgänge.

Bereich 4 von Abildung 7

Das Lager arbeitet im Betriebsbereich mit den höchsten Anforderungen

- Lagerbelastung entweder mit hoher Geschwindigkeit oder hoher Belastung, oder einer Kombination von beiden
- Diese Art der Belastung kann bedeuten
 - Erhöhte Betriebstemperatur
 - und / oder hohe Verschleißrate.

- Das Lagerverhalten kann verbessert werden durch:
 - Einsatz von HI-EX® ohne Schmiertaschen (glatte Lauffläche),
 - zusätzliche Anbringungen von einer oder mehreren Ölverteilernuten in der Lagerlauffläche,
 - Mittenrauhwert der Welle R_a < 0,05 μm .

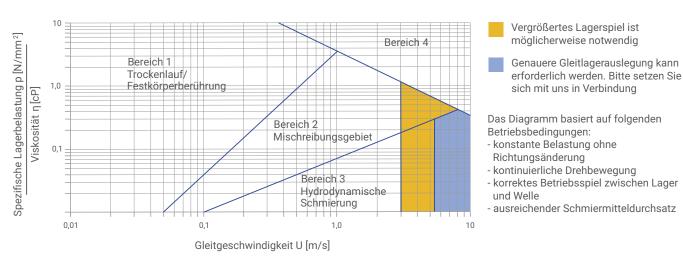


Abb. 7: Konstruktionshilfe für geschmierte Lageranwendungen

4 Schmierung

						VISCOS	ITÄT cP								
Temperatur [°C]	0	10	20	30	40	50	60	70	80	90	100	110	120	130	140
Schmierstoff															
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
Diesel Öl	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						
Kerosim	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 4: Viskositätswerte

4.7 VERSCHLEIBRATE UND NACHSCHMIERINTERVALLE BEI FETTSCHMIERUNG

Bei einer spezifischen Belastung unter 100 N/mm² liegt beim fettgeschmierten HI-EX®-Lager der Einlaufverschleiß bei ca. 2-4 µm. Danach folgt eine Phase geringen Betriebsverschleißes bis das Schmiermittel erschöpft ist und der Verschleiß steigt. Wenn eine Nachschmierung rechtzeitig erfolgt - bevor sich der Verschleiß vergrößert - läuft das Lager mit minimalem Verschleiß langfristig zufriedenstellend. Abb. 8 zeigt ein typisches Verschleißbild.

Über 100 N/mm² ist der Einlaufverschleiß größer, typischerweise ca. 20-40 µm gefolgt von einer Phase mit abnehmender Verschleißrate, bis das Lager ein gleiches Verhältnis Verschleiß/Lebensdauer zeigt wie in Abb. 8 angedeutet. Die Lebensdauer wird durch den Verschleiß in der Lastzone begrenzt. Ist die Verschleißtiefe größer als 0,15 mm, wird das Fettvolumen in den Schmiertaschen reduziert und öfteres Nachschmieren wird erforderlich.

Reibverschleiß

der Schmiertaschenabstand sind, können lokalen Verschleiß der Gegenlaufflächen nach langer Betriebszeit hervorrufen. Das Schmiertaschenmuster wird dabei in die Gegenlauffläche übertragen und kann Ursache für Reibverschleiß werden. In diesem Falle kann der Einsatz von DS anstelle HI-EX® vorgeschlagen werden.

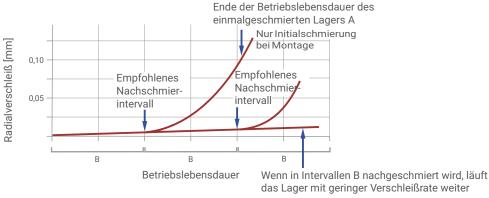


Abb. 8: Typisches Verschleißverhalten von HI-EX

5 Konstruktive Auslegung

Die bestimmenden Größen zur Festlegung von Lagerabmessungen und zur Ermittlung der Betriebslebensdauer für ein HI-EX®-Lager sind:

- Grenzwert der spezifischen Belastung p_{lim} [N/mm²]
- pU-Faktor [N/mm² x m/s]
- Mittenrauhwert Ra der Gegenlauffläche [µm]
- Material der Gegenlauffläche
- Temperatur T [°C]
- Andere betriebsbedingte Faktoren, z. B. Gehäuseausführung, Schmutzanfall, Schmierung.

5.1 SPEZIFISCHE BELASTUNG

Die spezifische Belastung p in N/mm² wird ermittelt, in dem die Nennbelastung (tatsächliche Lagerkraft) durch die projizierte Lagerfläche dividiert wird.

Buchsen

(5.1.1)
$$[N/mm^2]$$
 $p = \frac{F}{D_i \cdot B}$

Anlaufscheiben

(5.1.2)
$$p = \frac{4F}{\pi \cdot (D_o^2 - D_i^2)}$$

Gleitstreifen

(5.1.3)
$$p = \frac{F}{L \cdot W}$$

Grenzwert der spezifischen Belastung

Die Maximalbelastung für ein HI-EX®-Lager wird durch den Grenzwert der spezifischen Belastung ausgedrückt. Er ist abhängig von der Art der Belastung und der Art der Schmierung. Der maximal zulässige p_{lim}-Wert wird erzielt bei konstanten Kräften auf das Lager. Dynamische und oszillierende Bewegungen führen zu Laufschichtermüdung und reduzieren somit den Grenzwert der spezifischen Belastung. Die Grenzwerte It. Tabelle 5 dürfen nicht überschritten werden. Die Grenzwerte für die spezifische Belastung in Tabelle 5 basieren auf guter Fluchtung von Lager und Welle.

Der Grenzwert der spezifischen Belastung für HI-EX® reduziert sich bei Temperaturen über 70°C und fällt auf ca. die Hälfte der in Tabelle 5 angegebenen Werte bei Temperaturen über 150 °C.

Dynamische oder oszillierende Kräfte führen zur Laufschichtermüdung und reduzieren somit den Grenzwert der spezifischen Belastung (Abb. 9, Seite 16).

BELASTUNG	BETRIEBSBEDINGUNG	SCHMIERUNG	Plim
Statisch	Konstant Intermittierende oder sehr niedrige (<0,01 m/s) kontinuierliche Dreh- oder oszillierende Bewegungen	Fett oder Öl	140
Statisch	Konstant permanente Dreh- oder oszillierende Bewegungen	Fett oder Öl (Festkörperberührung)	90
Statisch oder dynamisch	Konstant oder dynamisch permanente Dreh- oder oszillierende Bewegungen	ÖI (hydrodynamisch)	60

Tabelle 5: Grenzwert der spezifischen Belastung p_{lim} für HI-EX

5 Konstruktive Auslegung

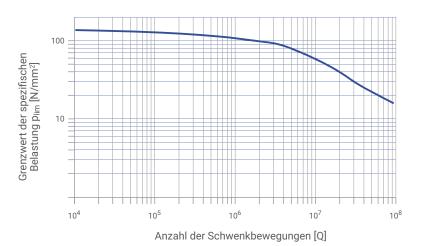


Abb. 9: Grenzwert der spezifischen Belastung plim für HI-EX bei dynamischen Belastungen oder oszillierenden Betriebsbedingungen

5.2 GLEITGESCHWINDIGKEIT

Die Gleitgeschwindigkeit U [m/s] wird wie folgt ermittelt:

Permanente Drehbewegung

Buchsen

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

Anlaufscheiben

(5.2.2)
$$U = \frac{D_0 + D_i}{2} \cdot \pi \cdot N$$
 [m/s]

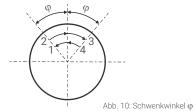
Oszillierende Rotationsbewegung

Buchsen

(5.2.3)
$$U = \frac{D_i \cdot \pi}{60 \cdot 10^3} \cdot \frac{4\phi \cdot N_{OSZ}}{360}$$

Anlaufscheiben

(5.2.4)
$$U = \frac{\frac{D_o + D_i}{2} \cdot \pi}{60 \cdot 10^3} \cdot \frac{4\phi \cdot N_{OSZ}}{360}$$



Der maximal zulässige tatsächliche pU-Faktor (epU) für fettgeschmierte HI-EX®-Lager hängt von der Gleitgeschwindigkeit ab (Abb. 11). Über 2,5 m/s Dauergeschwindigkeit wird Ölschmierung empfohlen.

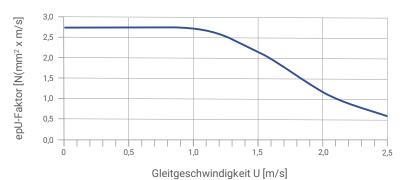


Abb. 11: Maximaler epU-Faktor bei Fettschmierung

5.3 pU-FAKTOR

Die Betriebslebensdauer für HI-EX® wird durch den pU-Faktor bestimmt (Für Anlaufscheiben wird die Geschwindigkeit auf den mittleren Durchmesser bezogen).

(5.3.1)
$$[N/mm^2 \cdot m/s]$$

$$pU = p \cdot U$$

5.4 BELASTUNG

Neben dem pU-Faktor gibt es zusätzliche Einflüsse durch Art und Richtung der Belastung. Dies wird durch den Korrekturfaktor für Geschwindigkeit und Belastungsart a_Q berücksichtigt (siehe Abb. 15-17).

Art der Belastung

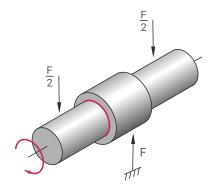


Abb. 12: Punktlast, vertikale konstante Belastung (abwärtsgerichtet), Buchse steht, Welle dreht. Das Schmiermittel fließt in den belectedes Bersieh

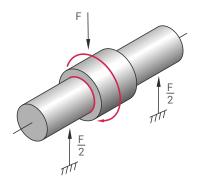


Abb. 13: Umfangslast, rotierende Belastung, Welle steht, Buchse dreht sich.

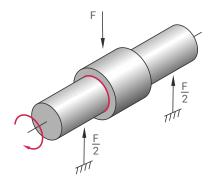


Abb. 14: Punktlast, vertikale konstante Belastung (aufwärtsgerichtet), Buchse steht, Welle dreht. Das Schmiermittel fließt aus dem belasteten Bereich weg.



5 Konstruktive Auslegung

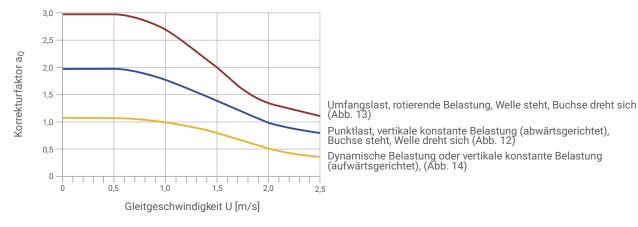


Abb. 15: Korrekturfaktor a_Q für MB HI-EX-Buchsen (unbearbeitet)

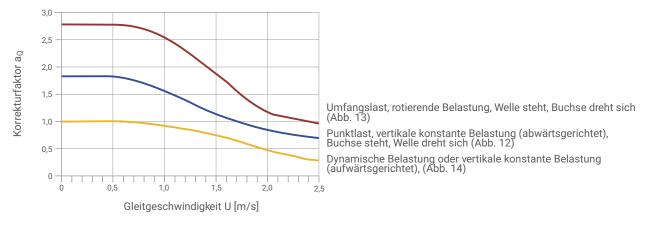


Abb. 16: Korrekturfaktor ao für PM und MB HI-EX-Buchsen (nachbearbeitet)

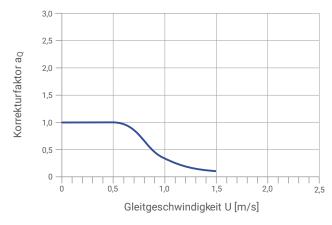


Abb. 17: Korrekturfaktor a_Q für Anlaufscheiben

Hinweis: a_Q = 1 für Gleitstreifen

5.5 TEMPERATUR

Die Betriebslebensdauer eines HI-EX®-Lagers hängt von der Betriebstemperatur ab. Über 40 °C sinkt die Lagerleistung eines fettgeschmierten HI-EX®-Lagers, beeinflusst durch Material- und Schmierverhalten.

Für einen angenommenen pU-Faktor hängt die Betriebstemperatur von der Lagerreibung, der Umgebungstemperatur und der Wärmeableitung durch das Gehäuse ab.

Bei der HI-EX®-Lebensdauerberechnung wird dies durch den Korrekturfaktor a_T (Abb. 18) berücksichtigt..

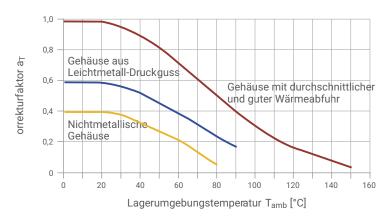


Abb. 18: Korrekturfaktor a_T für HI-EX

5.6 GEGENLAUFFLÄCHE

Die HI-EX®-Verschleißrate wird im großen Umfang auch durch die Oberflächengüte des Gegenlaufkörpers beeinflusst. Der optimale Wert für die Gegenlauffläche ist Ra $\leq 0.4 \, \mu m$ (geschliffen). Diesen Einfluss berücksichtigt der Korrekturfaktor für die Oberflächengüte a_S (siehe Abb. 19).

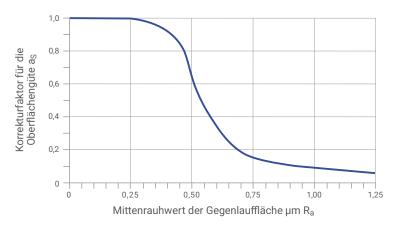


Abb. 19: HI-EX Korrekturfaktor für die Oberflächengüte $a_{\rm S}$

5 Konstruktive Auslegung

5.7 LAGERGRÖßE

Die an der Lagerstelle erzeugte Reibwärme hängt sowohl von pU als auch von der Lagergröße ab und wird durch Welle und Gehäuse abgeleitet.

Bei gleichem pU-Wert erzeugt ein Lager mit großem Durchmesser mehr Reibwärme als ein Lager mit kleinem Durchmesser. Dies wird vom Korrekturfaktor für die Lagergröße a_B berücksichtigt (Abb. 20).

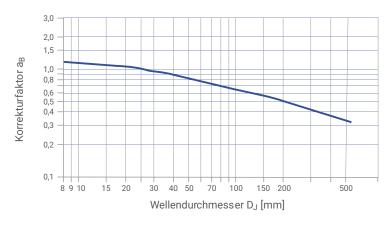


Abb. 20: Korrekturfaktor für die Lagergröße a_B

Hinweis: a_B = 1 für Gleitstreifen

5.8 BERECHNUNG DER VORAUSSICHTLICHEN LEBENSDAUER BEI FETTSCHMIERUNG

Lagerkenngrößen

BUCHSEN	ANLAUFSCHEIBEN	GLEITSTREIFEN	EINHEIT
Buchsen-Inenn-Ø D _i	Scheiben-Außen-Ø Do	Länge L	[mm]
Buchsenbreite B	Scheiben-Innen-Ø D _i	Weite W	[mm]

Operating Conditions

Belastung	F	[N]
Konstante Drehbewegung	N	[1/min]
Schwenkfrequenz	Nosc	[1/min]
Schwenkwinkel	φ	[°]
Grenzwert der spezifischen Belastung	siehe Tabelle 5, Seite 15	[N/mm ²]
Korrekturfaktor a _Q	siehe Abb. 15 - 17, Seite 18	[-]
Korrekturfaktor a _T	siehe Abb. 18, Seite 19	[-]
Korrekturfaktor a _S	siehe Abb. 19, Seite 19	[-]
Korrekturfaktor a _B	siehe Abb. 20, Seite 20	[-]

Berechnen von p aus den Gleichungen in "5.1" auf Seite 15.

Berechnen von U aus den Gleichungen in "5.2" auf Seite 16.

Berechnen von pU aus den Gleichungen in "5.3" auf Seite 17.

Hochlastfaktor a_E

(5.8.1)
$$a_E = \frac{p_{lim} - p}{p_{lim}}$$

$$p_{lim} \text{ siehe Tabelle 5, Seite 15}$$

Anmerkung:

Wenn $a_E > 10000$, oder $a_E < 0$, ist das Lager überlastet.

Effektiver pU-Faktor epU

(5.8.2)
$$epU = \frac{a_E \cdot pU}{a_B}$$

Anmerkung:

Überprüfen, ob epU kleiner ist als der Grenzwert, der durch die Gleitgeschwindigkeit U vorgegeben ist (Abb. 11). Ist dies nicht der Fall, muss die Lagerbreite vergrößert werden oder es ist Dauerschmierung vorzusehen.

Betriebslebensdauer

Wenn epU ≤ 1,0, dann ist

(5.8.3) [h]
$$L_{H} = \frac{3000}{\text{epU}} \cdot a_{Q} \cdot a_{T} \cdot a_{S}$$

Wenn epU > 1,0, dann ist

(5.8.4) [h]
$$L_{H} = \frac{3000}{(epU)^{2/4}} \cdot a_{Q} \cdot a_{T} \cdot a_{S}$$

Geschätztes Nachschmierintervall

(5.8.5)
$$L_{RG} = \frac{L_H}{2}$$

Oszillierende Bewegung

Anzahl der Belastungszyklen

(5.8.6) [-]
$$Z_{T} = L_{RG} \cdot n_{osc} \cdot 60 \cdot (R+2)$$

Dynamische Belastung

Anzahl der dynamischen Lastwechsel

(5.8.7) [-]
$$C_{T} = L_{RG} \cdot C \cdot 60 \cdot (R + 2)$$

R = Anzahl der erforderlichen Nachschmierintervalle.

Prüfen, ob Z_T (oder C_T) kleiner ist als die Anzahl der Schwenkbewegungen Q (Abb. 9) für die tatsächliche spezifische Belastung p.

Wenn Z_T (oder C_T) > Q, wird L_H begrenzt durch Ermüdungsschäden nach Q Schwenkbewegungen.

Wenn Z_T (oder C_T) < Q, wird L_H begrenzt durch Verschleiß nach C_T Belastungszyklen.

Wenn L_H oder Z_T (C_T) nicht ausreichend sind bzw. R zu häufig, muss D_i oder B vergrößert werden bzw. Tropföl oder Dauerschmierung vorgesehen werden.

5 Konstruktive Auslegung

5.9 BERECHNUNGSBEISPIELE

PM zylindrische Buchse

Gegeben:					
Belastung	Konstante Belastung	Innen-Ø D _i	40 mm		
	Richtung abwärts	Breite B	30 mm		
Welle	Stahl, R _a = 0,4 µm Temperatur 85 °C	Lagerkraft F Drehzahl N	20.000 N 30 · 1/min		
Gehäuse	Leichtmetall schlecht	Leichtmetall schlechte Wärmeabfuhr			

Berechnungskonstanten und Korrekturfaktoren						
Max. spezifische Belastung p _{lim}	81,5 N/mm ²	(Tabelle 5, Seite 15)				
Korrekturfaktor a _T	0,2	(Abb. 18, Seite 19)				
Korrekturfaktor Gegenlauffläche a _S	0,85	(Abb. 19, Seite 19)				
Korrekturfaktor a _B für Ø 40	0,95	(Abb. 20, Seite 20)				
Korrekturfaktor für PM Buchsen a _Q	1,8	(Abb. 16, Seite 18)				

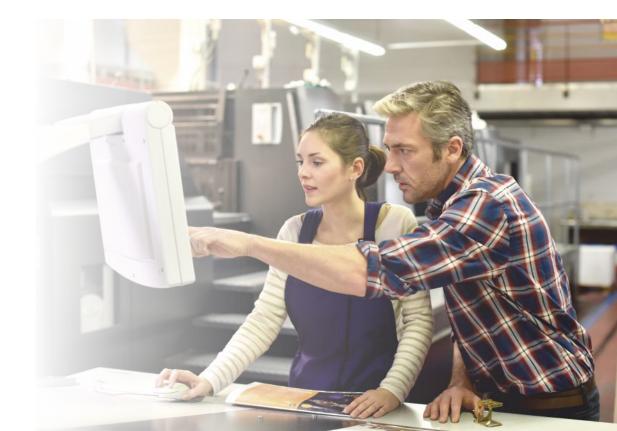
Berechnung	siehe	Wert
Spezifische Belastung p [N/mm²]	(5.1.1) Seite 15	$p = \frac{F}{D_i \cdot B} = \frac{20.000}{40 \cdot 30} = 16,67$
Gleitgeschwindig- keit U [m/s]		$U = \frac{D_i \cdot \pi \cdot N}{60 \cdot 10^3} = \frac{40 \cdot 3,14 \cdot 30}{60 \cdot 10^3} = 0,063$
Hochlastfaktor a _E [-] muss > 0 sein	(5.8.1) Seite 21	$a_E = \frac{p_{lim}}{p_{lim} - p} = \frac{81,5}{81,5 - 16,67} = 1,25$
epU-Faktor [-]	(5.8.2) Seite 21	$epU = \frac{a_E \cdot pU}{a_B} = \frac{1,25 \cdot 16,67 \cdot 0,063}{0,95} = 1,328$
Lebensdauer L _H [h] für epU > 1	(5.8.4) Seite 21	$L_{H} = \frac{3000}{\text{epU}^{2.4}} \cdot \text{a}_{Q} \cdot \text{a}_{T} \cdot \text{a}_{S}$ $= \frac{3000}{1,382^{2.4}} \cdot 1,8 \cdot 0,2 \cdot 0,85 = 434$
L _{RG} [h]	(5.8.5) Seite 21	$L_{RG} = \frac{L_H}{2} = \frac{434}{2} = 217$

PM zylindrische Buchse

Gegeben:			
Belastung	Konstante Belastung	Innen-Ø D _i	100 mm
	Richtung aufwärts	Breite B	60 mm
Welle	Stahl, R _a = 0,3 µm Temperatur 80 °C	Lagerkraft F Drehzahl N	45.000 N 35 · 1/min
	Gute Wärmeabfuhr		

Berechnungskonstanten und Korrekturfaktoren					
Max. spezifische Belastung p _{lim} 40 °C	90 N/mm ²	(Tabelle 5, Seite 15)			
Korrekturfaktor a _T	0,5	(Abb. 18, Seite 19)			
Korrekturfaktor Gegenlauffläche a _S	1,0	(Abb. 19, Seite 19)			
Korrekturfaktor a _B für Ø 100	0,65	(Abb. 20, Seite 20)			
Korrekturfaktor für PM Buchsen a _Q	1,0	(Abb. 16, Seite 18)			

Berechnung	siehe	Wert
Spezifische Belastung p [N/mm²]	(5.1.1) Seite 15	$p = \frac{F}{D_i \cdot B} = \frac{45.000}{100 \cdot 60} = 7,5$
Gleitgeschwindig- keit U [m/s]	(5.2.1) Seite 16	$U = \frac{D_i \cdot \pi \cdot N}{60 \cdot 10^3} = \frac{100 \cdot 3,14 \cdot 35}{60 \cdot 10^3} = 0,183$
Hochlastfaktor a _E [-] muss > 0 sein	(5.8.1) Seite 21	$a_E = \frac{p_{lim}}{p_{lim} - p} = \frac{90}{90 - 7,5} = 1,091$
epU-Faktor [-]	(5.8.2) Seite 21	epU = $\frac{a_E \cdot pU}{a_B} = \frac{1,091 \cdot 7,5 \cdot 0,183}{0,65} = 2,307$
Lebensdauer L _H [h] für epU > 1	(5.8.4) Seite 21	$L_{H} = \frac{3000}{epU^{2,4}} \cdot a_{Q} \cdot a_{T} \cdot a_{S}$ $= \frac{3000}{2,307^{2,4}} \cdot 1,0 \cdot 1,0 \cdot 0,5 = 202$
L _{RG} [h]	(5.8.5) Seite 21	$L_{RG} = \frac{L_H}{2} = \frac{202}{2} = 101$



MB zylindrische Buchse

Gegeben:			
Belastung	Konstante Belastung	Innen-Ø D _i	80 mm
	Richtung abwärts	Breite B	40 mm
Welle	Stahl, R _a = 0,3 µm Umgebungstemp. 85°C	Lagerkraft F Schwenkfreq. n _{osz}	200.000 N 1,11·1/min
Gehäuse	Leichtmetall schlechte Wärmeabfuhr	Schwenkwinkel φ	20°

Berechnungskonstanten und Korrekturfaktoren					
Max. spezifische Belastung p _{lim} 140 N/mm² (Tabelle 5, Seite 15					
Korrekturfaktor a _T	0,6	(Abb. 18, Seite 19)			
Korrekturfaktor Gegenlauffläche as	1,0	(Abb. 19, Seite 19)			
Korrekturfaktor a _B für Ø 80	0,75	(Abb. 20, Seite 20)			
Korrekturfaktor für MB Buchsen a _Q	1,8	(Abb. 16, Seite 18)			

Berechnung	siehe	Wert
Spezifische Belastung p [N/mm²]	(5.1.1) Seite 15	$p = \frac{F}{D_i \cdot B} = \frac{200.000}{80 \cdot 40} = 62,5$
Gleitgeschwindig- keit U [m/s]		$U = \frac{D_i \cdot \pi}{60 \cdot 10^3} \cdot \frac{4\phi \cdot N_{osc}}{360}$ $= \frac{80 \cdot \pi}{60.000} \cdot \frac{4 \cdot 20 \cdot 1,11}{360} = 0,001$
Hochlastfaktor a _E [-] muss > 0 sein		$a_E = \frac{p_{lim}}{p_{lim} - p} = \frac{140}{140 - 62,5} = 1,806$
epU-Faktor [-]	(5.8.2) Seite 21	epU = $\frac{a_E \cdot pU}{a_B}$ = $\frac{1,806 \cdot 62,5 \cdot 0,001}{0,75}$ = 0,151
Lebensdauer L _H [h] für epU > 1	(5.8.3) Seite 21	$L_{H} = \frac{3000}{\text{epU}} \cdot a_{Q} \cdot a_{T} \cdot a_{S}$ $= \frac{3000}{0,151} \cdot 1,8 \cdot 0,6 \cdot 1,0 = 21.456$
L _{RG} [h]	(5.8.5) Seite 21	$L_{RG} = \frac{L_H}{2} = \frac{21.456}{2} = 10.728$
Z _T [-]	(5.8.6) Seite 21	$Z_T = L_{RG} \cdot N_{osc} \cdot 60 \cdot (R + 2)$ = 10.728 \cdot 1,11 \cdot 60 \cdot 2 = 1,43 \cdot 10^6
		62,5 = 1,43 · 10 ⁶ ; Z _T > Q, Das Lager nach 1,43 · 10 ⁶ Schwenkbewegung

Anlaufscheibe

Gegeben:			
Belastung	Konstante Belastung	Innen-Ø D _i	40 mm
	Richtung abwärts	Außen-Ø Do	78 mm
Gegenlauf- fläche	Stahl, R _a = 0,2 µm Temperatur 50 °C	Lagerkraft F Drehzahl n	50.000 N 25 · 1/min
Gehäuse	Leichtmetall schlechte	e Wärmeabfuhr	

Berechnungskonstanten und Korrekturfaktoren					
Max. spezifische Belastung p _{lim}	90 N/mm ²	Tabelle 5, Seite 15)			
Korrekturfaktor a _T für 50°C	0,5	(Abb. 18, Seite 19)			
Korrekturfaktor Gegenlauffläche a _S	1,0	(Abb. 19, Seite 19)			
Korrekturfaktor a _B für Ø 40	0,95	(Abb. 20, Seite 20)			
Korrekturfaktor Anlaufscheiben a _Q	1,0	(Abb. 17, Seite 18)			

Berechnung	siehe	Wert
Spezifische Belastung p [N/mm²]	(5.1.1) Seite 15	$p = \frac{4 \cdot F}{\pi \cdot (D_0^2 - D_i^2)} = \frac{4 \cdot 50.000}{\pi \cdot (78^2 - 40^2)} = 14.2$
Gleitgeschwindig keit U [m/s]		$U = \frac{\frac{D_0 + D_i}{2} \cdot \pi \cdot N}{60 \cdot 10^3}$
		$=\frac{\frac{78+40}{2}\cdot\pi\cdot25}{60\cdot10^3}=0,0772$
Hochlastfaktor a _t [-] muss > 0 sein		$a_E = \frac{p_{lim}}{p_{lim} - p} = \frac{90}{90 - 14,2} = 1,187$
epU-Faktor [-]	(5.8.2) Seite 21	epU = $\frac{a_E \cdot pU}{a_B} = \frac{1,187 \cdot 14,2 \cdot 0,0772}{0,95} = 1,37$
Lebensdauer L _H [h] für epU > 1	(5.8.4) Seite 21	$L_{H} = \frac{3000}{\text{epU}^{2.4}} \cdot \text{a}_{Q} \cdot \text{a}_{T} \cdot \text{a}_{S}$ $= \frac{3000}{1,37^{2.4}} \cdot 1,0 \cdot 0,5 \cdot 1,0 = 704$
L _{RG} [h]	(5.8.5) Seite 21	$L_{RG} = \frac{L_H}{2} = \frac{704}{2} = 352$

6 Lagereinbau

6.1 ABMESSUNGEN UND TOLERANZEN

Alle HI-EX®-Buchsen werden in Gehäuse mit der Toleranzklasse H7 eingepresst und in der Regel mit Wellen der Toleranzklasse h8 gepaart.

PM HI-EX®-Buchsen sind einbaufertig undbrauchen nach dem Einbau nicht nachbearbeitet werden.

MB HI-EX®-Buchsen können im Buchsen-Innendurchmesser auf die Toleranzklasse H7 nachbearbeitet werden. Je nach erforderlichem Laufspiel empfehlen wir Wellen der Toleranzklasse h6-h8. Ohne Nachbearbeitung können MB HI-EX®-Buchsen auch mit Wellen der Toleranzklasse d8 gepaart werden.

Um eine optimale Lagerleistung zu erreichen, ist es wichtig, das richtige Lagerspiel einzuhalten. Gehäusebohrung und Wellendurchmesser müssen deshalb den Tabellenvorgaben entsprechen. Für den Fall, dass sich das Aufnahmegehäuse elastisch aufweitet, und sich somit der Buchseninnendurchmesser größer als berechnet einstellt, sollte der Gehäusdurchmesser verringert, oder der Wellendurchmesser vergrößert werden.

6.2 TOLERANZEN FÜR KLEINSTSPIELE

Fettschmierung

Das Kleinstspiel für einen zufriedenstellenden HI-EX®-Einsatz ist abhängig vom pU-Faktor, der Gleitgeschwindigkeit und der Umgebungstemperatur.

Jede Kenngröße einzeln oder eine Kombination aller kann das Radialspiel verkleinern, da sich die HI-EX®-Polymerschicht nach innen ausdehnt (Wärmedehnung). Dies ist zu kompensieren.

Abb. 21 gibt das minimale Radialspiel über dem Durchmesser bei einer Temperatur von 20 °C an. Zeigt die abgestufte Linie einen Laufspielwechsel für einen bestimmten Wellendurchmesser an, ist der untere Wert einzusetzen. Die zusätzlichen Geraden geben das kleinste zulässige Radialspiel für verschiedene pUu-Werte vor.

Die Berechnung des pU-Faktors ist in Kapitel 5.3 aufgeführt. Der Korrekturfaktor für die Gleitgeschwindigkeit u, für U >0,5 m/s ist Abb. 22 zu entnehmen. Liegt das Laufspiel für einen bestimmten pUu-Faktor (Abb. 21) unter der abgestuften Linie, kann die empfohlene Standardwelle verwendet werden.

Falls der Wert größer ist, muss der Wellendurchmesser reduziert werden, um das Betriebspiel entsprechend der vertikalen Achse in Abb. 21 zu erreichen.

Bei hohen Belastungen und niedrigen Gleitgeschwindigkeiten ist es möglich, eine zufriedenstellende Lagerleistung auch mit Betriebsspielen zu erhalten, die kleiner sind als vorgegeben. In diesen Fällen sind jedoch Vorversuche notwendig.

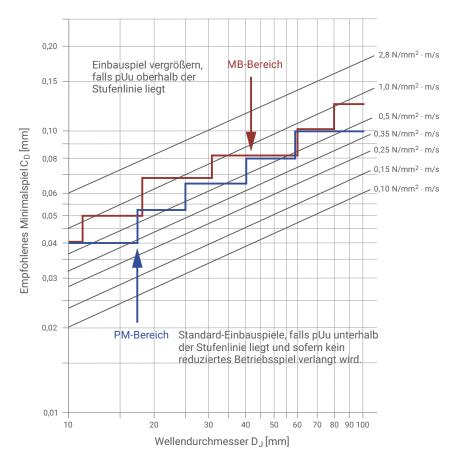


Abb. 21: Minimales Einbauspiel für PM (einbaufertig) und MB HI-EX-Buchsen (nachbearbeitet auf H7)

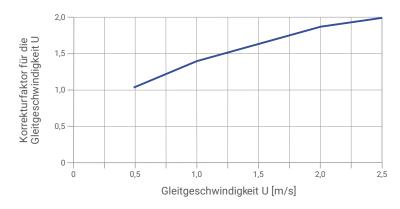
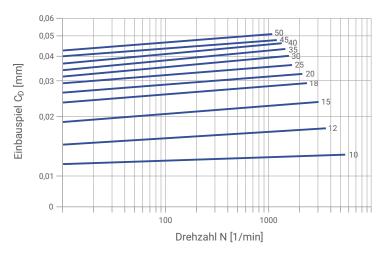


Abb. 22: Korrekturfaktor für die Gleitgeschwindigkeit U

6 Lagereinbau

Flüssigkeitsschmierung

Abb. 23 zeigt das minimale Einbauspiel für verschiedene Durchmesser und Drehzahlbereiche für Buchsen, die im hydrodynamischen oder Mischreibungsgebiet arbeiten. Für Buchsen die im minimalen Spielbereich arbeiten werden Vorversuche empfohlen.



Für Geschwindigkeiten über 3 m/s sind zusätzliche Berechnungen erforderlich

Abb. 23: Minimale Einbauspiele für HI-EX-Buchsen mit Durchmesser D_i 10 - 50 mm

Wärmedehnung

Bei Hochtemperatur-Anwendungen sollte das Betriebsspiel laut Vorgabe aus Abb. 24 vergrößert werden.

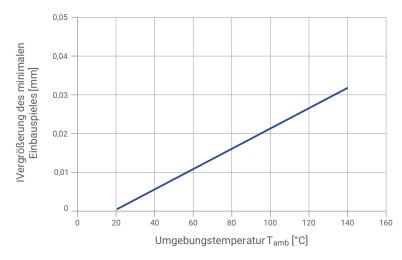


Abb. 24: Empfohlene Vergrößerung des Einbauspieles

Gehäuse aus Nichteisenmaterialien erfordern verkleinerte Gehäusebohrungsdurchmesser (siehe Tabelle 6), um das Einpressübermaß des Buchsenaußendurchmessers zu erhöhen und somit den Festsitz zu gewährleisten. Die Welle ist zusätzlich zu den Werten aus Abb. 24 um den gleichen Betrag, wie die Gehäusebohrung zu reduzieren.

GEHÄUSEMATERIAL	REDUZIERUNG DER GEHÄUSEBOHRUNG PRO 100°C TEMPERATURANSTIEG	REDUZIERUNG DES WELLENDURCHMESSERS PRO 100°C TEMPERATURANSTIEG
Aluminiumlegierungen	0,1 %	0,1 % + Werte aus Abb. 24
Legierung auf Kupferba	nsis 0,05 %	0,05 % + Werte aus Abb. 24
Stahl und Grauguss	_	Werte aus Abb. 24
Legierung auf Zinkbasi	s 0,15 %	0,15 % + Werte aus Abb. 24

Tabelle 6: Berücksichtigung von Wärmedehnung

6.3 GESTALTUNG DER GEGENLAUFFLÄCHEN

konventionellen Gegenlaufwerkstoffen eingesetzt werden. Gehärtete Stahlwellen sind nicht notwendig. Gehärtete Stahlwellen sind in der Regel nicht erforderlich, es sei denn, abrasive Partikel können in die Lagerstelle eindringen oder die Betriebslebensdauer soll über 2000 Stunden betragen. In diesen Fällen empfehlen wir eine Mindesthärte von 350 HRB für die Welle.

Die Gegenlauffläche sollte auf einen Mittenrauhwert von $R_a \leq 0.4~\mu m$ geschliffen werden. Der letzte Bearbeitungsgang der Gegenlauffläche sollte vorzugsweise die gleiche Richtung haben, wie die Bewegungsrichtung relativ zur Lageroberfläche.

Normalerweise wird HI-EX® gegen Stahlwellen bzw. axiale Flächen aus Stahl eingesetzt. Bei feuchter oder korrosiver Umgebung empfehlen wir Wellen aus rostfreiem Stahl oder hartchrombeschichtete Stähle. Besonders bei Wechsellasten muss auf eine gute Haftung der Beschichtung geachtet werden.

Axiale Anlaufflächen bzw. Wellenenden müssen über die HI-EX®-Oberfläche hinausragen, um ein Einlaufen zu vermeiden. Diese Gegenlaufflächen sind ohne Nuten oder Flachstellen auszuführen. Damit die Kunststoff-Laufschicht nicht beschädigt wird, müssen scharfe Kanten vermieden werden. Wellenenden sollten angefast werden.

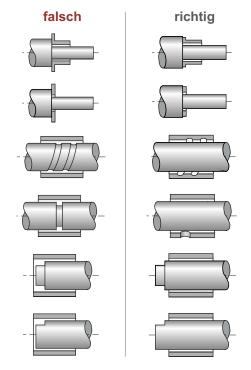


Abb. 25: Gestaltung der Gegenlaufkörper

6 Lagereinbau

6.4 MONTAGE

Wichtiger Hinweis:

Die HI-EX®-Laufschicht darf während der Montage nicht beschädigt werden.

Einpressen von Buchsen

Montage mit Stufendorn (einsatzgehärteter C-Stahl) siehe Abb. 26. Um Beschädigungen zu vermeiden, ist zu beachten:

- Gehäusedurchmesser entsprechend den Empfehlungen
- Fase 0,8 x 15°-30° am Gehäuse
- Buchse parallel zur Gehäusebohrung D_H ansetzen
- Buchsenaußendurchmesser leicht ölen

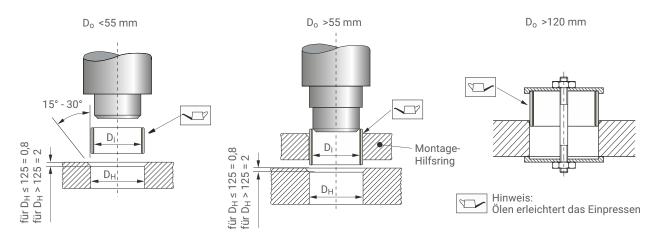


Abb. 26: Buchsen einpressen

Einpresskräfte

Abb. 27 gibt Richtwerte für die erforderlichen maximalen Einpresskräfte zum korrekten Einbau von HI-EX®-Buchsen.



Abb. 27: Maximale Einpresskräfte F_i

Fluchtung

Genaue Fluchtung ist für alle Lageranwendungen wichtig. Beim Einsatz von HI-EX®-Lagern sollten Fluchtungsfehler den Wert 0,020 mm nicht übersteigen (siehe Abb. 28). Dies gilt über die Länge einer Buchse (oder zwei Buchsen) oder über den Außendurchmesser einer Anlaufscheibe.

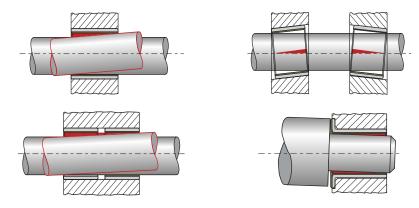


Abb. 28: Fluchtung

Abdichten von Lagerstellen

Obwohl HI-EX® eine gute Fähigkeit besitzt, Verschmutzungspartikel einzubetten, ist es zweckmäßig, bei abrasiver Verschmutzung die Lagerstellen entsprechend Abb. 29 abzudichten.

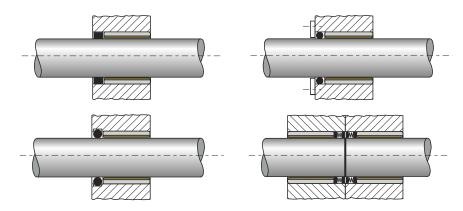


Abb. 29: Abdichten von Lagerstellen

Axialführung

Wenn axiale Führungsaufgaben notwenig sind, empfehlen wir grundsätzlich, HI-EX®-Anlaufscheiben in Verbindung mit HI-EX®-Buchsen einzusetzen. Der Abrieb von falsch montierten Anlaufscheiben (Axiallager) kann in die angrenzende HI-EX®-Buchse eindringen und sich dadurch ungünstig auf die Lebensdauer der HI-EX®-Buchse auswirken.

6 Lagereinbau

Montage von Anlaufscheiben

HI-EX®-Anlaufscheiben werden am Außendurchmesser in einer Eindrehung geführt (Abb. 30). Der Innendurchmesser darf die Welle nicht berühren. Der Durchmesser der Eindrehung sollte nach der Toleranzklasse D_{10} angefertigt werden.

Falls keine Eindrehung vorgesehen werden kann, können Scheiben wie folgt gehalten werden:

mit zwei Haltestiften

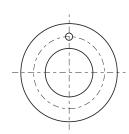
- mit zwei Halteschrauben
- durch Ankleben

Hinweis:

- Haltestifte bis mindestens 0,25 mm unterhalb der Oberkante Laufschicht.
- Schrauben 0,25 mm tiefer als Oberkante Laufschicht versenken.
- HI-EX nicht höher als 250 °C erhitzen.
- Hersteller von Industrieklebern konsultieren hinsichtlich Typ und Verarbeitung.

- Laufschicht abdecken, um das Anhaften von Kleber zu vermeiden.
- Der Scheibeninnendurchmesser darf die Welle nach der Montage nicht berühren.
- Sicherstellen, dass die Scheibe mit der richtigen Seite anliegt.





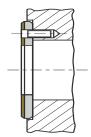


Abb. 30: Fixierung von Anlaufscheiben

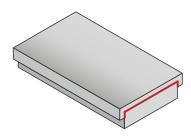
Gleitstreifen

Die Befestigung von HI-EX®-Gleitstreifen bei der Anwendung als Geradführung erfolgt alternativ:

mit Senkschrauben

- mit Industrieklebern

- durch Formschluss It. Abb. 31



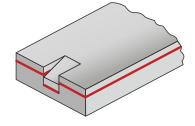


Abb. 31: Fixierung von Gleitstreifen durch Formschluss

7 Bearbeitung

7.1 SPANENDE BEARBEITUNG

Die PEEK-Laufschicht des HI-EX®-Materials lässt sich gut spanend bearbeiten, wie. z. B. Messing. Aufgrund der inneren Elastizität der Laufschicht können die Ränder der Schmiertaschen zu Grat- und Flusenbildung neigen.

Abhilfe: Spanform beim Bearbeiten der Laufschicht als Band anstelle feinfadenförmig. Sofern die Laufschicht bearbeitet wird, sollte die Bearbeitungstiefe nicht mehr als 0,125 mm betragen, um das Schmierstoffvolumen in den Taschen nicht wesentlich zu reduzieren.

HI-EX® kann, gerieben geräumt oder ausgedreht/ausgespindelt werden. Als Bearbeitungswerkstoff eignet sich HS-Stahl oder Hartmetall. Für gute Werkzeug-Standzeiten sind Diamantwerkzeuge erforderlich.

7.2 AUSSPINDELN

Abb. 32 zeigt den empfohlenen Drehstahl.

- Einstellung: 90° zur Vorschubrichtung.
 Spitzenradius >1,5 mm.
- Seitenspanwinkel:
 30° ergibt bandförmigen Spanverlauf.
- Schnittgeschwindigkeit:
 2,0 4,5 m/s.

- Vorschub:
 0,05 0,025 mm für Schnittiefe von 0,125 mm
 (Niederer Vorschub für höhere Schnittgeschwindigkeit).
- Ausreichende Oberflächengüten können ohne Schneidölverwendung erzielt werden.
- Späneabfuhr durch Druckluft.
- Kühlmitteleinsatz ist ohne Nachteil.

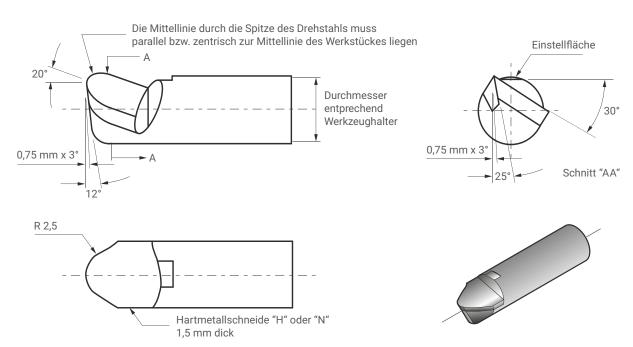


Abb. 32: Drehstahl für HI-EX

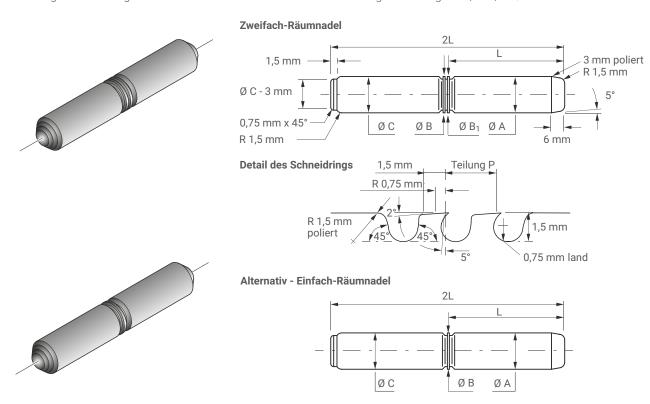
7 Bearbeitung

7.3 REIBEN

HI-EX® kann mit einer nachstellbaren geradzahnigen Handreibahle nachbearbeitet werden. Die Reibahlen müssen scharf und hart sein (Diamantbeschichtet), Schnittiefe 0,025 - 0,05 mm bei niedrigem Vorschub. Maschinenreibahle mit Schnittgechwindigkeit von ca. 0,05 m/s bei gleichen Schnitttiefen und Vorschüben wie beim Ausspindeln.

7.4 RÄUMEN

Abb. 33 zeigt Räumnadelgeometrien für Durchmesser bis 65 mm. Schnittgeschwindigkeit 0,1 - 0,5 m/s trocken.



MIN. LÄNGE DES

B + 6 + Buchsenabstand

FÜHRUNGSDORNES L

Einzelbuchse 2 oder mehr

hintereinander

BUCHSE Von	NBREITE B BIS	PITCH P
10	13	3
13	20	4
20	30	5
30	50	5,5
50	70	6
70	95	7
95	130	8

Abb. 33: Räumnadelgeometrien für HI-EX

DURC	CHMESSER	
ØA	min. Buchseninnen-Ø D _{i,a} min nach Einbau	+0,013 +0
ØВ	Nenndurchmesser D _i	+0,038 +0,025
ØС	Nenndurchmesser D _i	+0,015 +0,005
	Buchseninnen-Ø = D _{o mi} ungsnennmaß = min. Bo	
Ø B ₁	* Nenndurchmesser D _i	-0,065 -0,076

^{*} Erste Schneide der Zweifach-Räumnadel

Einfachräumnadeln werden für Buchsenbreiten < 25 mm verwendet. Zweifachräumnadeln für Buchsenbreiten ≥ 25 mm bzw. zwei oder mehrere nebeneinander angeordnete Buchsen.

Wenn Sonderräumnadeln für spezifische Formen erforderlich sind, beachten Sie:

- Führung der Räumnadel durch Führungsdorne/Schultern vor und nach dem Schneidring sicherstellen.

- zwei hintereinander mit Abstand eingebaute Buchsen erfordern Vor- und Nachführungen die länger sind als der Buchsenabstand.
- Sonderführungen außerhalb des Werkstückes sind auch möglich.
- Räumkräfte bei Großbuchsen werden durch axiale Entlastungsnuten in den Führungsdorn/Schultern reduziert
- Räumen bewirkt nur dann Konzentrizität und Parallelität, wenn externe Führungen vorhanden sind, sonst folgt die Räumnadel der ursprünglichen Fluchtung der Gehäusebohrung.
- Buchsen mit D_i > 60 mm erfordern generell eine äußere Führung der Räumnadel.

7.5 SCHWINGRÄUMEN

Der Einsatz von Einfach-Räumnadeln mit ca. 50 Hz Vorschubfrequenz ist möglich. Fasenspanwinkel: $1,5^{\circ}$ x 0,5 mm. Eine Schnittiefe von 0,25 mm mit einer durchschnittlichen Schnittgeschwindigkeit von 0,15 m/s ist akzeptabel. Eine erzeugte Oberfläche mit $R_a < 0,8$ μ m oder besser, ist ausreichend.

7.6 NACHBEARBEITUNG VON FERTIGEN LAGERN

Kürzen bzw. Teilen

Bei der Nachbearbeitung von HI-EX®-Gleitlagern sind keine besonderen Maßnahmen erforderlich.

Um Gratbildungen an der Laufschichtseite zu vermeiden, sollte die Bearbeitungsrichtung von der Laufschichtseite zum Stahlrücken erfolgen. Bei der Bearbeitung von der Stahlseite her ist ein minimaler Schneiddruck empfehlenswert.

Jegliche Stahl- oder Bronzepartikel, die in die Laufschicht eingedrückt werden, sowie alle Grate müssen entfernt werden.

7.7 BOHREN VON SCHMIERLÖCHERN

Die Buchsen müssen am Innendurchmesser unterstützt werden, um Verformungen durch den Bohrdruck zu vermeiden.

7.8 SCHNEIDEN VON STREIFEN

HI-EX®-Streifen können mit den nachfolgenden Methoden auf Größe geschnitten werden, wobei Maßnahmen gegen das Verkratzen der Laufschicht und gegen die Verformung notwendig sind:

- Horizontalfräsen mit Seiten-, Stirn- oder Scheibenfräsern
- Tafel-/Schlagscheren
- Stanzen mit oder ohne Verlustschnitt
- Rollenscheren (Schneidstrecke)
- Laserschneiden
- Wasserstrahlschneiden

8 Oberflächenbehandlung

HI-EX®-Material

Der HI-EX®-Stahlrücken kann mit fast allen konventionellen metallischen Überzügen gegen Korrosion geschützt werden:

- Zink
- Nickel
- Hartchrom
- Zink Nickel
- Chemisches Vernickeln

Bei Schichtdicken >5 µm muss die Gehäusebohrung um den Wert: 2 x galvanische Schichtdicke vergrößert werden, der Innendurchmesser der Buchse wird somit nach der Montage nicht verändert.

Im Fall elektrolytischer Angriffe sind Versuche durchzuführen, um die Verträglichkeit aller Materialien der Lagerumgebung nachzuweisen.

Gegenlaufflächen

Die Gegenlaufflächen können mit Korrosionsschutzschichten versehen werden. Dabei sind die empfohlenen Wellentoleranzen und Oberflächenrauheiten auch bei den metallischen Überzügen einzuhalten.

Bestellbeispiele

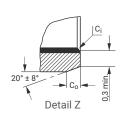
Die Bestellbeispiele gelten für die Bestellnummern in den folgenden Tabellen der Standardabmessungen (diese Teile sind nicht ab Lager lieferbar!).

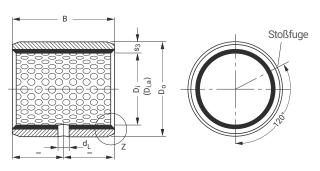
- Einbaufertige HI-EX®-Buchse mit Innendurchmesser D₁ = 20 mm und einer Breite B = 15 mm: PM 2015 HI-EX
- Nachbearbeitbare HI-EX®-Buchse mit Innendurchmesser D_i = 20 mm und einer Breite B = 15 mm, mit glatter Laufschicht für hydrodynamische Anwendungen: MB2015 HI-EX (U).

9 Standardteile

9.1 PM HI-EX® ZYLINDRISCHE BUCHSEN







Dimensionen und Toleranzen nach ISO 3547 und GSP-Spezifikatioen Hinweis: Für $D_i \le 40$ mm, Buchsenrücken mit Zinnüberzug; für $D_i > 40$ mm, Buchsenrücken mit Kupferüberzug

Außenfasen Co und Innenfasen Ci

WANDDICKE S ₃	C _o Bearbeitet	• •	C _i (h)		
1	0,6 ± 0,4	0,6 ± 0,4	-0,1 bis -0,5		
1.5	0.6 ± 0.4	0.6 ± 0.4	-0.1 bis -0.7		

WANDDICKE	C _o	C _i (b)		
S ₃	BEARBEITET	/ GEROLLT	-1,1,7	
2	$1,2 \pm 0,4$	$1,0 \pm 0,4$	-0,1 to -0,7	
2.5	18+06	12+04	-0.2 to -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.	NENNMAGE		NENNMABE WANDDICKE BREITI		WELLEN-Ø Dj [h8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]		BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb. In H7 Gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER- LOCH-Ø
DEGILLE MI	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dL
PM0808HX				8,25 7,75							kein
PM0810HX	8	10		10,25 9,75		8,000 7,978		10,015 10,000	8,105 8,040	0,127 0,040	Schmier- loch
PM0812HX				12,25 11,75							10011
PM1010HX			10,25 9,75 12,25 11,75 15,25 14,75 20,25 19,75	9,75		10,000		12,018 12,000	10,108 10,040	0,130 0,040	3
PM1012HX	10	12		11,75							4
PM1015HX				14,75		9,978					
PM1020HX											
PM1210HX				10,25 9,75	h8	12,000 11,973	Н7	14,018 14,000	12,108 12,040	0,135 0,040	3
PM1212HX			0,980 0,955	12,25 11,75 15,25							4
PM1215HX	12	14		14,75 20,25							
PM1220HX				20,25 19,75 25,25							
PM1225HX				24,75 15,25							
PM1415HX				14,75 20,25		14,000 13,973		16,018 16,000	14,108 14,040		
PM1420HX	14	16		19,75 25,25							
PM1425HX				24,75 8,25							
PM1508HX		15 17		7,75 10,25		15,000 14,973		17,018 17,000	15,108 15,040		3
PM1510HX				9,75							
PM1512HX	15			12,25 11,75 15,25							
PM1515HX				14,75							4
PM1520HX				20,25 19,75							
PM1525HX				25,25 24,75							

9 Standardteile

BESTELL NR.	NENNMABE		WANDDICKE S ₃			WELLEN-Ø Dj[h8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb, in H7 gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER- LOCH-Ø						
DESTELL MM.	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dL						
PM1615HX	16			15,25 14,75				18,018 18,000	16,108 16,040	0,135 0,040							
PM1620HX		18		20,25 19,75		16,000 15,973											
PM1625HX			0,980 0,955	25,25 24,75		10,570											
PM1815HX	18	18 20		15,25 14,75		18,000 17,973		20,021 20,000	18,111 18,040								
PM1820HX				20,25 19,75													
PM1825HX				25,25 24,75							4						
PM2010HX				10,25 9,75		20,000 19,967					1						
PM2015HX				15,25 14,75													
PM2020HX	20	23		20,25 19,75				23,021 23,000	20,131 20,050								
PM2025HX		25,25 24,75		,		,											
PM2030HX				30,25 29,75													
PM2215HX				15,25 14,75													
PM2220HX	22	25		20,25 19,75		22,000 21,967	H7	25,021 25,000	22,131 22,050	0,164 0,050							
PM2225HX				25,25 24,75													
PM2230HX			1,475	30,25 29,75													
PM2415HX			1,445	15,25 14,75		24,000		27,021 27,000	24,131 24,050								
PM2420HX	24	24 27		20,25 19,75													
PM2425HX		2/		25,25 24,75	h8	23,967											
PM2430HX				30,25 29,75													
PM2515HX	25	25								15,25 14,75							
PM2520HX			20		20,25 19,75		25,000		28,021	25,131							
PM2525HX	25	28		25,25 24,75		24,967		28,000	25,050		6						
PM2530HX				30,25 29,75													
PM283130HX		31		30,25 29,75				31,025 31,000	28,135 28,050	0,168 0,050	6						
PM2820HX	28	20	20	20	20	20			20,25 19,75		28,000						
PM2825HX		32		25,25 24,75		27,967		32,025 32,000	28,155 28,060								
PM2830HX				30,25 29,75													
PM3020HX	30			20,25 19,75						0,188 0,060							
PM3025HX		30 34	1,970 1,935	25,25 24,75		30,000 29,967		34,025	30,155 30,060								
PM3030HX				30,25 29,75				34,000									
PM3040HX				40,25 39,75													
PM3220HX		32 36		20,25 19,75		32,000 31,961		36,025 36,000	32,155 32,060	0,194 0,060							
PM3230HX	20			30,25 29,75													
PM3235HX	32			35,25 34,75													
PM3240HX				40,25 39,75													

Alle Abmessungen in mm

BESTELL NR.	NENN	IMABE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [h8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} EINGEB, IN	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIEF LOCH-Ø
DESIELL NR.	Di	D _o	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	H7 GEHÂUSE max. min.	max. min.	dı
PM3520HX				20,25 19,75							
PM3530HX				30,25 29,75							
РМ3535НХ	35	39		35,25 34,75		35,000 34,961		39,025 39,000	35,155 35,060		
PM3540HX				40,25 39,75						0,194 0,060	6
PM3550HX				50,25 49,75							
РМ3635НХ	36	40	1,970 1,935	35,25 34,75		36,000 35,961		40,025 40,000	36,155 36,060		
M3720HX	37	41		20,25 19,75		37,000 36,961		41,025 41,000	37,155 37,060		
M4020HX				20,25 19,75		·					
M4030HX	40	4.4		30,25 29,75 40,25 39,75		40,000		44,025	40,155		
M4040HX	40	44				39,961		44,000	40,060		
M4050HX				50,25 49,75							
M4520HX				20,25 19,75							
M4525HX				25,25 24,75							
M4530HX	4.5	50		30,25 29,75		45,000		50,025	45,195	0,234	
M4540HX	45	50		40,25 39,75		44,961		50,000	45,080	0,080	
M4545HX				45,25 44,75				7			
M4550HX				50,25 49,75	h8		H7				
M5030HX				30,25 29,75							
M5040HX				40,25 39,75							
M5045HX	50	55		45,25 44,75		50,000 49,961		55,030 55,000	50,200 50,080	0,239 0,080	
M5050HX				50,25 49,75							8
M5060HX			2,460	60,25 59,75							
M5520HX			2,415	20,25 19,75							
M5525HX				25,25 24,75							
M5530HX		60		30,25 29,75		55,000		60,030	55,200		
M5540HX	55	60		40,25 39,75		54,954		60,000	55,080		
M5550HX				50,25 49,75							
M5560HX				60,25 59,75						0,246 0,080	
M6030HX				30,25 29,75						-,,	
M6040HX				40,25 39,75							
M6050HX	60	65		50,25		60,000 59,954		65,030 65,000	60,200 60,080		
M6060HX				49,75 60,25 59,75	0,,504		00,000	00,000			
M6070HX				70,25 69,75							

BESTELL NR.	NENN	IMABE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj[h8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb. In H7 gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER LOCH-Ø
DESIELL MK.	Di	D _o	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dL
PM6530HX				30,25 29,75							
PM6540HX				40,25 39,75							
PM6550HX	65	70		50,25 49,75		65,000 64,954		70,030 70,000	65,262 65,100		
PM6560HX				60,25 59,75							
PM6570HX				70,25 69,75							
PM7030HX				30,25 29,75							
PM7040HX				40,25 39,75							8
PM7045HX				45,25 44,75 50,25 49,75 60,25 59,75					0,308		
PM7050HX	70	75			70,000 69,954		75,030	70,262	0,100		
PM7060HX		/3					75,000	70,100			
PM7065HX				65,25 64,75							
РМ7070НХ				70,25 69,75							
PM7080HX				80,25 79,75							
PM7540HX				40,25 39,75							
PM7560HX	75	80		60,25 59,75		75,000 74,954		80,030 80,000	75,262 75,100		
PM7580HX				80,25 79,75							
PM8040HX			2,450 2,384	40,50 39,50	h8		H7				
PM8050HX				50,50 49,50					80,267 80,100	0,313 0,100	
PM8060HX	80	85		60,50 59,50		80,000 79,954		85,035 85,000			
PM8080HX				80,50 79,50							
PM80100HX				100,50 99,50							
PM8530HX				30,50 29,50							
PM8540HX				40,50 39,50							9,5
PM8560HX	85	90		60,50 59,50		85,000 84,946		90,035 90,000	85,267 85,100		9,0
PM8580HX				80,50 79,50							
PM85100HX				100,50 99,50							
PM9040HX				40,50 39,50						0,321	
РМ9060НХ				60,50 59,50						0,100	
РМ9080НХ	90	95		80,50 79,50		90,000 89,946		95,035 95,000	90,267 90,100		
РМ9090НХ				90,50 89,50							
РМ90100НХ				100,50 99,50							
PM9560HX	0.5	100		60,50 59,50		95,000		100,035	95,267		
PM95100HX	95	100		100,50 99,50		94,946		100,000	95,100		

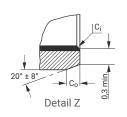
BESTELL NR.	NENN	MABE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [h8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb, in H7 gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER- LOCH-Ø
	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dı
PM10040HX				40,50 59,50							
PM10050HX				50,50 49,50							
PM10060HX	100	105		60,50 59,50		100,000		105,035	100,267		
PM10080HX	100	105		80,50 79,50		99,946		105,000	100,100		
PM10095HX				95,50 94,50							
PM100115HX				115,50 114,50							
PM10560HX				60,50 59,50							
PM10565HX	105	110		65,50 64,50		105,000		110,035	105,267		
PM105110HX	103	110	2,450 2,384	110,50 109,50		104,946		110,000	105,100	0,321 0,100	
PM105115HX				115,50 114,50							
PM11050HX				50,50 49,50							
PM11060HX				60,50 59,50							9,5
PM110100HX	110	115		100,50 99,50		110,000 109,946		115,035 115,000	110,267 105,100		
PM110110HX				110,50 109,50							
PM110115HX				115,50 114,50							
PM11550HX	115	120		50,50 49,50		115,000		120,035	115,267		
PM11570HX	115	120		70,50 69,95	h8	114,946	H7	120,000	115,100		
PM12060HX				60,50 59,50							
PM120100HX	120	125		100,50 99,50		120,000 119,946		125,040 125,000	120,280 120,130	0,334 0,130	
PM120110HX				110,50 109,50							
PM12560HX				60,50 59,50							
PM125100HX	125	130		100,50 99,50		125,000 124,937		130,040 130,000	125,280 125,130		
PM125110HX				110,50 109,50							
PM13050HX				50,50 49,50							
PM13060HX	120	105	2,435	60,50 59,50		130,000		135,040	130,280		
PM13080HX	130	135	2,380	80,50 79,50		129,937		135,000	130,130		
PM130100HX				100,50 99,50						0,343 0,130	
PM13560HX	105	140		60,50 59,50		135,000		140,040	135,280		kein
PM13580HX	135	140		80,50 79,50		134,937		140,000	135,130		Schmier- loch
PM14050HX				50,50 49,50							
PM14060HX	140	4.4		60,50 59,50		140,000		145,040	140,280		
PM14080HX	140	145		80,50 79,50		139,937		145,000	140,130		
PM140100HX				100,50 99,50							

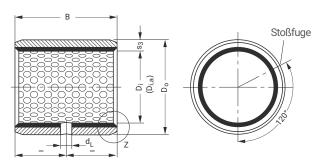
BESTELL NR.	NENN	MAßE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [h8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb, in H7 gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER- LOCH-Ø
DESTELL NR.	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dı
PM15050HX				50,50 49,50							
PM15060HX				60,50 59,50		150,000		155,040	150,280		
PM15080HX	150	155		80,50 79,50		149,937		155,000	150,130		
PM150100HX				100,50 99,50							
PM16050HX				50,50 49,50							
PM16060HX	160	165		60,50 59,50		160,000		165,040	160,280	0,343	
PM16080HX	160	165		80,50 79,50		159,937		165,000	160,130	0,130	
PM160100HX				100,50 99,50							
PM17050HX				50,50 49,50							
PM17060HX	170	175		60,50 59,50		170,000		175,040	170,280		
PM17080HX	170	1/5		80,50 79,50		169,937		175,000	170,130		
PM170100HX				100,50 99,50						0,349	
PM18050HX				50,50 49,50							
PM18060HX	180	185		60,50 59,50		180,000 179,937		185,046	180,286		
PM18080HX	100	100		80,50 79,50				185,000	180,130	0,130	
PM180100HX				100,50 99,50							
PM19050HX				50,50 49,50			H7				
PM19060HX			2,435	60,50 59,50	h8				190,286 190,130		kein Schmier-
PM19080HX	190	195	2,380	80,50 79,50	110	190,000 189,928		195,046 195,000			loch
PM190100HX				100,50 99,50							
PM190120HX				120,50 119,50							
PM20050HX				50,50 49,50							
PM20060HX				60,50 59,50							
PM20080HX	200	205		80,50 79,50		200,000 199,928		205,046 205,000	200,286 200,130		
PM200100HX				100,50 99,50							
PM200120HX				120,50 119,50						0,358	
PM22050HX				50,50 49,50						0,130	
PM22060HX				60,50 59,50							
PM22080HX	220	225		80,50 79,50		220,000 219,928		225,046 225,000	220,286 220,130		
PM220100HX				100,50 99,50							
PM220120HX				120,50 119,50							
PM24050HX				50,50 49,50 60,50 59,50							
PM24060HX											
PM24080HX	240	245		80,50 79,50		240,000 239,928					
PM240100HX				100,50 99,50							
PM240120HX				120,50 119,50							

BESTELL NR.	NENN	IMAßE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [h8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb, in H7 Gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER- LOCH-Ø
	Di	D _o	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dı
PM25050HX				50,50 49,50							
PM25060HX				60,50 59,50							
PM25080HX	250	255		80,50 79,50		250,000 249,928		255,052 255,000	250,292 250,130	0,364 0,130	
PM250100HX				100,50 99,50		,				,	
PM250120HX				120,50 119,50							
PM26050HX				50,50 49,50							
PM26060HX				60,50 59,50							
PM26080HX	260	265		80,50 79,50		260,000 259,919		265,052 265,000	260,292 260,130		
PM260100HX				100,50 99,50		200,010			200,100		
PM260120HX			2,435	120,50 119,50							kein
PM28050HX			2,380	50,50 49,50	h8		H7				Schmier- loch
PM28060HX				60,50 59,50							
PM28080HX	280	285		80,50 79,50		280,000 279,919		285,052 285,000	280,292 280,130	0,373 0,130	
PM280100HX				100,50 99,50		2,3,513		200,000	200,100	0,100	
PM280120HX				120,50 119,50							
PM30050HX				50,50 49,50							
PM30060HX				60,50 59,50							
PM30080HX	300	305		80,50 79,50		300,000 299 919		305,052 305,000	300,292 300,130		
PM300100HX				100,50 99,50		299,919	9 305,000	000,000	000,100		
PM300120HX				120,50 119,50							

9.2 MB HI-EX® ZYLINDRISCHE BUCHSEN







Dimensionen und Toleranzen nach ISO 3547 und GSP-Spezifikatioen Hinweis: Für $D_i \le 40$ mm, Buchsenrücken mit Zinnüberzug; für $D_i > 40$ mm, Buchsenrücken mit Kupferüberzug

Außenfasen Co und Innenfasen Ci

WANDDICKE S ₃	C _o BEARBEITET	• •	C _i (b)
1	0,6 ± 0,4	0,6 ± 0,4	-0,1 bis -0,5
1.5	06+04	06+04	-0.1 his -0.7

WANDDICKE	C _o	(a)	C _i (b)
S ₃	BEARBEITET	/ GEROLLT	Ol (n)
2	$1,2 \pm 0,4$	$1,0 \pm 0,4$	-0,1 to -0,7
2,5	1,8 ± 0,6	1,2 ± 0,4	-0,2 to -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	IMAßE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [d8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb. In H7 Gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER- LOCH-Ø
	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	d _L
MB0808HX				8,25 7,75							Irain
MB0810HX	8	10		10,25 9,75		7,960 7,938		10,015 10,000	8,015 8,000	0,077 0,040	kein Schmier-
MB0812HX				12,25 11,75							loch
MB1010HX				10,25 9,75							3
MB1012HX				12,25 11,75		9,960		12,018	10.018	0.080	
MB1015HX	10	12		15,25 14,75		9,938		12,000	10,000	0,040	4
MB1020HX				20,25 19,75							
MB1210HX				10,25 9,75							3
MB1212HX				12,25 11,75							
MB1215HX	12	14	1,108 1,082	15,25 14,75	d8	11,950 11,923	H7	14,018 14,000	12,018 12,000		
MB1220HX			1,002	20,25 19,75		11,923		14,000	12,000		
MB1225HX				25,25 24,75							4
MB1415HX				15,25 14,75						0,095	
MB1420HX	14	16		20,25 19,75		13,950 13,923		16,018 16,000	14,018 14,000	0,050	
MB1425HX				25,25 24,75		10,320		10,000	14,000		
MB1510HX				10,25 9,75							3
MB1512HX				12,25 11,75		14.050		17.019	15,018		
MB1515HX	15	15 17	17	15,25 14,75		14,950 14,923		17,018 17,000	15,000		4
MB1525HX				25,25 24,75							

BESTELL NR.	NENN	MABE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [d8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb. In H7 gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER LOCH-Ø
DEGILLE IIII.	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dı
MB1615HX				15,25 14,75							
MB1620HX	16	18		20,25 19,75		15,950 15,923		18,018 18,000	16,018 16,000		
MB1625HX			1,108	25,25 24,75						0,095	
MB1815HX			1,082	15,25 14,75						0,050	
MB1820HX	18	20		20,25 19,75		17,950 17,923		20,021 20,000	18,018 18,000		
MB1825HX				25,25 24,75							4
MB2010HX				10,25 9,75 15,25 14,75 20,25 19,75 25,25 24,75							
MB2015HX											
MB2020HX	20	23				19,935 19,902		23,021 23,000	20,021 20,000		
MB2025HX											
MB2030HX				30,25 29,75							
MB2215HX				15,25 14,75							
MB2220HX	22	25		20,25 19,75		21,935 21,902		25,021	22,021		
MB2225HX	22	23		25,25 24,75			Н7	25,000	22,000		
MB2230HX			1,608 1,576	30,25 29,75	d8						
MB2415HX				15,25 14,75							
MB2420HX	24	27		20,25 19,75		23,935		27,021	24,021		
MB2425HX	24	21		25,25 24,75		23,902		27,000	24,000	0,119 0,065	
MB2430HX				30,25 29,75							
MB2515HX				15,25 14,75							6
MB2520HX	25	28		20,25 19,75		24,935		28,021	25,021		0
MB2525HX	23	20		25,25 24,75		24,902		28,000	25,000		
MB2530HX				30,25 29,75							
MB2820HX				20,25 19,75							
MB2825HX	28	32		25,25 24,75	27,935 27,902		32,025 32,000	28,021 28,000			
MB2830HX			2,108	30,25 29,75							
MB3020HX			2,072	29,75 20,25 19,75 30,25 29,75 40,25 39,75							
MB3030HX	30	34				30,000 29,967					
MB3040HX											

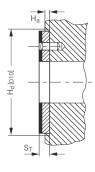
BESTELL NR.	NENN	IMAßE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [d8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb, in H7 gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER- LOCH-Ø
DIGITLE MA.	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dı
MB3220HX				20,25 19,75							
MB3230HX	32	36		30,25 29,75		31,920		36,025	32,025		
MB3235HX	32	30		35,25 34,75		31,881		36,000	32,000		
MB3240HX				40,25 39,75							6
MB3520HX				20,25 19,75							0
MB3530HX	35	39	2,108	30,25 29,75		34,920 34,881		39,025 39,000	35,025 35,000		
MB3550HX			2,072	50,25 49,75							
MB3720HX	37	41		20,25 19,75		36,920 36,881		41,025 41,000	37,025 37,000		
MB4020HX				20,25 19,75							
MB4030HX	40	44		30,25 29,75		39,920		44,025	40,025	0,144 0,080	
MB4040HX	40	44		40,25 39,75		39,881		44,000	40,000		
MB4050HX				50,25 49,75							
MB4520HX				20,25 19,75							
MB4530HX				30,25 29,75							
MB4540HX	45	50		40,25 39,75	d8	44,920 44,881	H7	50,025 50,000	45,025 45,000		
MB4545HX				45,25 44,75							
MB4550HX				50,25 49,75							
MB5040HX	50	55		40,25 39,75		49,920		55,030	50,025		
MB5060HX	30	33		60,25 59,75		49,881		55,000	50,000		8
MB5520HX				20,25 19,75							
MB5525HX			2,634 2,588	25,25 24,75							
MB5530HX	55	60		30,25 29,75		54,900		60,030	55,030		
MB5540HX	55	60		40,25 39,75		54,854		60,000	55,000		
MB5550HX				50,25 49,75						0,144	
MB5560HX				60,25 59,75						0,080	
MB6030HX				30,25 29,75							
MB6040HX	(0)	65		40,25 39,75		59,900		65,030	60,030		
MB6060HX	60	65		60,25 59,75		59,854		65,000	60,000		
MB6070HX				70,25 69,75							

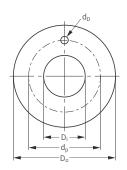
BESTELL NR.	NENN	IMAßE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [d8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb. In H7 Gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER LOCH-Ø
DEGILLE MI.	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dL
MB6540HX				40,25 39,75							
MB6550HX		70		50,25 49,75		64,900		70,030	65,030		
MB6560HX	65	70		60,25 59,75		64,854		70,000	65,000		
MB6570HX				70,25 69,75							
MB7040HX				40,25 39,75							8
MB7050HX				50,25 49,75							
MB7065HX	70	75		65,25 64,75		69,900 69,854		75,030 75,000	70,030 70,000		
MB7070HX				70,25 69,75						0,176 0,100	
MB7080HX				80,25 79,75							
MB7540HX				40,25 39,75							
MB7560HX	75	80		60,25 59,75		74,900 74,854		80,030 80,000	75,030 75,000		
MB7580HX				80,25 79,75							
MB8040HX				40,50 39,50							
MB8060HX		0.5		60,50 59,50		79,900		85,035	80,030		
MB8080HX	80	85		80,50 79,50		79,854		85,000	80,000		
MB80100HX			2,634	100,50 99,50	40						
MB8530HX			2,568	30,50 29,50	d8		H/	H7			
MB8540HX				40,50 39,50							
MB8560HX	85	90		60,50 59,50		84,880 84,826		90,035 90,000	85,035 85,000		
MB8580HX				80,50 79,50				,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,			
MB85100HX				100,50 99,50							9,5
MB9040HX				40,50 39,50							
MB9060HX		0.5		60,50 59,50		89,880		95,035	90,035		
MB9090HX	90	95		90,50 89,50		89,826		95,000	90,000	0,209	
MB90100HX				100,50 99,50						0,120	
MB9560HX	0.5	40-		60,50 59,50		94,880		100,035	95,035		
MB95100HX	95	100		100,50 99,50		94,826		100,000	95,000		
MB10050HX				50,50 49,50							
MB10060HX				60,50 59,50							
MB10080HX	100	105		80,50 79,50		99,880 99,826	105,035 105,000	100,035 100,000			
MB10095HX				95,50 94,50		77,020		100,000			
MB100115HX				115,50 114,50							

BESTELL NR.	NENN	MABE	WANDDICKE S ₃	BREITE B		WELLEN-Ø Dj [d8]		GEHÄUSE-Ø D _H [H7]	BUCHSEN-Ø D _{i,a} Eingeb. In H7 gehäuse	LAGERSPIEL C _{Dm}	SCHMIER- LOCH-Ø
	Di	Do	max. min.	max. min.		max. min.		max. min.	max. min.	max. min.	dı
MB10560HX				60,50 59,50							
MB105110HX	105	110		110,50 109,50		104,880 104.826		110,035 110,000	105,035 105.000		
MB105115HX				115,50 114,50		101,020		110,000	100,000		
MB11060HX			2,634 2,568	60,50 59,50		109.880		115.035	110.035		
MB110115HX	110	115	2,500	115,50 114,50		109,880		115,035	110,035	0,209 0,120	
MB11550HX				50,50 49,50		114,000		120.035	115.005	0,120	9.5
MB11570HX	115	120		70,50 69,50		114,880 114,826		120,035	115,035 115,000		
MB12060HX				60,50 59,50		110,000		105.040	100.005		
MB120100HX	120	125		100,50 99,50		119,880 119,826		125,040 125,000	120,035 120,000		
MB125100HX	125	130		100,50 99,50		124,855 124,792		130,040 130.000	125,040 125,000		_
MB13050HX				50,50 49,50	d8	124,792	H7	130,000	123,000		
MB13060HX	130	135		60,50		129,855		135,040	130,040		
MB130100HX				59,50 100,50 99,50		129,792		135,000	130,000		
MB13560HX			2,619 2,564	60,50 59,50		104055		1.40.040	105.040		
MB13580HX	135	140	2,504	80,50 79,50		134,855 134,792		140,040 140,000	135,040 135,000	0,248	kein
MB14060HX				60,50 59,50		100.055		145040	140040	0,145	Schmier- loch
MB140100HX	140	145		100,50		139,855 139,792		145,040 145,000	140,040 140,000		
MB15060HX				99,50 60,50							
MB15080HX	150	155		59,50 80,50		149,855		155,040	150,040		
MB150100HX				79,50 100,50 99.50		149,792		155,000	150,000		

9.3 HI-EX® ANLAUFSCHEIBEN







BESTELL NR.	INNEN-Ø	AUBEN-Ø	DICKE	STIFTLOCH		EINDREHTIEFE
	D _i max. min.	D _o max. min.	S _T max. min.	Ø d _D max. min.	PCD Ø d _P max. min.	H _a max. min.
WC08HX	10,25 10,00	20,00 19,75	1,58 1,49	-	-	1,20 0,95
WC10HX	12,25 12,00	24,00 23,75		1,875 1,625	18,12 17,88	
WC12HX	14,25 14,00	26,00 25,75		2,375 2,125	20,12 19,88	
WC14HX	16,25 16,00	30,00 29,75			22,12 21,88	
WC16HX	18,25 18,00	32,00 31,75			25,12 24,88	
WC18HX	20,25 20,00	36,00 35,75		3,375 3,125	28,12 27,88	
WC20HX	22,25 22,00	38,00 37,75			30,12 29,88	
WC22HX	24,25 24,00	42,00 41,75			33,12 32,88	
WC24HX	26,25 26,00	44,00 43,75			35,12 34,88	
WC25HX	28,25 28,00	48,00 47,75		4,375 4,125	38,12 37,88	
MC30HX	32,25 32,00	54,00 53,75			43,12 42,88	
WC35HX	38,25 38,00	62,00 61,75			50,12 49,88	
WC40HX	42,25 42,00	66,00 65,75			54,12 53,88	
WC45HX	48,25 48,00	74,00 73,75	2,60 2,51		61,12 60,88	1,70 1,45
WC50HX	52,25 52,00	78,00 77,75			65,12 64,88	
WC60HX	62,25 62,00	90,00 89,75			76,12 75,88	

Alle Abmessungen in mm

9.4 HI-EX® GLEITSTREIFEN

HI-EX® Gleitstreifen sind als Sonderteile auf Anfrage erhältlich.

10 Prüfmethoden

10.1 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 D₀ in einer Prüfvorrichtung mit Prüfaufnahme und Einstelldorn.

PRÜFUNG A NACH ISO 3547TEIL 2 (AN PM2015HX)	
Prüfaufnahme und Einstelldorn d _{ch,1}	23,062 mm
Prüfkraft F _{ch}	4500 N
Grenzwerte für Δz	0 and -0,065 mm
Außendurchmesser D _o	23,035 to 23,075 mm

Tabelle 7: Prüfung A nach ISO 3547 Teil 2

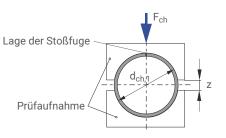


Abb. 34: Prüfung A, Beispiel für die Zeichnungseintragung

Test B (alternativ zu Test A)

Prüfung des Außendurchmessers mit einer GEHT / GEHT NICHT Ringlehre.

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.

Buchse in Lehrring eingepresst 20,061 0 0 0,050 A

Abb. 35: Prüfung C, Beispiel für die Zeichnungseintragung

Prüfung D nach ISO 3547 Teil 2

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

11 Technisches Datenblatt

E-Mail Adresse _



Nicht sicher, welches GGB Material für Ihre Anwendung geeignet ist? Bitte füllen Sie das nachstehende Formular aus und leiten Sie es an Ihren GGB Vertriebsmitarbeiter oder Distributionspartner weiter.

DATEN ZUR GLE	ITLAGERAUSLEGUN	G			
Anwendung:					
Projekt / Nr.:		Stückzahl:	Neukons	truktion be	stehende Konstruktior
Punktlast	Umfangslast	Rotierende Bewegung	Oszilliere	nde Bewegung	Linearbewegung
ABMESSUNGE	N [mm]	PASSUNGEN & TOLE	RANZEN	LAGERART:	
Innendurchmesse	r D _i	Welle	D _J	□ - 12121.	5
Außendurchmesse	er D _o	Lagergehäuse	D _H	Zylindrische Buchse	<u> </u>
Lagerbreite	В			® D uchice	↑
Bunddurchmesser	D _{fl}	BETRIEBSUMGEBUN			ە ق
Bunddicke	B _{fl}	Umgebungstemperatur T	uiiib		T
Scheibendicke	S _T	Werkstoff des Lagergehäu	uses		<u> </u>
Streifenlänge	L	Gehäuse mit guten			
Streifenbreite	W	Wärmeübertragungseigen			
Streifendicke	S _s	Leichte Pressteile oder is schlechten Wärmeübertra		Bundbuchse	-
LAST		Nichtmetallisches Gehäu			→ B _{fl}
Statische Belas	otuna	Wärmeübertragungseige			A (111111111111111111111111111111111111
Dynamische Be		Wechselbetrieb in Wasse	er und Trockenlauf		
Axialbelastung F	[N]	SCHMIERUNG			
Radialbelastung F		Trocken			
radiabelasturig i	[14]	Dauerschmierung			▼ ////////////////////////////////////
BEWEGUNGSA	RT	Mediumschmierung			<u> </u>
Drehzahl	N [1/min]	Nur Initialschmierung			_
Geschwindigkeit	U [m/s]	Hydrodynamische Beding	gungen	Anlaufschei	be → S _T
Hublänge	L _s [mm]	Medium	gungen		
Hubfrequenz	[1/min]				A [1]
Oszillations-	φ [°]	Schmierstoff	D 1		ا ا ا
zyklus		Dynam. Viskosität η[m	Pas]		
-(\\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ 	BETRIEBSSTUNDEN	PRO TAG		<u>*</u>
		Dauerbetrieb			₩
Oszillationsfrequen	z N _{osz} [1/min]	Aussetzbetrieb			
Communication Equation 101 (17)		Einschaltdauer		Gleitplatte	
GEGENWERKS	TOFF	Tage pro Jahr		C	က် မ
Werkstoff				•	
Härte	HB/HRC	LEBENSDAUER	6.1		
Rauheit	Ra [µm]	Erforderl. Lebensdauer L	_ _H [h]		*
				}	
KUNDENDATEN					7
Firma				Sonderteile	
Straße				(Skizze/Zeid	chnung)
PLZ / Ort				_	
Telefon		Fax		_	
				-	

FORMELZEICHEN UND BENENNUNGEN

SYMBOL	EINHEIT	BENENNUNG
a _B	-	Korrekturfaktor für die Lagergröße
a _E	-	Hochlastfaktor
aQ	-	Korrekturfaktor für Geschwindigkeit/ Belastung
as	-	Korrekturfaktor für Oberflächengüte
a _T	-	Korrekturfaktor für Temperatur
В	mm	Buchsenbreite
С	1/min	Belastungsfrequenz, dynamisch
C_{D}	mm	Einbauspiel der eingepressten Buchse
C_{Dm}	mm	Einbauspiel der bearbeiteten Buchse
Ci	mm	Breite der Innenfase
Co	mm	Breite der Außenfase
C_T	-	Gesamtanzahl der dynamischen Lastwechsel
D_H	mm	Durchmesser des Lagergehäuses
Di	mm	Innendurchmesser der Buchse oder der Anlaufscheibe
D _{i,a}	mm	Innendurchmesser der Buchse nach der Montage in das Lagergehäuse
D _{i,a,m}	mm	Innendurchmesser der Buchse nach der Bearbeitung
D_J	mm	Wellendurchmesser
D_{Jm}	mm	Wellendurchmesser der bearbeiteten Buchse
Do	mm	Außendurchmesser der Buchse oder der Anlaufscheibe
d_D	mm	Stiftlochdurchmesser
dL	mm	Öllochdurchmesser
d _p	mm	Lochkreisdurchmesser des Stiftloches
F	Ν	Nennbelastung/Lagerkraft
Fi	N	Einpresskraft
f	-	Gleitreibungszahl
Ha	mm	Eindrehtiefe für Gehäuse (z.B. bei Anlaufscheiben)
H_{d}	mm	Durchmesser der Gehäuseplanfläche (Anlaufscheiben)
L	mm	Länge des Gleitstreifens
L _H	h	Lagerlebensdauer
L _{RG}	h	Nachschmierintervall

SYMBOL	EINHEIT	BENENNUNG
N	1/min	Drehzahl
Nosc	1/min	Schwenkfrequenz
р	N/mm ²	Spezifische Lagerbelastung
p _{lim}	N/mm ²	Maximal zulässige spezifische Lagerbelastung
p _{sta,max}	N/mm ²	Zulässige statische Lagerbelastung
p _{dyn,max}	N/mm ²	Zulässige dynamische Lagerbelastung
Q	-	Anzahl der Schwenkbewegungen
R	-	Anzahl der Nachschmierintervalle
Ra	μm	Mittenrauhwert (DIN 4768, ISO/DIN 4287/1)
\$3	mm	Buchsenwanddicke
s _S	mm	Dicke des Gleitstreifens
s _T	mm	Dicke der Anlaufscheibe
Т	°C	Temperatur
T_{amb}	°C	Lager-Umgebungstemperatur
T_{max}	°C	Maximale Temperatur
T_{min}	°C	Minimale Temperatur
U	m/s	Gleitgeschwindigkeit
u	-	Korrekturfaktor für Gleitgeschwindigkeit
W	mm	Breite des Gleitstreifens
$W_{u min}$	mm	Minimale Nutzbreite des Gleitstreifens
Z_T	-	Gesamtanzahl der Belastungszyklen
α_1	1/10 ⁶ K	Linearer Wärmeausdehnungskoeffizient parallel zur Oberfläche
α_2	1/10 ⁶ K	Linearer Wärmeausdehnungskoeffizient senkrecht zur Oberfläche
$\sigma_{\!\scriptscriptstyle C}$	N/mm ²	Druckfestigkeit
λ	W/mK	Wärmeleitfähigkeit
φ	٥	Schwenkbewegung: Ausschlag ab Mittelachse nach jeder Seite
η	Ns/mm ²	Dynamische Viskosität des Schmiermittels

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 2023; 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:

 $\textbf{https://www.ggbearings.com/de/wer-wir-sind/qualitaet-und-umweltschutz} \ ansehen/downloaden. \\$

GGB® und HI-EX® sind Warenzeichen von GGB.

Jegliche Verwendung der Warenzeichen von GGB ist ohne deren vorherige schriftliche Genehmigung ausdrücklich untersagt.

©2023 GGB. Alle Rechte vorbehalten.







PUSHING BOUNDARIES TO CO-CREATE A HIGHER QUALITY OF LIFE









GGB HEILBRONN GMBH

Ochsenbrunnenstr. 9 | D-74078 Heilbronn Tel: +49 7131 269 0 www.ggbearings.com/de



HB109DEU03-23HN