

# Innenzahnradpumpe PGP Serie 2X und 3X

### **RD 10231**

Ausgabe: 07.2014 Ersetzt: 06.2005



- ► Konstantes Verdrängungsvolumen
- ► Baugröße 2 und 3
- ► Nenngröße 6.3 bis 32
- ► Höchstdruck 350 bar
- ► Verdrängungsvolumen 6.5 bis 32.5 cm³

### Merkmale

- ► Geringes Betriebsgeräusch
- ► Geringe Pulsation des Volumenstromes
- ► Hoher Wirkungsgrad auch bei geringer Viskosität durch Dichtspaltkompensation
- ► Lange Lebensdauer durch Gleitlager und Dichtspaltkompensation
- ► Geeignet für großen Viskositäts- und Drehzahlbereich
- ► Sehr gutes Saugverhalten
- ► Kombinierbar mit Innenzahnradpumpen PGH und PGF, Flügelzellenpumpen und Axialkolbenpumpen
- Verwendung:
  - Für Antriebe mit hohem Betriebsdruck bis 10<sup>6</sup> Lastwechsel, zum Beispiel Abkantpressen

Inhalt	
Typenschlüssel	2
Funktionsbeschreibung	3
Technische Daten	4
Kennlinien	6
Abmessungen Baugröße 2	7
Abmessungen Baugröße 3	8
Leitungsanschlüsse	Ş
Mehrfachpumpen	10
Allgemeine Projektierungshinweise	11
Hydraulische Projektierung	11
Mechanische Projektierung	13
Wartungsplan und Betriebssicherheit	15
Zubehör	15

# **Typenschlüssel**

	01	02	03		04		05	06	07	08	09	10		11	12
ı	PG	Р		_		1		R			V				*
<b>-</b>															
Typ 01		zahnradni	ımne kons	stantes Vei	rdrängungs	svolumen	snaltkomr	nensiert							PG
!	reihe					,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,									1
		uckpumpe	e, Höchstd	ruck 350 h	har										Р
	größe		5, 110011010		<u> </u>										<u> </u>
-	BG2	В													2
	BG3														3
Seri	ie												BG2	BG3	
		20 bis 29	(20 bis 29	: unveränd	derte Einba	ıu- und An	schlussma	ße)					•	-	2X
	Serie	30 bis 39	(30 bis 39	: unveränd	derte Einba	ıu- und An	schlussma	ße)					-	•	ЗХ
Nen	ngröß	9							NG	i		•			
_	BG2								6.3	3					006
									8.0	)					008
									_11	.0					011
									_13						013
									16						016
	BG3								20 25						020
									32						032
Drol	hrichtu	ınα													002
		ick auf Tri	ebwelle						re	chts					R
	bwelle														1
			lle mit Pas	sfeder, IS	O 3019-2 r	nit Durcht	rieb								Е
H					verzahnunį										J
Leit	ungsar	nschlüsse													•
_			kanschluss	nach SAE	J518										07
	Quadr	atischer F	lanschans	chluss nac	ch DIN 390	1 bzw. DI	N 3902, m	etrisches B	efestigung	sgewinde					20
Dicł	ntungs	werkstoff	1												
09	FKM (	Fluor-Kau	tschuk)												V
Anb	auflan	sch													
10	4-Loch	n-Befestig	ungsflansc	h nach ISC	O 3019-2 u	nd VDMA	24560 Teil	1							E4
	2-Lock	n-Befestig	ungsflansc	h nach ISC	3019-1										U2
Opt	ion														
4.4	Absch	lussdecke	l für Anba	u einer PG	F-Pumpe o	der nächst	kleineren	Baugröße							К

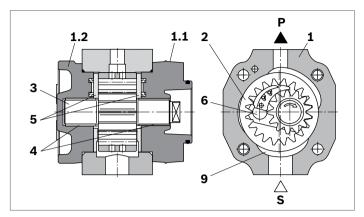
Тур	Materialnummer
PGP3-3X/025RE20VE4	R900086823

Es sind nicht alle Varianten nach dem Typenschlüssel möglich! Bitte wählen Sie die gewünschte Pumpe anhand der Auswahltabellen auf Seite 7 bis 8 oder nach Rücksprache mit Bosch Rexroth aus!

Auf Anfrage sind Sonderoptionen möglich, zum Beispiel integrierte Druckbegrenzungsventile.

12 Weitere Angaben im Klartext

# **Funktionsbeschreibung**



#### Aufbau

Hydraulikpumpen des Typs PGP sind leckspaltkompensierte Innenzahnradpumpen mit konstantem Verdrängungsvolumen.

Sie bestehen im Wesentlichen aus Gehäuse (1), Lagerdeckel (1.1), Abschlussdeckel (1.2), Hohlrad (2), Ritzelwelle (3), Gleitlagern (4), Axialscheiben (5) und Anschlagstift (6), sowie dem Segmentfüllstück (7), das sich aus Segment (7.1), Segmentträger (7.2) und den Dichtrollen (7.3) zusammensetzt.

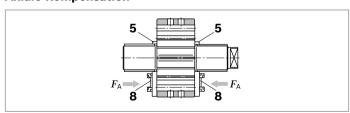
#### Saug- und Verdrängungsvorgang

Die hydrodynamisch gelagerte Ritzelwelle (3) treibt das innenverzahnte Hohlrad (2) in der gezeigten Drehrichtung an.

Während der Drehbewegung erfolgt auf einem Winkel von ca. 180° im Saugbereich die Volumenvergrößerung. Es entsteht ein Unterdruck und Flüssigkeit strömt in die Kammern

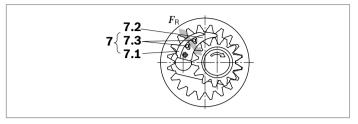
Das sichelförmige Segmentfüllstück (7) trennt Saug- und Druckraum. Im Druckraum tauchen die Zähne der Ritzelwelle (3) wieder in die Zahnlücken des Hohlrades (2). Die Flüssigkeit wird über den Druckkanal (P) verdrängt.

### **Axiale Kompensation**



Die axiale Kompensationskraft  $F_A$  wirkt im Bereich des Druckraumes und wird mit dem Druckfeld (8) in den Axialscheiben (5) erzeugt. Die axialen Längsspalten zwischen den rotierenden und den feststehenden Teilen sind dadurch außerordentlich klein und gewährleisten eine optimale axiale Abdichtung des Druckraumes.

#### **Radiale Kompensation**



Die radiale Kompensationskraft  $F_R$  wirkt auf Segment (7.1) und Segmentträger (7.2).

Die Flächenverhältnisse und die Lage der Dichtrollen (7.3) zwischen dem Segment und Segmentträger sind so ausgelegt, dass eine weitgehend leckspaltfreie Abdichtung zwischen Hohlrad (2), Segmentfüllstück (7) und Ritzelwelle (3) erreicht wird.

Federelemente unter den Dichtrollen (7.3) sorgen für ausreichende Anpressung, auch bei sehr niedrigen Drücken.

## Hydrodynamische und hydrostatische Lagerung

Die auf die Ritzelwelle (3) wirkenden Kräfte werden von hydrodynamisch geschmierten Radialgleitlagern (4) aufgenommen; die auf das Hohlrad (2) wirkenden Kräfte, von dem hydrostatischen Lager (9).

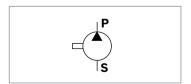
## Verzahnung

Die Verzahnung ist eine Evolventenverzahnung. Ihre große Eingriffslänge ergibt eine geringe Volumenstrom- und Druckpulsation; diese geringen Pulsationsraten tragen wesentlich zum geräuscharmen Lauf bei.

## Verwendete Werkstoffe

Gehäuse (1), Lagerdeckel (1.1), Abschlussdeckel (1.2) und Axialscheiben (5): Stahl-Aluminium-Verbundwerkstoff Hohlrad (2), Ritzelwelle (3) und Anschlagstift (6): Stahl Gleitlager (4): Kupfer-Zinn mit Stahlrücken Segment (7.1) und Segmentträger (7.2): Messinglegierung Dichtrollen (7.3): Kunststoff

## ▼ Symbol



# **Technische Daten**

Baugröße			BG	2	2	2	2	2		
Nenngröße			NG	6.3	8	11	13	16		
Verdrängungsv	olumen, geometrisch	$V_{g}$	cm <sup>3</sup>	6.5	8.2	11	13.3	16		
Antriebsdrehza	ıhl	$n_{min}$	min <sup>-1</sup>	600	600	600	600	600		
		$n_{\sf max}$	min <sup>-1</sup>	1800	1800	1800	1800	1800		
Betriebsdruck										
Eingang		p	bar	0.8 bis 2	0.8 bis 2	0.8 bis 2	0.8 bis 2	0.8 bis 2		
Ausgang	kontinuierlich	$p_{N}$	bar	250	250	250	250	250		
	intermittierend <sup>1)</sup>	$p_{max}$	bar	315 <sup>2)</sup> / 350 <sup>3)</sup>	315 <sup>2)</sup> / 350 <sup>3)</sup>	315 <sup>2)</sup> / 350 <sup>3)</sup>	315 <sup>2)</sup> / 350 <sup>3)</sup>	315 <sup>2)</sup> / 350 <sup>3)</sup>		
Volumenstrom $p = 10$ bar, $v = 3$	(bei <i>n</i> = 1450 min <sup>-1</sup> , 30 mm <sup>2</sup> /s)	$q_{V}$	l/min	9.4	11.9	16	19.3	23.2		
Leistungsaufna	ıhme									
minimal erforderliche $p_{\alpha}$ Antriebsleistung (bei $p \approx 1$ bar)		$p_{zu}$	kW	0.75	0.75	0.75	0.75	0.75		
Gewicht		m	kg	3.0	3.1	3.3	3.5	3.6		
Wellenbelastur	ellenbelastung				Radiale und axiale Kräfte (z. B. Riemenscheibe) nur nach Rücksprache					
Befestigungsar	t			Flanschbefes	Flanschbefestigung					

Baugröße			BG	3	3	3
Nenngröße			NG	20	25	32
Verdrängungsv	olumen, geometrisch	$V_{g}$	cm <sup>3</sup>	20.6	25.4	32.5
Antriebsdrehza	ahl	$n_{min}$	min <sup>-1</sup>	600	600	600
		$n_{max}$	min <sup>-1</sup>	1800	1800	1800
Betriebsdruck	absolut					
Eingang		þ	bar	0.8 bis 2	0.8 bis 2	0.8 bis 2
Ausgang	kontinuierlich	$p_{N}$	bar	250	250	250
	intermittierend <sup>1)</sup>	$p_{max}$	bar	315 <sup>2)</sup> / 350 <sup>3)</sup>	315 <sup>2)</sup> / 350 <sup>3)</sup>	280 <sup>2)</sup> / 315 <sup>3)</sup>
Volumenstrom $p = 10$ bar, $v = 10$	(bei <i>n</i> = 1450 min <sup>-1</sup> , 30 mm <sup>2</sup> /s)	$q_{V}$	l/min	29.9	36.8	47.1
Leistungsaufna	hme					
minimal erf Antriebsleis	forderliche stung (bei p ≈ 1 bar)	$p_{zu}$	kW	1.1	1.5	1.5
Gewicht		m	kg	4.3	5.1	5.5
Wellenbelastur	/ellenbelastung			Radiale und a	xiale Kräfte (z.	B. Riemenscheibe) nur nach Rücksprache
Befestigungsar	t			Flanschbefest	tigung	

<sup>1)</sup> Achtung! Dieser Wert darf auch von einer Druckspitze (peak) nicht überschritten werden.

 $_{\rm 2)}$  Maximal 6 s, höchstens 15 % der Einschaltdauer maximal 10  $\times$  10  $^{\rm 6}$  Lastwechsel

 $_{3)}$  Maximal 1 s, höchstens 10 % der Einschaltdauer maximal 1  $\times$  10 $^{6}$  Lastwechsel

Druckflüssigkeit	
Zulässige Druckflüssigkeit <sup>4)</sup>	HL-Mineralöl nach DIN 51524 Teil 1/HLP, Mineralöl nach DIN 51524 Teil 2
	HEES-Flüssigkeiten nach DIN ISO 15380
	HEPR-Flüssigkeiten nach DIN ISO 15380
Betriebstemperaturbereich	-20 bis +80 °C
Umgebungstemperaturbereich	-20 bis +60 °C
Viskositätsbereich	10 bis 300 mm/s <sup>2</sup>
Zulässige Startviskosität	2000 mm/s <sup>2</sup>
Maximal zulässiger Verschmutzungsgrad der	Klasse 20/18/15 <sup>5)</sup>
Druckflüssigkeit	
Reinheitsklasse nach ISO 4406 (c)	

# Hinweis

- ► Bei Geräteeinsatz außerhalb der angegebenen Werte bitte anfragen.
- ► Beachten Sie unsere Vorschriften nach Datenblatt 90220.

<sup>4)</sup> Andere Druckflüssigkeiten auf Anfrage

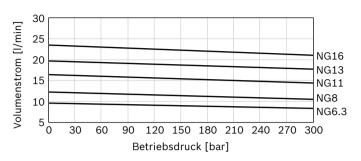
<sup>5)</sup> Die für die Komponenten angegebenen Reinheitsklassen müssen in Hydrauliksystemen eingehalten werden. Eine wirksame Filtration verhindert Störungen und erhöht gleichzeitig die Lebensdauer der Komponenten.

# 6

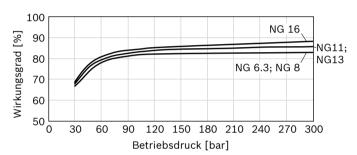
### Kennlinien

## Baugröße 2

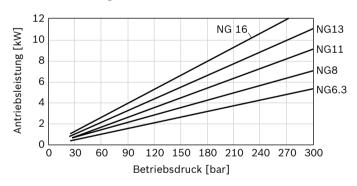
## **▼** Volumenstrom



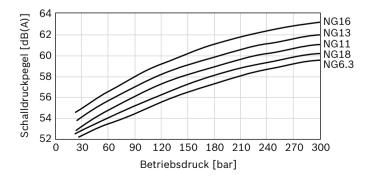
# **▼** Wirkungsgrad



### ▼ Antriebsleistung

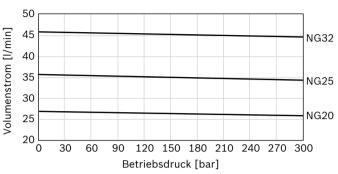


# ▼ Schalldruckpegel

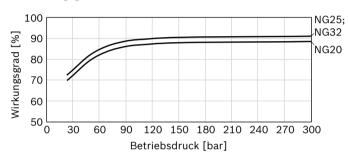


## Baugröße 3

#### **▼** Volumenstrom



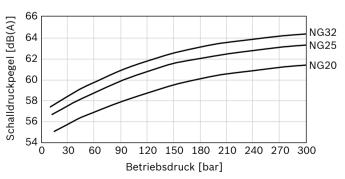
#### ▼ Wirkungsgrad



# **▼** Antriebsleistung



## ▼ Schalldruckpegel

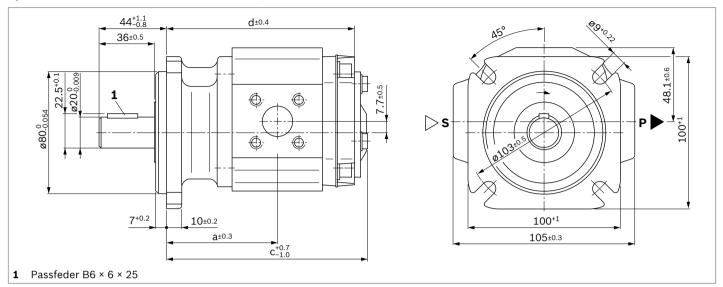


### Hinweis

Kennlinien gemessen bei  $n=1450~{\rm min^{-1}}; \nu=46~{\rm mm^2/s}; \ \theta=40~{\rm ^{\circ}C}$ Schalldruckpegel gemessen im Schallmessraum nach DIN 45635, Blatt 26; Abstand: Schallaufnehmer – Pumpe = 1 m

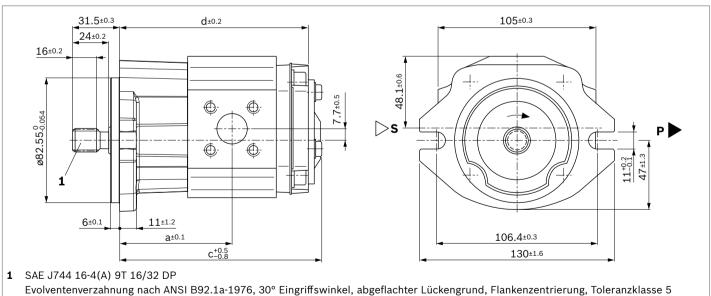
# Abmessungen Baugröße 2

## Zylindrische Welle mit Passfeder DIN 6885, mit Durchtrieb



Тур				Materialnummern	а	С	d	<b>S</b> <sup>3)</sup>	<b>P</b> <sup>3)</sup>
PGP2-2X/	<b>006</b> R	E	20VE4	R900932129	63	115.2	104.1	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø6, TK Ø35 <sup>2)</sup>
	<b>008</b> R	E	20VE4	R900081891	64.8	118.7	107.6	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø8, TK Ø35 <sup>2)</sup>
	<b>011</b> R	E	20VE4	R900932114	67.5	124.2	113.1	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>
	<b>013</b> R	E	20VE4	R900086819	70	129.2	118.1	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>
	<b>016</b> R	Е	20VE4	R900932177	72.5	134.2	123.1	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>

## Zahnwelle, mit Durchtrieb



Тур			Materialnummern	а	С	d	<b>S</b> <sup>3)</sup>	<b>P</b> <sup>3)</sup>
PGP2-2X/ <b>006</b>	R	<b>J</b> 20VU2	R900984018	65	117.2	106.1	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø6, TK Ø35 <sup>2)</sup>
800	R	<b>J</b> 20VU2	R900984019	66.8	120.7	109.6	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø8, TK Ø35 <sup>2)</sup>
011	R	<b>J</b> 20VU2	R900984020	69.5	126.2	115.1	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>
013	R	<b>J</b> 20VU2	R900984021	72	131.2	120.1	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>
016	R	<b>J</b> 20VU2	R900984022	74.5	136.2	125.1	Ø20, TK Ø40 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>

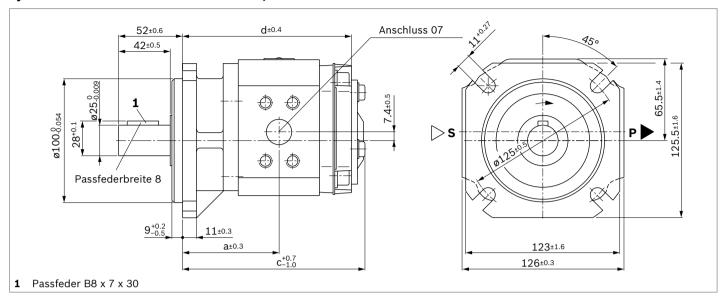
TK = Teilkreis

- 2) Befestigungsgewinde M6; 12 tief
- 3) Leitungsanschlüsse siehe Seite 9

<sup>1)</sup> Befestigungsgewinde M6; 10 tief

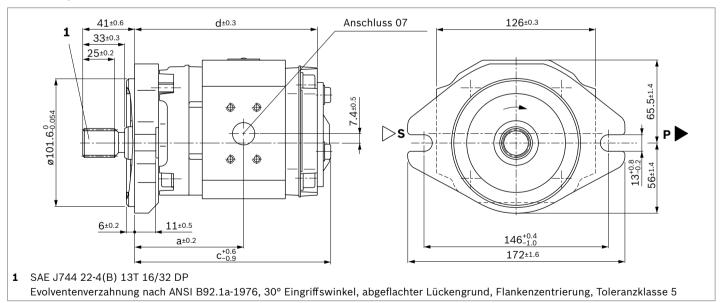
# Abmessungen Baugröße 3

## Zylindrische Welle mit Passfeder DIN 6885, mit Durchtrieb



Тур	Materialnummern	а	С	d	S <sup>4)</sup>	<b>P</b> <sup>4)</sup>
PGP3-3X/ <b>020</b> R <b>E</b> 20VE4	R900932178	71	137.1	126	Ø26, TK Ø55 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>
<b>025</b> R <b>E</b> 20VE4	R900086823	74	143.1	132	Ø26, TK Ø55 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>
<b>032</b> R <b>E</b> 07VE4	R900086824	78.5	152.1	141	SAE 1 1/4 in S <sup>3)</sup>	SAE 3/4 in S <sup>3)</sup>

# Zahnwelle, mit Durchtrieb



Тур		Materialnummern	а	С	d	S <sup>4)</sup>	<b>P</b> <sup>4)</sup>
PGP3-3X/ <b>020</b> R	<b>J</b> 20VU2	R900984025	79.5	145.6	134.5	Ø26, TK Ø55 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>
<b>025</b> R	<b>J</b> 20VU2	R900984027	82.5	151.6	140.5	Ø26, TK Ø55 <sup>1)</sup>	Ø12, TK Ø35 <sup>2)</sup>
<b>032</b> R	<b>J</b> 07VU2	R900984028	92	160.6	149.5	SAE 1 1/4 in S <sup>3)</sup>	SAE 3/4 in S <sup>3)</sup>

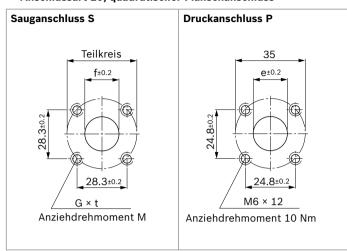
TK = Teilkreis

- 1) Befestigungsgewinde M8; 12 tief
- 2) Befestigungsgewinde M6; 12 tief

- 3) Standarddruckreihe
- 4) Leitungsanschlüsse siehe Seite 9

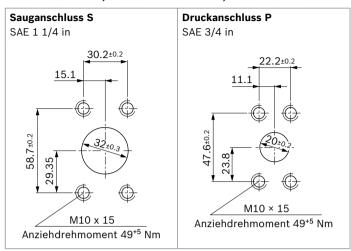
# Leitungsanschlüsse

### ▼ Anschlussart 20, quadratischer Flanschanschluss



BG	NG	Teilkreis	G	t	е	f	M [Nm]
	006	40	M6	10	6	20	10
2	800	40	M6	10	8	20	10
	011	40	M6	10	12	20	10
	013	40	M6	10	12	20	10
	016	40	M6	10	12	20	10
3	020	55	M8	12	12	26	25
	025	55	M8	12	12	26	25

### ▼ Anschlussart 07, SAE-Flanschanschluss, für BG3 NG032



# Mehrfachpumpen

# Bestellangaben

01	02		03		04		05	06	07	80		09	10
P2	PGP	/		+	PGF	/		R			+		

_	_	
П	Fν	m

Тур		
01	2-fach	P2
02	Baureihe der 1. Pumpe	PGP
03	Nenngröße der 1. Pumpe <sup>1)</sup>	
04	Baureihe der 2. Pumpe	PGF
05	Nenngröße der 2. Pumpe <sup>2)</sup>	
Dreh	richtung	
06	Bei Blick auf Triebwelle rechts	R
Trieb	welle der 1. Pumpe	
07	Zylindrische Welle mit Passfeder, ISO 3019-2 mit Durchtrieb	E
	Zahnwelle SAE J744 mit Evolventenverzahnung nach ANSI B92.1a	J
Leitu	ngsanschluss der 1. Pumpe	
08	Saug- und Druckanschluss nach SAE J518	07
	Quadratischer Flanschanschluss nach DIN 3901 bzw. DIN 3902, metrisches Befestigungsgewinde	20
Leitu	ngsanschluss der 2. Pumpe	
09	Saug- und Druckanschluss nach SAE J518	07
	Quadratischer Flanschanschluss nach DIN 3901 bzw. DIN 3902, metrisches Befestigungsgewinde	20
Anba	uflansch der 1. Pumpe	
10	4-Loch-Befestigungsflansch nach ISO 3019-2 und VDMA 24560 Teil 1	E4

U2

2-Loch-Befestigungsflansch nach ISO 3019-1

<sup>1)</sup> PGP siehe Seite 2

<sup>2)</sup> PGF siehe Datenblatt 10213

# Allgemeine Projektierungshinweise

#### Bestimmungsgemäße Verwendung

Innenzahnradpumpen sind zum Aufbau von hydraulischen Antriebssystemen im Maschinen- und Anlagenbau vorgesehen.

#### **Technische Daten**

Der Anlagen- oder Maschinenbauer muss die Einhaltung der zulässigen technischen Daten und Betriebsbedingungen sicherstellen. Die Pumpe selbst enthält keine Vorrichtung, um den Betrieb außerhalb der zulässigen Daten zu vermeiden. Der Betrieb der Pumpe außerhalb der zulässigen technischen Daten ist in gewissem Umfang möglich, bedarf jedoch der expliziten schriftlichen Freigabe durch Bosch Rexroth.

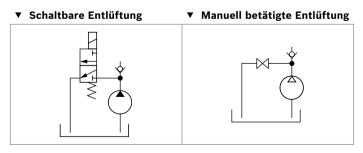
Alle genannten technischen Leistungsmerkmale sind Mittelwerte und gelten bei den angegebenen Randbedingungen. Bei der Änderung der Rahmenbedingungen (z. B. Viskosität) können sich auch die technischen Daten ändern. Dem jeweiligen Stand der Technik entsprechende Streuungen sind möglich.

# Hydraulische Projektierung

#### Entlüftungsmöglichkeit für Inbetriebnahme

Für Rexroth Innenzahnradpumpen PGP.-2/3X ist eine manuelle oder schaltbare Entlüftungsmöglichkeit für die Erstinbetriebnahme oder Wiederinbetriebnahme nach Wartungsund Reparaturarbeiten vorzusehen. Der Entlüftungspunkt ist in die Druckleitung vor das erste Ventil oder Rückschlagventil zu setzen. Die Entlüftung darf mit maximal 0.2 bar Gegendruck erfolgen.

## Beispiele für Entlüftungsschaltungen



#### Saugleitung

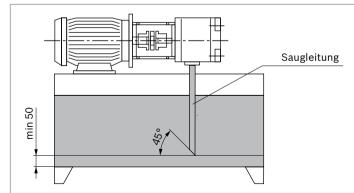
Die Leitungsquerschnitte sind für die vorgesehenen Volumenströme so zu bemessen, dass im Mittel eine optimale Sauggeschwindigkeit von 0.6 bis 1.2 m/s erreicht wird. Die Sauggeschwindigkeit soll einen Maximalwert von 2 m/s nicht überschreiten.

Die Saugquerschnitte an der Pumpe selbst sind für den maximalen Volumenstrom dimensioniert und stellen insofern nur einen Anhaltspunkt dar. Bei Dauerbetrieb mit Drehzahlen kleiner als der zulässigen Maximaldrehzahl, soll der Saugrohrdurchmesser nach der tatsächlichen Sauggeschwindigkeit auch kleiner als der Sauganschluss der Pumpe dimensioniert werden.

Die Saugleitung ist insgesamt so zu gestalten, dass der zulässige Eingangs-Betriebsdruck eingehalten wird. Krümmer und ein Zusammenschluss der Saugrohre von mehreren Pumpen sollen vermieden werden. Sollte der Einsatz von einem Saugfilter unumgänglich sein, so ist anlagenseitig sicherzustellen, dass auch bei verschmutztem Filter der kleinste zulässige Eingangsbetriebsdruck nicht unterschritten wird.

Auf Luftdichtigkeit der Übergänge und auf Formstabilität eines Saugschlauches gegenüber dem äußeren Luftdruck ist zu achten.

Die Eintauchtiefe des Saugrohres soll möglichst groß gewählt werden (mindestens 100 mm bei niedrigstem Flüssigkeitspegel). In Abhängigkeit des Tankinnendruckes, der Viskosität des Betriebsmediums und den Strömungsverhältnissen im Tank, darf sich auch bei maximalem Volumenstrom kein Strudel ausbilden. Andernfalls besteht das Risiko des Ansaugens von Luft. Rücklauf- und Leckflüssigkeit dürfen nicht sofort wieder angesaugt werden.



## **Druckleitung**

Bei Druckleitungen ist auf ausreichende Berstsicherheit der Rohre, Schläuche und Verbindungselemente zu achten. Die Querschnitte sollen sich nach dem maximalen Volumenstrom richten, um eine zusätzliche übermäßige Belastung der Pumpe durch Staudruck zu vermeiden. Hierbei sind ebenso die Rohrverluste über der Gesamtlänge der Druckleitung und sonstige Leitungswiderstände (z. B. Krümmer, Druckfilter) zu berücksichtigen.

## **Druckabsicherung**

Die Innenzahnradpumpe PGP enthält keine Vorrichtungen zur Einhaltung des maximalen Betriebsdruckes. Die Einstellung und Absicherung des zulässigen Betriebsdruckes muss anlagenseitig sichergestellt werden.

Die Auslegung der hierzu erforderlichen Druckbegrenzungsventile soll unter Berücksichtigung des maximalen Volumenstromes und der auftretenden Druckanstiegsgeschwindigkeit so erfolgen, dass der zulässige intermittierende Betriebsdruck nicht überschritten wird.

#### Druckhaltefunktion

Im drehzahlvariablen Antrieb kann die Pumpe auch unterhalb der angegebenen Mindestdrehzahl temporär in Druckhaltefunktion betrieben werden. Die Haltezeit und die hierzu nötige Drehzahl ergibt sich in Abhängigkeit der Betriebsviskosität und des Druckniveaus. Zur Auslegung kontaktieren Sie bitte den technischen Vertrieb von Bosch Rexroth.

Im ausgeschalteten Zustand (Drehzahl = 0) strömt in Abhängigkeit des Lastdruckes ein Leckvolumenstrom durch die Pumpe zurück in den Tank. Wenn dies sicher verhindert werden soll, ist der Einsatz eines Rückschlagventils erforderlich.

Bitte beachten Sie bei Einsatz eines Rückschlagventils die Hinweise zur Entlüftungsmöglichkeit für Inbetriebnahme, Seite 11.

# **Mechanische Projektierung**

#### **Befestigung**

Die Schrauben müssen maschinenseitig so zugänglich sein, dass das geforderte Anziehdrehmoment aufgebracht werden kann. Das Schraubenanziehmoment orientiert sich an den Betriebsbedingungen sowie beteiligten Elementen der Schraubverbindung, und ist bei der Projektierung des Aggregates, der Maschine oder Anlage durch den Hersteller festzulegen.

#### Behälter

Bei der Behälterkonstruktion, oder der Auswahl geeigneter Standardbehälter, sind folgende Anforderungen zu beachten:

- ► Auswahl eines möglichst großen Behältervolumens in Abhängigkeit des kontinuierlichen oder mittleren Volumenstromes, um mittels genügender Verweilzeit des Mediums im Behälter die Abscheidung von Luftblasen zu ermöglichen. Das Luftabscheidevermögen der verwendeten Druckflüssigkeit ist hierbei ebenso von Bedeutung.
- ► Vorsehen von Beruhigungszonen für die Druckflüssigkeit im Behälter, um die Luftabscheidung zu ermöglichen.
- Vorsehen von Leitblechen, um die Ablagerung von Verschmutzung am Behälterboden außerhalb des Ansaugbereiches der Pumpe zu ermöglichen.
- Großzügige Dimensionierung der Tankoberflächen in Abhängigkeit der über die Tankwände abzuleitenden Wärmeleistung.

#### Erforderliche Aggregatfunktionen

Hydraulikaggregate sollen mindestens mit folgenden Merkmalen ausgestattet sein:

- ► Behälter, bei denen auslegungsgemäß der Innendruck dem Umgebungsdruck entspricht, sollen zum Druckausgleich mit Belüftungsfiltern ausgestattet sein.
- ► Die Befüllung mit Druckflüssigkeit soll nur über Befüllungsstutzen erfolgen, die eine Befüllung mit unfiltriertem Fluid ausschließen.
- ▶ Der Eintrag von Verschmutzung oder Feuchtigkeit muss vermieden werden. Bei Einsatz in hochgradig verschmutzter Umgebung soll der Tank hierzu mittels Luftdruck vorgespannt werden. Ist während der Einsatzdauer eine Tankaußenreinigung vorgesehen oder zu erwarten, sind Behälterdurchführungen für Rohre, Leitungen oder Schläuche auszuwählen, die eine sichere Abdichtung gegen Außenbeaufschlagung mit Wasserstrahl gewährleisten.

#### Aufstellort und Umgebungsbedingungen

Bei Aufstellorten ab einer geodätischen Höhe von über 1000 m ist zur Einhaltung des zulässigen minimalen Eingangsdruckes die Pumpe im oder unter dem Tank anzuordnen, oder der Tank über Druckluft vorzuspannen. Die Saugleitung ist kurz und mit großem Querschnitt zu wählen, Krümmer sollen nicht verwendet werden.

Bei Anordnung der Pumpe von mehr als 10 m unterhalb des Behälters muss mittels zusätzlicher Maßnahmen der Abbau des Eingangsdruckes auf den maximal zulässigen Wert sichergestellt werden.

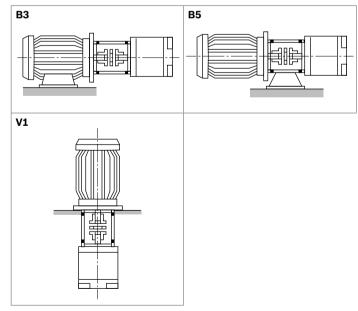
Bei Betrieb der Pumpe in salzhaltiger oder korrosiver Umgebung oder bei Möglichkeit der Beaufschlagung mit stark abrasiv wirkenden Stoffen, muss anlagenseitig sichergestellt sein, dass der Wellendichtring und der Dichtbereich der Welle nicht direkt mit der Umgebung in Kontakt kommen.

#### **Antrieb**

E-Motor + Pumpenträger + Kupplung + Pumpe

- ► Keine Radial- und Axialkräfte auf die Pumpenantriebswelle zulässig!
- ▶ Motor und Pumpe müssen exakt fluchten!
- ► Verwenden Sie immer eine Kupplung, die zum Ausgleich von Wellenverlagerungen geeignet ist!

## Einbaulagen



## Pumpenkombinationen

- ▶ Bei Pumpenkombinationen ist darauf zu achten, dass in jeder Stufe die für die jeweilige Pumpentype zugelassenen Betriebsdaten eingehalten werden.
- ▶ Die kombinierten Pumpen müssen alle die gleiche Drehrichtung haben.
- ▶ Die Pumpe mit dem höchsten Drehmoment, Verstellpumpen oder Pumpen mit intermittierender Belastung sollen als erste Stufe in der Pumpenkombination vorgesehen werden
- ▶ Das maximale Durchtriebsdrehmoment muss für jede Anwendung vom Projekteur überprüft werden. Dies gilt auch für bereits vorhandene (verschlüsselte) Pumpenkombinationen.
- ► Die Summe der Momente in einer Pumpenkombination darf das maximale Antriebsdrehmoment nicht überschreiten.

#### ▼ Maximale Antriebsdrehmomente [Nm]

Welle	E	J	
PGP2	140	90	
PGP3	230	230	

#### **▼** Formel für Antriebsdrehmoment

T	$= \frac{\Delta p \times V \times 0.0159}{\eta_{\text{hydrmech.}}}$	[Nm]

Legende

T = Antriebsdrehmoment [Nm]

 $\Delta p$  = Betriebsdruck [bar]

V = Verdrängungsvolumen [cm<sup>3</sup>]

 $\eta$  = hydraulisch mechanischer Wirkungsgrad

#### **▼** Maximale Durchtriebsdrehmomente [Nm]

Welle	E	J	
PGP2	70	70	
PGP3	140	140	

- ► Eine gemeinsame Ansaugung ist nicht möglich.
- Aus Festigkeits- und Stabilitätsgründen empfehlen wir für Kombinationen aus drei und mehr Pumpen den ISO 4-Loch-Befestigungsflansch nach VDMA E4.
- Vor Betrieb von Pumpenkombinationen mit unterschiedlichen Medien nehmen Sie bitte Rücksprache mit Bosch Rexroth.
- ► PGP-Kombinationen werden ohne Kombiteile montiert und sind nicht gegeneinander abgedichtet.

#### Auswahl

- Die vordere Pumpe muss die Wellenausführung E oder J haben
- ▶ Die mittlere Pumpe muss die Wellenausführung L haben.
- ▶ Die hintere Pumpe muss die Wellenausführung **N** haben.
- ► Falls eine Pumpe der nächstkleineren Baugröße angebaut werden soll, muss die erste Pumpe die Bezeichnung **K** am Ende haben (z. B. PGP3 + PGF2 ⇒ vordere Pumpe: PGP3-3X/032RE07VE4K)

#### **Abmessungen**

- ▶ Die Abmessungen der Anschlüsse sind wie bei Einzelpumpen (siehe Seite 7 bis 8).
- ► Die Gesamtlänge der Pumpenkombination erhält man durch Addition der Maße "d" der Einzelpumpen (siehe Seite 7 bis 8).
- ▶ Bei der Kombination von PGP2 und PGF1 erhöht sich die Baulänge der PGP2 (Maß d) um 4.5 mm.

Bei der Kombination von PGP3 und PGF2 erhöht sich die Baulänge der PGP3 (Maß d) um 2 mm.

Bei der Kombination von PGP3 und PGF1 erhöht sich die Baulänge der PGP3 (Maß d) um 12.5 mm.

# Wartungsplan und Betriebssicherheit

Für einen sicheren Betrieb und eine lange Lebensdauer der Pumpe, ist für das Aggregat, die Maschine oder Anlage ein Wartungsplan zu erstellen. Der Wartungsplan muss gewährleisten, dass die vorgesehenen oder zulässigen Betriebsbedingungen der Pumpe über der Gebrauchsdauer eingehalten werden.

Insbesondere ist die Einhaltung folgender Betriebsparameter sicherzustellen:

- ► Die geforderte Ölreinheit
- ▶ Der Betriebstemperaturbereich
- ▶ Der Füllstand des Betriebsmediums

Weiterhin sind die Pumpe und die Anlage regelmäßig auf Veränderungen folgender Parameter zu überrüfen:

- ▶ Vibrationen
- ▶ Geräusch
- ► Differenztemperatur Pumpe Fluid im Behälter
- ► Schaumbildung im Behälter
- ▶ Dichtheit

Veränderungen dieser Parameter weisen auf Verschleiß von Komponenten (z. B. Antriebsmotor, Kupplung, Pumpe usw.) hin. Die Ursache ist umgehend zu ermitteln und abzustellen. Für eine hohe Betriebssicherheit der Pumpe in der Maschine oder Anlage empfehlen wir die kontinuierliche automatische Kontrolle oben genannter Parameter und automatische Abschaltung im Falle von Veränderungen, die über das Maß der üblichen Schwankungen in dem vorgesehenen Betriebsbereich hinausgehen.

Kunststoffkomponenten von Antriebskupplungen sollen regelmäßig, spätestens jedoch nach 5 Jahren getauscht werden. Die jeweiligen Herstellerangaben sind vorrangig zu berücksichtigen.

Zur vorbeugenden Instandhaltung der Pumpe empfehlen wir den Tausch der Dichtungen nach einer Betriebszeit von maximal 5 Jahren durch einen zugelassenen Bosch Rexroth Servicebetrieb.

#### Zubehör

#### **Pumpenabsicherungsblock**

Zur Begrenzung des Betriebsdruckes und zum drucklosen Umlauf der Pumpe empfehlen wir unsere Pumpenabsicherungsblöcke Typ DBA... nach Datenblatt 25890.

Eine automatische Entlüftung bei Inbetriebnahme ist über DBA-Blöcke jedoch nicht möglich. Hierfür empfehlen wir eine separate manuelle Entlüftung.

## **Bosch Rexroth AG**

Mobile Applications Zum Eisengießer 1 97816 Lohr am Main, Germany Tel. +49 9352 18-0 info.ma@boschrexroth.de www.boschrexroth.com © Alle Rechte bei Bosch Rexroth AG, auch für den Fall von Schutzrechtsanmeldungen. Jede Verfügungsbefugnis, wie Kopier- und Weitergaberecht, bei uns. Die angegebenen Daten dienen allein der Produktbeschreibung. Eine Aussage über eine bestimmte Beschaffenheit oder eine Eignung für einen bestimmten Einsatzzweck kann aus unseren Angaben nicht abgeleitet werden. Die Angaben entbinden den Verwender nicht von eigenen Beurteilungen und Prüfungen. Es ist zu beachten, dass unsere Produkte einem natürlichen Verschleiß- und Alterungsprozess unterliegen.