

Steffen Haupt
Moritzer Straße 35 01589 Riesa-Poppitz
Tel. 03525/ 68 01 - 0 Fax: 03525/ 6801 - 20
e-mail: info@haupt-hydraulik.de
Internet: www.haupt-hydraulik.com

Flügelzellenpumpen T6G / T6CZ / T67G

Mobilausführung

Dension Flügelzellen- Konstantpumpen

HY02-8001/DE



KATALOG

Vertrieb

Technischer Außendienst

Herr Burkhardt Tel.: 03525 680112 burkhardt@haupt-hydraulik.de

ALLGEMEINES	Merkmale	
	Allgemeine Kenngrößen	3
	Drehzahlen und Drücke	
	Zulässiger Mindesteinlaßdruck	4
	Pumpenauslegung	
	Einige Formeln aus der Fluidtechnik	5
	Konstruktionsprinzip	6
	Anwendungsvorteile	
	Druckflüssigkeiten	
	Allgemeine Anwendungshinweise	
	Pumpenstart	
	Notizen	9
T67GB	Bestellschlüssel und Betriebs-Charakteristik	10
	Technische Daten	11
T6GC - T6ZC	Bestellschlüssel und Betriebs-Charakteristik	12
	Technische Daten	13
T67GB - T6GC	Abmessungen	
T6ZC	Abmessungen	
T6GCC	Bestellschlüssel und Betriebs-Charakteristik	16
	Technische Daten	
	Abmessungen	





ANWENDUNGEN Diese Pumpen wurden speziell für die Direktmontage an Nebenantriebe entwickelt

(Kipper, Müllfahrzeuge, Krane usw.)

Die Flügelzellenpumpen der Baureihen T6 und T67 sind in der Mobilausführung mit B- oder C-Einsätzen versehen. Die Kombination unterschiedlicher Pumpeneinsätze in Einfach- und Doppelpumpen ermöglicht einen niedrigen Förderstrom bei hohem Druck und einen hohen Förderstrom bei niedrigem Druck. So lassen

 $sich\ zweckvolle\ System konstruktionen\ erzielen.$

In Doppelpumpen wird normalerweise ein größerer Sauganschluss verwendet.

GRÖSSERER FÖRDERSTROM

Einsatz Größe B: 5,8 bis 50,0 cm³/U.

Einsatz Größe C: 10,8 bis 100,0 cm³/U.

Ellisatz Grobe O. 10,0 bis 100,0 cm //

HÖHERER BETRIEBSDRUCK Einsatz Größe B: max. 300 bar Einsatz Größe C: max. 275 bar

GRÖSSER DREHZAHLBEREICH 400 bis 2800 min⁻¹.

HÖHERER WIRKUNGSGRAD Erhöhte Produktivität und reduzierte Wärmeentwicklung und Betriebskosten.

HOHE BELASTBARKEIT DER WELLE Die radiale Wellenbelastung der T6GC kann bis zu 7500 N betragen.

NIEDRIGERE GERÄUSCHPEGEL Erhöhen die Sicherheit und verbessern die Arbeitsbedingungen des Bedieners.

FLEXIBLE MONTAGEEinzelpumpen: 4 unterschiedliche Stellungen.
Doppelpumpen: 32 unterschiedliche Stellungen.

PUMPENEINSÄTZE Austauschbare Pumpeneinsätze ermöglichen Umbau und Service zu geringen

Kosten und bei minimaler Verschmutzungsgefahr.

GROSSE VISKOSITÄTSBEREICH Resultiert in besserem Kaltstartverhalten und lässt höhere Betriebstemperaturen

zu. Zwischen 10 und 2000 cSt gleicht die ausgewogene Konstruktion Verschleiß

und Temperaturschwankungen aus.

FEUERBESTÄNDIGE UND BIOLOGISCH ABBAUBARE BETRIEBSMEDIEN Schwer entflammbare Flüssigkeiten wie Phosphatester und organische Ester, Rapsöl, Wasserglykole und Chlorkohlenwasserstoffe lassen sich mit diesen

Pumpen unter höheren Drücken und bei längerer Lebensdauer fördern.

ALLGEMEINE KENNNGRÖßEN

	Befestigungsnorm	Masse ohne orm Steckverbinder		SAE 4 Loch-Flansche t J518c - ISO/DIS 6162-1				
	belestigungsnorm	kg	kgm² x 10 ⁻⁴	Sauganschluß	Drucka	nschluß		
T6ZC	3 Schrauben	14,1	8,6	1"1/2	1" E	BSP		
T6GC/T67GB	R. 17 - 102	18,0	9,1	1"1/2	1" S	SAE		
					P1	P2		
		27,2		3"	1"	1"		
T6GCC	R. 17 - 102		15,9	3"	1"	3/4"		
				2"1/2	1"	1"		
				2"1/2	1"	3/4"		



		Theoretisches		Drehza	hl max.	Betriebsdruck max.					
0	Baureihe	Verdrängungsvo-	Mindest- Drehzahl	HF-0,HF-1	HF-3, HF-4	HF-0, HF-2		HF-1, HF-4, HF-5		HF-3	
Größe B	Baureine	lumen V _{geom.}	Dienzani	HF-2	HF-5	Kurzz.	Dauernd	Kurzz.	Dauernd	Kurzz.	Dauernd
		cm³/U	min ⁻¹	min ⁻¹	min ⁻¹	bar	bar	bar	bar	bar	bar
	B02	5,8									
	B03	9,8									
	B04	12,8									
	B05	15,9									140
В	B06	19,8	600	3600	1800	300	275	240	210	175	
	B07	22,5	600	0000	1800	300					
	B08	24,9									
	B10	31,8									
	B12	41,0		3000							
	B15	50,0		3000		280	240				
	B03	10,8									
	B05	17,2									
	B06	21,3									
	B08	26,4									
	B10	34,1									
	B12	37,1									
С	B14	46,0	400	2800	1800	275	240	210	175	175	140
	B17	58,3									
	B20	63,8									
	B22	70,3									
	B25	79,3									
	B28	88,8		2500		210	160		160		
	B31	100,0				210	160		160		

HF-0, HF2 = HLP-Mineralöle HF-3 = Wasser-in-Öl-Emulsionen HF-1 = HL-Mineralöle

HF-4 = Wasserglykole

HF-5 = Synthetische Flüssigkeiten

Wenn Sie weitere Informationen wünschen oder die oben angegebenen Daten Ihre Anforderungen nicht erfüllen, setzen Sie sich bitte mit Ihrer örtlichen Parker-Vertretung in Verbindung.

ZULÄSSIGER MINDESTEINLABDRUCK (BAR ABSOLUT)

	Hubringe				Drehza	hl min ⁻¹				I I la ui	
Größe	Hubring	1800	2100	2200	2300	2500	2800	3000	3600	Hubring	
	B02-B03-B04-B05							0,80	0,80	B02-B03-B04-B05	
	B06-B07							0,82	0,98	B06-B07	
В	B08	0.00	0.00	0.00	0.00	0,80	0,80	0,85	1,05	B08	
Ь	B10	0,80	0,80	0,80	0,80			0,90	1,15	B10	
	B12									B12	
	B15					0,84	0,99	0,92		B15	
	B03									B03	
	B05				0,80	0,90	1,00			B05	
	B06									B06	
	B08			0,80						B08	
	B10		0,80	,80						B10	
	B12				0.05	0,92]			B12	
С	B14	0,80			0,85					B14	
	B17			0.05		0,95	1.00			B17	
	B20			0,85	0,90		1,03			B20	
	B22		0,85	0,90		0,98	1,05			B22	
	B25		0.00	0,95	0,95	1,05				B25	
	B28		0,90	0,98	0,98	1,08				B28	
	B31		0,85	0,90	1,00	1,11				B31	

Einlaßdruck gemessen am Eingangsflansch mit Betriebsmedien auf Petroleumbasis mit einer Viskosität von 10 bis 65 cSt. Die Differenz zwischen Einlaßdruck am Pumpenflansch und dem atmosphärischen Druck darf höchstens 0,2 bar betragen, damit keine Luft angesaugt wird. Bei Druckflüssigkeiten der Klassen HF-3 und HF-4 ist der absolute Druck mit dem Faktor 1,25 zu multiplizieren.

mit Faktor 1,35 bei HF-5-Medien.

mit Faktor 1,10 für Ester oder Rapsöl.

Bei Doppelpumpen gilt immer der höchste Druck.



HAUPTBERECHNUNG

Gesucht Gegeben

Fördervolumen V_{geom} [cm³/U] Förderstrom Q [l/min] 60 Verfügbarer Volumenstrom Q_{eff} [l/min] Drehzahl n [min-1] 1500 Antriebsleistung P_{eff} [kW] Druck p [bar] 150

Vorgehensweise: Beispiel:

1.Erste Berechnung $V_{geom} = \frac{1000 \ Q}{n}$ $V_{geom} = \frac{1000 \ x \ 60}{1500} = 40 \ cm^3/U$

2. Pumpe mit nächst größerem T6GC B14 V_{geom} = 46 cm³/U Förderstrom V_{geom} wählen (siehe Tabelle)

3. Theoretischer Förderstrom dieser Pumpe

$$Q_{theo} = \frac{V_{geom.} \times n}{1000}$$
 $Q_{theo} = \frac{46 \times 1500}{1000} = 69 \text{ l/min}$

4. Förderstromverlust Q_{verl} gemäß dem Druck $Q_{verl} = f(p)$ für Viskosität 10 cSt bei 150 bar, 24 cSt oder 24 cSt auf der Kurve auswählen.

5. Verfügbarer Förderstrom $Q_{\rm eff} = Q_{\rm theo} - Q_{\rm verl} \qquad \qquad Q_{\rm eff} = 69 - 6 = 63 \ {\rm l/min}$

6. Theoretische Antriebsleistung

$$P_{theo} = \frac{Q_{theo} \times p}{600}$$
 $P_{heo} = \frac{69 \times 150}{600} = 17.3 \text{ kW}$

7. Hydrodynamischen Leistungsverlust T6GC (Seite 4-7- 13) : P_{verl} auf Kurve ermitteln 150 bar = 1,5 kW P_{verl} bei 1500 min⁻¹

8. Berechnung der erforderlichen Antriebsleistung $P_{eff} = P_{theo} - P_{verl}$ $P_{eff} = 17.3 + 1.5 = 18.8 \text{ kW}$

9. Ergebnisse $\begin{array}{c} V_{geom} = 46.0 \text{ ml/U} \\ Q_{eff} = 63.0 \text{ l/min} \\ P_{eff} = 18.8 \text{ kW} \end{array} \} \quad \text{T6GC B14}$

Dieses Berechnungsverfahren muss für jede Anwendung befolgt werden.

EINIGE FORMELN AUS DER FLUIDTECHNIK

Antriebsdrehmoment der Pumpe N.m Druck (bar) x Verdrängung (cm³ /U)

20 π x h_{mech.}

Leistungsaufnahme der Pumpe kW Drehzahl (min⁻¹) x Verdrängung (cm³/U) x Druck (bar)

600.000 x h_{ges}

Förderstrom der Pumpe I/min Drehzahl (min⁻¹) x Verdrängung (cm³/U) x h_{vol}

1000

Hydromotor-Drehzahl min⁻¹ 1000 x Förderstrom (I ∕min) x h_{vol}

Verdrängung (cm³/U)

Drehmoment des Hydromotors N.m <u>Druck (bar) x Verdrängung (cm 3 /U) x h_{mech} </u>

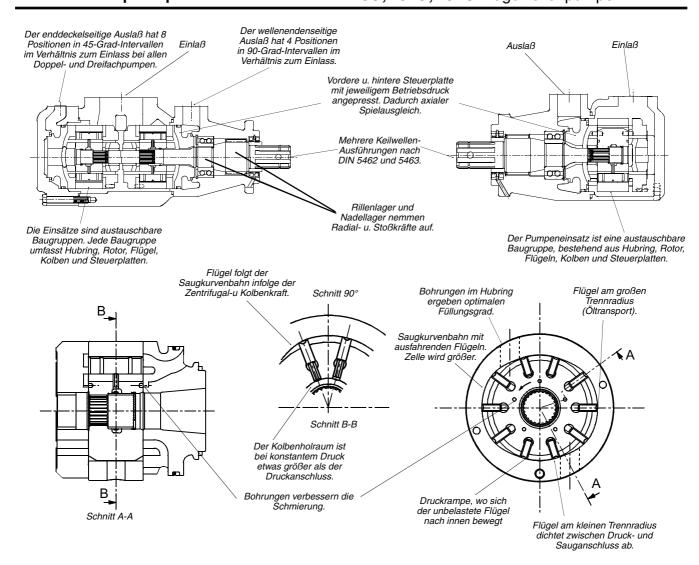
20 π

Leistung des Hydromotors kW Drehzahl (min⁻¹) x Verdrängung (cm³/U) x Druck (bar) x h_{ges}

600.000



Denison Hydraulikpumpen, Konstant **T6G, T67G, T6ZC** Flügelzellenpumpen



ANWENDUNGSVORTEILE

- Hohe Betriebsdrücke von bis zu 275 bar bei kleinen Einbaumaßen reduzieren die Installationskosten und erhöhen die Lebensdauer bei reduzierten Drücken.
- Der hohe volumetrische Wirkungsgrad reduziert die Wärmeentwicklung und lässt geringe Drehzahlen von 400 min⁻¹ bei vollem Druck zu.
- Der hohe mechanische Wirkungsgrad, der in der Regel über 94 % liegt, senkt den Energieverbrauch.
- Der hohe Drehzahlbereich (400-2800 min⁻¹) in Kombination mit dem großen Verdrängungsvolumen der Pumpeneinsätze optimiert die Leistung bei minimalem Geräuschpegel und kleinstmöglichen Einbaumaßen.
- Geringe Drehzahlen (400 min⁻¹), geringe Drücke und hohe Viskosität (2000 cSt) ermöglichen den Einsatz bei tiefen Umgebungstemperaturen bei minimalem Energieverbrauch ohne Ausfallrisiko.
- Die geringe Druckschwankung (± 2 bar) reduziert die Rohrgeräusche und erhöht die Lebensdauer der anderen Systemkomponenten.
- Die große Unempfindlichkeit gegen Festpartikelverschmutzung aufgrund der doppelten Flügellippen erhöht die Lebensdauer der Pumpe.
- Die große Vielfalt an Ausführungen (Verdrängung, Welle, Anschlüsse) ermöglicht kundengerechte Lösungen.



Druckflüssigkeiten

EMPFOHLENE BETRIEBSMEDIEN

Mineralöle der Gruppe HLP nach DIN 51525.

Maximale Flüssigkeitstemperatur

Diese Flüssigkeiten empfehlen sich für Flügelzellenpumpen der Baureihe T6 und T67. Die in diesem Katalog genannten Eck- und Leistungsdaten beziehen sich auf den Betrieb mit diesen Betriebsmedien. Diese Flüssigkeiten entsprechen der Klasse HF-0 und HF-2 von Denison.

ALTERNATIV VERWENDBARE BETRIEBSMEDIEN

Die Verwendung anderer Flüssigkeiten als H-LP-Öle bringt eine Reduktion der Eckdaten mit sich. In einigen Fällen müssen die minimalen Fülldrücke angehoben werden. Weitere Details finden Sie unter den jeweiligen Abschnitten.

VISKOSITÄT

Max. (Kaltstart, Drehzahl und Druck niedrig)	2000 mm ² /s (cSt)
Max. (volle Drehzahl und voller Druck)	108 mm²/s (cSt)
Optimal (höchste Lebensdauer)	30 mm ² /s (cSt)
Min. (volle Drehzahl & Druck für Flüssigkeitsklassen	, ,
HF-1, HF-3, HF-4 & HF-5)	18 mm ² /s (cSt)
Min. (volle Drehzahl und Druck für Flüssigkeitsklassen	
HF-0 e HF-2)	10 mm ² /s (cSt)
•	, ,

VISKOSITÄTSINDEX

Mindestens 90°. Höhere Werte erweitern den Betriebstemperaturbereich.

TEMPERATUREN

HF-0, HF-1, HF-2+10)0 °C
HF-3, HF-4+ 5	0° O
HF-5+ 7	'0 °C
Biologisch abbaubare Flüssigkeiten (Ester und Rapsöl)+ 6	35 °C
Minimale Flüssigkeitstemperatur	

HF-0, HF-1, HF-2, HF-5..... - 18 °C HF-3, HF-4.....+ 10 °C Biologisch abbaubare Flüssigkeiten (Ester und Rapsöl) 20 °C

FILTRIERUNGSEMPFEHLUNGEN

Die Druckflüssigkeit ist bei der Befüllung des Systems und während des Betriebs so zu filtern, dass die Festpartikelverschmutzung die Grenzwerte nach NAS 1638 Klasse 8 (oder ISO 19/17/14) nicht übersteigt. Filter mit einer Nennmaschenweite von 25 Mikrometer (oder besser β10 ≥100) können ausreichend sein, garantieren jedoch den erforderlichen Reinheitsgrad nicht.

Eventuelle Saugfilter müssen so dimensioniert sein, dass sie den minimalen Eingangsdruck zulassen. Es empfiehlt sich hier eine Maschenweite von 100 (150 Mikrometer). Bei Anwendungen mit Kaltstarts und für die schwer entflammbare Druckflüssigkeiten erforderlich sind, müssen die Saugfilter überdimensioniert werden.

BETRIEBSTEMPERATUR UND VISKOSITÄT

Betriebstemperaturen sind von Viskosität und Typ der Druckflüssigkeit sowie von der Pumpe abhängig.

Die Viskosität sollte optimal den normalen Betriebstemperaturen angepasst sein. Für den Kaltstart sollten die Pumpen bei geringer Drehzahl und geringem Druck gefahren werden, bis das Medium aufgewärmt eine vertretbare Viskosität für den Vollastbetrieb erreicht hat.

WASSEREINSCHLUSS IM MEDIUM

Der maximal zulässige Wassergehalt beträgt:

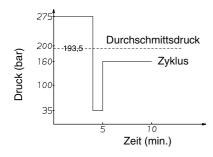
- 0,10 % für Mineralöle.
- 0,05 % für synthetische Druckflüssigkeiten, Getriebeöle und biologisch abbaubare Flüssigkeiten.

Bei höherem Wassergehalt muss das Wasser aus dem System entfernt werden.



Denison Hydraulikpumpen, Konstant **T6G**, **T67G**, **T6ZC** Flügelzellenpumpen

KURZZEITIGE MAXIMALDRÜCKE



Die T6, T67 Pumpen können kurzweilig bei höheren Drücken betrieben werden als dem für Dauerbetrieb empfohlenen Betriebsdruck, wenn der Durchschnittsdruck per Zeiteinheit kleiner oder gleich dem Dauerbetriebsdruck ist.

Die Berechnungsformel für diese Druckspitzen gilt nur unter Berücksichtigung der anderen Parameter – Drehzahl, Betriebsmedium, Viskosität und Verschmutzungsgrad. Für eine Gesamtzyklusdauer von über 15 Minuten setzen Sie sich bitte mit Ihrer Parker-Vertretung in Verbindung.

Beispiel: T6GC - B14

Betriebszyklus 4 Min bei 275 bar.

1 Min bei 35 bar

5 Min bei 160 bar

$$\frac{(4 \times 275) + (1 \times 35) + (5 \times 160)}{10} = 193,5 \text{ bar}$$

193,5 bar ist niedriger als der für den Dauerbetrieb von T6GC - B14 erlaubte Betriebsdruck von 240 bar mit einer Druckflüssigkeit der Klasse HF-0.

ALLGEMEINE ANWENDUNGSHINWEISE

- Drehzahlbereich, Druck, Temperatur, Qualität und Viskosität der Druckflüssigkeit und Laufrichtung der Pumpe kontrollieren.
- Kontrollieren, ob die Einlassbedingungen der Pumpe für die Anwendungsanforderungen geeignet sind.
- 3. Kontrollieren, ob der Wellentyp für das Betriebsdrehmoment geeignet ist.
- 4. Die Wahl der Kupplung muss auf die minimale Belastung der Pumpenwelle abzielen (Gewicht, Wellenverlagerung).
- 5. Die Filtrierung muss für den geringsten Verschmutzungsgrad ausgelegt sein.
- 6. Die Umgebungsbedingungen müssen so beschaffen sein, dass Schallreflexion, Umweltverschmutzung und dgl. vermieden werden.

PUMPENSTART

Beim ersten Start die Pumpe mit der niedrigsten Drehzahl und niedrigstem Druck laufen lassen, um eine Selbstsaugwirkung zu erhalten. Ein eventuelles Druckbegrenzungsventil am Auslass sollte zur Minimierung des Rücklaufdrucks freigeschaltet werden.

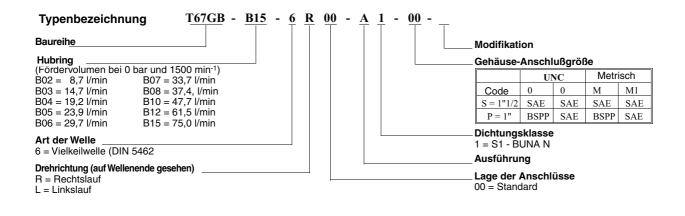
Wenn möglich, sollte ein Entlüftungsventil eingesetzt werden, um das Absaugen der Systemluft zu erleichtern.

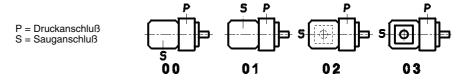
Pumpenwelle nie auf voller Drehzahl laufen lassen, ohne zu kontrollieren, dass die Pumpe saugt, und dass keine Luft in der Druckflüssigkeit eingeschlossen ist.



Katalog HY02-8001/DE Notizen	Denison Hydraulikpumpen, Konstant T6G, T67G, T6ZC Flügelzellenpumpen						







BETRIEBS - CHARAKTERISTIK - TYPISCH [24 cSt]

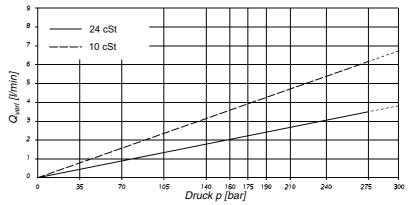
	Geometrisches	Drehzahl n	Fö	rderstrom Q [l/ı	min]	Antriebsleistung P [kW]			
J	Fördervolumen V _{geom}	[min ⁻¹]	p = 0 bar	p = 140 bar	p = 300 bar	p = 7 bar	p = 140 bar	p = 300 bar	
B02	5,8 cm ³ /U	1000 1500	5,8 8,7	4,1 7,0	- 5,1	0,2 0,5	1,6 2,6	- 5,1	
B03	9,8 cm ³ /U	1000 1500	9,8 14,7	8,1 13,0	6,2 11,1	0,2 0,6	2,5 4,0	5,3 8,1	
B04	12,8 cm ³ /U	1000 1500	12,8 19,2	11,1 17,5	9,2 15,6	0,3 0,6	3,2 5,0	6,8 10,4	
B05	15,9 cm ³ /U	1000 1500	15,9 23,9	14,2 22,2	12,3 20,2	0,3 0,7	4,0 6,1	8,4 12,7	
B06	19,8 cm ³ /U	1000 1500	19,8 29,7	18,1 28,0	16,2 26,1	0,3 0,7	4,9 7,5	10,3 15,6	
B07	22,5 cm ³ /U	1000 1500	22,5 33,7	20,8 32,0	19,0 30,2	0,4 0,8	5,5 8,5	11,8 17,6	
B08	24,9 cm ³ /U	1000 1500	24,9 37,4	23,2 35,7	21,3 33,7	0,4 0,8	6,1 9,3	12,9 19,5	
B10	31,8 cm ³ /U	1000 1500	31,8 47,7	30,1 46,0	28,2 44,1	0,5 0,9	7,7 11,7	16,3 24,6	
B12	41,0 cm ³ /U	1000 1500	41,0 61,5	39,3 59,8	37,4 57,9	0,6 1,1	9,8 14,9	20,9 31,5	
B15	50,0 cm ³ /U	1000 1500	50,0 75,0	48,3 73,3	46,6 ¹⁾ 71,6 ¹⁾	0,7 1,3	11,9 18,1	23,7¹) 35,7¹)	

1) B15 = 280 bar max. kurzzeitig

⁻ Nicht anwenden, wenn der interne Förderstromverlust mehr als 50 % des theoretischen Förderstroms beträgt.

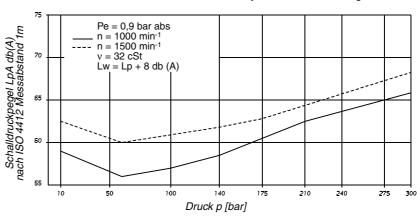


FÖRDERSTROMVERLUST (TYPISCH)

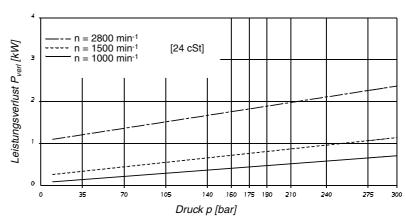


Bei Qverl. > 50% von Qtheor. darf der Arbeitszyklus 5s nicht übersteigen.

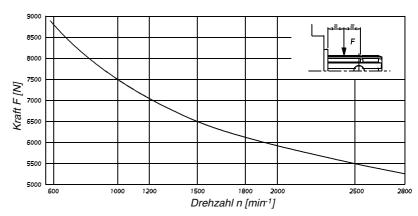
GERÄUSCHPEGEL (TYPISCH) T67GB - B10



LEISTUNGSVERLUST HYDRAULISCH-MECHANISCH (TYPISCH)

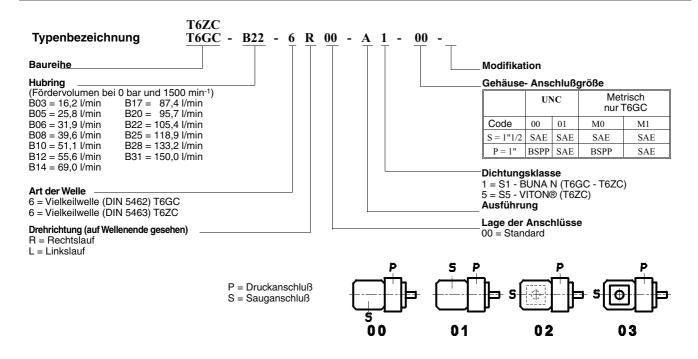


ZULÄSSIGE RADIALKRAFT



Lebensdauer 3000 Stunden, wenn während 70 % der Betriebsdauer eine Radialkraft von 500 N auf die Welle wirkt und während 30 % die zulässige Höchstkraft.





TYPISCHE BETRIEBSDATEN - TYPISCH [24 cSt]

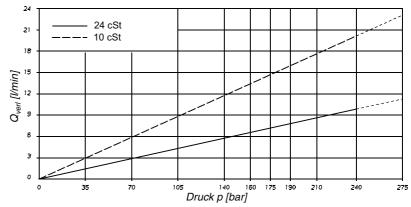
	Geometrisches Fördervolumen V _{geom}	Drehzahl n	För	derstrom Q [l/ı	min]	Antriebsleistung P [kW]			
Hubring		[min-1]	p = 0 bar	p = 140 bar	p = 240 bar	p = 7 bar	p = 140 bar	p = 240 bar	
B03	10,8 cm ³ /U	1000 1500	10,8 16,2	10,7	-	1,0 1,3	- 5,3		
B05	17,2 cm ³ /U	1000 1500	17,2 25,8	11,7 20,3	- 15,8	1,1 1,4	5,1 7,5	- 12,2	
B06	21,3 cm ³ /U	1000 1500	21,3 31,9	15,8 26,5	11,3 22,0	1,1 1,5	6,0 8,9	10,0 14,7	
B08	26,4 cm ³ /U	1000 1500	26,4 39,6	20,9 34,1	16,4 29,6	1,2 1,6	7,2 10,7	12,1 17,7	
B10	34,1 cm ³ /U	1000 1500	34,1 51,1	28,6 45,7	24,1 41,2	1,3 1,7	8,9 13,4	15,1 22,3	
B12	37,1 cm ³ /U	1000 1500	37,1 55,6	31,6 50,2	27,1 45,7	1,3 1,7	9,6 14,4	16,3 24,1	
B14	46,0 cm ³ /U	1000 1500	46,0 69,0	40,5 63,5	36,0 59,0	1,4 1,9	11,7 17,6	19,9 29,5	
B17	58,3 cm ³ /U	1000 1500	58,3 87,4	52,8 82,0	48,3 77,5	1,6 2,1	14,5 21,9	24,8 36,9	
B20	63,8 cm ³ /U	1000 1500	63,8 95,7	58,3 90,2	53,8 85,7	1,6 2,2	15,8 23,8	27,0 40,2	
B22	70,3 cm ³ /U	1000 1500	70,3 105,4	64,8 100,0	60,3 95,5	1,7 2,3	17,3 26,1	29,6 44,1	
B25 ¹⁾	79,3 cm ³ /U	1000 1500	79,3 118,9	73,8 113,5	69,3 109,0	1,8 2,5	19,3 29,2	33,2 49,5	
B28 ¹⁾	88,8 cm ³ /U	1000 1500	88,8 133,2	83,3 127,7	80,1 ²⁾ 124,5 ²⁾	1,9 2,8	21,9 32,7	32,5 ²⁾ 48,5 ²⁾	
B31 ¹⁾	100,0 cm ³ /U	1000 1500	100,0 150,0	94,5 144,5	91,3 ²⁾ 141,3 ²⁾	2,0 2,8	24,4 36,5	36,4 ²⁾ 54,4 ²⁾	

1) B25 - B28 - B31 =2500 min⁻¹ max. 2) B28 - B31 = 210 bar max. kurzzeitig

⁻ Nicht anwenden, wenn der interne Förderstromverlust mehr als 50 % des theoretischen Förderstroms beträgt.

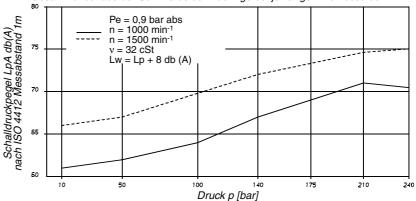


FÖRDERSTROMVERLUST (TYPISCH)

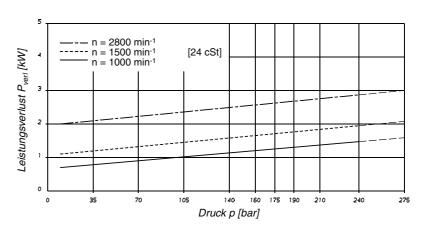


GERÄUSCHPEGEL (TYPISCH) T6GC - B22

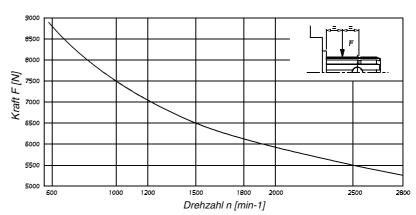
Bei Q_{verl.} > 50% von Q_{theor.} darf der Arbeitszyklus 5s nicht übersteigen. Gesamtverlust aus der Summe beider Hubringe bei jeweiligem Betriebsdruck.



LEISTUNGSVERLUST HYDRAULISCH-MECHANISCH (TYPISCH)



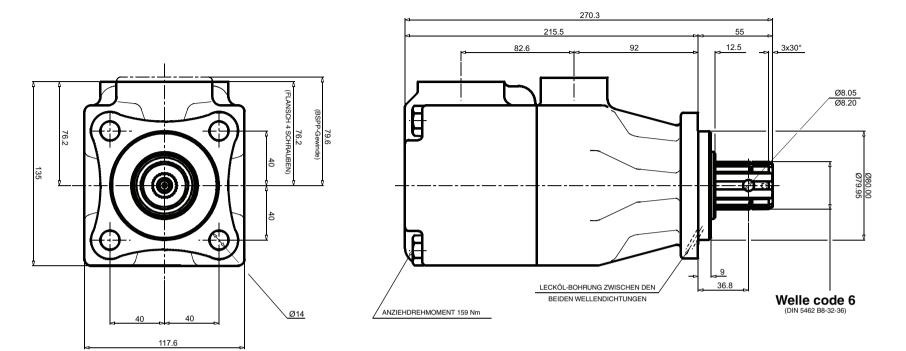
ZULÄSSIGE RADIALKRAFT -T6GC

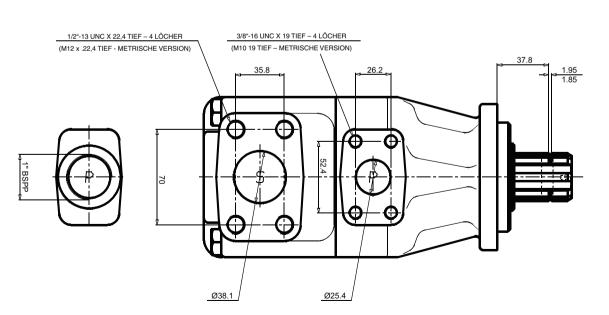


Lebensdauer 3000 Stunden, wenn während 70 % der Betriebsdauer eine Radialkraft von 500 N auf die Welle wirkt und während 30 % die zulässige Höchstkraft.

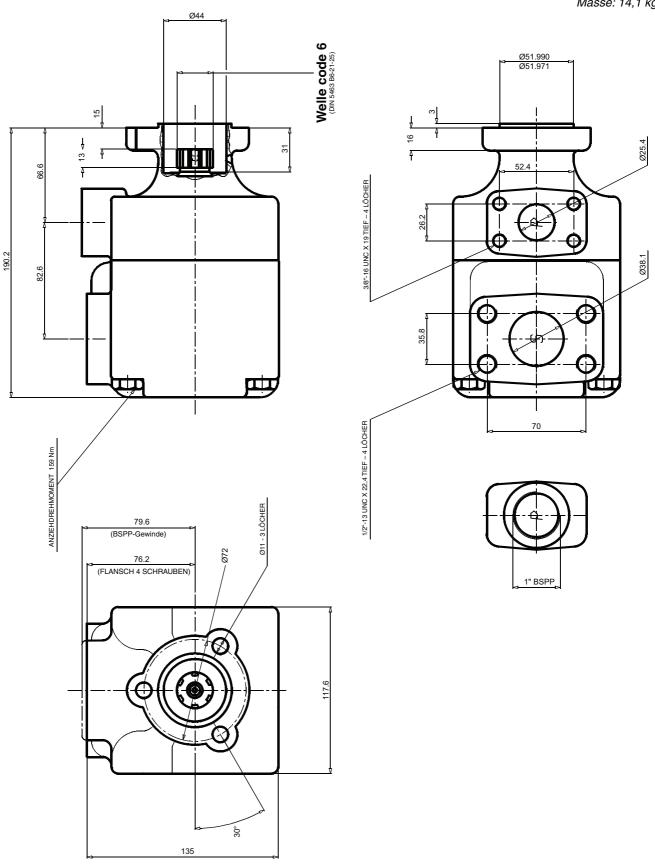


Masse: 18,0 kg

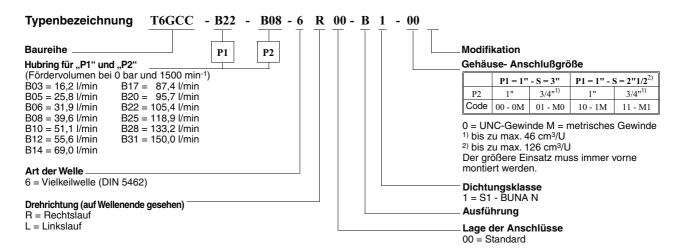




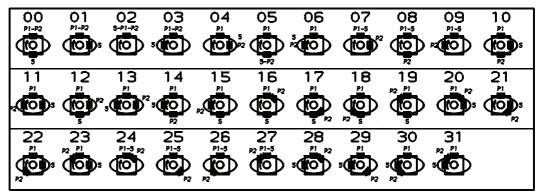
Masse: 14,1 kg







P = Druckanschluß S = Sauganschluß



BETRIEBS - CHARAKTERISTIK - TYPISCH [24 cSt]

	Geometrisches	Drehzahl n	Fö	rderstrom Q [l/ı	min]	Antriebsleistung P [kW]			
	Fördervolumen V _{geom.}	[min-1]	p = 0 bar	p = 140 bar	p = 240 bar	p = 7 bar	p = 140 bar	p = 240 bar	
B03	10,8 cm ³ /U	1000 1500	10,8 16,2	10,7	-	1,0 1,3	- 5,3	-	
B05	17,2 cm ³ /U	1000 1500	17,2 25,8	11,7 20,3	- 15,8	1,1 1,4	5,1 7,5	- 12,2	
B06	21,3 cm ³ /U	1000 1500	21,3 31,9	15,8 26,5	11,3 22,0	1,1 1,5	6,0 8,9	10,0 14,7	
B08	26,4 cm ³ /U	1000 1500	26,4 39,6	20,9 34,1	16,4 29,6	1,2 1,6	7,2 10,7	12,1 17,7	
B10	34,1 cm ³ /U	1000 1500	34,1 51,1	28,6 45,7	24,1 41,2	1,3 1,7	8,9 13,4	15,1 22,3	
B12	37,1 cm ³ /U	1000 1500	37,1 55,6	31,6 50,2	27,1 45,7	1,3 1,7	9,6 14,4	16,3 24,1	
B14	46,0 cm ³ /U	1000 1500	46,0 69,0	40,5 63,5	36,0 59,0	1,4 1,9	11,7 17,6	19,9 29,5	
B17	58,3 cm ³ /U	1000 1500	58,3 87,4	52,8 82,0	48,3 77,5	1,6 2,1	14,5 21,9	24,8 36,9	
B20	63,8 cm ³ /U	1000 1500	63,8 95,7	58,3 90,2	53,8 85,7	1,6 2,2	15,8 23,8	27,0 40,2	
B22	70,3 cm ³ /U	1000 1500	70,3 105,4	64,8 100,0	60,3 95,5	1,7 2,3	17,3 26,1	29,6 44,1	
B25 ¹⁾	79,3 cm ³ /U	1000 1500	79,3 118,9	73,8 113,5	69,3 109,0	1,8 2,5	19,3 29,2	33,2 49,5	
B28 ¹⁾	88,8 cm ³ /U	1000 1500	88,8 133,2	83,3 127,7	80,1 ²⁾ 124,5 ²⁾	1,9 2,8	21,9 32,7	32,5 ²⁾ 48,5 ²⁾	
B31 ¹⁾	100,0 cm ³ /U	1000 1500	100,0 150,0	94,5 144,5	91,3 ²⁾ 141,3 ²⁾	2,0 2,8	24,4 36,5	36,4 ²⁾ 54,4 ²⁾	

¹⁾ B25 - B28 - B31 = 2500 min⁻¹ max. 2) B28 - B31 = 210 bar max. kurzzeitig

⁻ Nicht anwenden, wenn der interne Förderstromverlust mehr als 50 % des theoretischen Förderstroms beträgt.

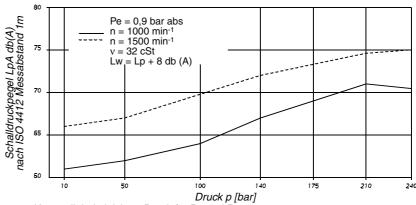


FÖRDERSTROMVERLUST (TYPISCH)

24 24 cSt 21 - 10 cSt 18 Q_{verl} [l/min] 12 Druck p [bar]

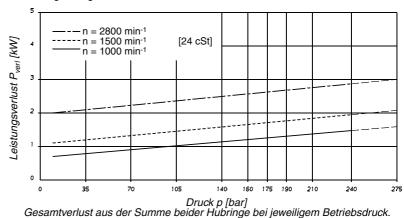
Bei Q_{verl.} > 50% von Q_{theor.} darf der Arbeitszyklus 5s nicht übersteigen. Gesamtverlust aus der Summe beider Hubringe bei jeweiligem Betriebsdruck.

GERÄUSCHPEGEL (TYPISCH) T6GCC - B22 - B22

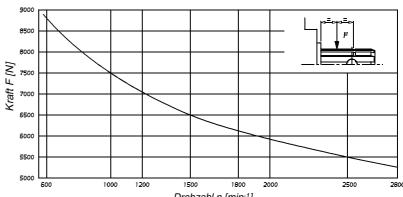


Kurve gilt bei gleichem Druck für P1 und P2.

LEISTUNGSVERLUST HYDRAULISCH-**MECHANISCH (TYPISCH)**



ZULÄSSIGE RADIALKRAFT -T6GCC



Drehzahl n [min⁻¹] Lebensdauer 3000 Stunden, wenn während 70 % der Betriebsdauer eine Radialkraft von 500 N auf die Welle wirkt und während 30 % die zulässige Höchstkraft.



T6GCC

S

S

P1

P2

P2

