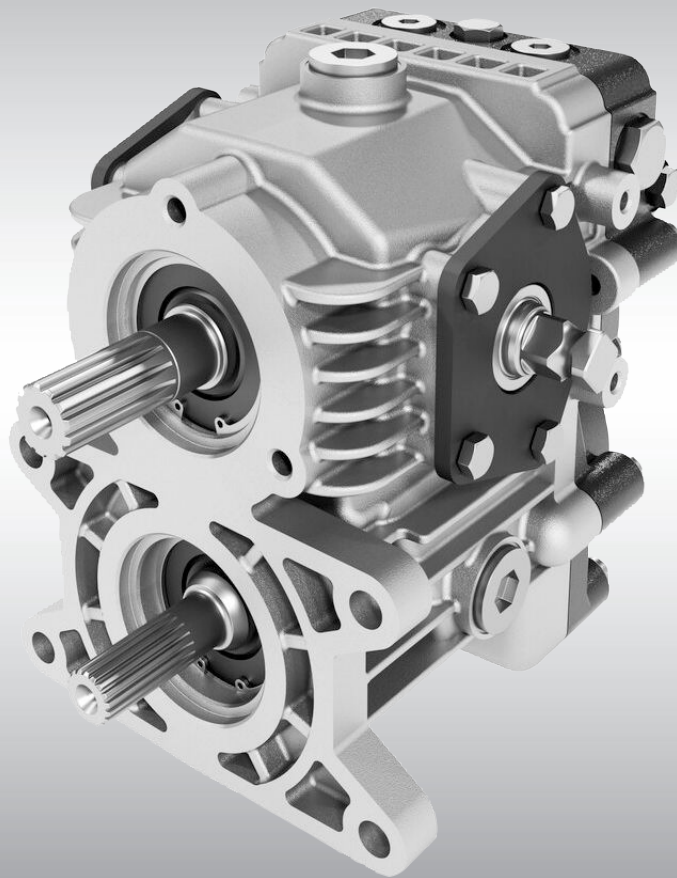




テクニカルインフォメーション

**3232**

**アキシャルピストントランスミッション**



改訂履歴

改訂表

日付	変更済み	改訂
December 2024	初版	0101

目次

概要

基本設計..... 4  
 主な特長..... 4  
 代表的なアプリケーション..... 4  
 回路図..... 4

技術仕様

ハードウェア性能..... 5  
 操作パラメータ..... 5  
 作動油仕様..... 6

操作

チェック/高圧リリーフバルブ ..... 7  
     オリフィス付チェック/高圧リリーフバルブ ..... 7  
 CPRV (チャージ圧力リリーフバルブ)..... 8  
 制御..... 9  
     ダイレクト容量コントロール..... 9  
     制御ハンドル要件 ..... 9

操作パラメータ

概要..... 11  
 入力/出力回転数..... 11  
 システム圧力..... 11  
 入力動力..... 11  
 チャージ圧力..... 11  
 ケース圧力..... 12  
 粘度..... 12  
 温度..... 12

システム設計パラメータ

フィルトレーションシステム..... 13  
 フィルトレーション..... 14  
     チャージフィルトレーション..... 14  
     サクションフィルトレーション..... 14  
 独立ブレーキシステム..... 15  
 作動油の選定..... 15  
 タンク..... 15  
 ケースドレン..... 15  
 チャージポンプ..... 16  
 ベアリング荷重と寿命..... 16  
     外部シャフト荷重を伴うアプリケーション..... 16  
     入力シャフト..... 17  
     定格シャフトトルクとスプライン潤滑..... 18  
     適用可能シャフト..... 18  
 サイズ選定式..... 19

モデルコード

モデルコード: A - H..... 20  
 モデルコード: J - M..... 21  
 モデルコード: N - Z..... 22

外形図

外形図 3232..... 23  
 適用可能シャフトと定格トルク： 入力シャフト..... 25  
 適用可能シャフトと定格トルク： 出力シャフト..... 27  
 センタセクション: オプション J..... 28  
 センタセクション: オプション R..... 29

## 概要

### 基本設計

3232 は、U-スタイル ハイドロスタティックトランスミッション(HST) ハードウェアとして設計されました。可変容量アキシシャルピストンポンプおよび固定容量アキシシャルピストンモータで構成され、パフォーマンスやサイズ、またコスト面において、モバイルアプリケーション市場の要求に応えるための最適な設計がなされています。

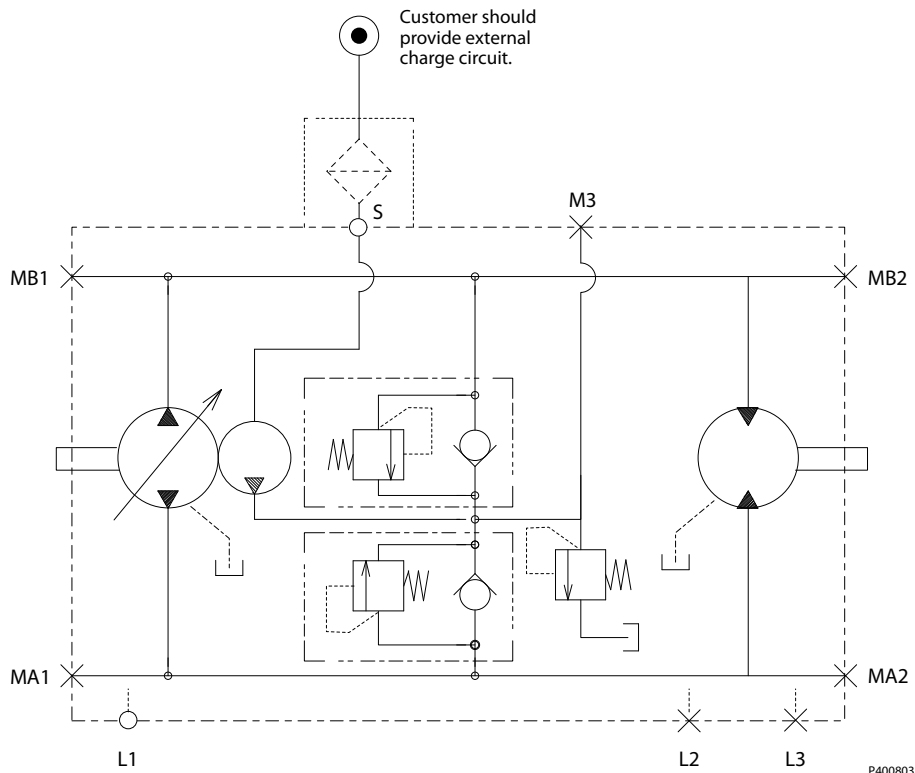
### 主な特長

- 実績があり最適化された 9 本ピストン回転グループ
- コンパクトなワンハウジングデザイン
- より長寿命のキット、クラス最高レベルのコンパクト設計ながらより高い負荷頻度適応能力
- 最適化されたシャフト中心距離
- 堅牢なシリンダブロック、ピストン素材、バルブプレート

### 代表的なアプリケーション

- 収穫機

### 回路図



- L1、L2、L3 はドレンポート
- S はサクションポート (外部チャージ回路はお客さまにてご用意ください)
- M3 はチャージ圧ゲージポート

## 技術仕様

## ハードウェア性能

特長		単位	3232
押しのけ容積	ポンプ側 <sup>1</sup>	cm <sup>3</sup> /rev [in <sup>3</sup> /rev]	0-31.5 [0-1.92]
	モータ側		31.5 [1.92]
押しのけ容積最大時のトルク (理論上)		N•m/bar [[lb•in/1000 psi]	0.50 [304.7]
回転部品の慣性モーメント	ポンプ側	kg•m <sup>2</sup> [slug•ft <sup>2</sup> ]	0.0019 [0.0014]
	モータ側		0.0019 [0.0014]
乾燥重量		kg [lb]	22 [48.5]
作動油量	ケース内のみ	liter [US gal]	1.5 [0.40]
	回路含む		1.6 [0.42]
取付			外形図3232 (23 ページ) を参照してください。
入力シャフト回転方向			CW or CCW
ポート			外形図3232 (23 ページ) を参照してください
入力シャフト			適用可能シャフトと定格トルク：入力シャフト (25 ページ) を参照してください
出力シャフト			適用可能シャフトと定格トルク：出力シャフト (27 ページ) を参照してください
コントロールタイプ			DDC

<sup>1</sup> 最大斜板角度は 18deg

## 操作パラメータ

特長		単位	3232
入力回転数	最低	min <sup>-1</sup> (rpm)	1000
	定格		3200
	最高		3400
システム圧力	最高作動圧力	bar [psi]	300 [4350]
	最高圧力		345 [5004]
入力馬力	最高	kw [HP]	29.8 [40]
チャージ圧力	最低	bar [psi]	5 [72.5]
ケース圧力	定格	bar [psi]	1 [14.5]
	最高		3 [43.5]

## 技術仕様

## 作動油仕様

特長		単位	3232
粘度	最低	mm <sup>2</sup> /sec. [ SUS]	7 [49]
	推奨レンジ		12-60 [66-280]
	最高		1600 [7500]
温度	最低	°C [°F]	-40 [-40]
	推奨レンジ		+82 [+180]
	最高		+104 [+220]
フィルトレーション (推奨最低値)	ISO 4406 準拠 清浄度		22/18/13
	効率(チャージ圧フィルトレーション)	β 比	β15-20=75(β10≥10)
	効率(サクションおよびリターンラインフィルトレーション)		β35-45=75(β10≥2)
	吸込側推奨スクリーンメッシュサイズ	μm	100-125

## 操作

### チェック/高圧リリーフバルブ

3232 は高圧リリーフバルブとチャージチェックバルブを組み合わせて搭載しています。高圧リリーフバルブは、放散式 (発熱を伴う) の圧力制御バルブ機能であり、過度なシステム圧力を制限することを目的としています。チャージチェック機能は低圧側作動ループのチャージ油補充の役割を果たします。トランスミッション回路の各側に専用の HPRV バルブが設置されていますが、これは非調節型で圧力は出荷時に設定されています。システム圧力がバルブの出荷時の設定値を超えると、油が高圧側システムループからチャージ回路へ、更にチャージチェックを経て低圧側システムループに流入します。

ポンプのオーダーコードにより、各システムポートで異なる HPRV 圧力設定を使用することができます。より広い中立デッドバンドを得るために、オリフィス付き HPRV バルブが使用可能です。オリフィス付き HPRV バルブが使用される場合、それは車両がバックするときの高圧ポートにのみ使用されます。HPRV のみのポンプのシステム圧オーダーコードは HPRV の設定を反映したものです。

HPRV が設定されたポンプのシステム圧力オーダーコードは、高圧リリーフ圧力設定を反映したものです。

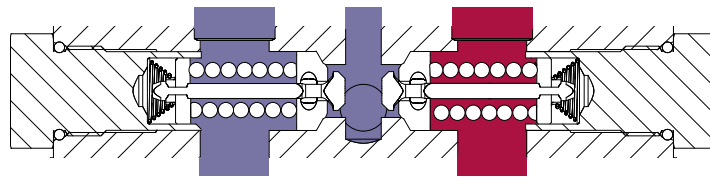
### オリフィス付チェック/高圧リリーフバルブ

3232 にはオプションのオリフィス付チェック/高圧リリーフバルブが用意されています。これを使用すると、中立不感帯が広がります。

アプリケーションによっては、不感帯を広げるために、オリフィス付き HPRV/チェックバルブを使用するほうが望ましい場合があります。これにより、ニュートラル時の車両の動きの安全性がより高まり、機械の中立状態に対して車両のリンクがより適応しやすくなります。オリフィスは油圧メイン回路である作動ループをチャージ回路に接続しています。制御シャフトの中立位置周辺の不感帯が広がるよう、常に少量の内部洩れが生じるようになっていきます。ただし、これにより、特に作動ループが高システム圧力状態にあるときの体積効率が低下します。オリフィス付のチェック/HPRV バルブは、クリーブを加速する可能性もあります。オリフィスの設置位置は、車両が逆駆動するときに加圧される作動ループの側とすることをおすすめします。

### HPRV 設定流量

オリフィスなし チェック/HPRV	6 l/min [1.4 US gal/min]
オリフィスあり チェック/HPRV	18 l/min [4.8 US gal/min]



P400005

### ⚠ 注意

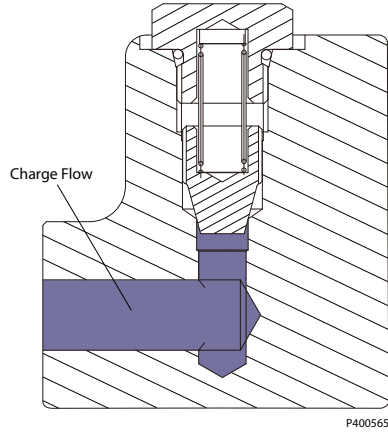
HPRV は工場出荷時、低流量の条件で設定されています。HPRV 流量の上昇をもたらすようなアプリケーションや動作条件では、出荷時のバルブ設定を超えて圧力が上昇する可能性があります。アプリケーションレビューを弊社にご相談ください。

## 操作

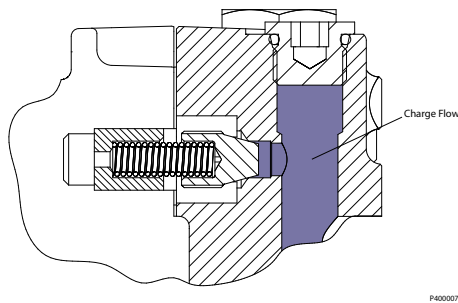
### CPRV (チャージ圧カリリースバルブ)

チャージ圧カリリースバルブは、チャージ圧力をケース圧力よりも高い、指定のレベルに保ちます。チャージ圧カリリースバルブは直動式のポペット型バルブで、圧力が指定のレベルを超えると開き、作動油を HST ケースへ吐出します。3232 にはシロータチャージポンプが装備され、CPRV は 2300rpm に設定されています。チャージ圧カリリースバルブの設定は、3232 のモデルコードで指定されています。

#### チャージ圧カリリースバルブ機能(サクシヨンフィルトレーシヨン)



#### チャージ圧カリリースバルブ機能(チャージフィルトレーシヨン)





## 操作

### 制御

#### ダイレクト容量コントロール

3232 は、ダイレクト容量コントロール(DDC)を特長としています。斜板角度は、斜板のトラニオンに直接取付けられたコントロールレバーまたはリンク機構を通じて、ダイレクトに設定します。コントロールレバーを動かすと斜板の角度が変化し、それによってモータの回転数と回転方向が変化します。

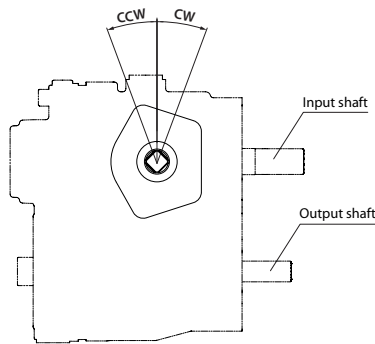
斜板コントロールアームは 3232 の左右どちら側にも設置可能です。

#### 制御ハンドル要件

最大許容トラニオントルクは 79.1 N・m [700 lbf・in]です。システム動作圧力 300 bar、回転数 3000 rpm で回転制御するのに必要なおおよそのトルクは、標準バルブプレート仕様で 25 N・m です。斜板を中立(ゼロ)の角度に保つのに必要な最小トルクは 2.3 N・m [20 in・lbf] です。実際の値は、ポンプの動作条件の影響を受けて変化します。はめ合わせ寸法については [外形図3232](#) (23 ページ) を参照してください。

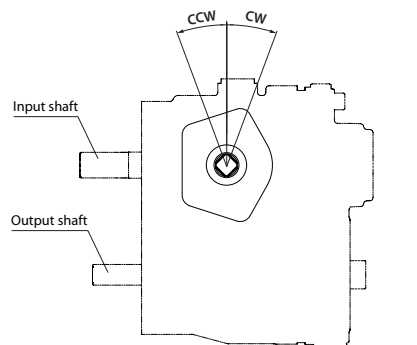
入力シャフト回転方向	CW				CCW			
	右		左		右		左	
コントロールアーム位置								
コントロールアーム回転方向	CW	CCW	CW	CCW	CW	CCW	CW	CCW
出力回転方向	CW	CCW	CCW	CW	CCW	CW	CW	CCW
高圧ポート	MA	MB	MB	MA	MB	MA	MA	MB
低圧ポート	MB	MA	MA	MB	MA	MB	MB	MA

入力シャフトから見て左側 (ポンプが上向きに設置されている場合)



P400804

入力シャフトから見て右側 (ポンプが上向きに設置されている場合)



P400805

## 操作

### 警告

いかなる動作状況でも、斜板のトラニオンに外部からの力を加えない限り、内部の油圧力によって斜板を中立位置に戻すことはできません。

---

## 操作パラメータ

### 概要

3232 の入力回転数および圧力に関する操作パラメータや制限値について定義します。具体的なパラメータは、技術仕様の章の [操作パラメータ](#) (5 ページ) を参照してください。

### 入力/出力回転数

**最低回転数**とは、エンジンがアイドリング状態にあるときの最低入力回転数の推奨値です。最低回転数よりも低い回転数で運転すると、油の潤滑や動力の伝達に十分な流量を維持するポンプの能力が制限されます。

**定格回転数**とは、フルパワー状態での最高入力回転数の推奨値です。この回転数よりも低い回転数で運転すれば、十分な製品寿命を確保できます。

**最高回転数**とは、許容される運転回転数の最高値です。最高回転数を超過すると、製品寿命が縮まり、油圧動力やブレーキ性能が低下するおそれがあります。いかなる運転条件であっても、最高回転数限界を決して超えないようにしてください。

定格回転数と最高回転数の間となる運転条件は、フルパワー未滿とし、また時間にも制限を設けてください。多くの駆動システムにおいて、最高回転数に達するのは、下り坂でのブレーキング時やマイナス方向の動力条件のときです。

### 警告

#### 車両または機械が予想外の動きをすることによる危険性

最高回転数を超過すると、油圧駆動ラインの馬力不足やブレーキ性能の低下が生じる可能性があります。油圧駆動ラインの馬力不足が生じた場合に、車両や機械を停止し、さらに停止状態を保持できる力を備えた、油圧トランスミッションから独立したブレーキシステムを装備する必要があります。

### システム圧力

**システム圧力**とは、ゲージポート Ma と Mb 間の差圧のことです。このシステム圧力は油圧ユニットの寿命に影響を与える主要なファクターです。高負荷によってシステム圧力が高くなると、予想寿命が短縮されてしまいます。油圧ユニットの寿命は、回転数と、標準的な運転平均圧力または、デューティサイクル分析でしか決定できない加重平均圧力に依存します。

**最高作動圧力**とは、推奨の適用圧力の最高値です。推奨最高使用圧力は、連続使用圧力ではありません。この圧力以下のアプリケーション圧力で駆動システムを使用した場合、適切なコンポーネントのサイズを選択すれば十分な製品寿命が得られます。

**最大圧力**(ピーク)は、あらゆる条件で許容される最も高い断続圧力です。最高作動圧力は継続することを想定してはなりません。最高作動圧力と最大断続圧力間の圧力がかかるアプリケーションでは、完全なアプリケーション、負荷頻度、予想寿命解析で弊社の承認が必要となります。

すべての圧力制限は、[低圧側ループ \(チャージ\) 圧力を基準とした差圧](#)です。差圧を計算するには、[低圧側ループの圧力を目盛の読み取り値から差し引いてください](#)。

### 入力動力

**最大連続入力動力**は、HST への入力動力の推奨最大値です。

### チャージ圧力

内蔵のチャージリリーフバルブは、チャージ圧力を制御します。チャージ圧力によって、低圧側トランスミッションループの最低圧力が維持されます。チャージ圧力は、ケース圧力との差圧であり、ケース圧力よりも高い値をとります。

**最低チャージ圧力**は、低圧側ループの安全な作動を維持するための最低圧力です。

## 操作パラメータ

### ケース圧力

通常の動作条件では、定格ケース圧力を超えないでください。低温始動の場合、ケース圧力は常に**最高断続ケース圧力**を下回らないでください。ドレン配管のサイズは、上記に従って選定してください。

#### ⚠ 注意

##### コンポーネントの損傷または洩れの危険性

定められた制限値を超えたケース圧力で動作させると、シール、ガスケット、ハウジングの損傷をまねき、外部への油洩れが発生する危険性があります。チャージ圧力およびシステム圧力がケース圧力に付加されるため、性能にも影響が出るおそれがあります。

### 粘度

効率とベアリング寿命を最大限確保するため、作動油粘度は推奨範囲内におさまるよう維持してください。**最低粘度**は、最高周囲温度および過負荷運転の条件下で短時間のみであれば対応可能です。**最高粘度**は、低温始動時のみ対応可能です。システムのウォームアップが完了するまでは、回転数を制限してください。[作動油仕様](#) (6 ページ) を参照して下さい。

### 温度

1. 作動油の温度は、表に記載された制限範囲内に維持してください。

**最低温度**は、部品材料の物理的性質に関係した値です。低温の油はポンプ部品の耐久性には影響しませんが、油の流れや動力伝達の性能には影響が発生すると考えられます。

**連続温度**は、2分以上 (1 回) またはアプリケーションのデューティサイクルの2%以上超えないようにしてください。連続温度以下で使用するにより、十分なユニット寿命が得られます。アプリケーションの冷却システムは、油温を連続温度制限値以下に維持するように設計してください。

**最高温度**は、材料の性質をもとに定められています。この温度を越えないようにご使用ください。

2. 最高温度は、システム内で最も高温となる箇所測定して下さい。

仕様については、[作動油仕様](#) (6 ページ) を参照して下さい。

3. 作動油の温度と粘度の制限は、同時に満たすよう確認をお願いします。

## システム設計パラメータ

### フィルトレーションシステム

早期の摩耗不具合を防ぐため、HST 回路には清浄な作動油のみが流入するようにしてください。通常の動作条件で、作動油の清浄度を ISO 4406 クラス 22/18/13 (SAE J1165)、または、より良好にコントロールできるフィルターを推奨します。これらの清浄度は、輸送後のコンポーネントハウジング/ケースやその他のキャビティに存在する作動油には適用できません。

フィルタの設置箇所は、サクシオン (吸込側) またはチャージ (吐出側) となります。フィルタの選定には多くの要因が絡んでいますが、主に汚染物の浸入する割合とシステム中の汚染物の生成、必要となる作動油の清浄度、また予期されるメンテナンス周期に左右されます。フィルタは、効率および性能の等級パラメータを用いて、上記の要件を満たすよう選定します。

フィルタ効率は、ベータ比 ( $\beta_x$ ) で定義されます。<sup>1</sup> ( $\beta_x$ )、単純なサクシオンフィルタ付閉回路トランスミッションと、リターンラインフィルタ付開回路トランスミッションにはベータ比が、 $\beta_{35-45} = 75$  ( $\beta_{10} \geq 2$ ) またはより良好な値のフィルタをお使い下さい。開回路システム、および、同一タンクから供給する複数のシリンダを有する閉回路には、高性能フィルタの使用を推奨します。これは共通のタンクを使用するギアやクラッチ付システムにも当てはまります。これらのシステムには通常、 $\beta_{15-20} = 75$  ( $\beta_{10} \geq 10$ )、またはより良好な  $\beta$  比性能のフィルタを備えた、チャージ圧力側または戻り側のフィルトレーションシステムが求められます。

システムはそれぞれ固有なものですから、フィルトレーションシステムの適合性は徹底したテストと評価プログラムによってのみ確認することができます。詳細については *Design Guidelines for Hydraulic Fluid Cleanliness Technical Information, BC152886482150* を参照して下さい。

清浄度と $\beta_x$ 比		
フィルトレーション (推奨最低値)	ISO 4406 準拠 清浄度	22/18/13
	効率 (チャージ圧フィルトレーション)	$\beta_{15-20} = 75$ ( $\beta_{10} \geq 10$ )
	効率 (サクシオンおよび戻りラインフィルトレーション)	$\beta_{35-45} = 75$ ( $\beta_{10} \geq 2$ )
	吸込側スクリーン推奨サイズ	100 – 125 $\mu\text{m}$

<sup>1</sup> フィルタ  $\beta_x$  比は、比は ISO 4572 で定義されたフィルタ効率の尺度です。フィルタの上流と下流とで、一定の大きさ ( $x$  ミクロン) 以上の大きさを持つ粒子がそれぞれ何個存在するか、その数の下流側に対する上流側の比率であると定義されています。

## システム設計パラメータ

### フィルトレーション

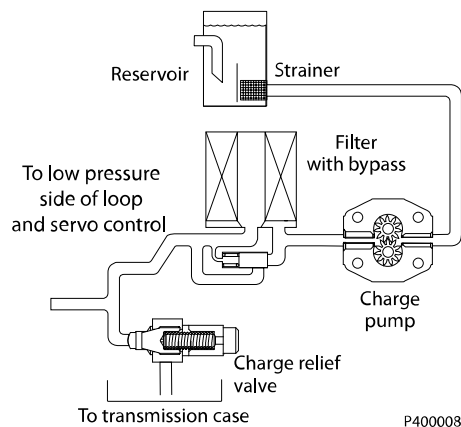
#### チャージフィルトレーション

チャージフィルタは、図で示すように、回路内のチャージポンプの後ろの位置に、距離を取って設置されます。

チャージ圧力フィルトレーション回路で使用するフィルタに加わる圧力は、最低 34.5bar [500 psi] 以上が推奨値となります。弊社では、チャージ圧力フィルトレーションを採用する場合 100 – 125 $\mu$ m のスクリーンを、タンク内またはチャージ吸込ラインに設置するよう推奨しています。

フィルタバイパスバルブは、システムを損傷から保護するために必要です。フィルタの目詰まりや低温始動にともない、高圧力が低下すると、作動油はフィルタを迂回します。バイパスが開いた状態で長時間作動させることは避けてください。バイパスインジケータは、目視確認できるもの、または電子表示のものを推奨します。フィルタは必ず適切なメンテナンスを行ってください。

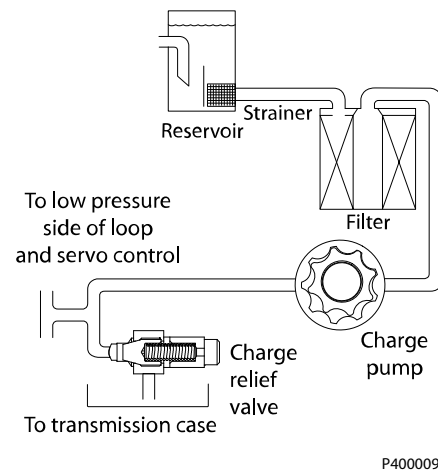
#### チャージフィルトレーション



#### サククションフィルトレーション

サククションフィルタは図が示すように、回路内のタンクとチャージポンプ吸込口の間には設置されます。

#### サククションフィルトレーション



## システム設計パラメータ

### 独立ブレーキシステム

車両のプロペル動力には、中立位置あたりの制御感度を減らすために、非線形制御入力の設定が必要になる場合があります。好みのコントロールを実感するために、減衰または摩擦力が必要になる場合があります。

これらの装置には、斜板で装置をセンタリングするための中立位置は含まれていません。好みの角度で斜板を維持する、機械のコントロールシステムの力を提供することが必要です。接続に失敗が発生すると斜板を中立位置に戻す「フェイルセーフ」装置が、推奨されています。

アプリケーションには、あらゆる作業条件下で車両を停止させることができる独立したブレーキシステムが必要です。コントロールリンケージまたはダイレクト容量コントロールサブシステム（トラニオンシャフト、ベアリング、キャリアなど）が故障した場合、独立したブレーキシステムは、油圧負荷で作動している可能性のある車両を停止させることができません。

#### 警告

##### 車両または機械が予想外の動きをすることによる危険性

各種の操作モード（例：前進、中立、後進モード）において、油圧駆動ラインの馬力不足により、油圧ブレーキ性能が不足する場合があります。油圧駆動ラインの馬力不足が生じた場合に、車両や機械を停止し、さらに停止状態を保持できる力を備えた、油圧トランスミッションから独立したブレーキシステムを装備する必要があります。

### 作動油の選定

ポンプの定格および性能データは、酸化防止剤、防錆剤、消泡剤入りの作動油を使用して動作した場合に得られたものです。作動油は、内部部品の摩耗、浸食、および腐食を防止するために、良好な熱安定性と加水分解に対する安定性を持たなければなりません。

#### 注意

異なる種類の作動油の混合はしないでください。

### タンク

油圧システムのタンクは、システムの全ての作動状態において、作動油の最大の容積変化を吸収でき、作動油がタンクを通過する間に、空気の放出が促進されるものである必要があります。

最小の作動油量が、1分間当りのチャージポンプの総流量の1/2に等しい場合は、タンク容量は1分間当りのチャージポンプの総流量の5/8以上にするを推奨します。即ち戻り流量が最大の時に、油中の空気を放出するために30秒間作動油をタンクにとどめておくことになります。これは、アプリケーションでは最も多い密閉タンク（プリーザ無し）にも適用できます。

タンク出口（チャージポンプ入り口）の位置は、重力によるゴミの分離を利用し、大きな異物がチャージポンプの吸込ラインに入らないように、タンクの底より高い位置に設計してください。出口ポートには100~125µmのスクリーンを取付けることを推奨します。

タンク流入口（作動油の戻り）の位置は、タンク内の標準の液面よりも下に流れ込むように設計して下さい。バップルを設けることにより、エアレーション防止と作動油の消泡性を促進することができます。

### ケースドレン

内部洩れをシステムタンクに戻すために、ケースドレンラインをケース吐出口のうちの1つに必ず接続してください。ケース内が完全に満たされているように、より高い位置にある吐出口を使用してください。

ケースドレンの作動油は、システム内の作動油の中で通常最も高温となります。

## システム設計パラメータ

### チャージポンプ

3232 では、チャージポンプが必要です。チャージポンプは、システムの漏れを補い、主回路の正圧を維持し、冷却と濾過のための流量を提供します。

チャージポンプ要件とその結果としてのチャージポンプサイズの選択には多くの要因が影響します。これらの要因には、システム圧力、ポンプ入力回転数、ポンプ斜板角度、作動油のタイプ、温度、油圧ラインの長さやサイズなどが含まれます。

### ベアリング荷重と寿命

ベアリング寿命は、回転数、システム圧力、チャージ圧力、斜板角度、さらに外部からのサイド/スラスト荷重の関数となります。斜板角度の影響因子には、容積および方向が含まれます。外部荷重は、ポンプがサイド/スラスト荷重（ベルトまたはギア）によって動かされるアプリケーションや、ポンプと駆動部の連結における不均衡や不適切な同心性を伴った取付がなされたアプリケーションにみられます。いかなる大きさの外部荷重でも、ポンプの予想ベアリング寿命を減らすことになります。影響を及ぼす他の寿命因子としては、油の種類および粘度が含まれます。

#### 外部シャフト荷重を伴うアプリケーション

3232 のベアリングは、ある程度の外部ラジアル/スラスト荷重に対応できるように設計されています。外部荷重が存在する場合の、許容されるラジアルシャフト荷重は、ハウジング面に対する荷重の位置、内部荷重に対する荷重の方向、および油圧ユニットの動作圧力の関数となります。外部シャフト荷重が避けられないアプリケーションでは、荷重の位置付けを適切に行うことで、ベアリング寿命への影響を最小化することができます。最適なポンプの位置付けには、外部荷重からシャフトにかかる荷重およびポンプ回転部の荷重の総荷重を考慮します。

- 前進と後退がほぼ同程度になるよう斜板が操作されるポンプ動作のアプリケーションの場合、外部荷重が回転部荷重に対し 90°となるように、外部サイド荷重を 90°または 270°に位置付けることで、ベアリング寿命が最適化されます（詳細は下図参照）。
- 斜板が主に（75%以上の割合で）中立から一方へ傾転した状態となるポンプ動作のアプリケーション（例：振動コンベヤや典型的な推進駆動）の場合、外部サイド荷重を一般的には内部回転部荷重に対して反対方向に位置付けることで、ベアリング寿命が最適化されます。内部荷重の方向は、回転方向と、どのシステムポートから流出するかの関数となります。
- 3232 のベアリングは、ある程度のスラスト荷重に対応できるように設計されており、偶発的なスラスト荷重であれば重大な結果には至りません。スラスト荷重が予想される場合、許容荷重の値には多くのファクターによるため、アプリケーションレビューを実施することを推奨します。

外部荷重が想定される場合のベアリング寿命について弊社までお問い合わせください。

スラスト荷重の印加は避けてください。スラスト荷重が予想される場合は弊社までご相談ください。



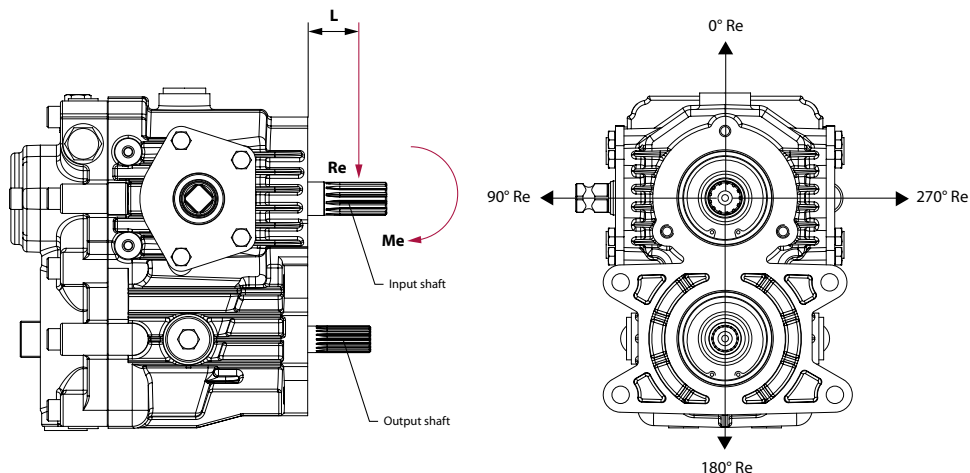
## システム設計パラメータ

### 入力シャフト

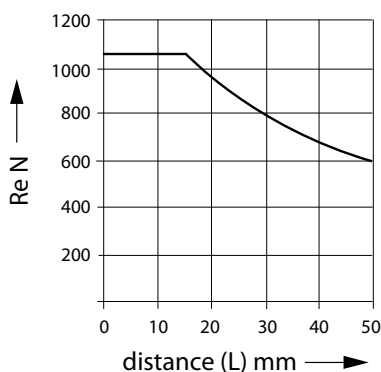
**最大許容ラジアル荷重 (Re)** は最大外部モーメント (Me) およびマウンティングフランジから荷重までの距離 (L) を基準としています。下の図をご覧ください。

$$Re = Me / L$$

- Me** シャフトモーメント
- L** フランジから荷重点までの距離
- Re** シャフトにかかる外部からの力



P400806



P400011

弊社ではラジアルシャフト荷重のかかるアプリケーションにはクランプ式のカップリングをおすすめしています。

最大許容ラジアル荷重 (Re) の 25% を超える外部荷重がかかる場合や、ポンプの斜板が"常時"または"ほぼ常時、一方向に傾転する場合"のユニットのベアリング寿命の査定については弊社にお問い合わせ下さい。

### 出力シャフト

どの方向であっても、荷重の印加は避けてください。

## システム設計パラメータ

### 定格シャフトトルクとスプライン潤滑

定格最大トルクは、シャフトのねじり強度を基準とし、最大 100,000 回の荷重正逆転を想定しています。しかし、油に浸した状態でスプラインが回転する場合は、不純物が洗い流されるのに加えて、酸素も良好に制限されます。このようなスプラインの定格トルクは、公称最大定格まで増加させることが可能です。油浸されたスプラインは、ポンプがポンプ駆動装置によって駆動されていることや、ポンプが補助パッドに差し込まれていることを示しています。

スプラインのかみ合いをピッチ円直径以上に維持することによっても、スプラインの寿命を最大化できます。スプラインのかみ合いがピッチ円直径の 3/4 を下回ると、高い接触応力とスプラインフレッチングが生じます。

### 適用可能シャフト

嵌合するスプラインのピッチ円直径間の整合は、スプラインによる駆動接続の運転寿命を決定するもう一つの重要なファクターです。スプライン駆動部の取付が差込式または柔軟性のない場合、過酷なラジアル荷重がシャフトにかかる可能性があります。ラジアル荷重は伝達トルクとシャフト偏心率の関数となります。スプラインクリアランスを増やすことでこの状況が完全に緩和されるわけではありません。しかし、スプラインクリアランスが増えれば、嵌合するスプラインのピッチ円直径間の不整合やラジアル偏心率による機械の干渉を防ぐことができます。スプラインの寿命を最大にするため、ベアリングで支持されるスプラインシャフト間に中間カップリングを追加してください。

## システム設計パラメータ

## サイズ選定式

油圧トランスミッションのサイズを選定する際に役立つ方程式を下に示します。一般的に、サイズ選定のプロセスは、必要な作動機能を得るために求められるトランスミッション速度およびトルクを決定するために、マシンシステムを評価することから始まります。駆動ラインのサイズ選定に関するより詳細な説明については、*Selection of drive line components, BC157786484430* を参照して下さい。

	SI 単位系		米国単位系	
入力トルク	$M_p = \frac{V_{gp} \cdot \Delta p}{20 \cdot \pi \cdot \eta_{mp}}$	Nm	$M_p = \frac{V_{gp} \cdot \Delta p}{2 \cdot \pi \cdot \eta_{mp}}$	[lbf-in]
入力動力	$P_p = \frac{M_p \cdot n_p}{9550}$	kW	$P_p = \frac{V_{gp} \cdot n_p \cdot \Delta p}{396\,000 \cdot \eta_{tp}}$	[hp]
出力トルク	$M_m = \frac{V_{gm} \cdot \Delta p \cdot \eta_{mm}}{20 \cdot \pi}$	Nm	$M_m = \frac{V_{gm} \cdot \Delta p \cdot \eta_{mm}}{2 \cdot \pi}$	[lbf-in]
出力動力	$P_m = \frac{M_m \cdot n_m}{9550}$	kW	$P_m = \frac{V_{gm} \cdot n_m \cdot \eta_{tm}}{396\,000}$	[hp]

## 記号の説明

$V_{gp}$	1 回転あたりのポンプ押しのけ容積. cm <sup>3</sup> [in <sup>3</sup> ]
$V_{gm}$	1 回転あたりのモータ押しのけ容積. cm <sup>3</sup> [in <sup>3</sup> ]
$\Delta p$	$P_{HD} - P_{ND}$ bar [psi]
$\eta_{mp}$	ポンプ機械油圧 (トルク) 効率
$\eta_{mm}$	モータ機械油圧 (トルク) 効率
$\eta_{tp}$	ポンプ全効率
$\eta_{tm}$	モータ全効率
$P_{HD}$	高圧 bar [psi]
$P_{ND}$	低圧 bar [psi]
$n_p$	入力回転数
$n_m$	出力回転数

## モデルコード

モデルコード: A-H



## A-押しのか容積

コード	説明
32U	31.5 cc/rev (最大角度時)、Uシャフト構成、取付位置：ハウジング

## B-回転方向

コード	説明
L	入力シャフトから見て左回転 (CCW)
R	入力シャフトから見て右回転 (CW)

## C-バルブプレート

コード	説明
A	標準
B	高

## D-コントロールアーム位置

コード	説明
L	入力シャフト側から見て左側 (ポンプを上)
R	入力シャフト側から見て右側 (ポンプを上)

## E-コントロールアーム構成

コード	説明
D	M10 x2 デテント付
K	外径 20mm ストレートキー
S	17mm スクエア

## F-ポンプシャフト構成 (入力シャフト/PTOシャフト)

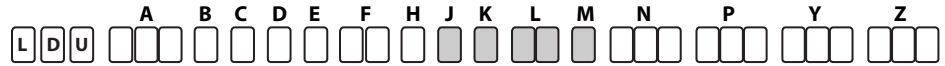
コード	説明
JA	JIS 25x18x1.25 (入力), なし (PTO)
JB	JIS 25x18x1.25, ショート (入力), なし (PTO)
JN	JIS 25x13x1.667 (入力), なし (PTO)

## H-出力シャフト構成

コード	説明
B	JIS 20x18x1.0
F	JIS 25x18x1.25 溝付

モデルコード

モデルコード: J-M



J- センタセクション構成

コード	説明
J	ドレンポート: なし (7/8-UNF ハウジングのみ), チャージポート: なし, チャージポンプ用サククションフィルタ
R	ドレンポート: なし (7/8-UNF ハウジングのみ), チャージポート: G1/2, リモートフィルタ用サククションフィルタ

K- チャージポンプ容積

コード	説明
6	6 cc/rev

L- チャージリリーフ設定

コード	説明
05	5 bar
08	8 bar

M- バイパスバルブ

コード	説明
N	なし

## モデルコード

モデルコード: N-Z



## N-チェック/高圧リリーフバルブ（ハウジングから見て左側）

コード	説明
14N	高圧リリーフバルブ 140 bar
14A	オリフィス付高圧リリーフバルブ 140 bar
17N	高圧リリーフバルブ 175 bar
17A	オリフィス付高圧リリーフバルブ 175 bar
21N	高圧リリーフバルブ 210 bar
23N	高圧リリーフバルブ 230 bar
25N	高圧リリーフバルブ 250 bar
28N	高圧リリーフバルブ 280 bar
30N	高圧リリーフバルブ 300 bar

## P-チェック/高圧リリーフバルブ（ハウジングから見て右側）

コード	説明
14N	高圧リリーフバルブ 140 bar
14A	オリフィス付高圧リリーフバルブ 140 bar
17N	高圧リリーフバルブ 175 bar
17A	オリフィス付高圧リリーフバルブ 175 bar
21N	高圧リリーフバルブ 210 bar
23N	高圧リリーフバルブ 230 bar
25N	高圧リリーフバルブ 250 bar
28N	高圧リリーフバルブ 280 bar
30N	高圧リリーフバルブ 300 bar

## Y-特殊ハードウェア

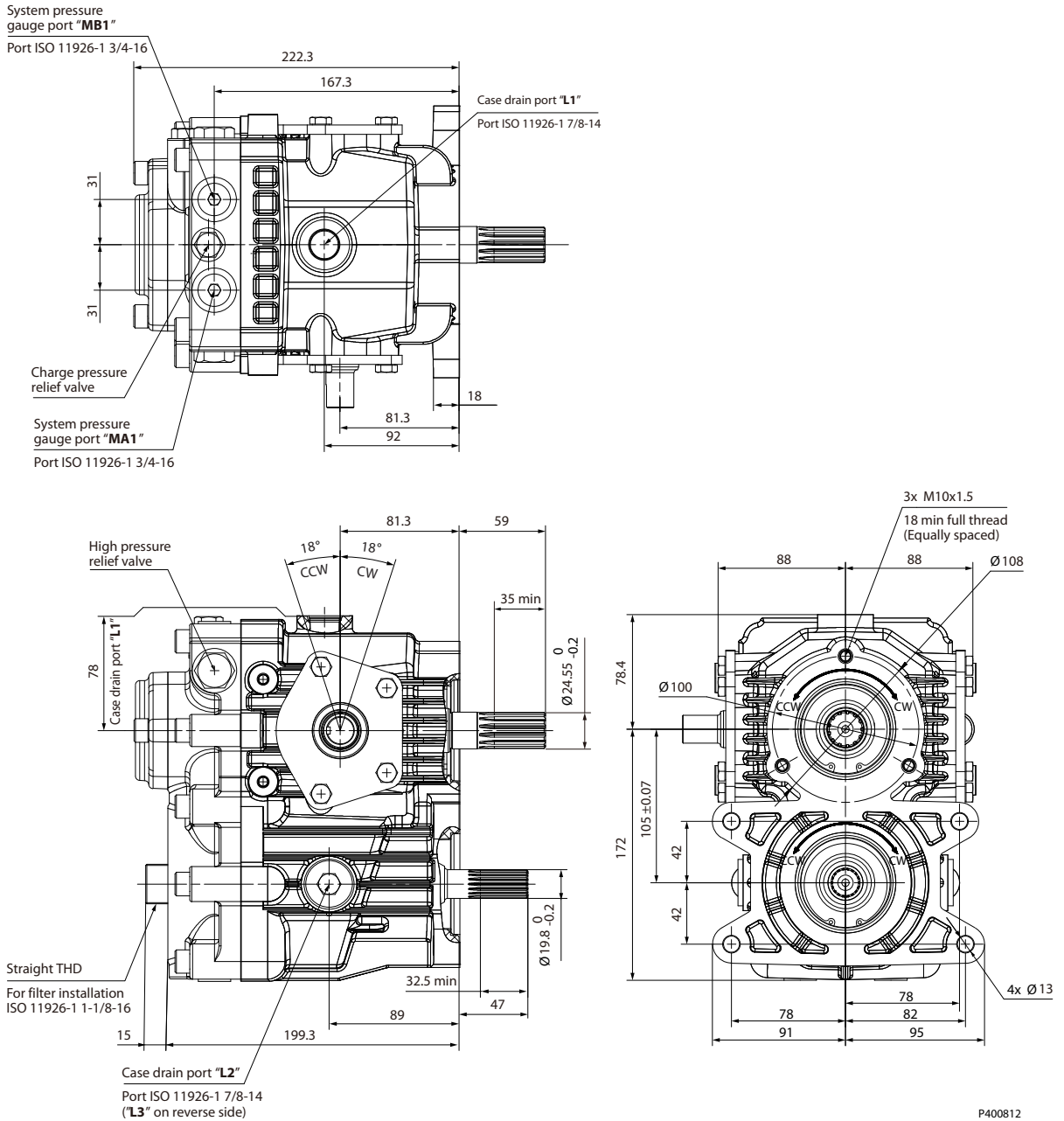
コード	説明
SNN	ハウジング構成：小フランジ、パイロット径 62
NNN	ハウジング構成：標準

## Z-塗装およびネームタグ

コード	説明
BNN	黒色、Danfoss ロゴ
NNN	塗装なし、Danfoss ロゴ

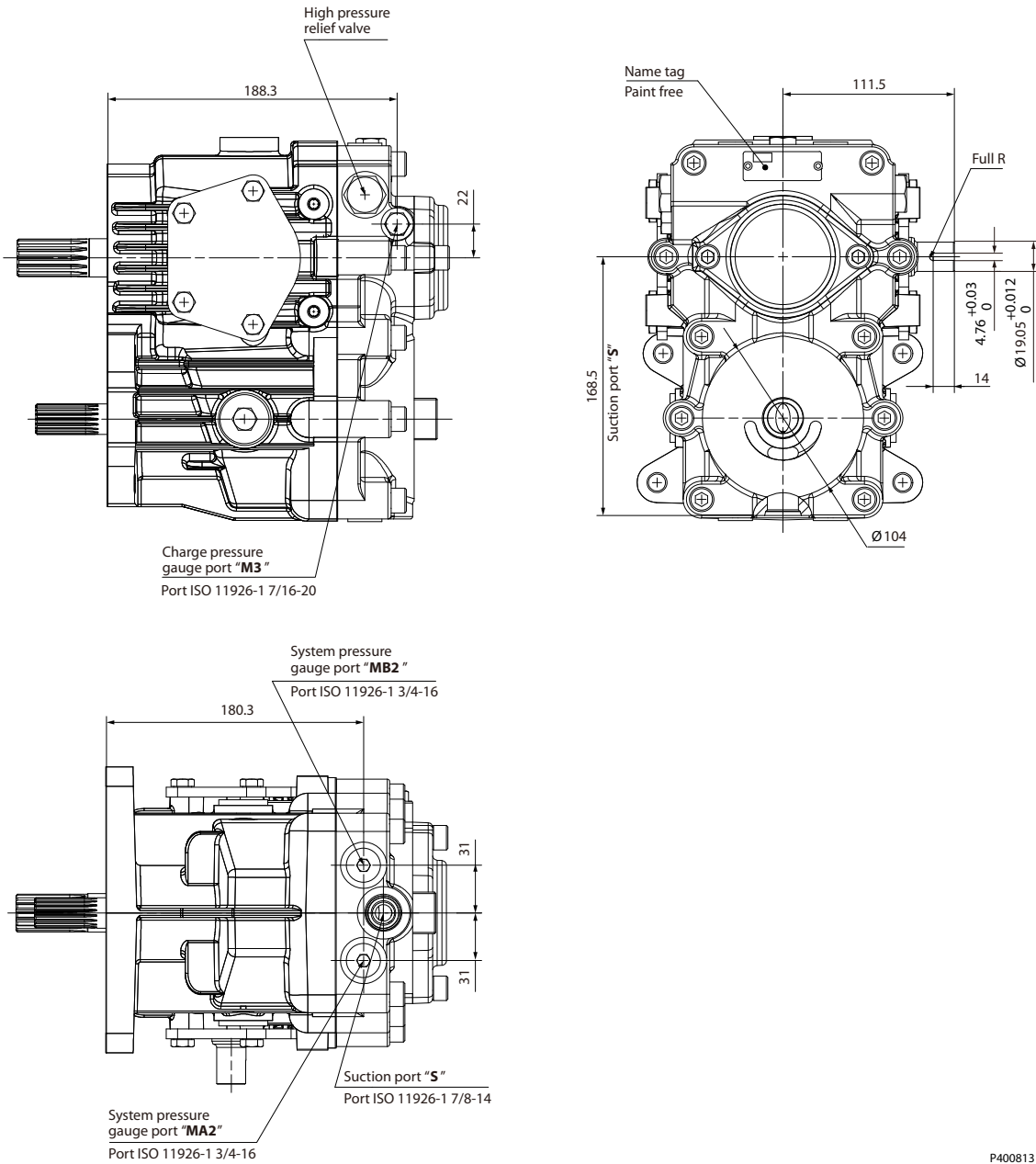
外形図

外形図 3232



入力シャフト回転方向	CW		CCW	
コントロールアーム位置	左			
コントロールアーム回転方向	CW	CCW	CW	CCW
出力回転方向	CCW	CW	CW	CCW
高圧ポート	MB	MA	MA	MB
低圧ポート	MA	MB	MB	MA

外形図



P400813

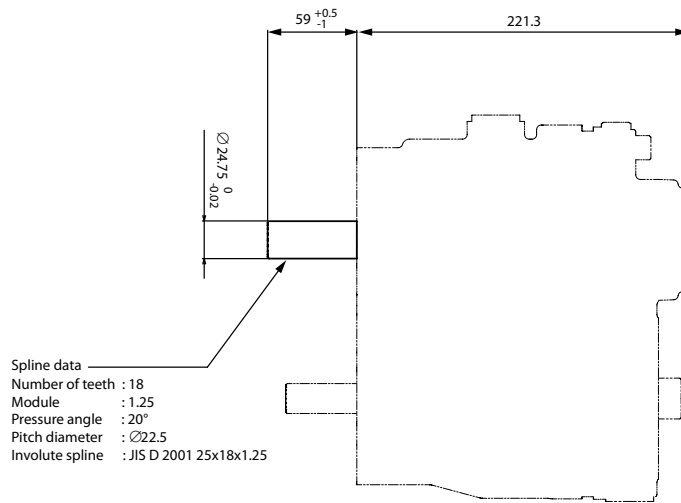


## 外形図

適用可能シャフトと定格トルク：入力シャフト

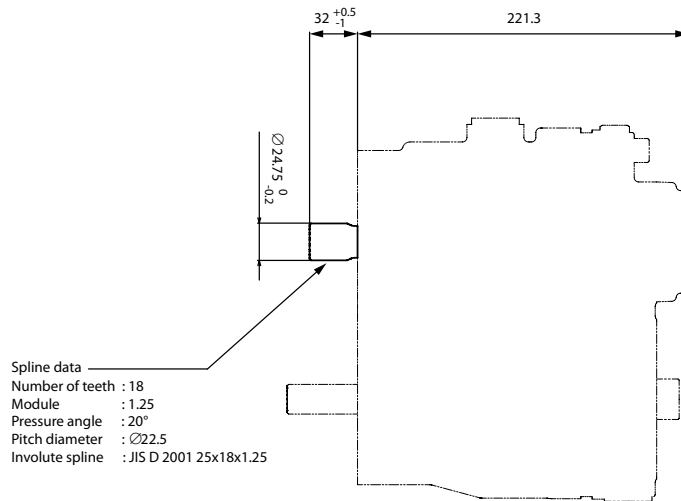
## 入力シャフト

オプション	スプライン	定格トルク N·m [lbf·in]	
		定格トルク	最大トルク
JA	JIS 25x18x1.25 (入力), なし (PTO)	264 [2336.6]	672 [5947.7]



P400808

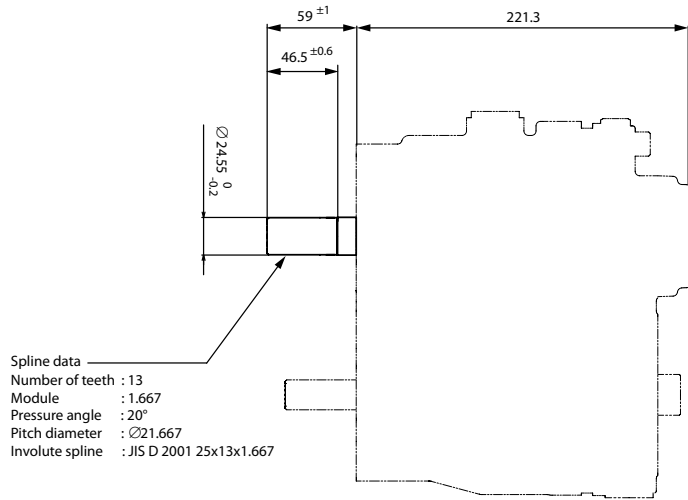
オプション	スプライン	定格トルク N·m [lbf·in]	
		定格トルク	最大トルク
JB	JIS 25x18x1.25, ショート (入力), なし (PTO)	264 [2336.6]	672 [5947.7]



P400809

## 外形図

オプション	スプライン	定格トルク N·m [lbf·in]	
		定格トルク	最大トルク
JN	JIS 25x13x1.667 (入力), なし (PTO)	230 [2035.67]	584 [5168.84]



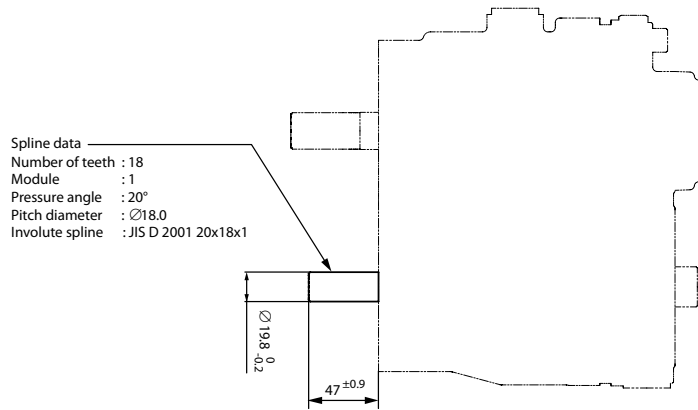
P400807

外形図

適用可能シャフトと定格トルク：出力シャフト

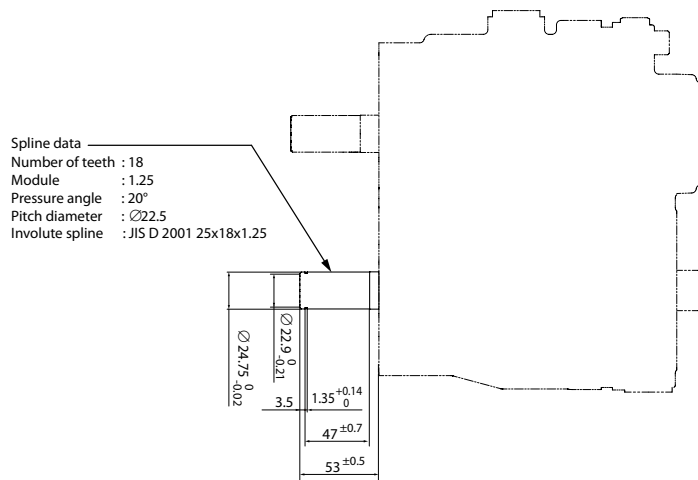
出力シャフト

オプション	スプライン	定格トルク N·m [lbf·in]	
		定格トルク	最大トルク
B	JIS 20x18x1.0	135 [1194.85]	344 [3044.66]



P400810

オプション	スプライン	定格トルク N·m [lbf·in]	
		定格トルク	最大トルク
F	JIS 25x18x1.25 溝付	264 [2336.6]	672 [5947.7]



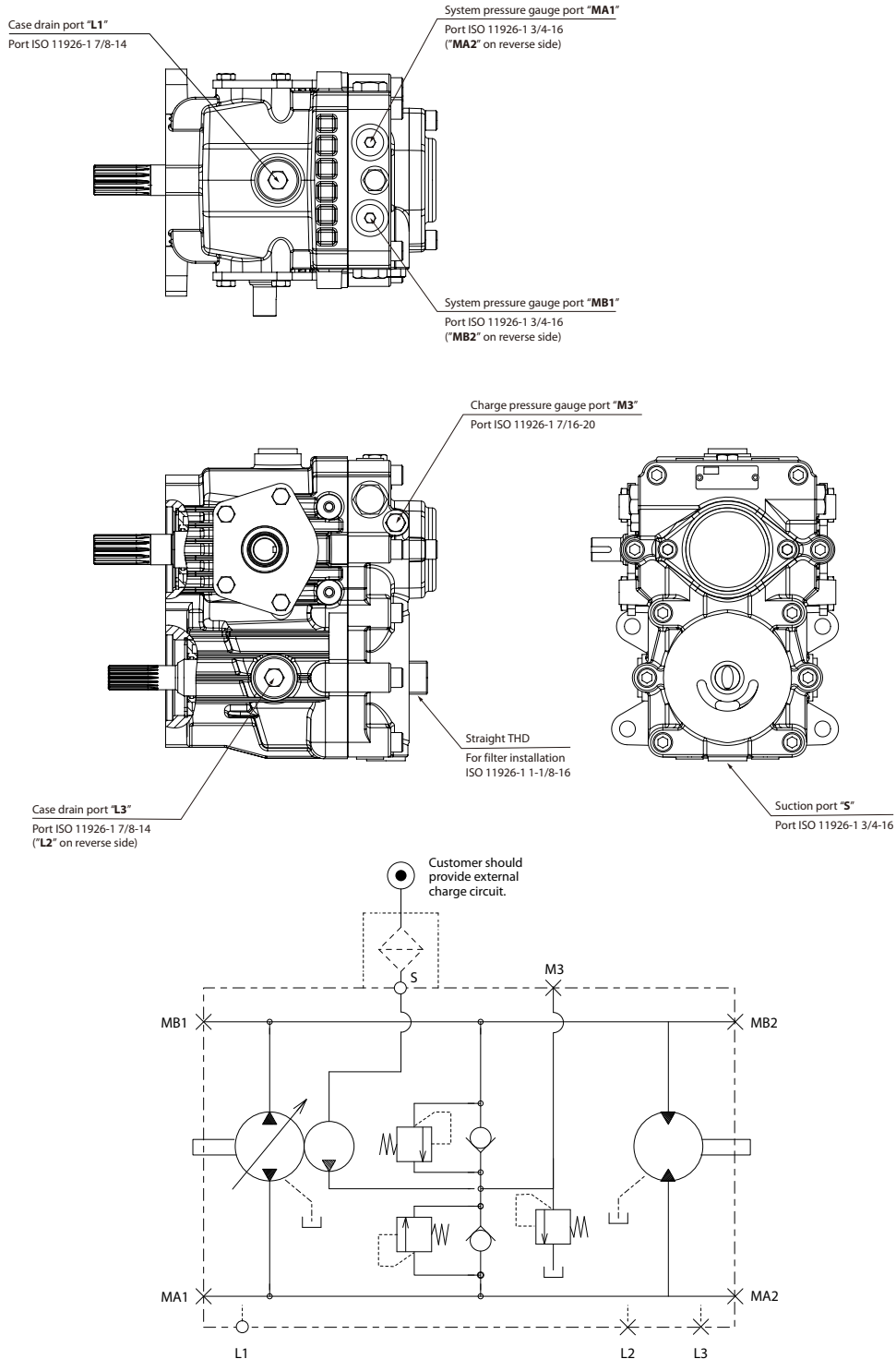
P400811

外形図

センタセクション: オプション J

ドレンポート: なし (ハウジング上 7/8-UNF)

チャージポート: なし (チャージポンプ用サクシオンフィルタ)



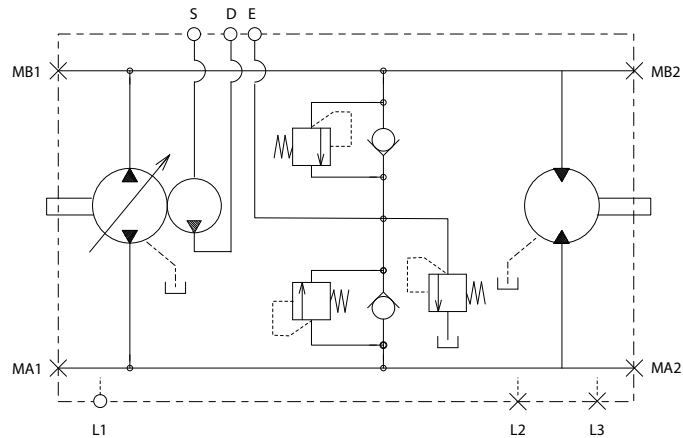
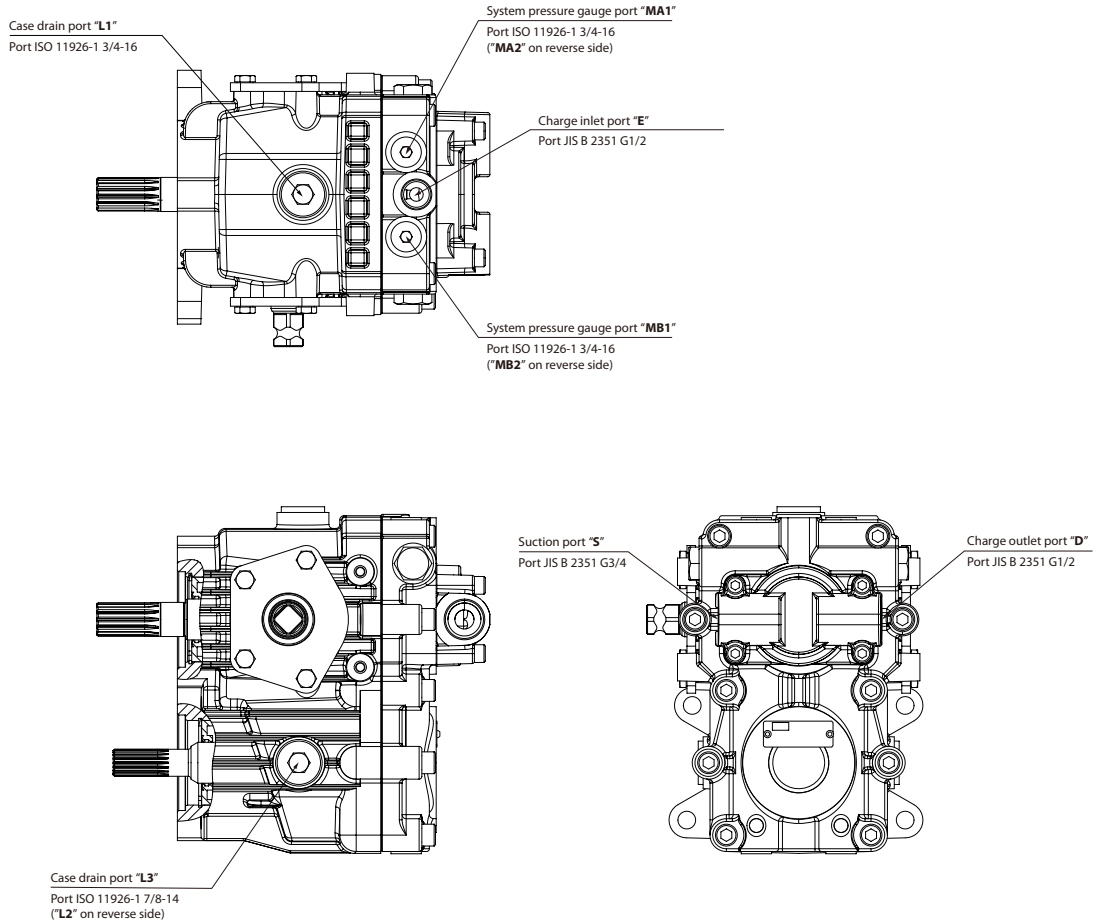
P400814

外形図

センタセクション: オプション R

ドレンポート: なし (ハウジング上 7/8-UNF)

チャージポート: G1/2 (チャージポンプ用リモートフィルタ)



P400815



**主な取扱製品：**

- 油圧ポンプ
- 油圧モータ
- 油圧トランスミッション
- PVG 比例弁
- PLUS+1<sup>®</sup> ソフトウェア
- コントローラ
- ディスプレイ
- ジョイスティック
- リモートコントロール
- 位置制御およびセンサ
- テレマティクス

ダイキン・ザウアーダンフォスは、世界各地に製造拠点と販売拠点を展開し、世界の車両市場にシステムソリューションを提供する総合油圧機器メーカーのダンフォスグループとともに、車両用油圧システムの専門メーカーとして皆様のベストパートナーを目指しています。

閉回路用ポンプ・モータ、開回路用ポンプ、バルブ、電子油圧制御機器など、豊富で広範囲にわたる製品群とシステムを取り揃え、農業・建設・物流・道路・芝刈・林業・オフハイウェイ環境等、様々な分野で幅広く使用されています。

また豊富な販売代理店網および認定サービスセンターのネットワークを通して、グローバルなサービスを提供できる国際企業として高い評価をいただいています。

## ダイキン・ザウアーダンフォス株式会社

本 社 〒566-0044 大阪府摂津市西一津屋 1-1

TEL: 06-6349-7264 FAX: 06-6349-6789

西日本営業 〒532-0004 大阪府大阪市淀川区西宮原 1-5-28 新大阪テラサキ第3ビル6F

TEL: 06-6395-6090 FAX: 06-6395-8585

東日本営業 〒101-0044 東京都千代田区鍛冶町2-7-1 神田IKビル8F

TEL: 03-5298-6363 FAX: 03-5295-6077