科学研究費助成事業

平成 28 年

研究成果報告書

	平成	28	年	6	月	14	日現在
機関番号: 12701							
研究種目: 基盤研究(C)(一般)							
研究期間: 2013~2015							
課題番号: 2 5 4 2 0 0 8 3							
研究課題名(和文)サーボモーター体型電動油圧ポンプを用いた高効率フルー	-ドパ	ワーシ	ノステ	ムの	構築	Ę	
研究課題名(英文)Development of high efficient fluid power systems w driven by servomotor	ith e	lectr	o-hyd	arul	ic p	oump	
研究代表者							
佐藤 恭一 (Sato, Yasukazu)							
横浜国立大学・工学(系)研究科(研究院)・教授							
研究者番号:30262405							
交付決定額(研究期間全体):(直接経費) 3,800,000円							

研究成果の概要(和文):当研究では,高速・高精度制御が可能なサーボモータを駆動源とする油圧ポンプの流量制御 により直接油圧アクチュエータの運動を制御する高効率流体動力伝達系を構築する.モータの基本形状はSwitched Rel uctance Motor, SRMとし,SRM回転子の機能とインペラ(ターボ機械)およびシリンダブロック(容積機械)の機能を 両立するための設計方法を構築する.SRM回転子ー体型ポンプにより,外部からの駆動を必要としないのですずで開 ンプの流量制御システムを構築し、オンデマンド流体動力の制御を実現した.さらに,SRサーボモータの駆動方式を開 発し,油圧閉回路用高効率油圧動力制御系を構築した.

研究成果の概要(英文):A switched reluctance motor (SRM) outputs the reluctance torque without the power of permanent magnet. A SRM is generally inferior to a permanent magnet synchronous motor in the point of controllability, torque ripple, and noise. Therefore, industrial applications of SRM as servomotor are limited in some special cases. On contrary, a SRM has advantages of the use in high temperature environment with its robust structure. In recent power-saving hydraulic system, valveless power transmission, in which the flow rate is controlled by a hydraulic pump driven by a permanent magnet synchronous servo motor, has been conducted. In addition, a SRM has recently attracted attention as rare-earth-free motor. In this study, the controllability of SRM has been improved compared to previously developed SRM servo system. Furthermore, hydraulic power control using a hydraulic pump driven by the SRM servomotor has been carried out.

研究分野: 機械工学

キーワード: メカトロニクス フルードパワーシステム 電磁アクチュエータ 油圧工学 省動力

2版



1. 研究開始当初の背景

各種産業機械のモーションコントロール において、従来、油圧・空気圧動力を利用し た流体駆動式アクチュエータは、その機能が 電気駆動式へと移行が進んでいる。一方で、 大型プレス機械、大型建設機械など、油圧に よる流体駆動式アクチュエータでなければ 成立しない大出力領域も依然存在する。当研 究では、高度な油圧制御には欠かせないがパ ワーロスの要因でもある油圧制御弁を排除 し、高速・高精度制御が可能なサーボモータ を駆動源とする油圧ポンプの流量制御によ り直接油圧アクチュエータの運動を制御す る高効率流体動力伝達系を構築する必要が ある.

駆動源のモータは、レアアース・永久磁石 を用いないリラクタンスモータであるスイ ッチトリラクタンスモータ (Switched Reluctance Motor, 以下 SRM と記す) とし, SRM 回転子の機能とインペラ(ターボ機械) もしくはシリンダブロック(容積機械)の機 能を両立するための設計方法を構築する。当 研究では, SRM 回転子一体型インペラにより, 外部からの駆動軸を必要としないインライ ンポンプの流量制御システムを構築し、オン デマンド流体動力の制御を実現した. さらに, SRM 回転子内にシリンダブロックを内蔵す る油圧ポンプ・電動モーター体型構造を設計 するとともに、SRM のサーボモータ化のため の駆動方式を開発し、駆動と回生が可能な油 圧閉回路用高効率油圧動力制御系を構築し た. この省エネ効果を SR サーボモータで駆 動する固定容量油圧ポンプを用いた流量制 御系で確認し、油圧制御弁を用いない高効率 動力伝達を実現した.

2. 研究の目的

近年, Fig.1(a)に示す従来の油圧制御システ ムの油圧制御弁の絞り損失の低減、リリーフ 弁での油圧動力損失の低減,および,システ ムの高効率油圧動力伝達の観点から,省動力 を志向する油圧システムでは, Fig.1(b)に示す ように、サーボモータにより油圧ポンプを駆 動し、負荷側が必要とするポンプ吐出流量と 圧力を正確に制御する油圧閉回路の容量制 御システムが適用されてきている.通常,こ のサーボモータには、制御性、応答性に優れ た永久磁石同期型のサーボモータが用いら れているが、希土類磁石の使用によるコスト 高,永久磁石由来の外乱振動による磁石破損 や高温使用条件の制限などある.この課題を 克服するため,永久磁石サーボモータと同等 の性能を維持しつつ、希土類永久磁石の使用 量を半減またはゼロ(レアアース・フリー) とするモータの研究開発が盛んに進められ ている.

レアアース・フリーモータの有力な候補の 一つに SRM がある. SRM は突極を有する回 転子,固定子,励磁巻線からなり,頑健で, 永久磁石を用いない同期モータであり,前述



(a) Conventional hydraulic control system for hydraulic actuator drive (Open circuit)



(b) Valveless control system for hydraulic actuator drive (Closed circuit) Fig.1 Hydraulic control system and hydraulic pump driven by electric motor

のサーボモータの永久磁石由来の課題を解 決できる可能性がある.また,SRMは,その 突極性から,通常の駆動制御ではトルク脈動 が永久磁石モータに比べて大きいといわれ ているが,油圧システムの観点からは,油圧 ポンプ自体も圧力脈動源であり,ポンプから 負荷への油圧動力は作動油により伝達され るため,SRM 起因のトルク脈動の負荷への伝 達は,直接機械的リンクで結合した機構に比 べて緩和されると考えられる.

これまでに, SRM のサーボモータ的使用に 関しては、その制御方法の提案があり、また、 SRM の油圧ポンプ駆動への適用例としては、 工作機油圧を負荷に応じて容量制御し、省動 力化を図った報告があるが、いずれも一方向 回転でのモータ回転速度制御が主であった. 一方,油圧シリンダなどの油圧アクチュエー タの速度または位置を,油圧制御弁を介さず に直接油圧ポンプの吐出流量で制御するた めには、油圧ポンプの両回転方向での回転速 度制御と静止状態の保持が必要であり、その ポンプ駆動に両方向回転制御される SRM を 適用した例は見受けられない. そこで、本研 究では, SRM で両回転方向駆動する制御方法 を提案するとともに, SRM と固定容量油圧ポ ンプを結合した油圧ユニットを試作し,油圧 閉回路中を,負荷を経て循環する作動油流量 を制御したので、その結果を報告する.

研究の方法

SRM の基本構造, トルク発生原理は多くの 報告があり, トルク脈動の低減や, 回転子の 位置センサレス駆動の報告も多いが, 正逆両 方向の回転制御に焦点を当てた報告は, 著者 らの知る限り見受けられない. ここで, SRM のトルク発生原理を簡単に説明する. SRM は,Fig.2 に示すように回転子(ロータ), 固定 子(ステータ)ともに突極構造を有しており, 巻線は固定子突極に集中巻線が施されてい る. 固定子の対向した突極をそれぞれ A 相,B 相,C 相,D 相として定義し, 回転子を貫く磁束 を発生させる固定子巻線は各相に直列に巻 かれ、4相が並列に接続されている.本研究で は相数が4相、回転子6突極、固定子8突極 の8/6タイプの構造のSRMを使用する.ある 相の巻線が励磁されることによって回転子 と固定子の突極を引きつける力が発生し、そ れによりリラクタンストルクが生じる.Fig.3 は回転子突極と固定子突極の相対位置によ るインダクタンス変化を概念的に示したも のである.各相のトルクは次式で表される.

$$T = \frac{1}{2}i^2 \frac{dL}{d\theta} \tag{1}$$

ここで, Tはトルク, iは相電流, Lは自己イ ンダクタンス, *0*は固定子突極に対する相対 的な回転子角度である.電流は二乗でトルク 発生に関わり、トルクの大きさを決める一要 因である.トルクの方向は *dL/dθ*の正負によ って決まる. したがって, dL/dθ >0 の領域 (Fig.3 の L が右上がりで増加する区間) 相電 流が流れれば、正トルクが生成される.SRM に搭載された回転子角度センサの情報によ り、各相でおいて適切な回転子位置、すなわ ち dL/dθ>0 となる領域で相電流を流せば, 連 続的な回転子の回転が生み出される.一方, *dL/dθ* <0 の領域 (Fig.3 の *L* が右下がりで減少 する区間)で相電流が流れれば負トルクが生 成される.また、この領域に遷移した時点で 磁束が残っていれば、インダクタンスの低下 に伴う磁束の減少を妨げる磁界を発生させ る起電力が巻線に生じ,電源との接続なしに 相電流を流し続ける発電(回生)が行われる.

油圧ポンプを駆動するサーボモータの作 動範囲を Fig.4 に示す. サーボモータの最高 回転速度がポンプの許容回転速度よりも高 いとすれば、最高回転速度はポンプのキャビ テーション限界で決まる.最大トルクは、モ ータの最大電流により決まる.また,駆動電 源の容量により,最大出力限界が決まる. Fig.4 において, ①は正トルク・正回転により, 油圧アクチュエータに油圧動力を供給する 領域である. Fig.3 の dL/d >0 の領域で相電 流を流し、正トルクを発生する。 ②は、負ト ルク・正回転で油圧アクチュエータに制動を かける領域である. Fig.3 の dL/dθ <0 の領域 に遷移した時点で磁束を残して電源と切り 離して,回生(発電)により負トルクを発生 し、負トルクが不足する場合は、電源と接続 して相電流を流し、負トルクを増加させる. ③は①の逆回転方向、④は②の逆回転方向の 状態である.

SRM は, Fig.5 に示すスイッチング回路に より各相の巻線を励磁する.スイッチング回 路の各相のゲート信号は,励磁する相を決め るパルス信号であるが,相電流の大きさの制 御も行うため PWM パルスを重畳したパルス 信号を用いる.

SRM の正逆両方向の回転速度制御は以下 の三つの制御を独立して行う.

A) 回転方向を決める各相の励磁順番の制御 SRM 駆動において,各相を A-B-C-D-A 相の



Fig.2 8/6 type SRM structure



Fig.3 Conceptual inductance distribution between aligned and unaligned position



Fig.4 Operation range of hydraulic pump driven by servomotor



Fig.5 Half bridge switching circuit for 8/6 type SRM

順に励磁すると連続的に回転する.その逆方向には,A-D-C-B-A相の順に励磁すると反対方向に連続的に回転する.

B) トルクの大きさを決める相電流の制御 相電流の大きさは一定電圧供給下での PWM スイッチングにより制御する.

C) トルクの方向を決める励磁相の角度と効 果的な角度範囲の制御

回転子の角度位置,回転子突極と固定子突 極の相対角度は、ロータの角度は回転子角度 センサにより検出する.この角度情報に基づ き, Fig.3 のインダクタンス分布において, 適切な励磁開始角度, 励磁終了角度を決定する. 通常, 一方向回転の速度サーボ系を構成する場合は, 上記の B) トルクの大きさを決める相電流の制御と C) トルクの方向を決める励磁相の励磁角度範囲の制御を用いるが, 正逆両方向の回転の速度サーボ系の構成には, Fig.4 の四象限での運転を実現するため, さらに, A) 回転方向を決める各相の励磁順番の 制御が必要となる.

SRM のコントローラの概要を Fig.6 に示す. SRM の駆動システムは多様な構成があるが, 当研究では、SRM に電力の供給・回生には Fig.5 に示したスイッチング回路,回転子の角 度位置検出にはロータリエンコーダ、回転子 回転速度と回転方向の検出にはロータリエ ンコーダのパルスを利用した F/V コンバータ, SRM 各相の指令パルスを生成するコントロ ーラには A/D, D/A, I/O のインターフェース を持つ DSP を用いた.また,この DSP は PWM 出力を有していないため、DSP では必要な PWM のデューティ比に相当する電圧信号を 出力し,これを外付けの PWM 専用 IC を用い て PWM パルス信号に変換した.

このシステムにおいて,目標回転速度ω,と 実回転速度ωの偏差Δωにより,Δωを0にする ためのトルクの大きさとトルクの方向の制 御を行う.トルクの大きさはPI制御により各 相の相電流を制御する.トルクの方向の制御 では,当該の相における励磁開始角度と励磁 終了角度を決定する.回転方向の制御では, 目標回転速度ωの正負により,相の励磁順序 (A→B→C→D→A, A→D→C→B→A)を決 定する.これらの相電流の大きさ,当該相の 励磁開始角度,終了角度,励磁順序の情報に より,Fig.5のスイッチング回路の各相のゲー トに対して,当該相に適正な相電流が流れる よう PWM パルスを出力する.

4. 研究成果

試験装置

Fig.6 に供試 SRM の制御システム, Fig.7 に SRM 駆動サーボポンプの両方向流量試験装 置の概略図を示す.試験装置は、8/6 タイプ の4相 SRM と固定容量両回転アキシアルピ ストンポンプを連結し、ポンプの回転速度と 回転方向の制御により閉油圧回路のポンプ 吐出流量の流量と方向を制御するものであ る.負荷には可変絞りを用いている.負荷は 慣性負荷ではなく、また、外部からポンプへ の油圧動力流入はないため、当装置では Fig.4 の回生領域②,④の状態は再現できないが、 負荷に対する油圧動力制御を Fig.4 の駆動領 域①,③を SRM の回転速度サーボ系で制御 する.

Table 1 に供試 SRM および供試油圧ポンプ の諸元を示す.

②SRM の両方向回転駆動試験

ポンプの吐出流量は、ポンプが作動油を自



Fig.6 Bi-direction rotational speed control system of SRM

Flow rate Q



Fig.7 Testing hydraulic closed circuit for bi-directional flow rate control using hydraulic servo pump driven by SRM

Table 1 Specifications of SRM and pum	р	
---------------------------------------	---	--

Motor		
Topology	4-Phase 8/6 Switched Reluctance Motor	
Rated Power	490W	
Rated Rotational Speed	8000rpm	
Input Voltage	24V	
Pump		
Туре	Axial Piston Pump	
Displacement	1.6cm ³ /rev	
Maximum Rotational	2000rpm (Bi-direction)	
Speed		
Maximum Pressure	16MPa	

吸可能で、キャビテーションが生じない回転 数の2000rpm以下で駆動することから、ポン プ回転速度とポンプ排除容積の積から換算 した.一般的な油圧閉回路の容量制御システ ムにおいても、その制御流量は流量センサを 用いた直接検出は行わずに、ポンプ回転数も しくは駆動される油圧アクチュエータの速 度から推定されているため、当研究において も、ポンプ回転数から吐出流量を推定してい る.

SRM の両方回転の制御性を確認するため, 回転速度を正弦波状に正転・逆転した結果の 一例を Fig.8 に示す.

正弦波状の指令回転速度指令に対して, SRMの実回転速度が追従し,両方回転を実現 できていること確認できた.また,回転方向 が切り替わる回転速度0付近にいても,円滑 に回転方向を切り替えていることが確認で きた.ただし,負荷の回転方向の非対称性に より,負回転速度の2000rpm付近では,SRM 出力トルクが最大出力トルクに近づき,指令 回転速度への到達に遅れが生じており,SRM の高トルク化が必要であることがわかる.

Fig.9, Fig.10 に SRM の回転速度のステッ プ応答の測定した結果の一例を示す.



Fig.8 Sinusoidal bi-direction rotational speed control of SRM



Fig.9 Step response of rotational speed of SRM (Up-Step)



Fig.10 Step response of rotational speed of SRM (Down-step)

ステップ回転速度指令に入力に対し、オーバ ーシュートなく設定された回転速度に応答 していることが確認された.また、他にも、 負回転方向のステップ応答の測定を行い、同 様の応答性が確認された.

③ SRM 駆動ポンプの両方向流量制御試験

Fig.11 に SRM 駆動ポンプを正弦波状に両 方向流量制御した測定結果を示す.前述の SRM の両方向回転駆動試験において,± 2000rpm を振幅とする両方向回転駆動では, 2000rpm 付近で SRM のトルクがトルク上限 に近づくための応答遅れが生じやすいこと が分かっており,また,ポンプの仕様から最 高回転数が 2000rpm であることから,SRM が 十分なトルクを発生でき,ポンプの自吸性能 を確保しキャビテーション発生を避けるた



Fig.11 Sinusoidal bi-direction flow rate control of hydraulic servo pump driven by SRM

め、ポンプ駆動は±1000rpmの振幅で正弦波 状に両方向回転することとした. Fig.11 に示 すように、ポンプ流量は両方向の正弦波状の 指令流量に対して追従していることが確認 された.

当試験装置では、負荷は油圧閉回路中の可 変絞りであるが、これを油圧シリンダなどの 油圧アクチュエータにかえれば、シリンダの 伸長、縮長、シリンダロッドの位置制御、速 度制御が可能と考えられる.

永久磁石同期型のサーボモータにより油 圧ポンプの回転速度を制御する容量制御シ ステムの永久磁石由来の課題を解決するた め、永久磁石を用いないレアアース・フリー モータの SRM を適用することを目指し、 SRM 駆動ポンプの両方向回転を実現する SR サーボモータ制御系を提案するとともに、SR サーボモータの制御性およびそれにより駆 動されるポンプ回転速度の制御性を報告し た.

5. 主な発表論文等

〔雑誌論文〕(計 0件)

- 〔学会発表〕(計 2件)
- (1) 角谷海斗,杉野祐己,<u>佐藤恭一</u>,スイッ チトリラクタンスモータ駆動油圧サーボ ポンプの両方向流量制御,第16回日本 機械学会機素潤滑設計部門講演会,2016 年4月18日,「グランディア芳泉(福井 県あわら市)」
- (2) Yasuhiro Kawasaki, <u>Yasukazu Sato</u>, Study on Axial Flow Pump Directly Driven by Electromagnetic Reluctance Torque, 13th Joint Symposium among Sister Universities in Mechanical Engineering, JSSUME 2014 Yokohama 2014 年 8 月 17 日,「開港記念 ホール(神奈川県横浜市)」

6. 研究組織

(1)研究代表者 佐藤 恭一(Yasukazu Sato) 横浜国立大学大学院工学研究院・教授

研究者番号: 30262405