# ③ ハイブリッド重量車に対する回生エネルギの適用性に関する研究

環境研究領域 ※奥井 伸宜 新国 哲也 河合 英直

## 1. はじめに

輸送機器部門のエネルギの1/3程度を消費する貨物 自動車の中でも、特に長距離貨物自動車(以下、重量 車)の省エネルギ化が望まれている。走行に必要なエ ネルギが大きい重量車の電動化 (EV) はモータやバッ テリ性能等の問題から課題が多く、ハイブリッド(以 下、HEV)化が現実的な技術として挙げられる。しか し、現状のHEV システムでは、発進・停止の頻度が多 い市街地走行ではある程度の燃費改善効果が見込め るが、高速一定速度走行の場合には十分な燃費向上効 果が得られていない<sup>1)</sup>。本研究では、地球環境改善に 対する解を提示するため、高速走行時の燃費を改善 し、重量車の実用燃費を向上させることを目的とした 新たなハイブリッドパワートレインシステムを提案 する。さらに、将来、本システムのような高速走行時 での燃費改善を目的としたハイブリッドシステムが 市場に投入された場合でも、実走行時における燃費、 排出ガスの改善効果代を適正に評価可能な試験法を 検討することを目的としている。

初報となる本報では、回生機会の少ない高速走行時 に得られる回生エネルギ量に着目し、新方式ハイブリ ッドシステム成立性を、エネルギ(バッテリ)マネジ メントの立場から検討するため、車両走行時のエネル ギ収支が計算できる簡易シミュレーションを作成し、 検討を行った。さらに、本ハイブリッド重量車のシス テム構成の検討だけでなく、各種ハイブリッド車の燃 費・排出ガス等の評価法を検討する目的で構築してい る「台上ハイブリッド試験装置」について紹介する。



#### 2. 回生エネルギ適用性の新提案

一般的に、一定速度走行時に車両が必要とする出力 は大きくなく、現状の内燃機関サイズより小型化して も十分に走行可能である。一方、発進時や加速時、急 な登坂などの過渡状態で大きな出力、特にトルクを必 要とする場面での要求トルクに応えるためには、小型 内燃機関ではトルク不足が発生する。ここで、全負荷 性能試験結果の一例<sup>20</sup>を図1に示すが、小排気量過給 (ターボチャージャー)エンジンでは、トルク増大ま での応答時間が長く、大排気量自然吸気エンジンが発 生する低速トルクを満たすことができない。このた め、重量車用内燃機関において十分な小排気量化(ダ ウンサイジング化)が難しく、燃費向上が図れない。

提案する「ハイブリッドエンジン(Hybrid Electric Engine:以下、HeE)システム」は、図2、3に示すよ うに、小排気量過給エンジンによる過渡状態でのエン ジントルクの不足分を補うため、電動過給機(電動ブ ースター)を活用する。電動過給機により任意のタイ ミングで過給でき、電源には従来の24Vバッテリでは なくハイブリッド用高電圧バッテリを用いるため、極 めて高い応答性で過給できる。小排気量エンジンに電 動過給機を採用した際には、過渡応答発生時には短時 間で低速トルク不足が補え(図1青色枠内)、高速巡 航時にはエンジン負荷の高い領域、つまり、エンジン



Fig.2 ハイブリッドエンジンシステム (コンセプト)



Fig.3 ハイブリッドエンジンシステム (構造)

の高熱効率領域での運転が可能となる。また、電動過 給機の電力消費は小さいため、回生機会の少ない高速 走行時に得られる回生エネルギ量で長時間 電動過給 機の稼働が可能であり、比較的小容量のバッテリ搭載 量でも出力性能を十分に確保できると考えられる。

# 3. 新方式ハイブリッドシステムの成立性検討 3. 1. シミュレーションの作成

車両走行時のエネルギ収支を把握するため、一般的 な車両の運動方程式に、トランスミッションモデルを 組み合わせた車両モデルを作成した。各システム効率 は理想状態の100%と仮定し、変速時のクラッチ接合に よる滑り損失は無視した。

車両モデル検証には、7段ギアを備えた車両総質量 25ton車を選定し、車両の半積載状態(17ton)で行っ た。実際に供試車両をシャーシダイナモメータ上で重 量車用燃費・排ガス試験モード(JE05モード)を走行 した際の車速、シフトパターン、トランスミッション 直後(タイヤ側)の仕事率の結果を、計算結果と比較 し図4に示す。JE05モードの一部分を示すが、本重量 車モデルの仕事率は実車値を追従している。しかし、 僅かであるが変速時の仕事率には差異が認められ、ク ラッチ滑りの有無による影響と思われる。





Fig.5 電動過給機モデルの一例 3)

## (1) ハイブリッド重量車(HEV) モデル

今回採用した HEV モデルは、走行中に必要なトルク をエンジンと HEV 用モータが一定割合で分割するパラ レル式 HEV モデルとした(図3一点鎖線外参照)。HEV 用モータの最大トルク、バッテリの出力密度を考慮 し、各々の能力以上の力行/回生エネルギに対し制限 を施した。車両制動時には、機械ブレーキ、回生ブレ ーキ、エンジンブレーキが作用するが、回生ブレーキ は協調回生ブレーキモデルとした。クラッチ接合時に は、常にエンジンブレーキが作用するため、減速エネ ルギからエンジンブレーキを除いたエネルギ分を、 HEV 用モータが最大限回生するモデルとした。

#### (2) ハイブリッドエンジン重量車(HeE) モデル

前節のHEV モデルに電動過給機モデルを追加し、図 3 に示すHeE システムを模擬した。本電動過給機モデ ルは、過給機メーカの文献 3)を参考に、図5 に示す消



Fig.6 HEV モデル、HeE モデルのフローチャート

費電力+2kW で吸気アシストを得る仕様とし、車両加速 時にエンジン回転数 2000rpm まで稼働する設定とし た。それ以外の運転状態では、図3のコントロールフ ラップを開き、電動過給機の駆動を休止させ、ターボ チャージャーのみを稼働させた。

図6に、HEV モデルおよびHeE モデルのフローチャ ートを示す。エネルギマネジメントを考慮し、バッテ リSOC レベルが走行前と走行後で同等となるよう、エ ンジンとHEV 用モータの力行トルク配分を調整した。 特に、HeE モデルではHEV 用モータと電動過給機を活 用するが、電動過給機に優先的に電力を使い、残りの 電力分でHEV 用モータを稼働させるモデルとした。

#### 3.2.シミュレーションによる検討

HeE 車には、高速走行時のエネルギ回生量に見合っ た小容量バッテリの搭載を前提としており、市販小型 HEV トラック用のHEV 用モータ(最大出力35kW、最大 トルク 200Nm/1700rpm、重量 40kg)およびバッテリ (5.5Ah、66Wh/kg、2600W/kg、重量 40kg)を搭載した。 HEV 用モータは、全ギア、全回転数でアシストを行う が、減速時15km/h 以下ではクラッチ接合時であって も回生を停止させ、車両停止時にはエンジンを停止さ せた。走行開始時のバッテリ SOC レベルは、60%とし た。シフトパターン、車両質量およびエンジンサイズ は、重量車モデル計算に用いた車両諸元と同等として 計算している。また、HEV 車においても同様とした。



#### (1)システム成立性検討1(市街地~高速走行)

JE05モード走行時のHEV 車およびHeE 車のバッテリ SOC 推移、電動過給機およびHEV 用モータの力行/回生 電力量の計算結果を図7に示す。エネルギマネジメン トを考慮したため、モード走行終了時のバッテリSOC レベルは、走行前の60%に回復している。HeE 車の電 動過給機は、モデル設定条件通りの稼働を行ってお り、HEV 用モータの約1/10の電力量で稼働している。 電動過給効果により、図中AのようにHEV 用モータの 力行電力量がHEV 車に比べ減少した。特に、車両発進、 再加速時での減少が顕著となり、図中BでのHeE 車の バッテリSOC 減少幅が改善することが確認できた。

図8には、JE05モード走行時のトランスミッション 直前(エンジン側)のHEV車およびHeE車の車両、エ ンジン、HEV用モータの仕事率をそれぞれ示す。HeE 車に関しては、HEV用モータの仕事率低減が確認でき、 特に車両発進時、再加速時でのHEV用モータの仕事率 低減が顕著となった。これは、電動過給効果によるエ ンジン低速トルク改善によるものと考えられる。

JE05 走行時のエンジン車、HEV 車および HeE 車の仕 事量分割割合を、エンジン車の仕事量を 100%として整 理し、図 9 に示す。HEV 車のエンジン仕事量割合は





87.6%、HEV 用モータ仕事量割合は 12.4%となった。一 方、HeE 車のエンジン仕事量割合は 92.4%、HEV 用モー タ仕事量割合は 7.6%となり、HeE 車は電動過給効果に よるエンジン低速トルク改善により、HEV 用モータ仕 事量割合が HEV 車に比べ約半減することが分かった。

# (2)システム成立性検討2(高速走行のみ)

JE05 モードの高速走行部(1500~1640 秒)を繰り 返し 10 回走行する任意の高速走行モードを作成し、 走行結果を図 10 に示す。HEV 用モータ仕事量割合は HEV 車で 3.2%、HeE 車で 1.3%とともに少ないが、HeE 車は電動過給効果により、その割合が半減した。

以上より、HEV 車、HeE 車ともに、高速走行中に回 生できる僅かなエネルギをバッテリに溜めるが、その エネルギを主に電動過給機に使用する HeE 車は、バッ テリ容量が小さくても、電動過給効果を長時間に渡り 持続させることができる。そのため、小排気量エンジ ンが採用でき、高速走行時でのエンジン高効率化が図 れることから、燃費改善に寄与できると考えられる。

#### 4. 新方式ハイブリッドシステムの燃費効果検討

HeE 車に最適となる小排気量エンジンを導入し、エ ンジン高効率化による燃費改善効果を検証するため、 台上ハイブリッド試験装置の整備を進めている。

# 4. 1. 台上ハイブリッド試験装置の全体概要

エンジン試験用、モータ試験用の各動力計の連結を ソフトウェア上で行い、車両質量、パワーバランス、 バッテリ能力および動力伝達機構などを自由に構成 できる装置である。シリーズ HEV、パラレル HEV、各々 を組み合わせた HEV システムやそれ以外の新たな HEV システムにもソフトウェアの変更により対応できる。

本システムは、運転手を代行するドライバモデルか らアクセル開度情報を受け、HEV 用制御モデルがエン ジン用ECUおよび駆動モータ用インバータへ指令を行 う。車両モデルが走行時の負荷を演算し、各動力計は エンジンおよび駆動モータへ与えるべき負荷指令を



Fig.11 台上ハイブリッド試験装置

行う。一方、回生時の情報は回生モデルで演算され、 HEV 用制御モデルと連携して充放電装置へ充電情報を 与え、バッテリに給電する。本試験装置作動時には、 走行中のエンジン、駆動モータ、バッテリの状態をリ アルタイムに観察することができる。

#### 4. 2. 進捗状況

パラレル式ハイブリッドシステムの構築を目指し、 昨年度は図11に示すように、実機モータ(M/G)をダイ ナモメータ(DY2)と接続し、ハイブリッド制御モデル と車両モデルから成るシステムを構成した。現在、ダ イナモメータ(DY1)に実機エンジンを接続し、システ ム調整を行っている。

#### 5. まとめ

重量車のエネルギ効率向上を狙った新方式ハイブ リッドシステムを提案し、そのシステム成立性を検討 するため、簡易解析モデルを構築した。HEV 車に電動 過給機を組み合わせたハイブリッドエンジンシステ ムでは、エンジン低速トルクが改善し、従来 HEV 車に 比ベ少ないバッテリ搭載量でも走行可能であること が把握でき、本報で目的とした「システム成立性」が 確認できた。今後は、燃費改善効果を検証するため、 台上ハイブリッド試験装置を用い研究を進める。

#### 参考文献

(1)(社)全日本トラック協会、ハイブリッド貨物自動 車の技術調査報告書(2004)
(2)石川直也他:機械式過給機を用いたディーゼル エンジンの過渡排出ガス低減に関する研究、自動車技 術会論文集、Vol. 41、No. 2、p. 347-352 (2010)
(3)茨木誠一他:電動アシストターボチャージャ"ハ イブリッドターボ"の開発、三菱重工技報、Vol. 43、 No. 3、p. 36-40 (2006)