科学研究費助成事業

研究成果報告書



平成 27 年 6月 9 日現在 機関番号: 12601 研究種目: 若手研究(B) 研究期間: 2012~2014 課題番号: 24760157 研究課題名(和文)バイオマス由来気体液体燃料の柔軟な利用を可能とするエンジン制御アルゴリズムの構築 研究課題名(英文)Study on control algorithm of dual fuel engine system with fuel produced from biomass 研究代表者 山崎 由大 (Yamasaki, Yudai) 東京大学・工学(系)研究科(研究院)・准教授 研究者番号:60376514 交付決定額(研究期間全体):(直接経費) 3,600,000円

研究成果の概要(和文):本研究は,バイオマス由来の燃料を対象に,デュアルフューエルエンジンシステムを対象に 安定した高効率運転を実現する制御系構築を目指し,将来的に,計算モデルベースで制御系の検討,設計ができるよう にガス組成の変動を考慮したDFEのモデルを構築した。また,液体燃料の噴射条件,液体燃料とガス燃料の熱量比率な どの制御が可能とした条件で,これらのパラメーターが着火および燃焼に及ぼす影響を実験的に明らかにした。さらに 制御の自由度を上げるべく,吸気へのオゾン添加を検討し,その影響を実験により明らかにすると共に,素反応計算に よってオゾンがppmオーダーで添加され場合の反応メカニズムについて明らかにした。

研究成果の概要(英文): Aiming to develop control system of dual fuel engine (DFE) with fuels produced from biomass, first, a prediction model of the combustion of DFE is developed by modifying the previous work. The model shows agreement with experiments changing H2 content in gas fuel. Next, influences of liquid fuel injection conditions, the ratio of gas fuel to liquid fuel, and gas fuel compositions on ignition and combustion are investigated in experiment. Retarded liquid fuel injection is required for higher H2 content fuel to achieve higher thermal efficiency. Finally, effects of ozone addition to pre-mixture are investigated for increasing freedom of control and for understanding the reaction mechanism. Ozone influences on auto-ignition and combustion of pre-mixture but does not influence on flame propagation initiated from diesel fuel injection. It is clarified by calculation with elementary reactions that pre-mixture added ozone produce H202 before ignition and H202 accelerate ignition.

研究分野: 内燃機関

キーワード:エンジン バイオマス

1. 研究開始当初の背景

石油資源の量的,経済的不安定問題,地球 環境問題,さらに新興国の急激なエネルギー 需要上昇問題解決に向けた低炭素循環型社会 の実現,また2011年の東日本大震災で生じた 大量の木質系廃棄物の処理問題のある中,バ イオマス資源の有効利用が急務となっている。

現在でも、バイオマス資源を利用したエタ ノール, BDF (Bio Diesel Fuel) 等の使用は 一部あるが、十分に精製する必要があり、精 製過程でのエネルギー消費, CO2 排出, コス トを考慮すると、バイオマスのメリットは失 われる。十分な精製が行われずとも様々な成 分を含有する燃料を容易に利用できる、つま りは燃料の多様化がこれからのエンジンには 必須となる。燃料の多様化という観点では、 ガソリンエンジンでは、水素添加により希薄 限界を拡大、サイクル変動を減少させた例や (1), ディーゼルエンジンではアルコールを軽 油とは別に噴射することで、効率は低下する ものの NOx の大幅な低減が可能であること が示されている(2)。また、着火、燃焼が従来エ ンジンよりも,燃料の化学反応過程に大きく 影響される次世代型の高効率低公害な HCCI

(Homogeneous Charge Compression Ignition) エンジンでは, エンジンに合わせた 燃料設計も検討されている⁽³⁾。

しかしながら,現在のエンジン制御は,規 格化された燃料を対象に,様々な運転条件を 想定した事前の多大な実験を基に構築した制 御則をもとに運転がなされており,このよう な制御系設計,制御手法では今後,多種多様 な特性の燃料また運転中にも成分変動の可能 性のある燃料に対応することは不可能であり, 新たな手法が必要となる。そこで,申請者は, エンジンの燃料多様化を大目標に掲げ,バイ オマス由来のガス燃料を対象に,組成が時々 刻々と変動する場でも安定した高効率な発電 の実現を目指したエンジン制御に関する研究 に取り組んできた。

2. 研究の目的

バイオマス資源の更なる利用促進,エンジ ンの燃料多様性の拡大という位置づけで,単 ーのエンジンで液体燃料とガス燃料を同時に 使用するデュアルフューエルエンジン(以下 DFE)を対象に,効率の観点から最適な混焼 制御システム構築に向けた知見を得る。

3. 研究の方法

具体的には以下の検討を行った。

(1) 将来的に,計算モデルベースで制御 系の検討,設計ができるようにガス組成の変 動を考慮した DFE のモデルを構築する。

(2) 液体燃料の噴射条件,液体燃料とガ ス燃料の熱量比率を制御が可能とした条件で, これらのパラメーターが着火および燃焼に及 ぼす影響を実験的に明らかにする。

(3) 制御の操作量として吸気へのオゾン添加を検討し、その影響を実験により明ら

かにすると共に,素反応計算によってオゾン が ppm オーダーで添加された場合の反応メ カニズムについて調査した。

なお,これまでに他研究者からも液体燃料 とガス燃料の混焼発電システムは提案されて いるが,それらは成分供給量の安定しないガ ス燃料の単純に着火元として軽油を利用する もの⁽⁴⁾や,ガス燃料の不足熱量を補うために エンジン回転数が一定になるように液体燃料 を利用しているにすぎないところ⁽⁵⁾,当研究 では化学反応や物理的な検討を踏まえた制御 系の検討を行っている点が異なる。

4. 研究成果

DFE の計算モデル構築

多様な燃料,また運転中にも成分変動する 燃料に対し,制御系を構築するにあたり,様々 な運転条件での燃焼特性を実験的に調査する ことは,実験回数が莫大となり現実的ではな く,モデルベースでより簡易に燃焼状態を予 測できることが必要となってくる。そこで, 実際の DFE の燃焼状態を予測できるよう,モ デルの構築を行った。ガス燃料として天然ガ スを用いた DFE のモデル化を行った研究と して Hountalas ら⁽⁶⁾によって構築されたモデ ルがあり,このモデルを参考に,ガス組成の 変動の影響を考慮できるように改良した。

ガス燃料としてバイオマス由来のガスを想 定しており,燃料組成の多様性を考慮するた め,燃料組成が大きな影響を及ぼす層流燃焼 速度に着目した。具体的には,素反応数値計 算ソフト CHEMKIN PRO を使用し,温度, 圧力,当量比,燃料中の水素割合の4つの状 態量について,それぞれ代表的な点を2~3点 を選びそれらの交点での層流燃焼速度を計算 しデータベースを構築した。このデータベー スをモデルに組み込み,状態量がこれらの代 表点以外の値を取る場合には,内挿及び外挿 補間によって値を求めることとした。

また、実際のエンジン筒内の流れ場は乱流 であり、燃焼速度には乱流の影響も考慮する 必要がある。過去の研究では乱流燃焼速度は 層流燃焼速度の定数倍として計算されていた が、より実現象に近い状態を表現するため、 Tabaczynski ら⁽⁷⁾によって提唱された、 Spaghetti-like structure モデルを導入し乱流 燃焼速度を求めた。

以上の手法によって改良したモデルの妥当 性の検証を行った。検証方法として、モデル による計算結果と実機結果の比較を行った。 運転条件は、軽油噴射量を4 mg/cycle,出力 を BMEP で 0.37 ± 0.02 MPa とし、ガス燃料 の組成変化について検討するため、水素の割 合を変化させたものについて検証した。水素 割 合 が 20% の も の を 基 準 組 成 (H₂:CO:CH₄:N₂:CO₂=20:20:5:40:15)として モデルパラメーターの合わせこみを行った後 に、水素割合を 10%から 30%まで 5%おきに 変化させた計算を行った。同時に、計算と同 条件下で実機による実験を行い、圧力履歴と



Fig.1 Comparison between simulation and experiment about pressure profile and rate of heat release profile for 25%and 20% in H₂ contents of gas fuel

熱発生率履歴について比較することで、モデ ルの妥当性の検証を行った。図1に、基準組 成および水素割合が25%における圧力履歴お よび熱発生率履歴の実機結果と計算結果を示 す。基準組成では圧力履歴、熱発生率履歴と もによい一致を示している。水素割合25%で は、熱発生率履歴について、熱発生の立ち上 がりがやや早く、ピークが小さくなっている ものの、後半の火炎伝播による燃焼が主体と なる領域、および圧力履歴では全域において ー致しており、この組成変化の範囲において モデルは妥当であるといえる。

また,図2に同様の条件で水素割合を変化 させた場合における図示熱効率について,実 機結果と計算結果の比較を行ったものを示す。 全体的に計算結果が実機結果を10%程度上回 っているが,これは熱損失の見積もりが計算 では過少であることが原因であると考えてい る。エンジンの熱損失の算出には,Woschniの 提唱した式⁽⁸⁾を用いているが,エンジンの圧 縮過程および膨張過程において熱損失が実機 よりも過少に見積もられることで,図示熱効 率が過大に計算されていると考えられる。

全体の傾向として,実機結果では水素割合 が増加すると共に熱効率も上昇しており,計 算では水素割合が15%以上の範囲において同 様の傾向を再現できている。単調増加の傾向 については,水素割合が高いガスは層流燃焼 速度が速く,それに伴って火炎伝播速度も速 くなる。計算においても,水素割合が15%以 上の範囲においてはこの傾向を表現できてい るといえる。

ただし、水素割合がもっとも低い 10%についてのみ、この傾向から外れている。これは、 層流燃焼速度のデータベースが不十分であることが原因と考えられる。用意したデータベ ースに対し、水素割合 10%は内挿ではなく外 挿による補間を行っている領域であり、補間



Fig.2 Comparison between simulation and experiment about thermal efficiency for various H_2 content of gas fuel

により算出した値が正しい値から乖離してい る可能性が高く,層流燃焼速度データベース を広い組成の範囲に対して用意する必要があ ると考えられる。

以上のように、バイオマス由来ガス燃料と 液体燃料を用いる DFE について、組成が変化 するガス燃料に対しても、変化の範囲は限定 されるものの、圧力履歴、熱発生率履歴を再 現し、定性的に図示熱効率の変化を表現でき るモデルを構築した。

(2) 各パラメーターが着火および燃焼に及 ぼす影響

DFE は、一般的には軽油の着火を起点とし た火炎伝播により燃焼が進行するが、条件に よってはガス燃料の自己着火燃焼で運転が可 能となり、効率も向上する。ここでは、主に自 己着火を生じるような条件において、液体燃 料の噴射条件とガス燃料の組成および液体と ガスの比率が着火および燃焼に及ぼす影響を 明らかにするため実験を行った。

市販の単気筒ディーゼルエンジン(ボア× ストローク:86x84mm,圧縮比18)を改 造し,コモンレール式燃料噴射装置を搭載す ることで,任意の噴射量および噴射時期を設 定可能とし,吸気には空気加熱用ヒーターを 取り付けた。燃料として,液体燃料にはJIS 2号軽油,ガス燃料として木質系バイオマス から熱分解により得られるガスを模擬した組 成のガスを使用した。図3に実験システムを 示す。オゾンの供給方法については,後に説 明する。

まず,液体燃料とガス燃料の比率が着火燃 焼に及ぼす影響を調べるため,吸気温度を 398K,ガス組成を先に述べた基準組成に固 定し,ガス燃料空気予混合気の当量比および 軽油の噴射時期を変化させ BMEP が 0.25MPa 一定となるよう軽油噴射量を調整



Fig.3 Experimental system



Fig.4 Indicated thermal efficiency and ignition timing for injection timing and equivalence ratio change

して実験を行った。この場合,ガス当量比が 大きいほど軽油噴射量は減少し,全投入熱量 におけるガス燃料の熱量割合は大きくなり, ガス燃料の当量比が 0.25 で 60%程度,0.40 で 80%程度,0.51 で 97%程度となる。

図4に各当量比における,噴射時期を変更 した際の図示熱効率および着火時期を示す。 当量比が 0.25, 0.40 では, 軽油の噴射時期を -15deg ATDC から遅くしていくに従い,図示 熱効率は上昇し, -5deg から 0deg 以降はほぼ 一定となった。一方,当量比 0.51 の条件では, 液体燃料の噴射時期によらずほぼ一定となっ た。着火時期を見ると、本実験ではガス単体 でも自着火が生じることもある程度にまで吸 気温度を上げているため、軽油の噴射時期が 早い場合には軽油の着火を起点としてガスの 火炎伝播あるいは自己着火が生じ、噴射時期 が遅い場合には軽油の噴射前にガスが自己着 火するような状態となっていると考えられる。 特に当量比 0.25 の条件では,軽油噴射時期が Odeg でピークを持っており、当量比が低い条 件では軽油の噴射時期が図示熱効率に影響す るが、当量比が大きくなるに従ってその影響 が小さくなることが分かる。

次に、ガス組成が着火燃焼に及ぼす影響を 調査するため、ガスの当量比を0.4一定とし、 水素割合を基準組成の20%に対し、10%と 25%に変更した3通りのガス組成で実験を行った。軽油噴射時期は先ほどと同様に5ない し10 deg ごとに変更し、BMEP 0.25 MPa 一 定とするため軽油噴射量を調整した。いずれ の条件においても、全投入熱量におけるガス 熱量の割合は80%程度となっている。

図5に3種類のガス組成に対し軽油噴射時 期を変化させた際の図示熱効率および着火時 期を示す。各組成において図示熱効率が最大 となるのは、水素割合25%では軽油噴射時期 0 deg. ATDC, 20%では-5 deg. ATDC, 10%で は-10 deg. ATDC の場合となった。着火時期 を見ると、ガスと軽油で先に着火する燃料が



Fig.5 Indicated thermal efficiency and ignition timing for injection timing and fuel composition change

切り替わる軽油噴射時期は,水素割合 25%お よび 20%では 0~5 deg ATDC, 10%では 10 ~15 deg ATDC と考えられる。水素割合が基 準組成よりも高い場合には,噴射時期を遅角 し,水素割合が低い場合には進角することで, それぞれの組成に合わせて高効率な運転が可 能であると考えられる。

以上のように、低負荷でガスの吸気温度を 高めた条件において、液体燃料の噴射条件、 ガス組成および液体とガスの比率が着火およ び燃焼に及ぼす影響を実験的に明らかにした。

(3)制御操作量としてのオゾン添加の有効 性の検討

先に示したように、DFE では、運転条件に よって噴射した軽油の自己着火をトリガーと して,火炎伝播燃焼を行う場合と,自己着火 燃焼を行う場合がある。一般的には前者であ るが、先に示したように限られた条件では後 者も起こすことが可能で熱効率も上昇する。 なお、前者ではガス燃料の組成によっては必 要な液体燃料が多くなる、また後者の場合に は, ガス燃料の自己着火燃焼の依存度が高く なるため、液体燃料の噴射制御以外の手法で の燃焼位相の制御が必要になってくるなどの 課題がある。そこで、制御の自由度を上げる といった実用的な観点と, 燃焼方式によって 添加物の影響がどのように異なるかといった 学術的な観点から,液体燃料の噴射条件に加 えて,酸化力の強いオゾンを予混合気へ添加 する方法を検討した。ガスの火炎伝播燃焼へ の影響を検討する場合には吸気温度を 320K とした DFE 運転とし,また自己着火燃焼への 影響を検討する場合は,吸気温度を 410 から 420K として、より簡単な条件とするために軽 油の噴射はなし(いわゆる HCCI 燃焼)とし てオゾンを添加した実験を行った。なお, 図 3 に示すように、オゾンの添加は、オゾン発生 器を用いて吸気管に連続投入し、オゾン濃度 計によって、その添加濃度を把握した。



Fig.6 Pressure profiles and rate of heat release profiles for ozone content change at T_{in} =320K

まず, DFE での火炎伝播に及ぼす影響を検 討した。図 6 にガス燃料の組成を基準組成, 当量比 0.5 として軽油の噴射時期を-20degATDC とした場合に,オゾン添加量を0 から124ppmまで変化させた場合の圧力履歴 および熱発生率履歴を示す。オゾンを添加し ても着火時期はほとんど変化しないものの, オゾン添加が 67.7ppm より大きい2設定で は,熱発生の波形が変化し,ピーク値の上昇, 熱発生期間の短期化が起こり,筒内圧力のピ ーク値がわずかに上昇した。

次に図7にガス組成は図6と同じとし、吸 気温度を410K,軽油噴射なしでガス燃料が自 己着火する条件でオゾンを添加した場合の圧 力履歴と熱発生率履歴を示す。オゾンの添加 量の増加に伴って、着火時期が早期化し、熱 発生率の最大値も増加していることが分かる。

この影響の違いについては,オゾンは約500K でオゾンが分解され O ラジカルを放出 する⁽⁹⁾が, HCCI 運転の場合には初期温度が高いために、早くから多くの O が供給され,オ ゾンの添加量増加に伴い、着火時期が早期化 したと考えられる。一方、DFE の場合には、 軽油の自己着火から熱発生が開始するはずで あるが,噴霧の微粒化,混合,蒸発などの物理 的な着火遅れ時間に比べて,オゾンの化学反 応的な着火遅れ短縮の影響が小さいことが考 えられる。また、DFE でオゾン濃度が高くな った 2 設定では、着火時期が早期化しており、 この場合は多くの O ラジカルがオゾンから供 給されたことで、ガス燃料が液体燃料よりも 先に自己着火した可能性が考えられる。



Fig.7 Pressure profiles and rate of heat release profiles for ozone content change at $T_{\rm in}{=}410 {\rm K}$



Fig.8 H_2 mole fraction profiles for ozone change

オゾンがガス燃料の自己着火燃焼過程に及 ぼす影響について,素反応数値計算による解 析も行った。初期温度 410K,エンジン回転数 1500rpm,ガス燃料の組成を基準組成,当量 比 0.5 として,添加するオゾン量を 0ppm と 50ppm とした場合の計算結果を図 8 に示す。 図は水素のモル分率履歴を示しており,下段 は上段の拡大図となっている。いずれの条件 でも-10deg ATDC 付近から急激に H₂のモル 分率は減少しているが,オゾン 50ppm 添加の 方が 0ppm に比べて減少し始める時期は早く なっている。拡大図を見ると,オゾンを添加 した方は,-60deg ATDC 付近で H₂のモル分 率は減少し,一旦一定値を取った後に,急激



Fig.9 H_2O_2 mole fraction profiles for ozone change

に減少している一方で、オゾンを添加しなか ったものは-10deg ATDC 付近での急激な減 少のみとなっている。オゾン添加時の最初の H_2 の減少は、500K 付近でオゾンが分解し、 $O_2 \ge O \ge c x b$, O が H_2 を酸化することで生 成される OH がさらに H_2 を酸化する反応が 生じていることが確認された。さらに、 $H_2 \ge$ $O_2 \ x b \ H_2 O_2$ が生成される反応も生じており、 図 9 に示すように早い時期に $H_2 O_2$ が蓄積さ れることで、着火時期がオゾンを添加しない 場合よりも早くなったと考えられる。

参考文献

[1] S. Wang, et al., "Improving the performance of a gasoline engine with the addition of hydrogen-oxygen mixtures", Int.J.of Hydrogen Energy, Vol.36, No.17, 2011, pp11164-11173 [2] R. Michikawauchi, et al.,"Combustion Improvement of Diesel Engine by Alcohol Addition - Investigation of Port Injection Method and Blended Fuel Method", SAEpaper 2011-01-0336 [3] Lu Xingcai, et al.,"Fuel design and management for the control of advanced compression-ignition combustion modes", Progress in Energy and Combustion Science, Vol.37, No.6, 2011, pp.741-783 [4] 原ら, 他 6 名" 木質バイオマスガス化発電 システムの発電特性",日本エネルギー学会 誌, Vol.83 No.10, 2004 pp.815-820 [5] 深谷ら,他4名, "バイオマスを用いた熱分 解ガス軽油着火過給エンジンにおける燃焼お よび排気特性",日本機械学会論文集 B Vol.73, No.730, 2007, pp.1337-1344 [6] D. T. Hountalas, et al., "A Simulation Model for the Combustion Process of Natural Gas Engines with Pilot Diesel Fuel as an Ignition Source", SAE Technical Paper, 2001-01-1245, 2001 [7] Rodney J. Tabaczynski, et al., "Further Refinement and Validation of a Turbulent Flame Propagation Model for Spark-Ignition Engines", Combustion and Flame Vol.39, 1980, pp.111-121

[8] Sihling, K. and Woschni, G., "Experimental Investigation of the Heat Transfer the Instantaneous in Cylinder of a High Speed Diesel Engine," SAE Technical Paper 790833, 1979 [9] 高橋巧明,清末涼,山下洋幸,"オゾン添 加によるガソリン HCCI 低温燃焼特性の改 善", マツダ技報 No.31(2013)

6. 主な発表論文等

(研究代表者、研究分担者及び連携研究者に は下線)

〔雑誌論文〕(計1件)

 山崎由大,野口雄平,藤原直人,金子成 彦,"バイオマス熱分解ガスを用いるディ ーゼルエンジンに関する研究",日本エネ ルギー学会, Vol. 92 (2013) No. 10 p. 957-963

〔学会発表〕(計3件)

- <u>Yudai Yamasaki</u>, Shigehiko Kaneko, "Prediction of Ignition and Combustion Development in an HCCI Engine Fueled by Syngas" SAE 2014·32-0002/JSAE 20149002, SETC2014(Pisa, Italy)
- 藤原直人,野口雄平,<u>山崎由大</u>,金子成 彦,"バイオマス利用 Dual Fuel エンジ ンの着火燃焼特性",日本機械学会年次大 会(日本機械学会,石川, 2012) Vol.2012 (CD-ROM)
- ③ 宮内健太,藤原直人,<u>山崎由大</u>,金子成 彦,"バイオマス熱分解ガスを利用した Dual Fuel エンジン"第19回動力エネ ルギー技術シンポジウム講演論文集(日 本機械学会,福井, 2014)
 - 〔図書〕(計 0 件)

〔産業財産権〕
○出願状況(計 0 件)
なし
○取得状況(計 0 件)
なし
〔その他〕
なし

6. 研究組織

(1)研究代表者

山崎 由大(YAMASAKI YUDAI) 東京大学・大学院工学系研究科・准教授 研究者番号:60376514

(2)研究分担者

なし

(3)連携研究者 なし