SI 機関における異常燃焼に過給が及ぼす影響の解析

Analysis of the Influence of Supercharging on Abnormal Combustion in an SI Engine

○三浦 健太¹, 河野 秀司¹, 横田 純一¹ 早川 昇邦², 宮坂 智海², 石野 賢司², 飯島 晃良³, 庄司 秀夫³ Kenta Miura¹, Shuji Kawano¹, Junichi Yokota¹

Norikuni Hayakawa², Tomomi Miyasaka², Takashi Ishino², Akira Iijima³, Hideo Shoji³

Engine downsizing with a turbocharger / supercharger has attracted attention as a way of improving the fuel economy, but this approach can be frustrated by the occurrence of abnormal combustion. In the experiments, a visualization technique was applied to photograph combustion in the combustion chamber and absorption spectroscopy was used to investigate the intermediate products of combustion. The test fuels used 80 RON primary reference fuel (n-heptane + iso-octane). As a result, the occurrence of cool-flame was delayed by supercharging, and low-temperature reaction period shortened.

1. 序論

今日,環境問題などによって低燃費の自動車が求められている.過給ダウンサイジングにより排気量を小さくし,燃費,排出ガスなどの問題点を緩和できる.しかし,異常燃焼の発生が問題となっている.その起因を探るべく本実験では,オクタン価標準燃料 80 RON を用い,過給圧を変化させ,異常燃焼の解析を行った.

2. 実験装置および方法

供試機関仕様および実験条件を表 1 に,シリンダ ヘッドおよび各測定装置の取り付け位置を図 1 に 示す.低温酸化反応を捉えやすくするために,点火 時期 I.T. (Ignition Timing) を正規の 15 deg. BTDC か ら 5 deg. BTDC に遅角させた⁽¹⁾.

シリンダ上部に取り付けた石英窓により筒内を可 視化し,筒内の燃焼およびノッキングの様子を撮影 速度 40,000 frames / sec. に設定した高速度カメラを 用いて撮影した.

分光測定は、火炎光を多波長分光器に取り入れ、 末端部で 395.2 nm (HCHO)の発光強度を測定した. また、シリンダヘッド側部の石英観測窓ホルダから キセノンランプの平行光を燃焼室へ照射し反対側か ら得られた 293.1nm (HCHO)⁽²⁾の透過光強度を測 定した.低温酸化反応が顕著に現れる前の透過光強 度の平均値 (E_{HCHO}(AVG) [A.U.])を基準とし、任意 のクランク角での透過光強度 (E_{HCHO} [A.U.])から 吸光度 (A_{HCHO} [-])を(1)式のように定義した.

$$A_{HCHO}[-] = \frac{E_{HCHO(AVG)} - E_{HCHO}}{E_{HCHO(AVG)}} \quad \cdot \quad \cdot \quad (1)$$

燃焼室末端部に設置した K 型熱電対により燃焼 室内壁温度 (T_{iw})を測定した.また,筒内平均ガス 温度 (T_g) は,冷炎発生時の筒内圧力 P [Pa],冷炎 発生時のシリンダ内容積 V [m³],シリンダ内のガ ス質量 m_g [kg/cycle],気体のガス定数 R [J/kg・ K] (= 294 J/kg・K)⁽³⁾ とし(2) 式で算出した.

$$T_g = \frac{P \cdot V}{m_e \cdot R} \qquad \cdot \cdot \cdot (2)$$

Table 1 Specifications of test engine and test condition	
Four-stroke Air-cooled Single Cylinder Gasoline Engine	
Bore × Stroke	$85 \times 70 \text{ mm}$
Displacement	397 cm^3
Valve Arrangement	Side Valves
Engine Speed	1400 rpm
Test Fuel	PRF 80
Mixture Ratio	Stoichiometric
Boost Pressure	$P_{b(abs)} = 98.5, 110 \text{ kPa}$
Ignition Timing (I.T.)	5 deg. BTDC
Compression Ratio	6.4 : 1



Figure 1 Cylinder head and measurement position

1:日大理工・学部・機械 2:日大理工・院(前)・機械 3:日大理工・教員・機械



Figure 2 Visualization results and measured waveforms (80 RON)

3. 実験結果および考察

図 2 に計測波形を示す. 測定波形は横軸がクラン ク角 θ [deg.], 縦軸は上からシリンダ内圧力 P [MPa], 熱発生率 HRR [J/deg.], 燃焼室末端部における HCHO 吸光度 A_{HCHO} [-] である. また, 図 3 に冷 炎発生時期 のクランク角 θ_c [deg.] と筒内平均ガス 温度 T_g [K] との関係を示す.

図 2 の計測波形より差異が見られる. HRR 波形 に着目すると、冷炎の発生時期は自然吸気時に比べ 過給時の方が遅角しており,前炎反応期間が短期化 していることがわかる.吸光度波形に着目すると, HRR 波形の冷炎発生時期と同時期に HCHO が生成 され、自着火と同時期に消費されていることが確認 でき、過給時は自然吸気時と比べ自着火時期が進角 していることがわかる.また,可視化画像でも自然 吸気時より過給時の方が早期に自着火していること がわかる.これらより,過給時ではバルブオーバー ラップ時の残留ガスの掃気作用が大きいため、圧縮 開始の温度が低下し、冷炎の発生時期は自然吸気時 と比べ遅角したと考えられる.また、自然吸気時で は低温酸化反応 (LTR) を起こすための未燃ガス量 は少ないことに加え圧力も低いため、低温酸化反応 が弱くなり、過給時に比べて前炎反応期間が長期化 したと考えられる.

図 3 よりノッキング発生時の冷炎発生は、筒内平 均ガス温度 900 K 以下の低温酸化反応の領域に収 束していることがわかる.これは点火時期が一定で、 燃焼室内温度が高く、伝播火炎の進行が遅い際に冷 炎反応が開始し、伝播火炎の影響が少なくなったた めだと考えられる.また、低温酸化反応領域内での 同時期の冷炎発生時期に着目すると、自然吸気時よ り過給時の方が、筒内平均ガス温度が低くなってい ることがわかる.これは、同じくバルブオーバーラ



ップ部での残留ガスの掃気の影響が大きいためであ ると考えられる.

4. 結論

(1) 自然吸気時に比べて,過給時では残留ガスの掃気作用によって圧縮開始温度が低下し冷炎発生時期は遅角するが,低温酸化反応が活発化するため自着火時期は進角し,前炎反応期間は短期化する.
(2) ノッキング発生時における冷炎発生は筒内平均ガス温度 900 K 以下の LTR 領域に収束した.また,過給時の方が冷炎発生時期が遅角し,その時の筒内平均ガス温度が低く算出されていることから,残留ガスの掃気作用の影響によるものと考えられる.

参考文献

(1) 石野,長谷川,飯島,庄司:第23回内燃機関シンポジウム講演論文集 pp. 101 (2012)

(2) Gaydon, A. G. : The Spectroscopy of Flame Second Edition London, Chapman and Hall Ltd. (1974)

(3) 庄司:火花点火機関における燃焼ガス温度測定,日本機械学会論文集,51-463B,pp.1091-1098 (1985)