特集 CO₂エアコンサイクル内のオイル循環率測定* Oil Circulation Ratio On-line Measurement in CO₂ Cycle R崎幸克 堀田忠資 平田敏夫 Yunho Hwang Yukikatsu OZAKI Tadashi HOTTA Toshio HIRATA

This paper presents an on-line measurement method for the oil circulation ratio (OCR) in CO_2 climate control system. This method was used to investigate the effects of the OCR in the system and an oil separator on the system performance.

The capacitance sensor method was investigated as the OCR measurement method in the transcritical CO_2 cycle. The sensor with parallel plate electrodes was developed to measure the capacitance of CO_2 /oil mixtures. Test results show that the OCR in the transcritical CO_2 cycle can be determined by three parameters: pressure, temperature and capacitance. Based on this approach, the OCR measurement method was developed by correlating OCR readings and three other parameters. For the entire range of OCR 0 to 8wt.%, the measurement absolute error is within 0.5wt.% for the range of pressures and temperatures tested.

By using this method, the OCR under various system conditions was measured. When the OCR increases from 0.5wt.% to 7wt.%, the coefficient of performance decreases by 8% and 11% for idling and driving conditions, respectively. Without an oil separator, the OCR increases higher than 10wt.%; with an oil separator, it was maintained at 0wt.% and 1.1wt.% for idling and driving conditions, respectively.

Key words : Oil, CO₂ cycle, Capacitance, Refrigeration

1.まえがき

エアコンサイクルにはコンプレッサの潤滑用にオイ ルが封入されているが,オイルの一部はコンプレッサ から冷媒とともに吐出されてサイクル内を流れ,再び コンプレッサに吸入されるというように循環してい る.このサイクル内を循環するオイルは熱交換器での 熱伝達や配管の圧力損失等を変化させるのでエアコン の性能に大きく影響する.このため,フロン冷媒を使 用した従来のサイクルにおいては種々のオイル循環率 (Oil Circulation Rate:以下OCRと略す)測定方法が検 討されてきた.例えば,コンデンサと膨張弁間の配管 において,液化した冷媒中のオイルの赤外線吸収¹⁾や 紫外線吸収²⁾を利用して測定する方法がある.

近年,脱フロンエアコンとして注目されているCO2 冷媒利用システム(CO2サイクル)でもOCRの測定が 求められているが,CO2サイクルは超臨界域で作動す る非凝縮サイクルであり,さらに超臨界では冷媒とオ イルが分離してサイクル中を流動しているので,従来 のように液化した冷媒中のオイル濃度からオイル循環 率を計測する方法では冷媒とオイルの界面の影響を受 けてしまうので適用が難しい.

そこで,冷媒とオイル界面の影響を受けない静電容 量式について検討を行った.本方式はコンデンサの電 極間にオイル混じりの冷媒流を流し、CO2とオイルの 誘電率差による静電容量変化からOCRを測定する方法 で連続測定が可能である.本報では、静電容量センサ の構成と静電容量からOCRを求める方法について述 べ、さらに、実際のサイクルへこのセンサを適用し、 OCRがサイクル性能に及ぼす影響や運転条件による OCR変化の測定結果について報告する.

2.測定原理とセンサ構成

本測定法では配管を流れる流体(CO2/オイルの混 合流)中のオイル割合の変化をコンデンサの静電容量 変化として検出する.Fig.1にセンサの模式図を示す. CO2の比誘電率は1.4(at 10MPa,35)に対し今回使 用したオイルは5.2(at 35)と大きいため温度・圧 カー定条件においてはオイル割合が増加するほど配管 を流れる流体の比誘電率は増加する.このためコンデ ンサの静電容量によりOCRが測定できる.

Fig. 2に静電容量センサの構成を示す.金属平板 (30×20)を0.5mm間隔で積層して平行平板コンデン サを形成し,オイル混じりの流体は金属平板間の空間 を通過する.また,電極平板間へのオイルの滞留を防 止するため流体を鉛直方向の上から下へ流している. この平行平板コンデンサは絶縁体を介して金属製の耐 圧容器内に配置され,静電容量をLCRメータで測定す る.

静電容量の測定には4端子法に加え,耐圧容器をG (ガード)端子に接続しコンデンサ部をシールドする 5端子法で測定した.測定周波数は100kHz,測定電 圧は1.0Vである.このセンサの空気中での静電容量は 389pFである.

今回の検討に用いたオイルはポリアルキレングリコ ール(PAG)オイルで粘度は43cSt(at 40)・9.2cSt (at 100)である.また,OCRとしては0~10wt.%の 範囲で検討した.



Fig. 1 Rough copy of the capacitance sensor



Fig. 2 Structure of the capacitance sensor

3.測定原理とセンサ構成

測定位置を決めるためサイクル各部でのOCRに対す る静電容量変化率を計算した(Fig. 3). その結果,ガ スクーラ出口で最も変化率が大きいことが分かった. これは以下の理由による OCRは質量割合であるため, 同じOCRでも単位体積当たりではCO2密度の大きい方 がオイル量も多くなる.従って,同じOCR変化でも CO2密度の大きなガスクーラ出口の方が他の位置に比 ベセンサ内のオイル変化量が大きく静電容量変化も大 きい.





4.実験装置および方法

サイクル中を循環するオイル流量を任意に設定可能 な装置を製作し,静電容量センサの出力との関係を測 定した.装置構成をFig.4に示す.コンプレッサ吐出 部分では,今回用いたオイルとCO2は互いにほとんど 溶け合わないので,この部分で第1オイル分離器によ りオイルを冷媒から分離してタンクにため,センサ上 流で再び冷媒と合流させる.オイルの流量は流量調整 パルプで調整する.一方,第1オイル分離器で分離し きれない冷媒中のオイルは第2オイル分離器で分離さ れコンプレッサ吸入側に戻される.また,分離状況確 認のため,オイルと合流する前の冷媒配管およびオイ ル配管の流量調整パルプ上流側にサイトグラスを設け 配管内の流れを観察した.

冷媒およびオイルの流量はコリオリ式質量流量計で 測定し,OCRは次式で求めた.

オイル循環率 = OCR[wt.%]	オイル流量	- × 100	(1)
	- 冷媒流量+オイル流量		

なお,冷媒とオイルの合流点からセンサまでは冷媒 にオイルが均一化するように十分な配管長さが設けて ある.



Fig. 4 Schematic diagram of test facility

5.実験結果および考察

5.1 静電容量測定結果

圧力および温度を変化させ,OCRに対するセンサの 静電容量を測定した結果をFig.5,Fig.6に示す。



Fig. 5 Capacitance of CO₂/Oil mixture (at 9MPa)



Fig. 6 Capacitance of CO₂/Oil mixture (at 13MPa)

オイルの比誘電率の方がCO2の比誘電率より大きいため,温度・圧力が一定の条件ではOCRの増加に伴って静電容量も増加することを確認した.しかし,温度・圧力が変化するとCO2およびオイルの比誘電率が変化するので,温度が低いほど,圧力が高いほど静電容量は大きくなっている.OCRを求めるには温度・圧力の影響を考慮する必要がある.

5.2 オイル循環率の算出方法

この影響を考慮するため,あらかじめ複数の温度・ 圧力条件でOCRと静電容量の関係を測定して検量線を 作成し,測定条件に近い検量線を用いて内挿補間によ り静電容量からOCRを求める.補間に際し,静電容量 は温度・圧力で複雑に変化しているが,ひとつのパラ メータで簡単に補間できないかと考え検討を行った.

Fig. 7にCO₂およびオイル単体の温度・圧力による 比誘電率変化を示す.比誘電率変化は30 ・10MPaで の値に対する比として表した.オイルは圧力の影響を ほとんど受けず,温度変化に対しても10 で2%程度 の変化と影響が小さい.また,OCR10wt.%以下と存 在割合が小さいため,オイルの比誘電率変化が静電容 量変化に及ぼす影響度合いはCO₂の1/270程度となり, 温度・圧力による静電容量変化はCO₂の比誘電率変化 が支配的である.



Fig. 7 Change of dielectric constant

CO2の比誘電率はクラジウス - モソッティの式から (2)式のように表され, Dは(3)式のように物性値によ り決まる定数のため比誘電率はCO2密度の関数となる.

$$_{CO_2} = \frac{D+2}{D-_{CO_2}}$$
(2)

$$D = \frac{3_0 M}{N_0} \tag{3}$$

 co2: CO2の比誘電率

 co2: CO2の密度[kg/m³]

 0: 真空中の比誘電率

 M:分子重[kg/mol]

 :分極率[F・m²]

 Na: アボガドロ数[mol⁻¹]

温度が低いほど,圧力が高いほどCO2密度が大きく なりCO2の比誘電率が大きくなるため,Fig.5,Fig.6 に示したような温度・圧力による変化の傾向を示す.

そこで,検量線を用いた補間には温度・圧力に代わ りCO2密度を用いる.また(2)式の微分を行うとCO2の 比誘電率は密度に対しほぼ線形であるので,線形補間 する.

オイル循環率の算出にはFig.8に示すような4本の 検量線を用いる.静電容量センサに流入する冷媒の圧 力をP。,温度をT。とすると,選定する検量線の圧力は P。を挟んでP1およびP2を,温度はT。を挟んでP1におい てT12を,P2においてT22を選ぶ.そして,各 OCRにおいてFig.9に示すようにT0・P0におけるCO2密 度。と各検量線におけるCO2密度と静電容量の値から 線形補間によりT0・P0におけるC0を推算し検量線を作 成する.そして,静電容量センサの測定値とこの検量 線からOCRを求める.



Fig. 8 Compensation method, 1st step



Fig. 9 Compensation method, 2nd step

5.3 OCR 測定結果

検量線について, 圧力を1MPa間隔, 温度を5 間隔 で作成しOCRの測定を行い, 流量計で測定したオイル 流量および冷媒流量から計算したOCRと比較した. Fig. 10に結果を示す.このグラフの測定の温度・圧力 条件はCO₂サイクルのCOPを極大にする最適制御線³³ にほぼ一致するように選んでいる.静電容量センサの 測定値と流量計より求めた値は±0.1%以内で一致し ており補間が良好であることを確認した.

Fig. 11は今回検量線を作りOCRを測定可能なこと を確認した範囲である.この範囲において, Fig. 10 と同じ方法で測定誤差を確認したところ,オイル循環 率0から4wt%において±0.25wt%, 0から8wt%におい ては±0.5wt%以内に収まっていた.



Fig. 10 Measurement result of OCR



6.実際のサイクルへの適用

自動車用空調装置として試作した冷房能力5kWの CO₂サイクルにおいて,様々な条件で評価を行った.

- 6.1 OCRがCOPに及ぼす影響
- 6.1.1 熱伝達への影響

Fig. 12は水力直径0.8mmのマイクロチャンネルの内 側をCO₂とオイルの混合流が流れ,蒸発および放熱す るときの熱伝達促進係数を示している.熱伝達促進係 数はOCRが0%のときの熱伝達係数に対する比として 定義した.Fig. 12(a)では,OCRが0wt.%から2wt.% に増加すると蒸発時の熱伝達がほぼ50%に低下する. Fig. 12(b)は圧力9MPa・擬臨界温度付近において OCRが熱伝達促進係数に及ぼす影響を示している.こ こで,熱伝達促進係数の基準は30 ,OCRが0wt.%で の値である.この図から,オイルを含んでいない場合, 温度が30 から擬臨界温度に変化すると熱伝達促進係 数は2.7倍に増加することがわかる.そして,OCRが 0wt.%から5wt.%に増加すると,熱伝達促進係数は 30 において約30%低下し,擬臨界温度で15%の向上 しか得ることができない.

6.1.2 熱交換器の圧力損失への影響

Fig. 13はアイドリング(1000rpm)と走行時 (1800rpm)の条件において,OCRが増加するに従い エパポレータとガスクーラの圧力損失が増加すること を示している.圧力損失はアイドリング時・OCRが 0wt.%のときを基準とした比で示している.エパポレ ータ・ガスクーラともに,アイドリングからコンプレ ッサ回転数が増加するのにともない,圧力損失が75%





Fig. 13 Effects of OCR on pressure drop

増加している.さらに,OCRの増加によっても圧力損 失が増加し,OCRが0wt.%から7wt.%になると,アイ ドリング時で80%,走行時で50%増加する.

6.1.3 COPへの影響響

Fig. 14は外気温度35 において,アイドリング時 および走行時でのCOPを測定した結果である.COP はアイドリング時・OCRが0.5wt.%のときを基準とし た比で示している.なお,各評価条件において,膨張 弁の制御によりCOPが極大となるようにガスクーラ側 圧力を調整した.OCRが0.5wt.%におけるCOPは,ア イドリング時2.7,走行時2.2である.Fig.14から, OCRが0.5wt.%から7wt.%に増加すると,COPはアイ ドリング時で8%,走行時で11%低下することが分か る.



Fig. 14 Effects of OCR on COP

6.2 過渡時のオイル循環挙動

運転開始時やコンプレッサ回転数がアイドリングか ら走行まで変化するような過渡時について,OCRを連 続的に測定し,オイル循環挙動を評価した.評価はコ ンプレッサの吐出部分にオイル分離器を付けた場合と 付けない場合とで行った.なお,サイクルへのオイル 封入量は250ml,オイル分離器の内容積は250mlであ る.オイル分離器からコンプレッサ吸入配管へのオイ ル戻し量の調整はコンプレッサの吸入温度増加が2K 以下となるように行った.

Fig. 15とFig. 16はオイル分離器が有・無の条件にお けるサイクルのOCR評価結果である.コンプレッサの 回転数は0から1000rpmの間で4回変化し,さらに 1000rpmから1800rpmの間で4回変化している.両図 において,Fig.(a)は全評価時間でのOCRを示し, Fig.(b)はFig.(a)に印を付けた部分の時間軸を拡 大したものである.

6.2.1 オイル分離器があるとき

コンプレッサ回転数が0と1000rpmの間で変化して いる間では,Fig. 15に示すようにOCRは検出下限以 下で,オイル分離器の効率はほぼ100%である.また, 1000rpmから1800rpmに変化すると,冷媒の質量流量 が約28%増加するとともに,OCRは約1分で0から 1.0wt.%に増加し,3分後には定常値1.1wt.%になる.



Fig. 15 OCR changes with oil separator

6.2.2 オイル分離器がないとき

Fig. 16はオイル分離器がないときの測定結果であ る.ここで,OCRメータの測定範囲は0から10wt.% に設定してあるので,OCRが10wt.%以上の測定値は 10wt.%にプロットしてある.測定結果から,オイル 分離器なし時のOCRは1000rpm・1800rpmのほとんど の場合で10wt.%以上になっており,1800rpmから 1000rpmに回転数が変化するときに10wt.%から6wt.% に変化する.このコンプレッサ回転数減少時には,冷 媒の質量流量が減少するため高圧サイドから低圧サイ ドへ冷媒の移動がおこり,この冷媒移動によりOCRが 一時的に減少し,やがて圧力バランスが定常状態にな るとオイルの移動も定常状態に戻る.





7.結論

CO2サイクル内のOCRを静電容量センサにより測定 する方法を検討した.平行平板コンデンサの電極板間 にオイル混じりのCO2を流して静電容量を測定するセ ンサを開発し,サイクルのガスクーラ出口にこのセン サを設けた.また,静電容量から温度・圧力の影響を 考慮してOCRを求める方法を立案し,OCRを測定可能 にした.このセンサは,OCRが0から8wt.%の範囲に おいて測定誤差が0.5wt.%以下であることを確認した.

このOCRメータを使い,熱伝達係数・圧力損失およ びCOPに及ぼすOCRの影響を評価し,OCRが0.5wt.% から7wt.%に増加するとCOPは8から11%減少するこ とが分かった.さらに,オイル分離器の有無による OCRの違いについて評価を行い,オイル分離器なしで はOCRが10wt.%以上なのに対し,オイル分離器あり では1.1wt.%以下であることが分かった.

<参考文献>

- 1) 鈴木,他:平成元年度日本冷凍協会学術講演会論 文集, p.105.
- 2) 井上,他:自動車技術会学術講演会前刷集,902235
- 3) 藤原,他:冷凍, Vol.73, No.853 (1998), p.1009.

尾崎 幸克 (おざき ゆきかつ) (株)日本自動車部品総合研究所 第6研究室 空調・熱機器分野のシステムおよび コンポーネント開発に従事



平田 敏夫 (ひらた としお) 冷暖房開発1部 国内外業界活動および開発企画に従

<著 者>



堀田 忠資
(ほった だだし)
(株)日本自動車部品総合研究所
第6研究室
空調・熱機器分野のシステムおよび
コンポーネント開発に従事

Yunho Hwang

University of Maryland Center for Environmental Energy Engineering Department of Mechanical Engineering Assistant Research Scientist, Ph.D. Vapor Compression, Heat Pump and Refrigeration Cycles, Advanced Energy Conversion Systems Cooling, Heating and Power (CHP) Systems の研究に従事