熱に関する設計・解析・評価技術の向上

竹中智哉*・清水慎吾** *電磁力担当・**機械担当

Improvement of thermal design, analysis and evaluation technology

Tomoya TAKENAKA* • Shingo SHIMIZU** * Electromagnetic Section • **Machinery Section

要 旨

平成29年度現在,県内企業から熱課題に関する技術相談を多く頂いている.相談内容を分析すると,熱を設計段階 からマネジメントすれば,CAE 解析や実機評価の負担を軽減し,短期間・低コストで課題を解決できるケースが少なく ない.県内企業への技術支援を強化するため,平成28~29年度に,熱設計技術の向上を図り,併せてCAE 解析や実機 評価のノウハウを蓄積した.産業界の基盤技術として広く利用され,県内企業においても活用されている高電圧パル スパワー装置を事例とし,一部にCAE 解析を取り入れながら,伝熱基礎式を用いた熱計算式による設計法と過渡解析 や空間的な分布予測が可能な熱回路網法による熱設計を行い,実機評価を行った.

1. はじめに

電子機器における熱設計の目的は、機能・性能および 寿命,安全性の確保にある.近年,電子機器の高機能化 に伴い、各モジュールの小型化や大容量化、高周波化な どが求められ、熱のマネジメントが困難になっている. 県内企業からの技術相談も多い. 熱課題に対しては従来 から、試作機による実機評価やシミュレーション解析の 結果から熱対策をトライアンドエラーで繰り返すアプ ローチがよく行われている.これらの手法では、検証が 先行しており、対策が後手に回る. これに対して、設計 段階で、熱的要因(目標温度や発熱量)を見積もり、冷 却に寄与する冷却構造(形状や冷却部品)を予測(仮説 立案)後に検証を行えば、手戻りが減り、短期間・低コ ストで課題解決に近づく可能性が高い. そこで, 高電圧 パルスパワー装置を事例とし、熱設計技術の向上を図 り、併せて CAE 解析や実機評価のノウハウを蓄積するこ ととした.

2. 被試験装置 DUT (device under test)の概要

本研究で取り組んだ高電圧パルスパワー装置について 説明する.本装置は、受動部品の検査工程など、産業界 の基盤技術として広く利用され、県内企業においても活 用されている.本装置で基本となるコンデンサ放電回路 を試作し、繰り返しパルスでコイルに発生する熱を予測 することとした. (Fig.1, Fig.2)

電源装置とコイルの仕様を Table 1 に示す. コイルは, 平 角銅線を2層×3巻の構成で6巻したものを試作し, LCRメー タを用いて抵抗値を実測した.



Fig. 1 コンデンサ放電回路 等価回路



Fig. 2 高電圧パルスパワー発生装置試作機 外観

Table 1 DUT 仕様

電源装置	パルス幅 T ≅ 300 µ s, 周波数 fs ≅ 13Hz 設定初期電圧 E : 200~220V コンデンサ C = 300 µ F					
コイル	 円形,内径φ10mm,6巻(2層×3巻) コイル抵抗 8.23mΩ@3.275kHz 直列抵抗 8.84mΩ^{**}@3.275kHz ※電流検出用抵抗,配線を含む実測値 <線材> ・2mm×6mm AIW(ポリアミドイミド)平角銅線 ・皮膜厚さ:0.04~0.05mm 以上 					

3. 熱設計・解析

温度を予測するための3つのアプローチ方法を示す. ①伝熱基礎式の合成

基礎方程式を単純な境界条件で解いて求めた伝熱基礎 式を組み合わせて、熱エネルギー保存(定常状態では発 熱量=放熱量)となる温度を推定する.式から設計変数 が結果(定常状態)に及ぼす影響を把握できる.しかし、 計算できる未知数は1つで、対象の定常状態における平 均温度しか算出できない.このため、簡易設計や設計方 向性の当たりを付ける際に用いる.

②熱回路網法

伝熱基礎式を組み合わせて,熱等価回路を作成し,節 点方程式を解く.全ての未知数を計算でき,空間的,時 間的な分布を把握できる.また,節点は座標を持たず, 論理モデルを作成可能で,冷却方式や構造を決める概念 設計に向いたモデルを作成できる.しかし,熱抵抗を計 算する必要があり,設定の労力が大きい.このため,最 適設計を行うなど,本格設計の際に用いる. ③数値解析ソフト

偏微分方程式である基礎方程式を解き,近似解を求め る.市販品も多数あり,当センターは ANSYS(米国, ANSYS 社製)を導入している.他の手法に比べ,比較的前 処理(形状モデル作成,メッシュ分割・境界条件設定) が容易で簡単に結果を得られる.しかし,目標温度を条 件(インプット)として,充足する形状(冷却方式や構 造)を出力できない.また,簡単に解析結果を得られる 反面,誤差要因が多く,正確な結果を得るためには解析 スキルや熟練したノウハウや経験が必要となる.このた め,スキルや経験を積み,設計を検証するツールとして 利用するのが望ましい.

平成29年度現在,当センターのANSYS には熱流体を 解析するオプションが含まれておらず,熱伝導以外の解 析は難しい.

上記のアプローチ法により,DUTの温度を予測した.

3.1 伝熱基礎式の合成

本手法では、まず発熱量を見積もる. 今回は、コイル に発生する熱を予測するため、コイルでの消費電力 P[W] を求める. コンデンサ C[F]、コイル L[H]、抵抗 R[Ω]の 直列等価回路である Fig.1 の回路方程式を求めると下式と なる.

$$\frac{1}{C}\int i(t)dt + L\frac{di(t)}{dt} + Ri(t) = 0$$
(1)

R はコイル, 配線の抵抗成分 R_{col}と, それ以外の抵抗成分 (スイッチ素子, 電流測定用センス抵抗など) R_sの総和になる. 本回路にはパルス電流が流れるため, R には交流抵抗値を代 入する必要がある. さらに連続パルスを印加する場合には, 温 度上昇 ΔT[℃]による抵抗値の上昇を考慮する必要があり、次 式のように表現できる.

$$R = R_s + R'_{coil} \tag{2}$$

$$R'_{coil} = R_{coil} \times (1 + K\Delta T) \tag{3}$$

K は温度係数で銅の場合には 4.33×10⁻³である. R と C, L の関係によって 3 つの放電モードがある. 今回は, 減 衰振動モード R²〈4L/C となるように設計した. この場合, 電流 i(t)は下式で表される.

$$i(t) = \frac{E}{\omega_0 L} e^{-\alpha t} \sin \omega_0 t \tag{4}$$

$$\alpha = \frac{R}{2L}, \ \omega_0 = \sqrt{\frac{1}{LC} - (\frac{R}{2L})^2}$$
 (5)

また、電流の刺激パルス幅 T[s] は下式となる.

$$T = \frac{2\pi}{\omega_0} \tag{6}$$

式(4)から RL 直列部にかかる電圧 v(t)は、下式になる.

$$v(t) = \frac{E}{\omega_0 \sqrt{LC}} e^{-\alpha t} \sin(\omega_0 t + \gamma)$$
(7)

$$\gamma = \tan^{-1}\left(\frac{-R}{R}\right)$$
(8)
)から RL 直列部の消費電力 p(t)は、下式になる.

$$p(t) = \frac{1}{2} I_P V_P e^{-2\alpha t} \{ \cos \gamma - \cos(2\omega_0 t + \gamma) \}$$
(10)

$$I_P = \frac{E}{\omega_0 L}, \qquad V_P = \frac{E}{\omega_0 \sqrt{LC}} \tag{11}$$

式(7)からパルス電流の平均消費電力 $\overline{P_P}$ は、下式になる.

$$\overline{P_P} = \frac{1}{T} \int_0^T p(t) dt \tag{12}$$

$$= \frac{1}{2} R I_P^2 \times \frac{1}{2T\alpha} (1 - LC\alpha^2) (1 - e^{-2T\alpha})$$
(13)

ここで, (1 – *LC*α²) ≅1 より, コイルにおける平均消費電 力*P*は, 下式になる.

 \overline{P}

$$= \overline{P_P} \times T \times f_S \tag{14}$$

$$= \frac{1}{2} R'_{coil} I_P{}^2 \times f_S \times \frac{1}{2\alpha} (1 - e^{-2T\alpha})$$
(15)

次に, 放熱量 (熱流量) Q[W]を伝熱基礎式の組み合わ せで算出する.下記のとおり対流, 放射に分けて熱コン ダクタンス C[W/K]を定式化し,合計値として算出する. ここで,S_{XX}:各面の表面積[m²],L,H:代表長さ(壁面 の流れ方向の長さ)[m], σ :ステファンボルツマン定数 (=5.67×10⁻⁸[W/m²K⁴]), ε :放射率,T_∞:環境温度[K], T_s: コイル表面温度(T_s= Δ T+T_∞)[K]である.

$$Q = \sum C_n \Delta T \tag{16}$$

対流(コイ
ル上面)
$$C_{top} = S_{top} \times 2.51 \times 0.54 \times (\frac{\Delta T}{L})^{0.25}$$
 (17)

対流(コイ
ル側面)
$$C_{side} = S_{side} \times 2.51 \times 0.56 \times (\frac{\Delta T}{H})^{0.25}$$
 (18)

対流(コイ
ル底面)
$$C_{bottom} = S_{bottom} \times 2.51 \times 0.27 \times (\frac{\Delta T}{L})^{0.25}$$
 (19)

放射 (コイ
ル表面)
$$C_{top} = S_{total} \times \sigma \varepsilon (T_s^2 + T_{\infty}^2) (T_s + T_{\infty})$$
 (20)

対流+放射
$$C_{wire} = S_{wiretotal} \times \{2.51 \times 0.56$$

(配線) $\times (\frac{\Delta T}{L_{wire}})^{0.25} + \sigma \varepsilon (T_s^2 + T_{\infty}^2) (T_s + T_{\infty}) \}$ (21)

このように,発熱量および放熱量の式に未知数である温度 上昇 Δ Tを含むため, Δ Tの初期値を仮定し,発熱量=放熱 量となる収束演算を行えば,熱平衡状態における Δ Tが求め られる.そこで,EXCEL で収束演算を行えるマクロを作成した. これにより,コイルにおける平均温度上昇値を算出できる.

3.2 熱回路網法

本手法には、形状が決まっていない状態で行う論理モデ ルの解析と、ある程度形が決まった状態で行う物理モデ ルの解析がある.今回は、形状が決まっているので物理 モデルを作成した. (Fig. 3)



Fig. 3 コイル物理モデル

Fig. 3 に示すように、モデルを解析したいサイズのセル に分割し、重心位置に節点を配置する.節点はセル内の 温度を代表する点であり、セル内の温度は均一と考えた 計算を行う.そして、物理モデルに基づいて、節点間を 熱抵抗で結び、熱回路モデルを作成して熱抵抗値を計算 する. (Fig. 4)



形状が決まっていない論理モデル解析では,熱回路モ デルからの計算となる.Fig.4をもとに,節点に成り立つエ ネルギー保存則から下式の節点方程式を未知数分立てて,連 立方程式を解く.

$$\sum_{\substack{j=1\\i\neq i}}^{n} \frac{1}{R_{ij}} (T_i - T_j) = Q_i - \frac{C_i}{\Delta \tau} (T_i - T_i')$$
(22)

ここで、 R_{ij} は N_i と N_j を結合する熱抵抗[K/W], Q_i は節点 N_i の 発熱量[W], $T_i \cdot T_j$ は接続される節点の現在の温度[K], T'_i は1 ステップ前の時間の温度[K], $\Delta \tau$ は計算時間のステップ幅 [sec], 節点 N_i の熱容量[J/K]である. ここで用いる熱抵抗およ び発熱量は、伝熱基礎式の合成で求めた方法と同様にして算 出する. ただし、伝熱基礎式の合成で求めた発熱量はコイル での発熱量の総量であるため、熱回路網法では各節点の体 積割合で分割する. また、熱抵抗は熱コンダクタンスの逆数で 求められる.

節点方程式は連立一次方程式となるため,ガウスの消去法 (掃き出し法)などで解ける.そこで,EXCELを用いて,各節点 における過渡応答値が算出できるマクロを作成した.

3.3 数値解析ソフト

熱伝導解析のみ可能な ANSYS を用いて解析した.本手法 は形状を決定し,発熱量と熱伝達率を入力する.入力パラメー タは,伝熱基礎式の合成で求めた値を用いた.今回の解析形 状はコイルの断面としたので,配線部からの放熱分を除いた発 熱量で解析した.

4. 実機評価

4.1 温度測定環境の検証

DUT の温度を実測するにあたり、最適なセンサを予備実験 により選定した.候補としてK熱電対素線径 φ0.1mm(理化 工業製、チノー製)、測温抵抗体(pt100)のシリコンゴムモールド 品 R060-33(チノー製)、銅円板樹脂モールド品 R060-38(チ ノー製)を検討した.結果、K熱電対が最も正確に温度測定で きた.測温抵抗体は、本 DUT に対してセンサ寸法が大きく空 間分解能が低くなってしまい、スプレッド効果により K 熱電対 よりも温度を低く計測してしまう結果となった.(R060-33 につい ては 10℃程度低い結果となった.)

次に, K 熱電対について補償電線タイプ(理化工業製)と素 線タイプ(チノー製)の比較を行った.結果, 有意な差はなく, 同等に評価できることを確認した.

そして, K熱電対の貼付(設置)方法についても検討し, 接 着テープで固定する方法とアルミテープで固定する方法を比 較した. 結果, 熱伝導率のよいアルミテープ固定の方が正確 に温度測定できた.

最後に,発熱源となりうる蛍光灯や人,計測機器(サーモ グラフィなど)の影響を検討した.実験を行った部屋の環境で は、十分な広さが確保されており、測定結果に対する影響は 無視できることがわかった.(発熱源がある場合には、ない場合 に比べ約2℃高い測定結果となったが、周囲温度も1℃上昇 しており、温度上昇値 ΔT で考えると1℃の差となり測定誤差 範囲に収まった.)

以上の予備実験の結果から,K熱電対(素線径 ¢0.1mm, 補償電線使用・未使用問わず)をアルミテープで固定し,測定 者立ち合いやサーモグラフィの併用を可として,温度測定を行 うことした.(Fig. 5)

周囲温度の測定については、 IEC-J60950-1 温度上昇試 験の測定方法を参考に、DUT から水平に 50cm 離れ 15cm 高い位置で環境温度 T_∞となる気中温度(CH1)を測定した. CH1 には測温抵抗体 pt100 を用いた. CH2~5 には K 熱 電対を使用し、CH2~3 はコイル上面(CH2 は配線部付 近)、CH4~5 はコイル内部を測定した.また、熱電対で の表面温度測定の他に、コイルの平均温度上昇試験で用 いられる抵抗法による測定を同時に行った.



Fig. 5 実機評価風景

4.2 実機評価結果

温度測定結果を Fig.6~8 に示す.



Fig. 6 コイル温度 過渡応答(実測)







Fig. 8 抵抗法 試験結果

コイル上面温度 CH3 は測定開始時の 20.8℃から熱平衡状 態では 91.5℃まで上昇した. 配線部からの放熱の影響を受け る位置 CH2 は 89.9℃と 1.6℃低い結果となった. サーモグラ フィでも同様の温度分布が確認できた. (Fig.7)コイル内部 (CH4)は 95.5℃で, コイル上面よりも温度が高かった. コイル内 部は下層 2 巻目銅線の放熱量が小さい影響で温度が高かっ たと考えられる.

抵抗法により求めたコイルの平均温度は86.6℃となった.抵 抗法はDUTの動作停止直後から抵抗値を測定し,時間対抵 抗値曲線を描いて動作停止瞬間の抵抗値を求める方法であり, 抵抗温度係数を利用すれば平均温度上昇値を測定できる. 今回はコイルの平均温度を測定するため,測定端子接続箇所 をできるだけコイル近くに配置し,配線による冷却の影響を抑 えた.(Fig. 5)

4.3 設計・解析結果と実機評価結果の比較検証

設計・解析結果と実機評価結果の比較を Fig.9, Fig.10, Table2 にまとめる.

Table2の消費電力の実測では、オシロスコープを用いてコ イル端電圧およびパルス電流を計測して算出した.実験上の 都合で 200V よりも低い設定電圧 E:197.8V とし、連続パルス ではなく単発パルスで測定を行った.結果,パルス電流はピーク値が 1.17kApeak,パルス幅Tが約 317 μ s となり,パルス電流の平均消費電力 $\overline{P_p}$,コイルの平均消費電力 \overline{P} を計算すると, 4.8kW, 19.78W となった.単発パルス出力時で平均消費電力の比較検証を行うと,ほぼ同程度の値で,発熱量を見積もる消費電力設計式が妥当であることを確認できた.

次に, 温度上昇について比較する. 伝熱基礎式の合成によ る設計見積では, 配線部を含むコイルの平均温度を算出する ことになる. したがって, 実機評価の抵抗法で求めた値と近い 値になると考えられる. しかし, 今回の抵抗法測定では, 配線 部を含まずコイル平均温度の測定をしたため, 抵抗法による実 測の方が約 10℃高くなった. 別のコイルを用いて配線部を考 慮して実測した際には 実測の方が約3℃高い結果となった. これらの結果から伝熱基礎式の合成により作成した熱計算マ クロは実用上問題ない精度であると考える.

熱計算マクロにて熱平衡状態時における放熱量[W]の割合 を求めると, Table3 のようになる. 配線部で約6割を放熱して いる. また, 自然対流ではコイル側面からの放熱量が多いこと がわかる.

熱回路網法による設計見積と実機評価の比較では、最大発 熱点(設計見積:節点 6,実機評価:CH4)におけるコイル温度 上昇の過渡応答が同じように推移している.(Fig. 9)そして、熱 平衡時の温度上昇値が約72℃で、ほぼ同程度の値であり、熱 回路網法による設計見積も実用上問題ない精度であることが 確認できた.サーモグラフィでの実測結果や伝熱基礎式の合 成による設計見積のとおり、配線部である節点1は、放熱への 寄与が大きく、熱平衡時の温度上昇値は約38℃との見積結 果となった.

項目				中地动体			
		伝熱基礎式	熱回路網法	夫惤評恤			
温度上昇∆⊤ @熱平衡時		53.52°C ^{%1}	72°C	コイル内部:72.8℃			
				抵抗法:63.93℃ ^{%2}			
平均消費電力		単発パルス	.時:23W	単発パルス時:			
\overline{P}		熱平衡時:27W	28W	19.78W			
※1 配線部を考慮した平均温度上昇							
※2 配線部含まず							
80							
70							
ູວຸ ⁶⁰							
樫 貝 50 啉							
ଁ ₄₀							
20				CH4 コイル内部			
50				·即点1 配稼部			
	///			11回6 コイル下層2巻日			

Table 2 設計・実機評価結果の比較

設計目積

Fig. 9 コイル上昇温度 過渡応答比較(実測と設計見積)

15

経過時間[min.]

20

25

10

20

最後に、ANSYS での解析結果と比較した. 下層 2 巻目のコ イル温度が高くなることを確認でき、コイル温度上昇値は約 67.6℃で、熱回路網法による設計見積、実機評価と同様の結 果が得られた. (Fig. 10)

Table 3 放熱割合(伝熱基礎式による見積)

放熱項目	放熱量 [W]	割合 [%]
対流:コイル上面	1.4	5.1
対流:コイル側面	4.8	17.8
対流:コイル底面	0.7	2.6
放射:コイル全面	4.0	15.2
配線:対流+放射	15.8	59.3
放熱量 合計値	26.7	100.0



Fig. 10 ANSYS 解析結果

5. まとめ

高電圧パルスパワー装置において、熱設計、解析、実機評価を行い、結果が一致することを確認できた。熱設計においては、発熱量を見積もり、伝熱基礎式の合成と熱回路網法によるアプローチを用いて、熱平衡状態における温度上昇と過渡応答を予測するマクロを作成し、実用上問題のない精度であることを検証した。解析では、設計値をパラメータに代入することで、モデルの簡略化を行っても実用上問題のない精度で解析できることを確認した。実機評価では、環境要因を評価することで、電気電子機器の測定において精度の高い実機評価を行えるノウハウを構築した。

現在,本研究で得られた熱設計の知見を活かし,県内の複数の企業と共同で電磁力応用機器や車載用パワーデバイス 半導体の開発に取り組んでいる.今後も企業からの技術相談 に対応する中で,ノウハウを蓄積し,熱設計技術を向上させて 県内企業の競争力強化に繋げる.

謝 辞

高電圧パルスパワー装置の試作など、本研究に多大なる支援を頂いた株式会社デンケン(由布市)に心より御礼を申し上 げます.

30