# 共同研究先:丸八(株) (株)田商会 (11-16)「水素利用技術研究開発事業/燃料電池自動車及び水素ステーション用低コスト機器システム等に関する研究開発 **、樹脂ライナーの低コスト複合容器畜圧器の関発**

: 平成25年度~平成27年度 成果切(実施期間

・タイフ҄4複合容器畜圧器の設計解析技術、 サイクル回数100万回、 破裂圧力193.5MPa複合容器蓄圧器の信頼性安全性とその実用化の可能性が確認された。

鏡部と樹脂パイプを溶着する大型長尺樹脂ライナー成形技術の確立ができた。 ・超高圧タイプ4複合容器畜圧器の製造技術の確立ができた。

タイプ4複合容器畜圧器のKHK特認取得要件の協議、及び複合容器畜圧器の市場調査を実施した。

### 背景/研究内容·目的

ムの構築を目的とする。超高圧・大容量のTYPE 4 容器 ーションの低コスト化及び供給高圧水素ガスの低コスト化 設備で製作可能な範囲で簡易水素供給設備に提供で きるタイプ4容器を試作開発する。あわせKHKの容器 燃料電池自動車普及び促進に必要不可欠な水素ステ 構築の為の設計・解析等を実施し、それに基づき、現行 の為、タイプ4複合容器による蓄圧器、貯蔵輸送システ 認可取得要件及び市場調査を実施する。

### 研究目標

実施項目	目柿票
⋖	9イブ4 複合容器畜圧器の設計解析
В	30L~150L級樹脂ライナーの試作開発。長尺大型樹脂ライナーの成型、溶着技術確立
O	30L~150L級taipu4複合容器蓄圧器試作開発。設計耐圧106MPa以上の複合容器畜圧器の開発。
۵	タイブ4複合容器畜圧器のKHK認可取得業取得 要件及び市場動向調査
宇施体	<b>事施体制及7/</b> 分担等

日標	タイプ4複合容器畜圧器の設計解析	30L~150L級樹脂ライナーの試作開発。長尺大型樹脂ライナーの成型、溶着技術確立	30L~150L級taipu4複合容器蓄压器試作開発。設計耐圧106MPa以上の複合容器畜圧器の開発。	タイプ4複合容器畜圧器のKHK認可取得業取得 要件及び市場動向調査	宇 体 休 制 乃 7 《 小 扣 等
実施項目	A	В	O	۵	世 任

### 米旭年四次グンだす

→ 丸八(㈱(実施項目A、B、C、D)	
NEDO	

タイプ4 複合容器畜圧器のKHK特認 取得を目標とし、平成32年度東京オ

平成31年度中に、150L~300L級

実用化の見通し

リンピックを目標に、丸八複合容器畜 圧器の実用化を目指している

## これまでの実施内容 / 研究成果

A:充填圧力86MPa×安全係数2.25倍で、サイクル 回数100万回に耐え得る タイプ4複合容器蓄圧器が設計解析シミュレーションで実実現可能である

ことが確認できた。またタイプ4複合容器畜圧器の設計技術が確立できた。

- B::50L級樹脂ライナーの試作開発を実施及び大型樹脂長尺ライナー成型技 術、溶着技術の基盤技術の確立ができ、大型容器300L級容器開発のめど
- C:50L級複合容器蓄圧器の試作開発。FW加工技術確立。目標の193.5MPa には達しなかったが、159MPa破裂圧力を実証。設計耐圧106MPaは十分 にクリヤーができた。 が確立できた。
  - :30L級~300L級複合容器蓄圧器のKHK認可要件及び、市場の調査を実施 し、実用化への道筋をつけることができた。 Δ

### 研究成果まとめ

実施	成果内容	Ш ! П) !
項目		計
А	破裂圧力160MPa達成、サイクル回数 100万回のシミュレーション安全性確認	
В	樹脂ライナー成形・溶着技術確立	
С	9イブ4複合容器畜圧器の製造技 術確立	0
D	複合容器蓄圧器のKHK特認取 得要件調査、及び市場調査	0

金の確保。研究開発のスピードアップの

今後の課題

ための人材確保、及び作業員の拡充 寿命複合容器畜圧器開発の為の資 サイクル回数10万回~30万回の長

受賞等	3	
外部発表	9	
論文発表	3	
特許出願	0	

### 課題番号: -16

水素利用技術研究開発事業 / 燃料電池自動車及び水素ステーション用低コスト機器・システム等 に関する研究開発 /

### 樹脂ライナー低コスト複合容器畜圧器の開発

丸八株式会社 株式会社巴商会

### 1.研究開発概要

燃料電池自動車普及び促進に必要不可欠な水素ステーションの低コスト化及び供給高圧水素ガスの低コスト化の為、タイプ4複合容器による蓄圧器、貯蔵輸送システムの構築を目的とする。

超高圧・大容量のタイプ4複合容器開発の為の設計・解析等を実施し、それに基づき、現行設備で製作可能な範囲で水素ステーション用に供するタイプ4複合容器蓄圧器(設計圧力106MPa、容積30L級~150L級)を試作開発する。現行法規及び基準整備に対する対処方法の検討後、実証試験を実施し樹脂ライナーの成形溶着技術、ワインディング技術及び貯蔵輸送システム等の要素技術を見極め、大容量化の課題を抽出し解決に取り組むと共に実証試験を実施し実用化を図る。

### 2. 研究開発目標

設計耐圧 106MPa、サイクル使用回数: 10 万回以上の水素ステーション用複合容器蓄圧器ガイドライン(平成25年6月時点)の規定を満たす30L~150L級大型高圧水素用タイプ4複合容器蓄圧器の製造指針を平成27年度末までに構築し、平成29年度末までに500L級大型複合容器蓄圧器の製造指針を確立する。そのため下記の開発項目を定める。

- (1)30L~150L級水素ステーション用タイプ4・複合容器蓄圧器の設計及び解析 樹脂ライナー製タイプ4複合容器畜圧器の信頼性安全性を担保した設計解析の実証
- (2)30L~150L級タイプ4複合容器蓄圧器用樹脂ライナーの試作開発 30L~150L級(将来500L級を視野に)樹脂ライナー製造技術の確立。
- (3)30L~150L級タイプ4複合容器蓄圧器の試作開発

設計耐圧 106MPa、圧力サイクル回数 10 万回の 30L~150L 級複合容器畜圧器の製造技術確立

(4) タイプ4複合容器蓄圧器等の KHK 認証取得要件の調査及び複合容器畜圧器の市場調査 タイプ4複合容器畜圧器の法的整備がまだである為、容器認可取得の為の KHK の特認要件の 調査と複合容器畜圧器及び輸送システム、水素ステーション等の市場調査

- 3. 研究開発成果
- 3.1研究開発成果、達成度
- (1) 容器の設計及び解析

超高圧(設計耐圧 106MPa) 大容量化(500L)を視野に入れ、タイプ4複合容器の設計解析を実施した。現行設備で製作可能な容器(30L~150L級)の設計及び解析を実施し、現行法規及び基準整備に対する対処方法の検討を実施した。設計圧力 106MPa、サイクル回数 10 万回を達成し、信頼性安全性に対処した複合容器蓄圧器の設計解析に当たり容器形状、口金、FW パターン、CFRP 層の構造等について検討した。蓄圧器設計に当たっては、タイプ4複合容器蓄圧器が、まだ日本では認知されておらず信頼性安全性に対しより厳しい視線が注がれているため、充填圧力 86MPa、安全係数 2.25 倍とした場合のシミュレーション計算を行い、平均応力と応力振幅の

プロットは繰り返し回数 100 万回に対する安全域内にあり、設計要求を満たすことが確認できたことを本研究の最大の成果として報告する。また本設計解析により試作開発した複合容器畜圧器で、最低破裂圧力 159MPa を達成し、設計耐圧 106MPa、水素自社用燃料タンクの最低破裂圧力 157.5MPa(70MPaX2.25 倍)を優にクリヤーしていることを併せ報告する。

### (1)-1 複合容器の有限要素解析モデル

昨年度に引き続き,複合容器の有限要素モデルを作成し,内圧が作用した際のフィラメントワインディング層の強度解析を実施した.図1に解析モデルの概要を示す.ポリエチレン製ライナー部に CFRP フィラメントワインディング層をフープ巻ならびにヘリカル巻により巻きつけた構造となっている.フィラメントワインディング層は積層構成を[・/・・/・・]とする一方向繊維強化材としてモデル化している(・は繊維配向角).

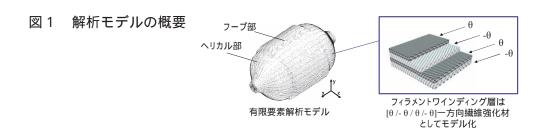
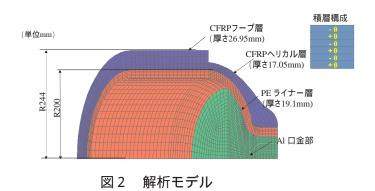


図 2 に解析モデルの一例を示す.対称性を考慮し,容器全体の 1/8 モデルとし対称面を面拘束している.ここで, CFRP 層の繊維配向角は式(1)により設定した.

$$\theta = \sin^{-1}\left(\frac{R_0}{R}\right) \tag{1}$$

ここで,・は繊維配向角,Rは口金部半径,Rは任意点での半径である。



使用した材料物性値を、下記表 1 に示す. CFRP 層は一方向性材としてモデル化を行い,口金部には AI 6061T6 の物性値を,ライナーはポリエチレン容器の材料物性値を用いた.

CFRP Al6061T6 Polyethylene

(MPa)	L	T	Z
E	134044.0	8039.143	8039.143
	TZ	ZL	LT
G	2834.677	4177.779	4177.779
ν	0.418	0.014416	0.240375
	L	T	Z
Ft	1734.51	95.142	95.142
Fc	3188.976	106.574	106.574
	TZ	ZL	LT
Fs	98.835	98.835	98.835
α	2.0 × 10	2.0 × 10	2.0 × 10

(MPa)	
E	72000
G	27000
ν	0.33
Ft	290
Fc	580
Fs	290
α	23.9 × 10

(MPa)	
E	4360
G	1620
ν	0.34
ft	64.5
fc	144.5
fs	64.5
α	11 × 10

繊維: Carbon fiber T300 樹脂: Epoxy-F533 繊維含有率: 60%

表 1 材料物性值

### (1)-2 口金の傘部径の影響の評価

### (1)-2-1 解析モデル

図 2 に示した解析モデルにおいて,口金の傘部の寸法および形状を変更した解析モデルを作成し,その影響を評価した.口金形状の外形を図 3 に,各パラメータを表 2 に示す.また,口金半径を 35mm とした場合の解析モデルを図 4 に,口金半径を 70mm とした場合の解析モデルを図 5 に示す. 下記に、図 3 口金形状の外形 を示す。

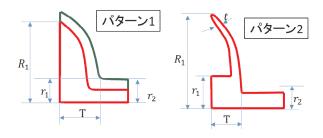
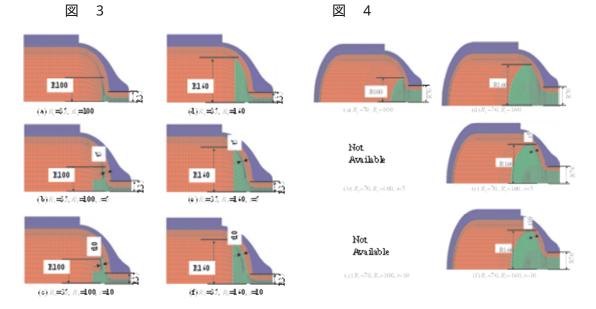


表2口金の傘部の寸法および形状

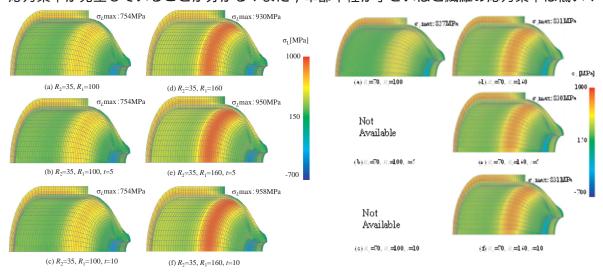
$R_1[mm]$	$r_2[mm]$	t[mm]	T[mm]	$r_1[mm]$
		パターン 1	12	35
	35	5	51	35
100	33	10	51	35
		パターン 1	12	70
	70	5		
		5 10 パターン 1 12 3		
		パターン 1	12	35
	35	5	51	35
160		10	51	35
160		パターン 1	51	70
	70	5	51	70
		10	51	70

- 図3 口金半径を35mmとした場合の解析モデルを、下記 左に示す。
- 図 4 口金半径を 70mm とした場合の解析モデルを、下記 右に示す。



### (1) 2-2 解析結果

図 5 に口金半径を 35mm とした場合の各モデルにおける繊維方向の応力分布を示す .内圧 106MPa を作用させており, CFRP 層のみを表示している.図より, いずれのモデルにおいても傘部周りで応力集中が発生していることが分かる.また, 傘部半径が小さいほど繊維の応力集中は低い.



左図 図5各モデルにおける繊維方向の応力分布(口金半径を35mmとした場合)

右図 図6各モデルにおける繊維方向の応力分布(口金半径を70mmとした場合)

同様に,図6口金半径を70mm とした場合の各モデルにおける繊維方向の応力分布を示す.口金半径を35mm の場合と同様に傘部周りで応力集中が発生していることが分かる.また,傘部半径が小さいほど繊維の応力集中は低い.

図 5 および図 6 において、いずれも  $R_1$ =100mm,t=0 とした場合に応力集中が低い結果となった.ここで、図 5(a)と図 6(a)の比較を図 7 に示す.最大応力は  $R_2$ =35mm の方が低いが,ドーム部における応力は  $R_2$ =70mm の方が低い.複合容器の製造過程において,胴体部の強度を上げるには胴体部のみフィラメントの巻き数を増加させればよいが,ドーム部の強度を上げるにタンク全体を巻かざるを得ないことから,本研究では  $R_2$ =70mm を最適な形状とした.

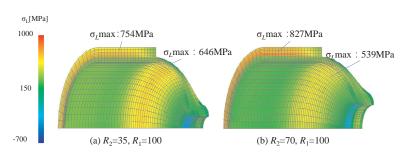


図 7 繊維方向の応力分布の比較 ( $R_1$ =100mm, t=0)

### (1)-3 複合容器の疲労信頼性評価

前節で得られた応力分布と一方向 CFRP の疲労試験結果を用いて,設計目標である 10<sup>6</sup>回の繰り返し負荷に対する信頼性を評価した.疲労試験結果には,「平成 22 年度~平成 24 年度 水素製造・輸送・貯蔵システム等技術開発 水素インフラ等に係る基準整備に関する研究開発」において取得された同材料の S-N 線図を用いた.なお,試験は軸荷重,片振り(応力比 R=0.1)で実施されている.一方向 CFRP の S-N 線図を図 8 に示す.

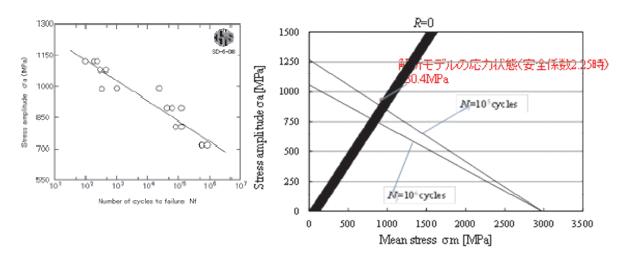


図 8 一方向 CFRP の S-N 線図

図 9 Goodman 線図による疲労信頼性評価

複合容器に作用する応力履歴と,疲労試験における応力履歴は応力比が異なることから, Goodman 線図によりその影響を考慮する.図 9 に Goodman 線図および本解析で得られた平均応力 と応力振幅のプロットを示す.プロット点は繰り返し数  $10^5$  回に対する安全域の外側になり,こ のままでは設計寿命を満たすことはできない.

これらの結果に基づき,次節では CFRP 層の構造を再検討する.

### (1) 4 CFRP 層の構造の再検討

前節の Goodman 線図による評価では,平均応力と応力振幅のプロットが繰り返し数 10<sup>5</sup> 回に対する安全域の外側になり,そのままでは設計寿命を満たすことはできない.そこで,図 10 に示すように CFRP 層の構造の設計を変更した.図 10 において赤字部分が設計変更点である.また,複合容器の製造過程ではフープ層の厚みが大きくなるほど繊維のシートが前にずれることから,後方にシートをずらすように巻く必要がある.新規モデルではこれを考慮し,フープの形状も一部変更した.

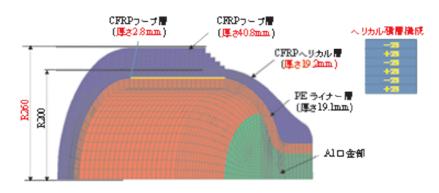


図 10 CFRP 層の構造を変更した新規解析モデル

図 11 および図 12 に CFRP 構造変更後の繊維方向の応力分布および Goodman 線図による疲労信頼性評価結果を示す.図 12 において,安全係数を 2.25 とした場合においても平均応力と応力振幅のプロットは繰り返し数 10<sup>6</sup> 回 (100 万回)に対する安全域内にあり,設計要求を満たすことが確認できた.

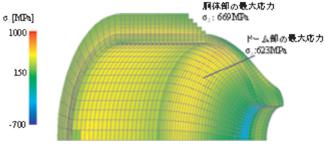


図 11 繊維方向の応力分布 (CFRP 構造変更後)

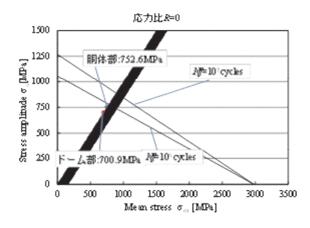


図 12 Goodman 線図による疲労信頼性評価 (CFRP 構造変更後)

### (1)-5 タンク直径の変更に対する検討

製造上の観点から,図 13 に示すようにタンクの直径を 310mm へ変更した.図 13 において赤字部分が設計変更点である.前節の図 10 に示したタンクをそのまま相似的に縮小している.図 14 および図 15 に CFRP 構造変更後の繊維方向の応力分布および Goodman 線図による疲労信頼性評価結果を示す.図 15 において,安全係数を 2.25 とした場合においても平均応力と応力振幅のプロットは繰り返し数 10<sup>6</sup>回(100万回)に対する安全域内にあり,設計要求を満たすことが確認できた.

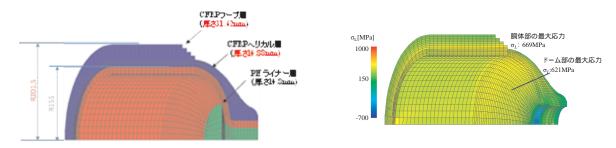


図 13 タンク直径を変更した新規解析モデル 図 14 繊維方向の応力分布(タンク直径変更後)

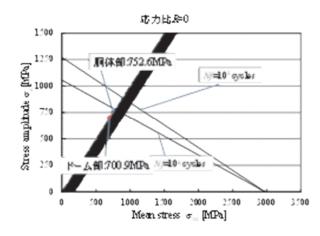


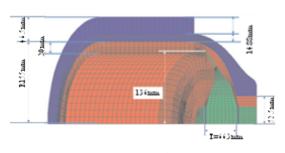
図 15 Goodman 線図による疲労信頼性評価 (タンク直径変更後)

### (1)-6 気密性を考慮した口金の設計

複合容器の設計においては,前章で示した強度評価に加え,内容物である水素の気密性を確保することが重要となる.そこで,口金部における水素の漏えいを防ぐ目的から,樹脂ライナーに口金を埋没した埋没型口金の設計を実施した.使用した材料物性値を表3に示す.表1との相違点として,Carbon fiberにT700Sを用いている.また,口金部にはAI 6061T6の物性値を,ライナーはポリエチレン容器の材料物性値を用いた.解析モデルを図16に示す.図16において傘部長さ(図では136mm)を設計変数とした.傘部長さを変更して作成した解析モデルを図17に示す.

表 3 材料物性値

SiPa)	1.	T	Z	(33Pa)		(NPa)	I
E.	1,293,00	7,276	72.70	E.	72000	E.	43 (8)
	TZ	21.	LT	G	271990	G	16.30
G	3000	3.256	33.50	v	0.33	- 2	0.34
v	6214	0.01.4	0.260	Γŧ	296	81	64.5
	9.	T	2.	Fc	5:80	fe	144.5
F:	2940	33.6	85.6	Es	290	fx	64.5
fe	3621	268	30.5	Œ	219×10*	- a	11×10
	TZ	29.	LT	-	Alexander and the second		
F×	1.03	143	103				



135mm 125mm (d) 象部12mm (c) 象部12mm (c) 象部12mm (f) 象部12m

図 16 埋没型モデル (傘部 136mm)

図 17 傘部長さを変更した埋没型モデル

図 18 に口金部のミーゼス応力分布を示す.なお,内圧は 106MPa を作用させている.図より,いずれのモデルにおいても傘部周りで応力集中が発生しており,傘部長さが大きいほど最大応力も大きい.図 19 に CFRP 層の繊維方向応力分布を示す. CFRP 層の応力分布においては傘部長さの影響はわずかではあるが,傘部長さが大きいほど最大応力も大きいことが確認できる.

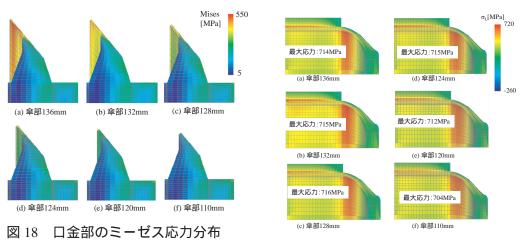


図 19 各モデルにおける繊維方向の応力分布(傘部長さを変更した場合)

以上の解析モデルにおいて, 傘部の裏側のライナー厚さが不均一である部分に応力が集中する傾向がみられた. そこで, 裏側のライナーの形状を均一にし、口金の形状と一致する形状にすれば、繊維部応力及び口金の応力は低減すると考え, 図 20 に示すモデルを提案する. また, 図 21 および図 22 に埋没型口金モデルの繊維方向の応力分布および Goodman 線図による疲労信頼性評価結果を示す. 図 22

において,安全係数を2.25とした場合においても平均応力と応力振幅のプロットは繰り返し数10°回(100万回)に対する安全域内にあり,設計要求を満たすことが確認できた.

図 20 埋没型口金モデル

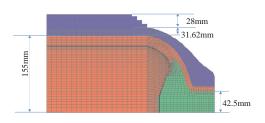
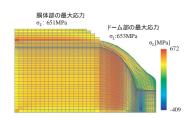


図 21 埋没型口金モデルの繊維方向の応力分布



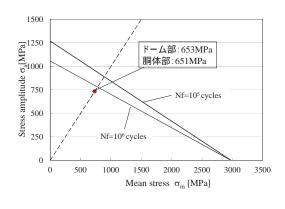


図 22 Goodman 線図による疲労信頼性評価 (埋没型口金モデル)

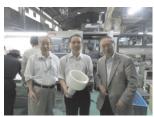
### (2) 長尺大型樹脂ライナーの試作及び製造技術の開発

### (2)-1 樹脂ライナー成形技術の開発

設計解析に基づき、外径 250mm×内径 205mm×長さ 1700mm×厚み 22.5mm(内容積 50L級)の樹脂ライナーを試作開発した。厚肉であるため、成型条件、金型、樹脂注入路の検討、成型温度、成型圧等種々試作条件を替え試作開発を行い、均一な厚みの厚肉試作品の開発に成功した。下記に、成形金型、射出成形の鏡部成型、成型条件表票を提示する。下記に、成形金型、射出成形の鏡部成型、成型条件表票を提示する。

写真1 表4に、成形金型、射出成形の鏡部成型、成型条件表票を提示する。













また長尺大型樹脂ライナーを開発する為、鏡部(お椀部)と厚肉ポリエチレン管(以下、PE管)を溶着することで大容量の容器を開発することができる。下記にその原理を図示する。また長尺大型樹脂ライナーを開発する為、鏡部(お椀部)と厚肉ポリエチレン管(以下、PE管)を溶着することで大容量の容器を開発することができる。下記にその原理を図示する。



### 図 23 長尺樹脂ライナー製方法の原理図

### (2) - 2 溶着技術の研究開発及び樹脂ライナーの試作開発

その為下記図 24 のような鏡部と PE 管の溶着試験を実施し、溶着部の引張強度試験、X 線 CT スキャンにて物性調査等を大阪大学にて実施し、設計解析の所で詳細を説明している。





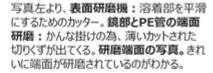


写真左より、**溶着機、溶着機制御部、鏡部とPE管をセットした所。**写真右:鏡部とPE管のレベルを測定し、樹脂ライナーの芯を合せる(簡易レベリング法)















写真左より、熱板溶着の治具:中:熱 版溶着板を挿入するところ。左:熱板溶 着をしている所。熱板の温度、加圧条件は、 次ページ条件表に記載。







写真左より、①切削カットした時出てきた 切削片、②切削後切削端面の合わせ部 写真、③熱板温度測定の写真、④熱板 装着時のプレス圧力計の設定圧力確認

溶着容器のレベル合せ等樹脂ライナー溶着技術、組立て技術の確立を図った。下記図 25







写真左より、①溶着する鏡部と PE管とをセットした所、②両端に 鏡部、中央のPE管に溶着してい る所。及び出来上がった樹脂ライ ナーの写真







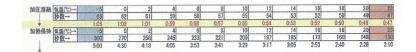
写真左より、①溶着した鏡部とPE管の溶着部に出現した凸部の写真。②その凸部をカキ取っている所の写真。③カキ取った溶着部の端片。この端面の、信頼性評価は、スライド#11を参照ください

試作開発した樹脂ライナー(図26)





溶着に係る溶着温度、加圧等の成形条件表を提示。(図 27 加工条件票 抜粋) 溶着温度、圧着に係る圧力条件、加工時の気温条件、風速等の影響を検証



### (2)-3 ライナー層溶着部の信頼性評価

複合容器の製造工程において,射出成型したポリエチレンライナー部を融着する.ここで,融着部の信頼性は,複合容器の気密性を確保する上で重要な設計因子である.本章では,試験的に溶着したポリエチレンライナーパイプから試験片を切り出し,(1) 硬さ試験による熱影響部の評価,(2) 引張り試験による融着強度評価,(3) X 線断面観察による融着欠陥の検査を実施した.以下に詳細を記述する.

### (2)-4 硬さ試験による熱影響部の評価

図 28 に硬さ試験に用いた試験片の切り出し方法の模式図を示す 測定部は融着部および母材部 とし,図 29 に示すようにパイプの厚み方向を 4 分割した線上の硬さ分布を測定した.試験機には 島津製作所製ダイナミック超微小硬度計を用い,負荷試験力は 1000mN,保持時間は 10 秒とした.また,測定間隔は 2mm とし,隣接する圧痕の影響を受けない測定間隔であることを確認した.

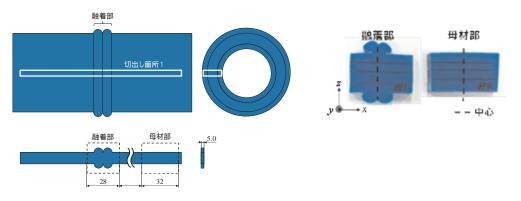


図 28 硬さ試験における試験片の切り出し方法 図 29 硬さ分布の測定位置

図 30 に 融着部および母材部の硬さ分布を示す. 母材部結果は3線上の全測定点から求めた平均値,最大値,最小値である. 融着部およびその周辺において硬さの低下を確認した. ここで, 融着部における硬さは融着時に発生したばり部分とほぼ同等であり, 融着時の熱影響により硬さはわずかに低下するものと考えられる. 一方で, その低下量は母材部おける硬さのバラツキ内に入っている。

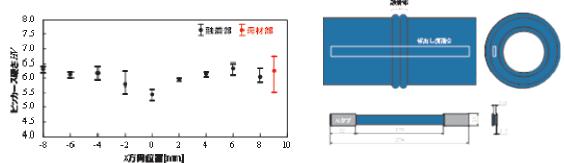
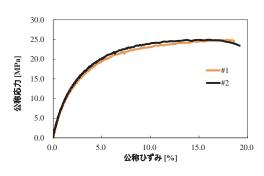


図 30 融着部および母材部の硬さ分布 図 31 引張り試験における試験片の切り出し方法

図 32 に得られた公称応力-ひずみ曲線を示す. なお,本試験では試験片の伸びが試験機の許容値を超えたため,破断に至る前に試験を中止した. 図 33 に除荷後の試験片の観察結果を示す. 図 28 に示すように融着部以外から大きくネッキングが発生しており,破断には至らなかったものの,融着強度は母材と同程度であることが確認できた.



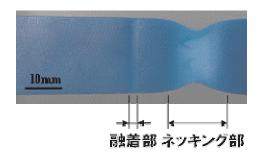


図 32 融着試験片の公称応力-ひずみ曲線 図 33 除荷後の試験片の観察結果

### (2)-5 X線断面観察による融着欠陥の検査

前節において溶着部の強度は母材と同等以上であり,複合容器の強度信頼性には影響を及ぼさないことが確認できた.しかしながら,溶着部に欠陥や未溶融部が存在すると複合容器の気密性に影響を及ぼすと考えられる.そこで,X線CTを用いて溶着部近傍の断面観察を実施し,欠陥の存在の有無を調査した.試験機は島津製作所製マイクロフォーカス X線CTシステム(SMX-100CT-SV3)を用い,X線の管電圧は25kV,管電流は52μAとした.図34に試験機および試験片の外観を示す.

図 35 に融着部近傍の観察結果の一例を示す.また,図 36 に図 33 におけるネッキング発生部近傍の観察結果の一例を示す.いずれの試験片においても,明確な欠陥は観察されなかった.

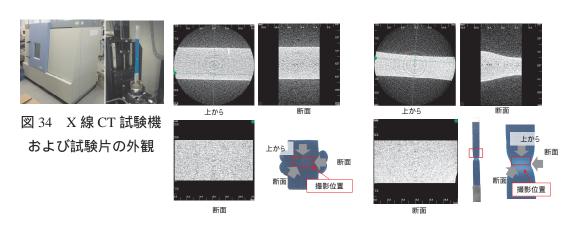


図 35 融着部近傍の観察結果の一例 図 36 ネッキング発生部近傍の観察結果の一例

### (3) タイプ4複合容器蓄圧器の開発

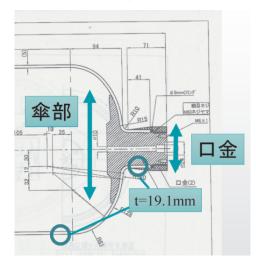
### (3)-1 試作品 250 mm複合容器畜圧器の設計、試作開発

設計した複合容器の安全性を評価するために,試作品 250 mmタンクの試作品を製作し、破裂試験を実施した。複合容器の設計においては,前章で示した強度評価に加え,内容物である水素の気密性を確保することが重要となる。そこで口金部における水素の漏えいを防ぐ目的から,新たな埋没型口金モデル2を設計し.FW パターンの最適化を図り試作開発し、破裂試験を実施した。樹脂ライナーの水漏れ等もあったが何回かの試作開発を繰り返し、最低破裂圧力 159MPa を具現した。この数字は、畜圧器の設計耐圧 106MPa、燃料電池自動車用充填圧力 70MPa タンクの最低破裂圧力 157.5MP と比べ、遜色のない数字である。ただし、時間的、予算的にサイクル試験は、研究開発期間中に間に合わず実施ができなかったが、FCV 用タンクでは、11,500 回の圧力細工試験は

### 実証済み。

### (3)-2 口金部の改良

口金部については、設計解析のところで詳細に述べているので簡略に記す。当初大口径傘部口金を使用していたが、新たな設計解析を実施し、これを基に研究開発を実施して傘部、口金形状の最適化を図った。以下、下記に口金部の概図を示す。



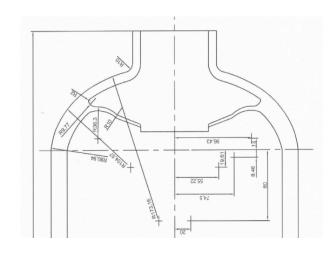


図 37 初期口金モデル1の図

図 38 現在の口金モデル 2 の図

モデル1では、口金とライナーのすき間からガス漏れが発生する恐れがある。そこで機密性を 計るために口金をライナーで覆う形式(モデル2)とした。

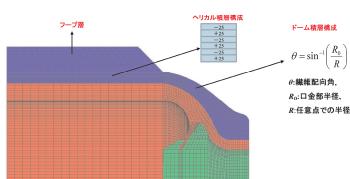
### (3)-3 新パターンの開発と FW 加工条件の開発

FW パターンの開発を実施、炭素繊維、エポキシ樹脂等との組み合わせを考慮し、最適パターンを新たに開発した。

図 39 パターン図の一部

図 40 破裂試験データー

以前の研究から胴体部の巻き角度をヘリカル±25°とフープ巻きの混合とする



FW 加工技術の研究開発

最低破裂圧力 159MPa を具現。

この吸う言いは、畜圧器の設計耐圧 106MPa、FCV 用 70MPa 燃料タンクの最低破裂圧力 157.5Mpa を上回っている サイクル試験は、時間的に間に合わずこの研究期間内では 実施できなかった。

FW/lia		1		
FW作成日	2	015.12.1	-2	
使用繊維	三菱	三菱MR60H24P 24K		
使用樹脂	DI	DIC EXA8441A		
使用硬化剂	D	DIC B-570-H		
ライナーHa		2		
ライナー薫量kg		20.99		
ライナー全長のの		1150		
ライナー直径		250		
解部長さmm		700		
バイブ部長さmm		510		
厚みmm		15		
繊維使用量kg		46.10		
樹脂使用量kg	22.26			
FRP容器重量kg	89.35			
VP%	57.1			
RC%	32.6			
繊維張力CN	1500			
硬化条件	90°C6時間 80°C12時間			
破裂試験日	2015.12.5			
破裂圧力MPa	159MPa(水漏れ)			
積層順	パターン	角度*	IF 71 mm	
1	フーブ	89	0.5	
2	ヘリカル	25	14.4	
3	フーブ	89	8.0	
4	HIヘリカル	75	2.0	
5	ヘリカル	25	3.0	
8	フーブ	89	8.0	
7	HIヘリカル	75	2.0	
8	ヘリカル	25	3.0	
9	フーブ	89	8.0	
10	HIヘリカル ヘリカル	75 25	3.2	
12	フーブ		1.0	
		<u>kt</u>	55.1	

タンクの

### 3.2 成果の意義

### (1)設計解析

設計解析は、大阪大学の支援を受け、安全率 2.25 倍で仮定したタイプ 4 複合容器畜圧器の圧力サイクル試験 100 万回に耐えうる複合容器畜圧器の信頼性安全性がシミュレーションではあるが可能と立証されたことは大きな成果であった。また、試作開発品も 159MPa の破裂圧力を具現し、設計解析及び製造技術が実証された。

### (2) 長尺大型樹脂ライナー成形技術

鏡部と樹脂パイプによる溶着型樹脂ライナー成形技術が確立され、今後水素ステーション用、 輸送用とに供する長尺大型樹脂ライナーの製造、供給にめどが立った。

### (3)タイプ4複合容器畜圧器の製造技術確立 ○

設計解析に基づく複合容器畜圧器の製造技術は、圧力サイクル試験が積み残されたが、最低破裂圧力 159MPa が具現するなど道半ばであるがほぼ確立された。今後破裂圧力 200MPa 以上、圧力サイクル試験 10 万回を目標に更なる研究開発を続行予定。

### (4) KHK の容器認可取得の要件協議及び市場調査

KHK との協議は、法的整備がまだ得有るために、最終の破裂圧力、サイクル回数がまだ定まっていない事と、規制等が改訂目まぐるしく研究期間内では定まらなかった。

市場調査については、丸八㈱、㈱巴商会が共同して実施し、海外市場踏まえ今後市場への参入についての道筋ができた。

### 3.3 開発項目別残課題

### (1)設計解析

圧力サイクル試験が未実施であったので、これをクリヤーする事。ただしその圧力サイクル回数の定義が定まらず、圧力条件等と兼ね合わせた協議が必要。長寿命畜圧器の要望が高く、当面サイクル回数 10 万回を目標に研究開発中。

### (2)樹脂ライナー成形技術

樹脂ライナー成形技術は、ほぼ確立できたが、要求の強い軽量化、低コスト化、長寿命のための開発が重要となってきている。よって長寿命を最優先に研究開発中。また、高圧下での水素リーク試験がまだ未完であるので、H31 年度までに実施予定。

### (3)タイプ4複合容器畜圧器の開発

圧力サイクル試験の回数、そのサイクル条件等が未整備であるので、まずは 10 万回を目標に取り組む。そのため KHK 及び最終ユーザー候補等と協議して、H31 年度 KHK の認可取得を目指す。 更なる軽量化、低コスト化に加え、長寿命が強く要望され散るので、その対応を検討する。

### (4) KHK の特認取得及び市場調査

引き続き実施予定。

### 4. まとめ及び課題、事業化までのシナリオ

丸八㈱は、タイプ4複合容器畜圧器の KHK 特認を、H31 年度中に取得予定。そのための研究開発実証票を実施する。

(1) H31 年度中に、充填圧力 86MPa、破裂圧力 195MPa、100L~300L 級複合容器畜圧器の KHK 特

認を取得予定。特徴:サイクル回数 10 万回(サイクル条件協議中)の長寿命、軽量、低価格 複合容器畜圧器を開発する。

- (2)45MPa、20MPa級複合容器畜圧器を開発、KHKの認可取得予定。
- (3) H32 年(2020 年オリンピック)目標に、小型低価格水素ステーション、水素フォーク用水 素ステーション、45MPa 高圧水素輸送用カードル等を開発予定。
- (4)販売パートナー

(株) 巴商会、住友商事(株)、(株) 加地テック、富山県水素エネルギー推進協議会、福井県等

### 5.研究発表・特許等

- 研究発表・講演、文献等、その他 -

No.	年月	発表先	題目	発表者
1	平成 25 年 7 月	関西 FRP フォーラム	高圧容器 急がれる水素イン	菅原将高
'			フラ整備	
2	平成 26 年 5 月	ほくりく先端複合材	JEC 受賞とタイプ 4 複合容器畜	菅原将高
2		料研究会	圧器の開発について	
3	平成 26 年 9 月	富山工業高等専門学	CFRP 複合容器とそして急がれ	菅原正隆
3		校	る水素インフラ整備	
4	平成 26 年 9 月	ほくりく先端複合材	丸八の挑戦はどこまでか、これ	菅原将高
4		料研究会	からどこまで	
	平成 26 年 10 月	素形材センタ	クイック成形可能な熱可塑複	菅原将高
5			合材とタイプ4複合容器畜圧器	
			の研究開発	
	平成 26 年 12 月	JEC magazine #93	Innovative large composite	菅原将高
6			tank for hydrogen gas	
			fuelling stations	
	平成 27 年 7 月	強化プラスチック	フイラメントワインデイング	菅原将高
7			成型法について・・・超高圧水	
			素貯蔵複合容器	
	平成 27 年 8 月	NEDO フォーラム中部	タイプ 4 106MPa 複合容器蓄圧	菅原将高
8			器の研究開発と nedo 採択まで	
			の道筋	

- 特許等 -

なし

### 知的財産権の確保に向けた取り組み

### 戦略に沿った具体的取り組み

特許戦略としては、特許=技術・ノウハウの公開という事になるため、非公開で通してきた が、海外市場開拓等での関係から、H29年度から戦略を変更、口金構造、樹脂ライナー成 形技術等での特許申請を準備中。

特許戦略としては、タイプ4複合容器畜圧器用長尺大型樹脂ライナー製造技術が可能 性が有るとのお話を戴き、これまで講演・学会誌で発表をしてきた経緯があり、標準化で囲い 込みをとのお話を戴き、経済産業省、日本規格協会(JSA)と協議を開始するところである。

経済産業省の指導で、知財(特許、ノウハウ)は秘し、製品の性能基準、評価・試験方 法等を標準化し他と差別化する方法を取り組む予定。

丸八㈱は、出願番号2002-018730、出願日2002年01月28日に高圧容器(多層 構造樹脂ライナー複合容器)が公開されている。

平成29年度9月25日現在

15 / 19

### - 研究発表・講演、文献等、その他 -

### 成果の普及 (表彰 受賞 講演発表等) (H28年月まで)







2015年3月 パリJEC展 (経産省·NEDO·JETRO JAPAN ブースに 出展 ) 2015年7月 SAMPE 表彰式 表彰橋 会長 東大 影山教授





丸八㈱ 大阪大学 表彰状

発表先	年月日	掲載月·号	タイトル	
JEC magazine #93	2014/12	#93	Innovative large composite tank for hydrogen gas fuelling stations	
強化プラスチック	2015/07	7月号	フイラメントワインデイング成型法について・・・超高圧水素貯蔵複合容器	
授賞	年月日	授賞 内容		
JEC(パリ)	2014/03	世界最大の	D先端複合材料展にて、AWARDO賞を受賞(High pressure tank 部門)	
福井県	2014/04	福井県繊維功労賞		
SAMPE	2015/07	製品技術賞	賃(タイプ4水素タンク) 先端材料技術協会(SAMPE JAPAN)	
近畿経済産業局	2015/12	関西ものづ	<b>ドリ新撰2015</b>	
講演	年月日			
関西FRPフォーラム	2013/07/13	高圧容器	そして急がれる水素インフラ整備	
ほくりく先端複合材研究会	2014/05/30	JEC受賞と	タイプ4水素高圧容器蓄圧器の開発について	
富山工業高等専門学校	2014/09/02	CFRP複合	材開発とそして急がれる水素社会インフラ整備について	
ほくりく先端複合材研究会	2014/09/25	丸八の挑戦	<b>覚はどこまでか、これからどこまで</b>	
素形材センター	2014/10/23	クイック成型	型可能な熱可塑複合材とタイプ4複合容器蓄圧器の研究開発	
(TEC BIZ EXPO 名古屋国際	本市委員会)			
NEDOフォーラム中部	2015.08/05	タイプ4 10	6MPa複合容器蓄圧器の研究開発とnedo採択までの道筋	
展示会				
JEC展	2013 · 2014 · 2	015年3月	2014年丸八㈱、2015/3丸八、経産省/NEDO/JETRO·ジャパンブース、2015丸八	



14/19

Jec