1. 緒言

CFRP(炭素繊維強化プラスチック)は比強度, 比剛性に優れていることから幅広い分野で使 用されている.特に自動車産業では CFRP を 使用することによって車体の軽量化が可能と なる.それに伴い燃費向上,さらには CO₂の 排出量を削減することが見込める.また衝突 安全性の向上の面でも CFRP 複合材料の役割 が大変注目されている.著者らは¹⁾既報で自 動車用インパクトビームの代用品として CFRP 薄肉ベルトを用い衝撃応答挙動を明ら かにした.

本研究では既報に引き続き自動車の側面衝 突時において,限られた変位量で多くの衝撃 エネルギーを吸収できる部材の開発を目的と する.一方向強化 CFRP はその大きな引張り強 度で効果的に荷重を受け持つことが可能であ る.落錘衝撃試験を行うことにより複合材の 大きい引張強度と金属材料の塑性をあわせ持 つハイブリッド材特有の挙動を調べる.また, 有限要素法ソルバーPAM-CRASH を用いた数 値解析を行ない,解析結果と実験結果との関 連性についても言及する.

2. 落錘衝撃試験

2.1 試験体

用いた試験体は,図1に示すような長さ 1000 mm,断面寸法30 mm×30 mm,板厚3.2 mm の矩形断面を有するA7000系アルミニウム合 金の下面の引張り側に接着剤で一方向強化 CFRP 積層材を貼り合わせたハイブリット複 合材である.貼り付けたCFRPはT700 のカー

日大生産工(院)	○飯塚	由佳
日大生産工	邉	吾一

ボン繊維とエポキシ樹脂の母材で構成されている. CFRP をアルミ面に直接積層せず,接着剤を用いて貼り付けたのは, 亀裂の伝播ならびにカーボン繊維によるアルミの電蝕を防止するためである. CFRP-A1 ハイブリッド材の衝撃応答挙動に対して CFRP の厚さの影響を調べるため, CFRP の厚みは 0.5 mm, 1.0 mm, 1.5 mm, 2.0 mm, 2.5 mmと 5 種類用意した.



Fig. 1 Schematic of test specimen

2.2 試験方法

この試験体を図 2 に示すように,支点間距 離 800 mmで設置し,試験体の飛散防止のため にナイロン製ベルトを用い支点の位置で押さ えた上で落錘衝撃試験を行った.落錘子の質 量は 60kg,先端半径は 100 mm,幅は 200 mmで, 試験体支持部の支点半径は 15 mmである.衝 撃試験では落錘子を高さ 12m(衝突速度約 55km/h)からガイドは使用せず自由落下させ た.ロードセルにより試験体支持部での衝撃 荷重を,高速度カメラにより落錘子の変位を 計測し,また試験体の変形も観察した.

Analysis and Experiment of CFRP-Al Hybrid Members for Impact Absorption in Side Collision of Auto mobiles

Yuka IIZUKA and Goichi BEN



Fig.2 Spport condition of specimen

3. 実験結果

落錘衝撃試験結果の一例として,図3にA1 単体の試験体とCFRPの厚さが1mm,1.5mmのハ イブリッド材の試験体の落錘子の変位と左右 のロードセルの荷重を足し合わせた荷重から なる荷重-変位線図を示す.

図 3-(a)のA1 単体の試験体は落錘子衝突後 23kN 程の最大衝撃荷重を示し、その後,試験 体は変形し先に進み落錘子が遅れるという挙 動を示し、一瞬両者が離れるため荷重は低下 するが、再び衝突した後に衝撃応答による変 動を繰り返して荷重が低下していき、試験体 の引っ張り側で破断して衝撃荷重は零となる. この時の落錘子の変位は 180 mm程度であっ た,A1 単体では、200 mm以内の曲げたわみ量で 試験体が折損してしまう.

図 3-(b) に示す CFRP0.5mmの ハイブリッド 試験体も衝突後 25kN 程の最大荷重を示し, その後落錘子と試験体が再び接触する 10msec 以後の衝撃荷重は,A1 単体の時の2 倍の約 12.5kN の荷重を保持した.そして変 位が60mmの時CFRPが中央部で繊維破断をし, CFRP がA1 から中央から剥離を起こした.その 後は A1 単体と同じレベルで荷重を受け持っ た.図 3-(c)の CFRP2.5mm のハイブリッド材 も荷重変位線図では CFRP0.5mm のハイブリッ ド材と同様の傾向を示し,CFRP2.5 mm では CFRP が破断するまでの時間が長くなり,変位 85mm まで 12.5kNのレベルで荷重を受け持っ ていることが確認できた.



Fig.3 Load-displacement curves for Al and CFRP -Al hybrid members

落錘子は 12mの高さから落下させている ので時速 55km/h で衝突するはずだが,実際に は 53.1~63.6km/h (avg55.4km/h)の範囲で 衝突している.また落錘体は自由落下である ことから落錘体の片当たりや,中央から軸方 向にずれて当っていることも確認している. これらの当り方により試験体の最大荷重値に は大きなばらつきが,CFRP の厚みにかかわら ずみられる.図4に CFRP2.5mm の荷重-変位線 図の例を示す.支持点に左右均等に荷重がか かる場合は高い最大荷重値を示すが,当たり 方によって左右の荷重の受け持ち方に偏りが でると最大荷重値は低くなる.この理由とし ては,両端での最大衝撃荷重が生じる時間に 差が生じるためである.



CFRP -Al hybrid members (2.5mm)

図 5 に試験体の破壊様相を示す.今回の試 験で破壊様相は大きく分けて3タイプに分類 できた.タイプAとして図5-(a)に示すような 中央部で繊維破断を起こし,そこから AL と CFRP は剥離を起こしていくもの.(剥離は全 体には及ばす中央から2/3程度で進展は止ま っている.)タイプBとして繊維破断は起こさ ず接着部でA1とCFRPがはがれてしまうもの. タイプCとしてこのタイプAとBが同時に混 在しているものに分けられた.



(a) TYPE A (Fiber break)



(b)	TYPE B	(Delamination)			
	TYPE C	(TYPE A&TYPE B			
		Fig.5	Failure aspect		

表1に試験体のそれぞれの破壊様相をこの 分類によってまとめた.この表から CFRP0.5mm の薄いものではタイプ A そして CFRPの厚みが増すにしたがってタイプBそし てタイプCに移行していくことがわかる.

Table 1 Difference of mode of CFRP

Thickness of CFRP									
0.5	mm	1.0	mm	1.51	nm	2.0	mm	2.5	mm
2-8	Α	3-8	В	4-2	С	5-2	С	6-8	С
2-9	Α	3-9	Α	4-3	В	5-3	С	6-11	С
2-10	Α	3-10	В	4-15	С	5-11	С	6-15	С
2-11	Α	3-11	Α			5-15	С	6-17	С
2-12	Α	3-13	А]		5-16	С		
2-13	Α	3-14	A			5-17	С	I	

次に,衝撃エネルギー吸収量を比較したもの を図6に示す.ここで示したエネルギー吸収 量は式(1)に示すよう落錘子の変位と支持部 での荷重を積分することによって求めた.

$$\mathbf{E} = \int P ds \quad (1)$$

図 6 には CFRP の厚みごとに落錘子の位置が 150mm まで,200mm まで,そして A1 が破断し, 荷重を受け持たなくなった時までのエネルギ 一吸収量と分けて表示している.これは側面 衝突エネルギー吸収部材として考えたとき変 位量の制限として150mm 以内でエネルギーを 吸収させるということが目安になっているか らである.破断までの範囲では落錘子の当り 方や,衝突速度によってエネルギー吸収量に もばらつきが大きくなるが,150mm までの範 囲でエネルギー吸収量を比較すると CFRP を 厚くすることによりエネルギー吸収量が増加 し,CFRP2.5mm で A1 単体に比べ27%エネルギ 一吸収量が向上し,変位量150mmで1260Jのエ ネルギーを吸収することができた.



Fig.6 Impact energy absorption as a function of CFRP thickness

4. 解析及び解析結果

4.1 解析モデル

解析モデルは落錘衝撃試験の試験体,落錘 子,支持部の寸法に基づき作成された.なお 落錘子および支持部は衝突に影響する先端部 のみをモデル化した.図7に解析モデルの概 観を示す.



4.2 材料定数と使用要素

解析には、動的陽解法を用いた有限要素法 構造解析プログラム PAM-CRASH ソルバー2004 を使用した.使用した材料定数を表2に示す. 試験体のA1 に弾塑性シェル要素,CFRP には 積層シェル要素を用いた.落錘子と支持点は 剛体とし、鋼の材料定数を用いた.そして落 錘体に付加質量を与えている.

	CFRP	Al
E ₁ (GPa)	135	72
E_2 / E_3 (GPa)	8.50 / 3.17	
G ₁₂ / G ₂₃ (GPa)	3.17/3.04	-
V ₁₂	0.34	0.30
V23	0.40	
ρ (kgf/mm ³)	1.60e-6	2.79e-6

Table 2Mechanical properties

また,落錘子と試験体,試験体と支持部の 接触にはコンタクトタイプ 33 を用い摩擦係 数(0.5)と,ペナルティー係数(0.1)を与えた. A1とCFRPの間にはコンタクトタイプ 32を使 い,ペナルティー係数(0.1)を与え,接着を表 現した.この接触ではA1側CFRP側それぞれに 節点を配置し一定の間隔を保持させるような 接触で,2 つの節点が剛体として接合される わけではなく,応力集中を防ぐ接触である.

A1 は厚さベースの破壊基準値を用い,厚 みが 5%減少した時要素を削除した. 4.3 解析結果

図8にA1単体での荷重変位線図を実験値と 解析値を重ねて示す.A1 は実験値に誤差が多 いので代表的な 2 つと比較する.解析では最 大衝撃荷重値は実験値に比べ高い値を示すが, 破断変位も 2 つの実験値の間に入り,良い一 致を得ている.



Fig.8 Comparison of Experimental results and FEM ones

図示していないが,ハイブリッド材につい ても傾向は良い一致を示しているが,定量的 にはまだ差がある.最大荷重値は実験では左 右の荷重値の偏りがある為小さくなっている と思われるので解析でも実験の状態を再現し 検証する.

5. 結言

車両の側面衝撃吸収材として設計された CFRP-A1 ハイブリッド材に対し,衝撃実験と 解析を行った結果以下の知見を得た. CFRP を 貼り付けた効果により, CFRP の厚みが 2.5 mm では A1 単体に比べ約 2 倍の荷重保持能力を 示し, エネルギー吸収量も 32%向上した. また数値解析では A1 単体で良い一致が得ら れた. ハイブリッド材については定量的な差 があるものの予測可能であった.

6. 参考文献

 1) 邉, 夘沢, 金, 青木, 三石, 北野, CFRP薄肉ベルトの衝撃応答挙動とその強度機械学会論文 集A編, 70巻694号, (2004), pp46-51
2) 邉, 飯塚, 小林, 車両の側面衝撃吸収材用の CFRP-A1ハイブリッド材の解析と実験, 第30回 複合材料シンポジウム講演要旨 集, (2005), pp151-152