静索の経年損傷評価

~炭素繊維複合材料を活用した静索の繰返し軸荷重特性~

山際謙太*1本田尚*1山口篤志*1佐々木哲也*1

クレーンのジブ起伏に使用されている静索(ペンダントロープ)に、軽量化と工期短縮を目的として、炭素繊 維複合材料ケーブル(Carbon Fiber Composite Cable, CFCC)を応用した CF ペンダントの利用が期待されてい る. CFCC は現在のところジブの起伏といった変動荷重下での使用については実績が無いことから、CF ペンダント の繰返し軸荷重試験を行い、荷重範囲と破断に至る繰返し数の関係を求めた. CF ペンダントは破断荷重 400kN 全 長 500mm(以下, 400kN 試験片)と、破断荷重 200kN 全長 1200mm(以下, 200kN 試験片)の2 種類を用意した. 試 験の応力比は 0.1、室温大気中、試験打ち切り繰返し数は 200 万回の条件で荷重一定の試験を行った. 200 万回で も破断しない最小の荷重範囲は最大荷重が破断荷重の約 30%の時であった. すなわち, 400kN 試験片では荷重範囲 が 108kN, 200kN 試験片では 54kN 以下では破断しない. また, CF ペンダントの損傷の進行を確認するため、端部 の変位量と繰返し数の関係を求めた. その結果、変位量が初期より 5%ほど増えると破断に至っていた. 最後に破 断部の観察により、CF ペンダントの損傷メカニズムの推定を行った. その結果、炭素繊維とテフロンシートの摩 耗が進行し、次に炭素繊維とシンブルが摩耗しあって破断に至ると推定された. これらの結果は CF ペンダントの 廃棄基準などを決めるための基礎的な資料として活用できる.

キーワード: クレーン, ロープ, 炭素繊維複合材料

1 はじめに

炭素繊維は、比重、強度などの優れた機械的特長を持 っため、航空機産業、スポーツ・レジャー産業から建設 産業など、多様な工業、民生分野で使用されている. こ の炭素繊維を活用した炭素繊維複合材料ケーブル

(Carbon Fiber Composite Cable ,以下 CFCC)^{1),2)}は,耐 食性の良さから,融雪剤などの腐食環境下にある橋梁の 補強ケーブル⁽³⁾やグラウンドアンカーなどとして使用さ れている.

このような CFCC は現在のところ荷重の変動と繰り返 し数が少なく,準静的とも言える環境下で使用されてい る³⁾.これに対して,荷重が変動するクレーン等の産業 機械への使用が検討されはじめている.特にクローラク レーンなどでジブの起伏を行うためのペンダントロープ (静索)への適用が期待されている.現在(2014年)の ところ日本では静索には鋼製ワイヤロープが使用されて いる.これに対して,CFCC は鋼製ワイヤロープと比較 して同じ長さの場合重量が約 1/5 と軽量であることが, 現場での作業性の向上と工期の短縮につながることが期 待されている.以下,静索用の CFCC を CF ペンダント と呼ぶ.

静索には1)ジブの起伏,2)荷の吊り降ろし,3) 風などの影響で,長手方向(軸方向)に繰り返し変動す る軸荷重が作用する.繰返し軸荷重は CF ペンダントに 時間依存型の損傷を与える.また,ジブの起伏は静索の みで行うことから,仮に静索が破断した場合,ジブは倒 壊し,労働現場のみではなく,ジブの長さによっては周 辺地域も巻き込んだ災害を発生させる.したがって,CF ペンダントの構造健全性はクレーンの構造健全性の一部 として重要な役割を担っている.

しかし、鋼製ワイヤロープにはJIS B88364)などで規定

される摩耗等の時間依存型(経年)損傷についての廃棄 基準があるものの, CFペンダントについては同様の廃棄 基準が無いことから,経年損傷を評価するための基準を 設ける必要がある.そこで,本研究では経年損傷を評価 するための基礎的な資料を作成する目的から, CFペンダ ントの繰返し軸荷重試験を実施した.

この試験により CF ペンダントの繰返し軸荷重に対す る強度特性,繰返し数と伸びの関係を明らかにし,破断 部の観察により損傷のメカニズムを推定した.

2 CF ペンダントの条件

本試験で使用した CF ペンダント (図 1) は, 直径 7µm のポリアクリロニトリル (PAN) 系炭素繊維を直径 4.8 mm に寄り合わせ, エポキシ樹脂を含浸させてストラン ドプレプリグとし, それを図 1 に示すような構成でシン ブル間に周回させて構成されている⁵.



ストランドは素線の束、プレプリグは樹脂を含浸させた繊維のことである。また、シンブルはワイヤロープ端 末加工用の円形もしくは卵形の鋼製用具のことである。 ストランドプレプリグの起点と終点は CF ペンダントの 平行部になるように構成している. CFCC は一般的な鋼

^{*1} 機械システム安全研究グループ

製ワイヤロープよりもピッチは長いものの,ストランド プレプリグ同士を寄り合わせる構成になっている.これ に対し, CF ペンダントではストランドプレプリグ同士は 寄り合わされていない.この点が従来の CFCC とは異な る点である.

破断荷重はストランドプレプリグのを周回させる回数 とシンブル径により決まる.本試験では以下の2種類の CFペンダントを作成した.以降,1)の試験片を400kN 試験片,2)の試験片を200kN 試験片と記述する.

シンブル中心間 500mm, 破断荷重 400 kN(図 2)
シンブル中心間 1200mm, 破断荷重 200kN(図 3)

CF ペンダントの機械的特性を表1に示す.弾性係数は 鋼製ワイヤロープの約1/4 であることから,同じ荷重の 時の伸びは鋼製ワイヤロープよりCFペンダントの方が 小さい.本研究とは別にロープメーカーとクレーンメー カーの共同で行われた実験では,実際のクローラクレー ンに装着した場合,ジブを上げ下げする応答がよいとい うオペレーターのコメントがある.これは伸びが小さい ことによる感想と推察され,CFペンダントを活用したと きのクレーン操作の特徴である.





	弾性係数	比重	線膨張係数
	[GPa]	[g/cm ³]	[×10 ⁻⁶ /°C]
CF ペンダント	155	1.6	0.6
鋼製ワイヤロープ	38	7.8	11.5
(IWRC 6×Fi(29))			

表1 CF ペンダントの機械的特性

3 繰返し軸荷重試験

繰返し軸荷重試験に使用した試験機と試験条件につい て述べる. 試験機は INSTORN 製電気油圧式サーボ試験 機を使用した. 400kN 試験片は最大荷重が 500kN の試験 機(型番 8803,図 4 左側), 200kN 試験片には最大荷重が 250kN の試験機(型番 8804,図 4 右側)を使用した. 400kN は合計 15 本, 200kN は合計 8 本の試験を実施した. 繰返し軸荷重試験は、応力比 R=0.1、周波数 f=1~ 1.75Hz(400kN 試験片)、0.5Hz(200kN 試験片)の常温大気 中の条件の下、最大荷重一定の荷重制御にて試験を実施 した.ここで応力比とは荷重の最小値を最大値で除した 値である.波形は正弦波を使用した.そして、破断した ときの繰返し数と荷重範囲の関係を求めた.ただし、破 断しない場合の最小試験停止繰返し数は2×10⁶回(200万 回)とした^{6),7),8)}.これは鋼材の溶接部疲労試験などで行 われるときに使用される値である.



図 4 INSTRON 製電気油圧式サーボ試験機 左:型番 8803 (最大 500kN) 右:型番 8804 (最大 250kN)



図 5 収録するデータと使用した計測機器の関係

クレーンでの使用を考えると、一日の作業が終了して ジブを寝かせたときなど荷重が作用しないときもあるの で、R=0にすることが望ましい.しかし、R=0にすると 最小荷重が0となってしまい、試験片と治具の接合が緩 くなる.これにより周波数を上げられないなどの問題を 生じる.一方で、0.5Hzの速度で繰返し数を200万回ま で試験を行うためには、試験時間はおよそ46日間である. しかし、前述のように200万回まで試験を行うためには、 なるべく周波数を高くしたいことから、最小荷重のとき も張力が必要であると考え R=0.1 とした.なお、試験結 果の周波数依存性に付いては、試験片が発熱をしていな いことから無視できると考えられる.

試験により得られるデータの流れを図 5 に示す. 試験 機には後述する光学系マイクロメーター(Keyence LS-7030)により CF ペンダントの上下端部の変位がコン トローラーに取り込まれ,データロガーへと±10V で出 力される. また試験機からは荷重と油圧チャックの位置 が±10V で出力される. これらのデータをデータロガー (共和電業 PCD-320A)で 100Hz のサンプリング周波数で 収録した.

CF ペンダントは繰返し軸荷重を負荷することにより, 損傷が進行する.損傷は同じ荷重を負荷した場合に伸び の違いに現れると考えられる.そこで,200kN 試験片に ついては,光学マイクロメーターを使用して試験中の CF ペンダントの伸びを計測し,伸びと繰返し数との関係を 求めた.400kN 試験片については,測定器導入時期の関 係上行っていない.

光学マイクロメーターを使用して CF ペンダントの伸 びを計測する方法を述べる.光学マイクロメーターはキ ーエンス製 LS-7030 を使用した.光学マイクロメーター は図 6 に示すように, LED 光源を使用した投光器側から 発した光を受光器側で受ける.受光器での情報はコント ローラーに送られ光と影の境界(エッジ)を検出して, 外径などを計算する.本試験では CF ペンダントと治具 の間に生じる隙間を利用した.隙間を通過した後の光は 治具と CF ペンダントの端部がエッジとなってカメラに 取り込まれる.この仕組みを 2 組用意してそれぞれ CF ペンダントの上下端部を計測した.



図 6 光学マイクロメーターを使用した端部の変位計測 の概念図



図 7 光学マイクロメーターの設置状況

分解能は投光器と受光器の間の距離に依存するが,試 験機に設置した状況(約45cm)では,約0.5μmである. また投光器から出た光が受光器に入らないと計測できな いことと,それらの位置関係が精度に影響することから, 投光器,受光器側にそれぞれ xyz と CF ペンダントの長 手方向と同じ方向の軸回転ができる精密ステージを作成 して位置関係の調整ができるようにした.図7に光学マ イクロメーターの設置状況を示す.

4 繰返し軸荷重試験の結果と考察

4.1 破断に至る繰返し数と荷重範囲の関係

CFペンダントの繰返し軸荷重試験結果を図 8に示す. 横軸は繰返し数で,縦軸は試験の最大荷重を破断荷重で 除した値である.また,矢印は繰返し数が200万回以上 で破断しなかったことを示している.

CF ペンダントの繰返し軸荷重に対する強度特性は, 鋼材の疲労試験により得られる SN 線図⁽⁸⁾と同様の傾向が得られた.しかし, 鋼材とは異なり最大荷重の大きい試験であっても, 破断する繰返し数のばらつきが大きい. 例えば 400kN 試験片について最大荷重 200kN (縦軸の0.5)の場合, 破断に至るまでの繰返し数は最小で約 1.2×10⁴,最大で約 1.0×10⁵ と約 10 倍も異なっている.



図 8 CFペンダントの繰返し軸荷重試験結果

また,鋼材の疲労試験でいうところの疲労限⁽⁸⁾に相当 する 200 万回で破断しない荷重範囲の最小値もあり,ど ちらの試験片においても破断荷重の約 30%を最大荷重と したときが相当している.400kN 試験片では 108kN, 200kN 試験片では 54kN となる.

200kN と 400kN 試験片は最大荷重と全長は異なるが, 繰返し数の増加に伴い最大荷重と破断荷重との比では同様の傾向を示している.よって,他の破断荷重と全長の 試験片であっても,同様の構造であれば図 8 の結果と同様の傾向を示すと推定される.

4.2 繰返し数と CF ペンダントの伸びの関係

CF ペンダントと伸びの関係の1例を図9に示す.横軸は繰返し数,縦軸はCF ペンダント全体の伸びを示している.試験条件は最大荷重が120kN(破断荷重の60%)である.繰返し数が 1×10^4 以下では平均的な伸びが約6.95mm であった. 2×10^4 付近から伸びが大きくなり始め,破断直前では約7.15mmの伸びとなった.

他の結果についてもほぼ同様であり、破断に近くなる につれ伸びが増えていた.これは CF ペンダントに荷重 を繰返し負荷することで CF ペンダントが劣化し、強度 が落ちていることを示している.しかし、CF ペンダン トの長さが 1200mm ある中での,伸びの変化がわずか 0.2mm(0.017%)である.これでは仮に専用の計測治具を 作成したとしても,治具と CF ペンダントの取り合いの 関係や,脱着のたびに生じる誤差の中に 0.2mm は含まれ てしまう.よって,現場で使用して劣化した CF ペンダ ントの損傷の進行度合いを管理する目的で全体の伸びを 使用することは難しいと考えられる.



4.3 破断部の観察による損傷メカニズムの推定

破断した CF ペンダントを観察することにより,損傷 に至るまでのメカニズムを推定した.最初に肉眼による 観察,次に顕微鏡を使用した観察を実施した.



図 10 CF ペンダントの破断後の様子

(a) 目視による CF ペンダント破断部の観察

破断した 400kN 試験片の様子を図 10 に示す. 試験片 は全てシンブルの端部からシンブルの中心を軸に 90° 回転した場所(以下,肩部)で破断した.肩部は1本の 試験片内に4箇所存在しているが,そのうちの1箇所が 破断した.他の3箇所については,肉眼上は破断による 衝撃などの影響で型くずれなどを起こすこともあるが, 炭素繊維の破断等は無く健全である.肩部は応力集中部 であることと,厳密には軸荷重の作用する中心線から離 れているため,曲げも作用する.これらを原因として, CF ペンダントの構造全体の中でも肩部のみが応力が高 い状態にあり,破断の原因となると推定される.また, 荷重範囲の大小による破断部の様相の差は特に観察され なかった.

破断した肩部の様子を図 11 に示す.シンブルにはシ ンブルと炭素繊維の間に生じる摩擦を低減される目的で テフロンシートが巻かれている.破断した肩部(図 11 上側)については、テフロンシートが破れ、シンブルの 表面に炭素繊維が付着(黒色部分)している.すなわち、 破断する前に炭素繊維とシンブルの表面(金属)は接触 して炭素繊維が摩耗する状態にあったと推定される.

一方,破断した肩部と同じシンブルの反対側(図 11 下側)については、テフロンシートは破断していない. すなわち、炭素繊維とシンブルは直接接触していない状態にある.





図 11 破断した肩部とシンブルの表面

以上のことから,テフロンシートが摩耗により破断し た後,炭素繊維とシンブルの摩耗が起こることが明らか になった.







図 13 200 万回で破断しない試験片の炭素繊維と樹脂

(b) 顕微鏡による CF ペンダント破断部の観察

次に顕微鏡を使用した微視的観察結果について述べる. 図 12 は未使用時の CF ペンダントの肩部の特にテフ ロンシートと接触していた箇所の炭素繊維と樹脂の様子 である.顕微鏡は電子顕微鏡(Keyence VE-9800,以下, SEM)を使用した.炭素繊維と樹脂の間は密着している. そして,破断している炭素繊維は特に観察されなかった.



図 14 破断した肩部の内側



図 15 過荷重により破断した炭素繊維(白丸は炭素繊維 の破断部を示す)



図 16 摩耗により破断した炭素繊維



図 17 摩耗により破断した炭素繊維部の拡大



図 18 複数に破断した炭素繊維

図 13 は 200 万回の繰返し荷重を作用させた後に破断 しなかった試験片の肩部について,テフロンシートと接 触していた箇所を SEM で観察した結果である.樹脂と 炭素繊維の境界(インターフェイス)は剥離している. また,わずかながら破断した炭素繊維も観察された.

したがって、200 万回で破断しなかった試験片についても、わずかながらの損傷は生じており、繰返し数をさらに増やすことで損傷が進行する可能性がある.

図 14 は破断した 400kN 試験片の肩部内側の様子である. この箇所はシンブルと接触している箇所である. ここでは2種類の様相(図 15,図 16)が観察された.

例えばワイヤロープは過大な引張荷重により破断させ ると、素線の切れる位置は同一箇所ではなく、様々な場 所で破断する.これは1本の素線内で最も弱い箇所は素 線ごとに異なることによる.炭素繊維も同様であり,CF ペンダントの場合も肉眼レベルの観察では破断箇所が応 力集中部ではあるが,一つのストランドプレプリグ内で は破断している位置のばらつきは大きく図 15 のような 様相が観察される.このような箇所は,損傷が進行した 後に急速に破断するときに観察される様相であり,最終 破断部であると判断した.一方,図 16 は中央に白く 押しつぶされたような領域があり,これは炭素繊維とテ フロンシートまたはシンブルとの摩耗による影響である と考えられる.摩耗により破断した場合は,同一のスト ランドプレプリグ内でほぼ同じ位置で破断している.ま た図 15 では炭素繊維の周辺に破断した破片が針状に付 着しているが,摩耗により破断した領域には針状の繊維 は観察されない.

図 17 は図 16 の摩耗により破断した領域を SEM で観 察した様子である. 白く観察されるのはテフロンシート が炭素繊維との摩耗により剥離して表面上に残留してい るためである.

図 17 をさらに拡大した様子を図 18 に示す. 同一の炭 素繊維であっても複数の箇所で破断している様子が観察 される.図15 で観察される針状の破断した炭素繊維も これと同様に同一炭素繊維中の複数箇所での破断の結果 と推察される.しかし,これらが最終破断の衝撃の際に 飛散した影響で針状になっていると推察される.

これらの観察結果をまとめると、炭素繊維は繰返し荷 重が負荷されることにより、樹脂とのインターフェイス が剥離し、同時に炭素繊維とテフロンシート間、次に炭 素繊維とシンブル間の摩耗が起こる.この過程で炭素繊 維が徐々に破断して、全体の破断に至ることが明らかに なった.

以上の観察結果をまとめると、CF ペンダントの損傷メ カニズムは次のように推定される.

1) 炭素繊維と樹脂のインターフェイスが剥離

2) 炭素繊維の破断とテフロンシートの摩耗

3) テフロンシートが破断して, 炭素繊維がシンブルと接 触

4) 炭素繊維が摩耗し繊維単位での破断が発生

5) CF ペンダントの破断

また,炭素繊維の破断部の特徴についても明らかになった. 過荷重により破断した炭素繊維は破断箇所にばらつきがあり,破断部には針状の炭素繊維が散見される. これに対し,摩耗により破断した炭素繊維は針状になった炭素繊維は観察されず,同一炭素繊維中の複数箇所で 破断していた.

5 おわりに

本研究では、CFペンダントに変動荷重が作用したとき の劣化特性を評価するために、CFペンダントの繰返し軸 荷重試験を行った.その結果、CFペンダントが破断しな いための最小の荷重範囲は最大荷重が破断荷重の約30% の場合(応力比は0.1)であった.すなわち、400kN試験 片では 108kN, 200kN 試験片では 54kN 以下の荷重範囲 であれば 200 万回の繰返し軸荷重であっても破断しない ことが明らかになった.400kN 試験片と 200kN 試験片は, 全長と破断荷重は異なるが試験結果は同様の傾向を示し ていることから,同一の構造であれば他の全長と破断強 度の CF ペンダントであっても,本結果を元に荷重範囲 と破断に至る繰返し数を判断する事ができると考えられ る.

また, CF ペンダントの損傷の進行を確認するため,端 部の変位量と繰返し数の関係を求めた.その結果,変位 量が初期より 5%ほど増えると破断に至っていた.

最後に破断部の観察により、CFペンダントの損傷メカ ニズムの推定を行った.CFペンダントは全て肩部より破 断した.破断した肩部のシンブルと炭素繊維間にあるテ フロンシートは破断していたが、それ以外の肩部のテフ ロンシートは破断していなかった.炭素繊維の破断状況 については、CFペンダントは200万回で破断しなかった 試験片においても、炭素繊維の破断が確認された.加え て、炭素繊維と樹脂のインターフェイスについても剥離 が確認された.また、破断した試験片を観察したところ、 摩耗により破断した箇所と、最終的に破断した箇所が存 在していた.したがって、CFペンダントの損傷メカニズ ムは、炭素繊維とテフロンシートの摩耗が進行し、次に 炭素繊維とシンブルが摩耗しあって炭素繊維の破断が生 じ、全体の破断に至ると推察された.

本研究により得られた成果は, CF ペンダントを実機に 活用する際の廃棄基準作成等の基礎的な資料として活用 できる.

参考文献

1) 高木宏.炭素繊維複合材料ケーブルの《CFCC》の基本的特性について.日本防災システム.1989;12(2):24-32.

 木村浩,白鳥信令,高木宏. コンクリート補強用 炭素繊維 複合材ケーブルの基本的特性. コンクリート工学年次論文報告
集. 1990;12(1):1015-1018.

3) Konstantinos G. Dassios. Direct in situ measurements of bridging stresses in CFCCs. Acta Materialia. 2003;51: 5359-5373.

 JIS B8836:2007 クレーン -- ワイヤロープー 取扱い,保守, 取付け,検査及び廃棄.日本規格協会.

5) 山際謙太,大山裕太,佐々木哲也,本田尚,山口篤志,辻 裕一.静索用炭素繊維複合材料ケーブルの繰返し軸荷重試験. 日本機械学会論文集 A 編. 2013:79(802);745-748.

6) 土木学会.連続繊維補強材の引張疲労試験方法.コンクリート標準示法書 2005 年制定 [規準編]. 2005.

 小西一郎. ワイヤロープの静的試験および繰返し引張疲労 試験. 材料試験. 1958:7;155-159.

8) 例えば金属材料疲労強度データ集. 日本材料学会.