炭素繊維強化組物円筒パイプの研磨による曲げ強度への影響

齋藤 毅(京都工芸繊維大学 先端ファイブロ科学, tsaito@mizuno.co.jp) 大谷 章夫(岐阜大学 複合材料研究センター, a_ohtani@gifi-u.ac.jp) 仲井 朝美(岐阜大学 工学部 機械工学科, nakai@gifu-u.ac.jp)

The influence of braided structure on bending strength of CFRP pipes with grinding

Takeshi Saito (Advanced Fibro-Science Division, Kyoto Institute of Technology, Japan) Akio Ohtani (Composite Materials Center, Gifu University, Japan) Asami Nakai (Mechanical and Systems Engineering Division, Gifu University, Japan)

要約

ゴルフシャフトの性能には、質量、曲げ剛性、ねじれ剛性、強度、振動などがある。スイング中にシャフトに掛かる曲げモー メントはグリップ部とシャフト先端が大きくなる傾向にあり、ボールのインパクト時にはシャフト先端部は最大になる。スイ ング中のシャフトの動きを考えると、シャフトの設計の中で特に重要なのは先端である。質量と強度を満たしながら曲げ剛性 値を設定することが必要となる。組物を強化形態とした複合材料は、力学的特性に優れるとともに組角度や繊維束間距離を変 化させることにより、断面形状を自由に設計できるという特長がある。組物複合材料のゴルフシャフトは3次元構造を持つこ とにより、独特のフィーリングを得ることができる。しかし、組物複合材料のゴルフシャフトは繊維束が厚さ方向に交差して いるために凹凸が生じているため、寸法精度を出すために研磨するため、ゴルフシャフトで一般的な製法であるシートワイン ディング製法の研磨量よりも倍以上多いという欠点がある。よって、研磨量の曲げ強度への影響は非常に重要な問題である。 本研究では研磨による曲げ強度の影響を検討した。まずは4点曲げ試験において研磨量と強度への影響を検討した。次に、ゴル フシャフトの片持ち曲げ試験を行い、研磨量と強度への影響を検討した。この2つの曲げ強度について研磨量の影響を明らかに した。

キーワード

組物複合材料,ゴルフシャフト,曲げ試験,研磨,内部構造

1. 緒言

組物とは織物や編物などと同様、テキスタイルの一種であ る。代表的な組物の模式図を図1に示す。また、図2に組物 作製装置(組機)の機構模式図組機の模式図を示す。組糸と呼 ばれる斜めに配向した多数本の繊維束により構成されてお り、織物と同様の内部構造を有している。また、中央糸と呼 ばれる繊維束を長手方向に沿って組糸間に挿入することが可 能である。この組物の特徴の1つとして、これら多数本の組 糸と中央糸が長手方向に連続していることが挙げられる。そ のため、例えば端部に外力を負荷した場合、すべての繊維束 が荷重を伝達する。もう一つの特徴として、斜めに配向した 組糸の角度を自由に設定できる点にある。また図1の組物は 円筒形状を有しているが、組物技術を用いることにより様々 な断面形状、例えばH型、T型の様な形状を有する組物も作 製可能であることも特徴としてあげられる。以上の様な特徴 を有した組物を、炭素繊維やガラス繊維などの優れた力学的 特性を有する繊維を用いて作製し、これを強化基材として繊 維強化複合材料に適用した場合、上記のように繊維の角度や 断面形状を自由に付与でき、なおかつ繊維が連続しているた め、優れた力学的特性を有する構造部材を作製することが可 能となる。

これまで、組物複合材料に関する研究は盛んに行われてお り、力学的特性に関しては様々な検討がなされてきた(横山 他, 1998;前川他, 1992;濱田他, 1992; Nakai et al., 1992; Norman et al., 2000; Wan et al., 2005; Ahmadi et al., 2009)。 しかしながら寸法設計に関しては難しく、例えば積層した場 合の厚さ方向の寸法を予測することは、織物複合材料などと 同様、はまり込みを考慮しないといけないため非常に難しい といえる。特に組物においては、組角度や繊維束間距離を自 由に設定できるため、織物積層材よりもはまり込みの影響が 大きく、さらに隣り合う組物層で異なる内部構造を有する場 合は更に予測が困難となる。そのため、実際に組物複合材料 構造部材を利用する場合、現状では表面を研磨することによ り寸法を調整している。例えば近年では組物複合材料ゴルフ シャフトが市販されているが、組物シャフトの外径を研磨し て所定の寸法とし、ヘッドにシャフトを挿入し接合している。 このように組物複合材料を適用する場合に厳しい寸法精度が 必要な場合、現状では研磨が必要となるが、研磨により繊維







図2:組物作製装置(組機)の機構模式図

が切断され、繊維の連続性が失われることにより、力学的特 性が低減することが懸念される。材料設計において、この研 磨の弾性率や強度に及ぼす影響を明らかとすることにより、 材料設計が可能となる。しかしながら過去のテキスタイル複 合材料の研究において、研磨による力学的特性への影響につ いて述べられたものは、筆者の知る限り無いと言える。

そこで本研究においては、組物複合材料に関して研磨の有 無やその量が力学的特性へ及ぼす影響について検討を行っ た。組物複合材料円筒の外周を研磨し、その量を変化させた 場合の、曲げ特性、横圧縮特性、ねじり特性に及ぼす影響、 およびそれぞれの破壊様相に及ぼす影響について詳細に検討 を行った。

2. パイプ強度試験

2.1 試験片および試験片

材料には、炭素繊維UTS50(12k(=12000)フィラメント、 東邦テナックス(株)製)にエポキシ樹脂が38 wt% 含浸された プリプレグヤーン(UTS50-12k-RC38、JX日鉱日石エネルギー (株)製)を使用した。表1に用いた炭素繊維のフィラメント数、 フィラメント径、引張強度、弾性率、繊度、密度を示す。こ のプリプレグヤーンを組糸、中央糸に使用し、直径12mmの 円柱状マンドレルに4層積層した。内側より1層目は組糸を 16本、2層目、3層目には組糸16本、中央糸を8本、4層目に は組糸を16本用い、組角度は各層45度とした。組物を積層 した後、PPテープをその上に巻きつけ、圧力を負荷し、その 後、恒温槽にて加熱硬化させることにより複合材料を成形し た。硬化条件は130℃で2時間とした。その後、脱芯機を用 いて組物複合材料をマンドレルから脱芯させ、試験片とした。 試験片の外径は16.6 mmであった。作製した成形品を回転さ せた円盤状の砥石が備わった湿式の研磨機を用いて表面研磨 し、研磨量の違いにより4種類の試験片を作製した。研磨量 は外径の違いにより、研磨無し(16.6 mm)、16.4 mm、16.3 mm、16.0 mmとした。各試験片の詳細を表2に示す。表2に 示した研磨率は、最外層(4層目)が研磨された割合として定

表2:試験片の仕様

Diameter (mm)	Wt. (g)	Length (mm)	Grinding Rate (%)
16.0	2.63	19.8	59.4
16.3	2.78	19.4	28.9
16.4	2.95	20.1	16.0
16.6	3.07	20.2	0.0

義した。算出方法を式(1)に示す。研磨率は、研磨無しの質量から研磨後の質量を引き、その質量を最外層の質量で除した値と定義した。研磨率は、研磨無し、16.4 mm、16.3 mm、16.0 mmに対し、0.0%、16.0%、28.9%、59.4%となった。

$Grinding ratio = \frac{Grinding quantity of the outermost layer}{Quantity of the outermost layer} (1)$

研磨率は、試験片1(0.0%)、試験片2(16.0%)、試験片3(28.9%)、試験片4(59.4%)となった。外径は非接触型レーザー外 径測定器により測定をした。試験片の仕様を表2に示す。

2.2 4 点曲げ試験

曲げ試験は4点曲げ試験とした。試験機はインストロン万 能試験機を使用した。試験片長は200 mm、四点間距離Lは 300 mm、圧子と支点間距離は100 mm、圧子治具の試験片 と接する面はR5 mmとした。試験片両端よりスチール製の棒 を50 mm挿入した。図3に4点曲げ試験図を示す。試験速度 は3 mm/分とした。試験時の最大曲げ応力 σ_{max} は式(2)、式(3) にて求め、その値を曲げ強度とした。Pは最大荷重値、a は支 点から圧子までの距離、Z は断面係数Dは外径、d は内径と する。

$$\sigma_{\max} = \frac{M_{\max}}{Z} = \frac{P \times a}{Z}$$
(2)

$$Z = \frac{\pi}{32D} \left(D^4 - d^4 \right)$$
(3)



図3:4点曲げ試験図

表1:炭素繊維の物性

Type of Material	Number of filament	Diameter of filament (µm)	Tensile strength (Mpa)	Young's modulus (Gpa)	Tex (g/1000m)	Density (g/cm³)
UTS50-12K	12000	6.9	5100	245	800	1.8

2.3 試験結果

研磨率と最大荷重および研磨率と曲げ強度との関係を図4 および図5に示す。研磨率が大きくなると、最大荷重は減少 する傾向であった。しかしながら、曲げ強度は一定の値を示 した。



次に、試験片の破壊様相について検討するため、断面観察 を行った。図6に、研磨率0.0%、図7に研磨16.0%の破壊後 の曲げ試験片の圧縮側および引張側の断面写真を示す。パイ プの長手方向の断面を観察面となるように切り出し、エポキ シ樹脂を用いて包埋した後、切断、研磨し、断面観察を行った。 研磨には、粒度220、400、800、1200、2000番のサンドペー パーを順に使用し、次に粒子径が1.0 µm、0.1 µm、0.05 µm のアルミナ粒子を用いてバフ仕上げをした。研磨後の断面を 倒立型金属顕微鏡 OLYMPUS-PME3 (オリンパス(株)製)を用 いて観察し、デジタルカメラで撮影した。撮影した断面写真 は画像編集・加工ソフト Adobe Photoshop CS2(Adobe(株) 製)のPhotomerge機能を用いて貼り合わせた。どちらの試験 片においても、圧縮側において長手方向に配向した中央糸の 座屈破壊が発生し、斜めに破壊進展していることがわかった。 引張側においては、中央糸が破断していた。このことより、 層内の中央糸の破壊が曲げ破壊の支配要因であると考えられ る。この破壊様相から、組物複合材料円筒において、最外層 の研磨量は曲げ強度に影響しないことが示唆された。



図7:研磨率16.0%の0°方向断面写真

3. ゴルフシャフト強度試験

次に、ゴルフシャフトを用いた検討を行った。ゴルフシャ フトは大きなたわみ量と伴うため、試験方法の確立が課題で あった。ここでヘッドスピード50 m/sのプロゴルファーにお けるインパクト直前のシャフトに掛かる曲げモーメントを図 8に示す。特にシャフト先端部に大きな曲げモーメントが掛 かっていることがわかる(芦田他, 1994)。そこでゴルフクラ ブと同様に、シャフトの先端部を支点とした片持ち曲げ試験 を実施した。



3.1 材料および試験片

材料は炭素繊維TR50S-12k(三菱レイヨン(株)製)にエポ キシ樹脂が36 wt%含浸されたプリプレグヤーンHMT701-TR50S-12k(三菱レイヨン(株)製)を使用した。12 kはフィラ メント数が12000本であることを意味する。表4に繊維情報 を示す。組物作製後、PPフィルムテープを組物上に巻きつけ、

表3	:	試験片	の仕様

Specimen	Outer diameter (mm)	Ground outer diameter (mm)	Inner diameter (mm)	Grinding rate (%)
1	10.03	10.03	4.60	0.0
2	10.03	9.40	4.60	51.6
3	9.85	9.40	4.40	36.9
4	9.76	9.40	4.20	29.5

表4:炭素繊維の物性

Type of	Number of	Diameter of filament	Tensile strength	Young's modulus	Tex	Density
material	filament	(µm)	(MPa)	(GPa)	(g/1000m)	(g/cm³)
TR50S-12K	12000	6.9	5100	245	800	1.8

± -			-
衣5	٠	試験 「の 有 暦 伸 /	JX

Layer	Brainding angle (°)	Brainding yarns	Middle-end yarns
1	40	8	0
2	40	4	0
3	35	16	8
4	16	16	8
5	10	16	0

テープラッピングした。その後、恒温槽にて加熱硬化させた。 硬化条件は80℃で2時間(1次硬化)、130℃で2時間(2次硬化) とした。その後、脱芯機を用いて試験片をマンドレルから脱 芯させた。先端径φ4.6のストレート形状のマンドレルを用 いた。表3のマンドレル3種類に同じ積層条件の組物を作製 した。試験片は表面の研磨量を変えた4種類をした。表5に 積層情報を示す。積層条件は上記4点曲げ試験片とは異なり、 ゴルフシャフトの性能に必要な曲げ剛性値を達成するために 最外層の組み角度は10度と少ない設定にした。試験片2は試 験片1と共通のマンドレルを使用し、設定の外径 φ9.4に設定 し、NC研磨機により先端を研磨した。試験片3は試験片1よ りもマンドレルを0.2 mm細く設定した。外径は φ9.4 と共通 としNC研磨機により先端を研磨した。試験片4は更にマンド レルを0.2 mm細く設定した。外径は 09.4 mmと共通とした。 よって、試験片4はマンドレルが最も細いため研磨後の外径 は細くなる。結果、研磨量も少なくなり肉厚が厚くなる。研 磨率は試験片1(0.0%)、試験片2(51.6%)、試験片3(36.9%)、 試験片4(29.5%)となった。

外径は被接触型のレーザー外径測定器にて測定した。最 外層の肉厚は断面観察手法を用いて画像処理・解析ソフト ImageJ(アメリカ国立衛生研究所製)を使用して最外層の肉 厚を測定した。

3.2 片持ち曲げ試験

片持ち曲げ試験は、ゴルフクラブ同様にシャフト先端部に セルロース製ゴルフクラブ用ソケットを厚入した状態で行っ た。試験片先端に取り付ける治具を図9に、試験方法の模式 図を図10に示す。曲げ荷重時に試験片がずれないように治具



図9:治具



(a)試験風景



の外部よりシャフトを上下方向からネジを固定した。ゴルフ ヘッドに取り付けるための装着長さとして30 mmを図9の治 具の中に挿入した。また、治具端面での破壊が起きないよう、 ゴルフクラブヘッド同様に段差をつけた構造とした。試験片 取り付け端面より300 mmの位置において、圧子R=5におい て曲げ荷重を加えた。曲げ試験は島津製作所製オートグラフ を使用して行った。このときの曲げ試験速度は100 mm/sec とした。

片持ち曲げ試験での曲げ応力の算出方法は、片持ち梁の先 端荷重Pとして扱う。最大曲げモーメントM_{max}は固定端が最 大になるため、固定端から荷重までの距離/として、式(4)で 表せる。

$$M_{\rm max} = P \times I \tag{4}$$

その時の、曲げ応力 σ_{max}は式(5)にて求め、その値を曲げ 強度とした。パイプの断面係数Zは式(3)で表すことはできる。

$$\sigma_{\max} = \frac{M_{\max}}{Z}$$
(5)

3.3 試験結果

図11に研磨率と最大荷重の関係を示す。研磨率は最外層の 肉厚計算値に対しての研磨肉厚とした。その結果、研磨率が より多くなるに従い、最大曲げモーメントは減少する傾向と なった。次に、図12に研磨率と曲げ強度との関係を示す。研



磨量が増加するに伴い、曲げ強度は低下する傾向となった。 この結果は図5で示された結果とは異なる結果となった。

次に破壊様相について検討するために、破壊部周辺の断面 観察を実施した。破壊後の各試験片の断面写真を、図13(a) ~(d)に示す。各試験片共に圧縮側のみでの破壊であったため、 各々圧縮側の断面写真のみを示す。荷重は上側から負荷して いるため、写真の下側がシャフトの外周となる。試験片1(研 磨率0.0%)の破壊位置はシャフトの先端より30mmの治具端 面の圧縮側における中央糸でき裂が発生、その後、厚さ方向 にき裂が伸張し破壊に至った。次に最も研磨量が多い試験片 2 (研磨率51.6%)の場合、破壊位置はシャフト先端から約55 mmの圧縮側で破壊が発生していたが、試験片1の様に中央 糸の座屈破壊ではなく、シャフト外周の組糸のはく離が進展 し破壊に至った。試験片3(研磨率36.9%)の場合、破壊位 置はシャフト先端から手元側45 mmの圧縮側でき裂が発生、 その後、厚み方向斜めにき裂が伸長し破壊に至った。試験片 4 (研磨率29.5%)の場合、破壊位置はシャフト先端から手元 側に45 mmの圧縮側でき裂が発生、その後、厚み方向にき裂 が伸長し破壊に至った。

以上の様に、研磨量に応じて破壊様相が大きく異なること が明らかとなった。研磨量が多い場合は組糸のはく離が支配



的な破壊様相であり、研磨量が少ない場合は中央糸の座屈破 壊が支配的であった。これは、研磨することにより組糸の連 続性がなくなり、組糸が剥離しやすくなったため、破壊挙動 が変化し、力学的特性が低下したものと考える。しかし、前 章の曲げ試験の結果より、研磨の影響がなかったという知見 が得られていたことから、本章の結果とは一致しないと言え る。この結果の相違に関しては組糸の角度に依存しているも のと考えられる。前章では、圧縮応力の方向に対して組糸の 配向角度が45°であったため、中央糸と比較して組糸に対す る応力分担が少なく、その結果研磨による組糸への影響が少 なかったと考えられる。そのために、曲げ強度の値が研磨量 が変化しても一定であったと言える。一方、本章の結果にお いては、圧縮応力の方向に対して組糸の角度が10°であるた め、中央糸と比較して応力分担が大きく、研磨による組糸へ の影響が大きく反映された結果、研磨量が大きくなるに伴い 破壊様相が変化し、強度が低下したといえる。

5. 結言

本研究では、組物複合材料円筒に対して、外周を研磨した 場合の力学的特性への影響について、曲げ試験を実施し検討 を行った。

45°の組角度を有する組物複合材料円筒においては、研磨 量を変化させた場合において、強度に対する影響は見られな かった。破壊様相観察から、最終破壊は圧縮側の中央糸の座 屈が支配的な要因であり、そのために研磨の影響は見られな かったことが明らかとなった。

一方、ゴルフシャフトにおいて研磨量を変えた場合、前述 の結果とは異なり研磨量の増加に伴い曲げ強度が低下するこ とが明らかとなった。断面観察により破壊様相について検討 したところ、研磨量が少ないものではシャフトの圧縮側の中 央糸での破壊、多いものでは圧縮側にある組糸の端部から発 生した繊維束のはく離が曲げ強度の支配的要因であった。

破壊様相および曲げ強度が異なった理由は、組糸の配向角 度に原因があり、圧縮応力の負荷方向に、繊維がより配向し ているゴルフシャフトで、組糸が研磨されて不連続になった 影響が見られ、45°に配向した場合は応力分担が少なく、影 響がほとんど見られず曲げ強度が変わらなかったと言える。

引用文献

- 芦田浩規・斎藤毅・鳴尾丈司・佐藤文宣(1994). ゴルフク ラブのスイング中の動的挙動. 日本機械学会講演論文集, 940-59, (S): 86-90.
- 濱田泰以・藤田章洋・仲井朝美(1995). 組物複合材料円筒 の設計に関する研究. 日本機械学会論文集(A編), Vol.61, No.587, 1460-1466.
- 前川善一郎・濱田泰以・藤田章洋・西澤洋・大石橋弘治(1992). 炭素繊維三軸織物強化複合材料の引張特性.繊維学会誌, Vol. 48, No. 9, 454-460.
- Ahmadi, M. S., Johari, M. S., Sadighi, M. and Esfandeh, M. (2009). An experimental study on mechanical properties of GFRP braid-pultruded composite rods. *eXPRESS Polymer Letters*, Vol. 3, No. 9, 560-568.

- Nakai, A., Hamada, H. and Hoa, S. V. (1996). Influence of braiding structure on torsional properties of braided composite tube. *Computer Technology: Applications and Methodology*, Vol. 326, 125-130.
- Harte, A. M. and Fleck, N. A. (2000). On the mechanics of braided composites in tension Anne-Marie Harte. *A/Solids*, Vol. 19, 259-272.
- 横山敦士・前川善一郎・濱田泰以・上田祐男・岩崎康彦・小 林秀光(1988). 組物構造を有するFRPの力学的特性(第2報) 円筒の引張挙動. 繊維機械学会誌論文集, Vol. 43, No. 4, 57-63.
- 横山敦士・前川善一郎・濱田泰以・堀野恒雄・上田祐男(1988). 組物構造を有するFRPの力学的特性(第3報)円筒の曲げ挙 動.繊維機械学会誌論文集, Vol. 41, No. 6, 45-53.
- Wan, Y. Z., Chenb, G. C., Huanga, Y., Li, Q. Y., Zhoua, F. G., Xin, J. Y. and Wang, Y. L. (2005). Characterization of three-dimensional braided carbon/Kevlar hybrid composites for orthopedic usage. *Materials Science and Engineering*, Vol. A398, 227-232.

(受稿:2015年6月25日 受理:2015年7月6日)