# 竹の維管束配列と曲げ応力の関係に関する理論的考察

Relationship between vascular bundle distribution and bending stresses

北海道大学工学部	$\bigcirc$	正員	大谷 衫	右貴	(Yuki Otani)
北海道大学大学院工学院		正員	亀山 侑	有平	(Yuhei Kameyama)
北海道大学大学院工学院		非会員	宮川 亊	受	(Sho Miyakawa)
山梨大学大学院総合研究部		非会員	島 弘幸	퇃	(Hiroyuki Shima)
熊本県立大学環境共生学部		非会員	井上 昭	召夫	(Akio Inoue)
北海道大学大学院工学研究院		正員	佐藤 メ	大裕	(Motohiro Sato)

# 1. はじめに

生物は、約40億年の進化の中で、多種多様な形態を 獲得してきた。その結果、生物は生育する環境に対して 有利となるような構造や機能を有していることが多い。 その構造や機能を模倣し、技術開発に応用することを生 物形態模倣という。例えば、表面の小さな凹凸により水 をはじく蓮の葉の構造は、ヨーグルトがつかない蓋の開 発に活かされ、実用化されている。竹もまた生態模倣の 可能性を秘めている。竹は植物の中でも、中空円筒構造 という特異な形態を持ち、その断面に鋼鉄と同程度の強 度を持つ維管束を適切に傾斜配列させることによって、 自身の曲げ剛性を高めていることが既存の研究により証 明されている<sup>1)</sup>。本研究では、竹の維管束配列が軸方向 および円周方向の曲げ応力にどのような影響を及ぼすか について、材料力学的な検討を行うことを目的とする。

### 2. 竹断面の最適な維管束配列

#### 2.1 竹断面の維管束配列

図-1(a)は竹断面における維管束分布の様子である。 これより、維管束の密度は内側から外側にかけて大きく なることが読み取れる。以下ではこの維管束の配置が曲 げ強度特性にどのような影響を及ぼすかを構造力学的に 求めることとする。竹断面の中心から半径方向外側を正 とする座標 r を定め、中心を通る水平面からの角度をθ、 中心から肉厚部の中心までの距離を a、肉厚部の厚さを hと定める(図-1(b))。







図-1(b) 中空円筒構造 の値定義

#### 2.2 維管束分布の関数近似

曲げ応力について解析するために、本研究では純曲 げがかかる方向と、断面の潰れに影響する方向を考える。 ここではそれぞれを軸方向、円周方向と呼ぶこととする。 2.1 で述べたように、竹断面の維管束は断面内側から外 側にかけて増加関数のように配列していると考えられる。 そこで、維管束体積含有率を軸方向と円周方向とでそれ ぞれ *V<sub>f,a</sub>、V<sub>f,c</sub>*とし、定数 *c<sub>i</sub>、d<sub>i</sub>*(*i*=0,1,2)を用いた以下 の多項式関数により定義する<sup>1)</sup>。

$$V_{f,a} = c_0 + c_1 r + c_2 r^2 \qquad (a - \frac{h}{2} \le r \le a + \frac{h}{2}) \qquad (1)$$

また、維管束を含んだ軸方向と円周方向の複合ヤング率 をそれぞれ $E_a$ 、 $E_c$ 、維管束部と木質部のヤング率をそれ ぞれ $E_f$ 、 $E_m$ とすると以下のように定義できる<sup>2)</sup>。

$$E_{a} = E_{f}V_{f} + E_{m}(1 - V_{f})$$
(2)

$$E_c = (\frac{V_f}{E_f} + \frac{1 - V_f}{E_m})^{-1}$$
(3)

## 3. 維管束配列による応力最小化

### 3.1 軸方向の曲げ応力の最小化

曲げモーメントをM、軸方向の任意の点の発生応力を $\sigma_a$ 、曲げ剛性を $D_a$ と定めると、以下の等式が成り立つ。

$$\sigma_a = \frac{E_f V_{f,a}}{D_a} Mrsin\theta + \frac{E_m (1 - V_{f,a})}{D_a} Mrsin\theta$$
(4)

また、維管東部と木質部での曲げ応力を of、om とすると、 それぞれ以下のように表される。

$$\sigma_f = \frac{E_f}{D_a} Mrsin\theta \tag{5}$$

$$\sigma_m = \frac{E_m}{D_a} Mrsin\theta \tag{6}$$

維管束部と木質部のいずれにかかる応力も、曲げ剛性 *Da*が増加することで減少していく。よって全体の曲げ 応力は、曲げ剛性が最大のときに最小になる。ここで、 曲げ剛性は式(7)で表される。

$$D_a = \int_0^{2\pi} \int_{a-\frac{h}{2}}^{a+\frac{h}{2}} \{ E_f V_{f,a} + E_m (1 - V_{f,a}) \} r^3 \sin^2\theta \, dr d\theta \tag{7}$$

最外面での維管束量を $V_{f,out}$ 、最内面での維管束量を $V_{f,int}$ とし、最大値及び最小値をそれぞれ 0.6、0.1 に設定して 制約条件を定めた。また、計算を容易にするため以下の ように座標変換を行った。

$$r' = \frac{1}{h} \left\{ r - \left( a - \frac{h}{2} \right) \right\} \tag{8}$$

(9)

また、これにより式(1)は以下に書き換えられる。

$$V_{f,a} = c'_0 + c'_1 r' + c'_2 r'^2 \qquad (0 \le r' \le 1)$$

 $V_{f,c} = d'_0 + d'_1 r' + d'_2 r'^2$ 平均維管束含有率 $V_f^{av}$ を 0.1~0.6 の範囲で変化させ、式 (9)及び制約条件から曲げ剛性を最大化する係数を求め たところ、図-2 のグラフが得られた。つまり軸方向で は、図-2 に示される維管束配列が、曲げ応力を最小化 すると言える。

#### 3.2 円周方向の曲げ応力最小化

σ

円周方向の任意の点の発生応力を *o*<sub>c</sub>、曲げ剛性を *D*<sub>c</sub> と定めると、以下の等式が成り立つ。

$$_{c} = \frac{M(a-r)}{D_{c}\left(\frac{V_{f,c}}{E_{f}} + \frac{1-V_{f,c}}{E_{m}}\right)}$$
(10)

$$D_c = E_m \int_{a-\frac{h}{2}}^{a+\frac{h}{2}} \frac{(a-r)^2}{1 - \frac{E_f - E_m}{E_f} (d_0 + d_1 r + d_2 r^2)} dr$$
(11)

3.1 と同様にして、式(10)における応力 σ<sub>c</sub> を最小化する 最適な維管束配列を求めた結果を図-3 に示す。図-2 と図-3 の比較により、両者の値はおおよそ一致してい ることが読み取れる。式(2)及び(3)から、軸方向と円周 方向とで維管束が断面全体のヤング率に与える影響は異 なることが分かる。そのため、竹断面での発生応力に対 する維管束の働き方は異なると考えられる。それにも関 わらず、本結果は、図-2 及び 3 で示される維管束配列 により軸方向及び円周方向で同時に応力最小化が実現で きることを示しており、非常に興味深い結果である。

#### 4. 竹断面の実測値との比較

図-4 は、Amada らにより得られた実際の竹断面の維 管束分布を表すものである<sup>3)</sup>。n は節間部に地表面から 順に n=1,2,3...と振られた番号を表し、n=14,15,23,42 の 断面における維管束分布をプロットし回帰したものがグ ラフとして示されている。n が大きくなるほど地表面か ら高い位置の竹断面の維管束配列を表している。竹は、 高さが低いほど肉厚が大きく、高さが増すにつれて肉厚 が小さくなっていくことが知られているため、n が大き いほど維管束含有率は高くなる。図-4 から、地表面付 近では二次関数的な分布を示し、高さが増すにつれて、 徐々に線形的な分布に近づいていくことが読み取れる。 図-5 は、図-4 と同じ条件で発生応力を最小化する維 管束分布を解析により得たものである。これらを比較す ると両者の維管束分布は非常に高い整合性があることが 読み取れる。

## 5. まとめ

本研究から得られた知見を以下にまとめた。

・今回、維管束分布を多項式関数で表し、それをもとに 曲げ応力を最小化する適切な維管束配列を軸方向と円周 方向の両方向で求めた。その結果、両方向での最適な維 管束配列はおおよそ一致することが分かった。

・解析により得られた最適な維管束配列と、実際に竹の 持つ維管束配列には高い整合性が見られた。つまり、竹 は巧みに維管束配列を変化させることにより、純曲げと 潰れの両方向で発生する曲げ応力の最小化を同時に実現 していたことが証明された。

今後は、本研究で得られた竹の力学的合理性を実際の ものづくりに活かす技術の検討を行うことを大きな目標 とする。



#### 6. 謝辞

本研究は科研費基盤研究(B)(研究課題番号:18KT0037、 研究代表者:佐藤太裕)、および国際共同研究加速基金 (国際共同研究強化)(研究課題番号:15KK0220、研究 代表者:佐藤太裕)により実施されたことを付記し、関 係各位にお礼申し上げます。

### 7. 参考文献

- M. Sato, A. Inoue, and H. Shima : Bamboo-inspired optimal design for functionally graded hollow cylinders, PLOS ONE, e0175029, 2017.
- D. Hull, T. W. Clyne: An introduction to composite materials, Cambridge Univ. Press, pp.60-64, 1990.
- S. Amada, Y. Ichikawa, T. Munekata, Y. Nagase and H. Shimizu : Fiber texture and mechanical graded structure of bamboo, Composites PartB, Vol.28B, pp.13-20, 1996.