# せん断遅れによる付加的な応力評価のための 機械学習による断面特性推定

青木 洋樹1・斉木 功2・大竹 雄3・三井 涼平4

1学生会員 東北大学大学院 工学研究科土木工学専攻(〒980-8579 仙台市青葉区荒巻字青葉 6-6-06) E-mail: hiroki.aoki.s8@dc.tohoku.ac.jp

<sup>2</sup>正会員 東北大学大学院准教授 工学研究科土木工学専攻(〒980-8579 仙台市青葉区荒巻字青葉 6-6-06) E-mail: isao.saiki.a4@tohoku.ac.jp (Corresponding Author)

<sup>3</sup>正会員 東北大学大学院准教授 工学研究科土木工学専攻 (〒980-8579 仙台市青葉区荒巻字青葉 6-6-06) E-mail: yu.otake.b6@tohoku.ac.jp

<sup>4</sup>学生会員 東北大学大学院 工学研究科土木工学専攻(〒980-8579 仙台市青葉区荒巻字青葉 6-6-06) E-mail: ryouhei.mitsui.q7@dc.tohoku.ac.jp

道路橋示方書では、せん断遅れによる付加的な応力を有効幅を用いて見かけ上の曲げ剛性を小さくする ことで考慮している.しかしせん断遅れは曲げではなく、せん断変形に起因する断面変形によって生じるこ とが分かっている.これまでにせん断による断面変形の自由度を持つ梁理論が提案され、この断面変形梁 理論では3つの断面パラメタを導入することでせん断遅れによる断面変形、ひいてはせん断遅れによる付 加的な応力を高精度に求めることができる.しかし、断面パラメタの決定には代表体積要素の有限要素解 析を行う必要がある.本研究ではせん断遅れによる付加的な応力を簡易的かつ高精度で算定するために、 有限要素解析の代わりに機械学習を用いた断面パラメタの推定法を提案する.提案手法を用いた付加的な ひずみの精度を複数の検証用データで評価し、相対差が平均値 0.02%、標準偏差 0.2% 程度であることを確 認した.

*Key Words:* shear lag, machine learning, Gaussian process regression, cross-section deformation, homogenized beam theory

## 1. はじめに

幅広フランジを持つ梁のフランジにおける曲げ応 力の橋軸直角方向分布は,せん断遅れのために一様 ではなく,ウェブ上の曲げ応力は初等梁理論よりも 大きくなる.鋼桁以外では,吊橋や斜張橋の鋼製主 塔および鋼製橋脚などの薄肉箱形断面部材で構成さ れたラーメン構造において,梁部材と柱部材との剛 結合部分でせん断遅れが顕著に現れる<sup>1)</sup>.橋梁の設 計においては応力の照査が主となることから,鋼桁 の最大応力の近似値を得るために,フランジ幅を実 際より狭い有効幅に置き換えて,見掛け上の曲げ剛 性を小さくすることでせん断遅れが考慮される<sup>2)</sup>.

有効幅はフランジ幅と支間長の関数として定めら れている.しかし,せん断遅れに影響を与えるのは フランジ幅と支間長だけではない<sup>3)</sup>と考えられ,せ ん断遅れを考慮して応力を求める手法が検討されて いる.近年では,3次元有限要素解析によるパラメ トリックスタディから有効幅を推定する試みも行わ れている<sup>4)</sup>.

一方,有効幅を用いずにせん断遅れの影響を直接 評価する試みとして,奥村・石沢<sup>5)</sup>は,面内力を級 数展開して解析的にせん断遅れによる応力を推定し ている.また,Reissner<sup>6)</sup>は梁理論を拡張し,せん断 遅れ変形を直接取り入れたせん断遅れの解析手法を 提案している.この手法では,箱断面梁の橋軸方向 変位の橋軸直角方向分布を二次関数で仮定しており, 薄いフランジを有する箱断面では良い精度で応力分 布を評価できる.箱断面のように断面を限定すれば, 上記のような解析的手法は有効であるが,任意形状 の断面に対して適用することはできない.

断面の制約を受けずにせん断遅れの解析を行うた めに,せん断遅れ変位分布の過程を設けず梁の代表体 積要素の一様せん断変形<sup>7)</sup>からせん断遅れ変形モー ドを梁理論に組み込む半解析的手法が提案されてい る<sup>8)9)</sup>.また,せん断遅れの自由度を付加した梁要素

1

の提案もなされている<sup>10)</sup>.加えて,梁の横せん断変 形をせん断遅れと同様に独立な自由度として加えた 梁理論が提案され<sup>11)</sup>,その後,せん断遅れと横せん 断による断面変形を統一的に考慮した梁理論が提案 された<sup>12)</sup>(以後,断面変形梁理論と呼ぶ).この手法 では,代表体積要素に一様せん断変形を与えたとき の軸方向変位をそのまま断面変形モード f として用 いている.この梁理論によりせん断変形に起因する 断面変形を考慮することで断面内の応力分布をより 正確に評価できることが示されている.

断面変形梁理論を設計に適用しようとすると,断 面変形モード f によって定義される断面パラメタ を算定する必要がある.そのため,設計変更の度に 代表体積要素の解析が必要となる.代表体積要素の 解析にはモデル作成の手間がかかるため,この工程 をできる限り簡便化したいと考えた.そこで本論文 では,代表体積要素の解析を行い断面変形モード f を求める代わりに,機械学習を用いて断面パラメタ を直接的に推定する手法を提案し,せん断遅れによ る付加的な応力の簡便かつ高精度な評価手法を提案 する.

## 2. 断面変形を考慮した梁理論

この章では,梁のせん断遅れ変形と横せん断変形 による断面変形を統一的に考慮可能な梁理論<sup>12)</sup>の概 要を示す.まず,支配方程式および境界値問題の解 析解の一例を示し,次に3つの断面パラメタのうち 独立なパラメタが2つであることを示す.

#### (1) 支配方程式

図-1 に示すような長さ  $\ell$  の長さ方向に一様な任 意形状断面の梁を解析対象とし、梁軸方向を $x_1$ ,梁 軸直角水平方向を $x_2$ ,鉛直方向を $x_3$ とする正規直 交座標系を設定する.解析対象の梁軸方向領域を  $L = \{x_1 | 0 \le x_1 \le \ell\}$ ,断面の領域を Aとする.また, 断面に $x_2$ 軸周りの曲げのみが作用したときの中立軸 と、 $x_3$ 軸周りの曲げのみが作用したときの中立軸の 交点を $x_2$ 、 $x_3$ の原点とする.

任意形状断面の全断面領域において, せん断遅れ に起因する軸方向変位と横せん断に起因する軸方向 変位の両者を統合した断面変形の変位場を  $f(x_2, x_3)$ とする. 断面の回転を  $\theta(x_1)$ , 断面変形の大きさを  $g(x_1)$ とすると, 梁の軸  $(x_1)$ 方向変位場は

$$u_1 = x_3 \theta(x_1) + f(x_2, x_3) g(x_1) \tag{1}$$

と表すことができる. 断面の平均的な横せん断変形



図-1 解析対象と座標・領域の設定

γを断面の回転とたわみ角の差として

$$\tilde{\gamma}(x_1) := \theta(x_1) - (-u'_3)$$
 (2)

と定義する. ここに := は定義, (·)' は  $x_1$  に関する導 関数を表す. また,軸方向と直交する 2 方向の変位 場  $u_2$ ,  $u_3$  は通常の梁理論と同様に断面内で一定とす ると,変位場から導かれるひずみは

$$\epsilon_{11} = \frac{\partial u_1}{\partial x_1} = x_3 \theta' + f g' \tag{3}$$

$$\gamma_{12} = \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_2} + \frac{\partial u_2}{\partial x_1}\right) = f_{,2} g \tag{4}$$

$$\gamma_{13} = \left(\frac{\partial u_1}{\partial x_3} + \frac{\partial u_3}{\partial x_1}\right) = \tilde{\gamma} + f_{,3}g \tag{5}$$

となる. (·),*i* は *xi* に関する偏導関数を表す. 以上を 考慮すると仮想仕事の原理から支配方程式

$$K_{\rm b}\theta^{\prime\prime\prime} + q = 0 \tag{6}$$

$$-K_{\rm b}\theta'' + K_{\rm s}\tilde{\gamma} + R_4g = 0 \tag{7}$$

$$-R_2g'' + R_4\tilde{\gamma} + R_3g = 0 \tag{8}$$

を得る.ここにqは $x_3$ 方向の分布荷重である.また  $K_b$ ,  $K_s$ はそれぞれ合成断面の曲げ剛性およびせん断 剛性,  $R_i$ は断面変形に関するパラメタであり,

$$K_{b} := \int_{A} E(x_{3})^{2} dA, \quad K_{s} := \int_{A} G dA,$$

$$R_{2} := \int_{A} Ef^{2} dA,$$

$$R_{3} := \int_{A} G \left\{ (f_{,2})^{2} + (f_{,3})^{2} \right\} dA, \quad R_{4} := \int_{A} Gf_{,3} dA$$
(9)

と定義した. *E*, *G* はそれぞれ Young 率, せん断弾 性係数である. 以後 *R<sub>i</sub>* を断面パラメタと呼ぶ.

## (2) 等分布荷重を受ける単純梁の解析解

例として,**図-2**に示す単純支持の梁に等分布荷重 を与えた境界値問題の解析解<sup>12</sup>)を示す.

 $M(x_1)$ を曲げモーメント,  $D(x_1)$ を

$$D := \int_{A} f \sigma_{11} \, \mathrm{d}A = \int_{A} E \epsilon_{11} f \, \mathrm{d}A$$

$$= \int_{A} E \left\{ f x_{3} \theta + f^{2} g' \right\} \, \mathrm{d}A = R_{2} g'$$

$$= \int_{A} E \left\{ f x_{3} \theta + f^{2} g' \right\} \, \mathrm{d}A = R_{2} g'$$

$$= \int_{A} E \left\{ f x_{3} \theta + f^{2} g' \right\} \, \mathrm{d}A = R_{2} g'$$

$$= \int_{A} E \left\{ f x_{3} \theta + f^{2} g' \right\} \, \mathrm{d}A = R_{2} g'$$

と表される断面変形に関する一般化力と定義する. 単純支持の境界条件はこれらを用いて

$$M(0) = 0, \quad M(\ell) = 0,$$
  

$$u_3(0) = 0, \quad u_3(\ell) = 0,$$
  

$$D(0) = 0, \quad D(\ell) = 0$$
(11)

と表される.最後の2式は支点で断面変形の拘束 がないことを意味する.実際の箱桁では支点等に設 置されるダイアフラムによって断面変形が弾性的に 拘束されるが,精度検証のため,本手法・参照解と も同条件で断面変形の拘束はないものとして解析を 行った.

境界条件のもとでの支配方程式の解は

$$g = c_1 e^{kx_1} + c_2 e^{-kx_1} + \frac{qR_4}{k^2 K_8 R_2} \left( x_1 - \frac{\ell}{2} \right) \quad (12)$$

$$\theta = \frac{q}{K_{\rm b}} \left( \frac{\ell x_1^2}{4} - \frac{x_1^3}{6} + c_3 \right) \tag{13}$$

$$u_{3} = \frac{q}{K_{b}} \left( \frac{x_{1}^{4}}{24} - \frac{\ell x_{1}^{3}}{12} - c_{3} x_{1} \right) + \frac{q}{K_{seq}} \left( \frac{\ell x_{1}}{2} - \frac{x_{1}^{2}}{2} \right) - \frac{R_{4}}{kK_{s}} \left( c_{1} e^{kx_{1}} - c_{2} e^{-kx_{1}} \right) + c_{4}$$
(14)

である. ci は積分定数であり

$$c_{1} = -\frac{qR_{4}}{K_{s}R_{2}k^{3} (e^{k\ell} + 1)}, \quad c_{2} = \frac{qR_{4}e^{k\ell}}{K_{s}R_{2}k^{3} (e^{k\ell} + 1)}$$

$$c_{3} = -\frac{\ell^{3}}{24}, \quad c_{4} = -\frac{q(R_{4})^{2}}{k^{4}(K_{s})^{2}R_{2}}$$
(15)

である. また

$$k^2 := \frac{R_3}{R_2} - \frac{(R_4)^2}{K_8 R_2}$$
 (16)

$$K_{\text{seq}} := K_{\text{s}} - \frac{(R_4)^2}{R_3}$$
 (17)

と定義した.式(12)と式(13)を式(1)に代入すると

$$u_{1} = \frac{qx_{3}}{K_{b}} \left( \frac{\ell x_{1}^{2}}{4} - \frac{x_{1}^{3}}{6} + c_{3} \right)$$

$$+ f \left\{ c_{1}e^{kx_{1}} + c_{2}e^{-kx_{1}} + \frac{qR_{4}}{k^{2}K_{s}R_{2}} \left( x_{1} - \frac{\ell}{2} \right) \right\}$$

$$(18)$$

$$(18)$$

となる. 上式を式 (3) に代入すると

$$\epsilon_{11} = \frac{qx_3}{K_b} \left( \frac{\ell x_1}{2} - \frac{x_1^2}{2} \right) + f \left( kc_1 e^{kx_1} - kc_2 e^{-kx_1} + \frac{qR_4}{k^2 K_8 R_2} \right)$$
(19)





となる.積分定数を式(19)に代入すると,

$$\epsilon_{11} = \frac{qx_3}{K_b} \left( \frac{\ell x_1}{2} - \frac{x_1^2}{2} \right) + \frac{qf}{K_{\text{seq}}} \frac{e^{-\frac{k\ell}{2}} e^{kx_1} + e^{\frac{k\ell}{2}} e^{-kx_1}}{e^{\frac{k\ell}{2}} + e^{-\frac{k\ell}{2}}} - \frac{qf}{K_{\text{seq}}}$$
(20)

と表せる.右辺の第1項は Euler-Bernoulli 梁の曲げ によるひずみ,第2項以降が断面変形に起因する付 加的なひずみである.式(20)に示すように,付加的 な軸ひずみは $f/K_{seq}$ とkによって決定される.

例として、図-3 に示す均質箱断面について軸方向 ひずみを計算する. *b* は断面の幅, *h* は断面の高さ,  $t_f$  はフランジ厚,  $t_w$  はウェブ厚を表す. ここでは  $b = 3.87 \text{ m}, h = 3.60 \text{ m}, t_f = 0.07 \text{ m}, t_w = 0.03 \text{ m} と$ する. 文献<sup>13)</sup> に基づき代表体積要素に単位の横せ ん断変形を与えた. 代表体積要素は1次6面体アイ ソパラメトリック要素を用いて離散化した. 軸方向

**表-1** 断面パラメタ

$K_{\rm b}/E$ (m <sup>4</sup> )	1.90
$K_{\rm s}/G$ (m <sup>2</sup> )	$7.49 \times 10^{-1}$
$R_2/E$ (m <sup>4</sup> )	$7.05 \times 10^{-3}$
$R_3/G$ (m <sup>2</sup> )	$5.59 \times 10^{-1}$
$K_{\rm seq}/G$ (m <sup>2</sup> )	$1.90 \times 10^{-1}$
$k (m^{-1})$	2.78
$f_{\rm max}/(K_{\rm seq}/G)$ (m <sup>-1</sup> )	1.19



の周期長を0.02mとして、節点数は26,904、要素数 は 14,988 であった.得られた断面変形モード ƒの 分布を図-4 に示す. 断面変形モード f から求めた 断面パラメタを表-1 に示す. この結果を式 (20) に代 入して求めた軸方向ひずみを図-5に示す.支間長は 15m とした.ひずみは上フランジの橋軸直角方向端 部(ウェブ外側)の着目点の最外縁である.ひずみ の値は支間中央における参照解との比で表している. また、Eulerの梁理論との差、すなわちせん断遅れに よる付加的なひずみを図-6 に示す.参照解は文献<sup>12)</sup> と同様に連続体ソリッド要素の有限要素解析結果と している.参照解の解析モデルを図-7に示す.支間 中央および断面中央における対称性を利用し 1/4 モ デルとした. 総要素数は 420,750 要素である. 分布 荷重はウェブに相当する要素に物体力として載荷し, 全ての節点をx2方向に拘束し、ヒンジ支点は支点上 のすべての節点をx3方向に拘束した. 文献<sup>12)</sup>と同 様に、図-5、図-6から断面変形梁理論はせん断遅れ を高精度に評価できることがわかる. また図中の示 方書は道路橋示方書<sup>2)</sup>の有効幅を用いて、Euler 梁と して計算したものである. 片側有効幅は λ = 1.74 m であった.示方書は支間中央でせん断遅れを過大評 価していることが確認できる. なお, 道路橋示方書 の有効幅の規定は付録 A に示した.



図-6 せん断遅れによる付加的なひずみ

## (3) 断面パラメタ同士の関係

本節では,支配方程式(6),(7),(8)に含まれる3つの断面パラメタのうち,独立なパラメタが2つであることを示す.

式 (4), (5) より, せん断ひずみによる単位軸方向 長さ当たりの弾性エネルギ密度は

$$\Pi_{\text{int}} := \int_{A} G\left\{ (f_{,2} g)^{2} + (\tilde{\gamma} + f_{,3} g)^{2} \right\} \mathrm{d}A \qquad (21)$$

となり、式(9)より

$$\Pi_{\text{int}} := \int_{A} G\left\{ (f_{,2})^{2} g^{2} + (f_{,3})^{2} g^{2} + 2 \tilde{\gamma} g f_{,3} + \tilde{\gamma}^{2} \right\} dA$$
$$= R_{3} g^{2} + 2 \tilde{\gamma} g R_{4} + K_{\text{s}} \tilde{\gamma}^{2}$$
(22)

となる.

一方せん断力 Q は、横せん断応力  $\sigma_{13} = G\gamma_{13}$  による合応力として



#### 図-7 参照解のモデル

$$Q := \int_{A} \sigma_{13} \, \mathrm{d}A = \int_{A} G\gamma_{13} \, \mathrm{d}A$$
  
= 
$$\int_{A} G\left\{\tilde{\gamma} + f_{,3}g\right\} \, \mathrm{d}A = K_{\mathrm{s}}\tilde{\gamma} + R_{4}g$$
(23)

と表すことができる. したがって, せん断力 *Q* と断面の平均的なせん断変形 *γ* による単位長さあたりの仕事 *W*。は

$$W_{\rm s} = (K_{\rm s}\tilde{\gamma} + R_4 g)\,\tilde{\gamma} \tag{24}$$

である.

いま,代表体積要素の単位横せん断変形  $\tilde{\gamma} = 1$ の計算において,一般化変位も単位,すなわち g = 1である.これを考慮すると,単位長さあたりの弾性エネルギ密度  $\Pi_{int}$  とせん断力による仕事  $W_s$  が等しいことから

$$(K_{\rm s}\tilde{\gamma} + R_4g)\,\tilde{\gamma} = R_3g^2 + 2\tilde{\gamma}gR_4 + K_{\rm s}\tilde{\gamma}^2 \qquad (25)$$

$$R_4 = R_3 + 2R_4 \quad \Rightarrow \quad R_4 = -R_3 \tag{26}$$

を得る.これを考慮すると,支配方程式(6),(7),(8)は,

$$K_{\rm b}\theta^{\prime\prime\prime} + q = 0 \tag{27}$$

$$-K_{\rm b}\theta^{\prime\prime} + K_{\rm s}\tilde{\gamma} - R_3g = 0 \tag{28}$$

$$-R_2g'' - R_3\tilde{\gamma} + R_3g = 0 \tag{29}$$

と表される.

## 3. 断面パラメタの推定

#### (1) 解析対象

せん断遅れと横せん断による断面変形が曲げ に対して無視できない影響をおよぼす典型的な 部材として,図-3 に示す単一材料の箱断面を選 択する. b は断面の幅,h は断面の高さ, $t_f$  はフ ランジ厚, $t_w$  はウェブ厚を表す.推定対象の範 囲は,それぞれ 1m  $\leq b \leq 4$ m, 1m  $\leq h \leq 4$ m, 10mm  $\leq t_f \leq 80$  mm, 10mm  $\leq t_w \leq 80$  mm とした. また,断面形状に関する無次元パラメタである幅高 さ比 b/h は 1  $\leq b/h \leq 4$  とし,幅厚比  $b/t_f$ ,  $h/t_w$  は 50  $\leq b/t_f \leq 200$ , 100  $\leq h/t_w \leq 200$  とした.

#### (2) 入力と出力

式 (20) で示したように,解析解が得られている場合は, $f/K_{seq}$  と k を推定することができれば,付加的な橋軸方向ひずみを解析的に求めることができる. 解析解が利用できない場合は,断面変形を組み込んだ有限要素<sup>10)</sup> を用いて, $\theta$ , g を求めれば式 (3) から付加的なひずみを求めることができる.ここで,式(26),式(16),式(17) より

$$K_{\text{seq}} = K_{\text{s}} - R_3 \tag{30}$$

$$k^2 = \frac{R_3 K_{\text{seq}}}{K_{\text{s}} R_2} \tag{31}$$

であるため, R<sub>2</sub>, R<sub>3</sub> が必要な断面パラメタとなる. 設計において問題となる最大ひずみに着目した時, Euler-Bernoulli 梁の曲げによるひずみは、断面の中立 面から最も離れた位置で最大になり,橋軸直角水平 方向に一様である.一方、断面変形梁理論<sup>12)</sup>では軸 ひずみが断面変形モード f に依存する.式 (20) よ り、上下対称の箱断面を仮定したとき、上下フラン ジにおいて  $f/K_{seq}$  が最大の点で軸ひずみが最大とな る. そこで,フランジ上面の断面変形モード f の最 大値を fmax として、断面形状を入力、断面パラメタ  $f_{\text{max}}/K_{\text{seq}}$ ,  $R_2$ ,  $R_3$ を出力とした推定モデルを構築し た. 出力に  $f_{\text{max}}/K_{\text{seq}}$ を選択したが、これは  $f_{\text{max}}/K_{\text{seq}}$ は幅高さ比 *b*/*h* と強い相関があり, *f*<sub>max</sub> で推定する よりも高精度になることが理由である. 学習に使用 した入力は断面形状をb, hは 1m ごとに,  $t_f$ ,  $t_w$ は 10mm ごとに変化させた. 学習データの入力とそれ に対する出力は 99 個であった.

## (3) 推定手法

断面形状から断面パラメタを推定する手法として, Gauss 過程回帰<sup>14)</sup> と LASSO 回帰<sup>15)</sup> の 2 つを使用した. Gauss 過程回帰は基底関数の設定の必要がなく 汎用性が高いという理由から,LASSO 回帰は入力の 陽な式で表すことができるという理由から採用した.

## a) Gauss 過程回帰

断面形状を入力,それらに対する断面パラメタを 出力として学習に使用する,教師あり学習の回帰モ デルを構築した.まず,D個の基底関数からなる一 般的な線形モデルは

$$y(\mathbf{x}) = \mathbf{w}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\phi}(\mathbf{x}) \tag{32}$$

と表される. x は入力ベクトル, w は D 次元の重み ベクトル,  $\phi(x)$  は基底関数のベクトルであり

$$\boldsymbol{\phi}(\boldsymbol{x}) = (\phi_1(\boldsymbol{x}), \phi_2(\boldsymbol{x}), \cdots, \phi_D(\boldsymbol{x}))^{\mathrm{T}}$$
(33)

である.ここに  $\phi_d$  ( $d = 1, 2, \dots, D$ ) は D 個の基底関数である. n 番目の入力  $x_n$  に対する出力  $y_n$ 

$$y_n = y(x_n)$$
  $(n = 1, 2, \cdots, N)$  (34)

の集合を要素にもつベクトルを y とすると,

$$\boldsymbol{y} = \boldsymbol{\Phi} \boldsymbol{w} \tag{35}$$

と表せる.  $\Phi$ は  $\Phi_{nd} = \phi_d(\mathbf{x}_n)$ を成分に持つ計画行列 である. この時 *I* を単位行列として,重み *w* が平均 0,共分散行列  $s^2 I$ の Gauss 分布 *N* に従う

$$\boldsymbol{w} \sim \mathcal{N}\left(\boldsymbol{0}, s^2 \boldsymbol{I}\right) \tag{36}$$

とすると, *y* は *w* の線形結合であるので, *y* も Gauss 分布に従う.式 (35), (36) より *y* の期待値 E[*y*] は

$$\mathbb{E}[\boldsymbol{y}] = \mathbb{E}[\boldsymbol{\Phi}\boldsymbol{w}] = \boldsymbol{\Phi}\mathbb{E}[\boldsymbol{w}] = \boldsymbol{0}$$
(37)

であり, **y**の共分散行列 **K** は

$$K = \mathbb{E}[\boldsymbol{y}\boldsymbol{y}^{\mathrm{T}}] - \mathbb{E}[\boldsymbol{y}]\mathbb{E}[\boldsymbol{y}]^{\mathrm{T}} = \mathbb{E}[(\boldsymbol{\Phi}\boldsymbol{w})(\boldsymbol{\Phi}\boldsymbol{w})^{\mathrm{T}}]$$
  
$$= \boldsymbol{\Phi}\mathbb{E}[\boldsymbol{w}\boldsymbol{w}^{\mathrm{T}}]\boldsymbol{\Phi}^{\mathrm{T}} = s^{2}\boldsymbol{\Phi}\boldsymbol{\Phi}^{\mathrm{T}}$$
(38)

である. **K**の成分 K<sub>nn'</sub> は

$$K_{nn'} = s^2 \phi(\mathbf{x}_n)^{\mathrm{T}} \phi(\mathbf{x}_{n'}) \quad (n, n' = 1, 2, \cdots, N)$$
 (39)

と表される. K の成分は内積で表されており,  $x_n$  と  $x_{n'}$  が似ていれば,対応する  $y_n$  と  $y_{n'}$  も似ているこ とを表現している.  $K_{nn'}$  は  $x_n$ ,  $x_{n'}$  の関数であり,  $K_{nn'}$  の値が得られれば基底関数  $\phi(x)$  そのものを求 める必要はない. そこで  $K_{nn'}$  を与える関数を  $x_n$  と  $x_{n'}$  のカーネル関数と呼び,

$$K_{nn'} = k(\boldsymbol{x}_n, \boldsymbol{x}_{n'}) \tag{40}$$

と表す. 本研究では Gauss カーネル

$$k(\boldsymbol{x}_n, \boldsymbol{x}_{n'}) = \theta_1 \exp\left(-\frac{(\boldsymbol{x}_n - \boldsymbol{x}_{n'})^2}{\theta_2}\right) + \theta_3 \delta(\boldsymbol{x}_n, \boldsymbol{x}_{n'}) \quad (41)$$

を用いた.第一項は Gauss 分布を表し,第二項は誤 差項である. $\theta_i(i = 1, 2, 3)$ はハイパーパラメタであ り,最尤推定を行うことで決定した.最尤推定の方 法は付録 B に示した.このようなカーネル関数を用 いることで, $\phi(\mathbf{x})$ を求めずに共分散行列 K が求ま る.カーネル関数から求まる共分散行列はカーネル 行列と呼ばる.

Gauss 過程を用いて回帰問題を解くとき, N 個の 学習データ

$$\mathcal{D} = \{ (\mathbf{x}_1, y_1), (\mathbf{x}_2, y_2), \cdots, (\mathbf{x}_N, y_N) \}$$
(42)

が与えられており.yは平均0に正規化されている とする.この時,xとyの間に

$$y = f(\mathbf{x}) \tag{43}$$

の関係があり,関数 f が平均0の Gauss 過程から生 成されているとすると,N 個の y の集合 y は,カー ネル行列 K を用いて

$$\boldsymbol{y} \sim \mathcal{N}(0, \boldsymbol{K}) \tag{44}$$

と表される.また、学習データに含まれない *M* 個の 入力を  $X^* = (x_1^*, \cdots, x_M^*)$ 、出力を  $y^* = (y_1^*, \cdots, y_M^*)$ とすると、学習データの出力 *y* に  $y^*$ を含めた出力ベ クトルは

$$\begin{pmatrix} \boldsymbol{y} \\ \boldsymbol{y}^* \end{pmatrix} \sim \mathcal{N}\left(0, \begin{pmatrix} \boldsymbol{K} & \boldsymbol{k}_* \\ \boldsymbol{k}_*^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{k}_{**} \end{pmatrix}\right)$$
(45)

という Gauss 分布に従う. ここに, *K*, *k*<sub>\*</sub>, *k*<sub>\*\*</sub> の成 分は

$$\mathbf{K}_{nn'} = k (\mathbf{x}_n, \mathbf{x}_{n'}) \quad (n, n' = 1, \cdots, N)$$
 (46)

$$k_{*nm} = k (x_n, x_m) \quad (n = 1, \cdots, N, \ m = 1, \cdots, M)$$
  
(47)

$$\boldsymbol{k}_{**mm'} = k (\boldsymbol{x}_m, \boldsymbol{x}_{m'}) \quad (m, m' = 1, \cdots, M)$$
 (48)

と表される.式 (45) は *y*\* と *y* の同時分布であり, Gauss 分布の要素間の条件付確率から, *y* が与えられ た時の *y*\* の条件付確率は,

$$p(\boldsymbol{y}^*|\boldsymbol{x}^*, \mathcal{D}) = \mathcal{N}\left(\boldsymbol{k}_*^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}^{-1}\boldsymbol{y}, \boldsymbol{k}_{**} - \boldsymbol{k}_*^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}^{-1}\boldsymbol{k}_*\right)$$
(49)

と求められ、上記の期待値  $k_*^T K^{-1} y \ge y^*$ の推定値と する.

 $f_{\text{max}}/K_{\text{seq}}$ ,  $R_2$ ,  $R_3$ の推定におけるカーネル関数の ハイパーパラメタを最尤推定した結果を表-2に示す.

#### b) LASSO 回帰

LASSO(Least Absolute Shrinkage and Selection Operator)回帰は線形回帰の一手法である.線形回帰は式 (32)のように出力 yを基底関数  $\phi(x)$  とその重み w

で表現する方法であり、損失関数が最小になる重み wを求めることで回帰式を構築する.線形回帰の精 度は基底関数に依存するが,基底関数を客観的に選 択することはできない. 基底関数の数を増やすと精 度が向上するが、過度に多くすると過学習が起こり やすくなる.また.設計式で用いることを考えると, 基底関数は少ないほうが使いやすい. そこで基底関 数を減らすスパース正則化が有用であると考えた. 式 (32) のような線形モデルにおいて, d 番目の重み 係数  $w_d$  が 0 になれば d 番目の基底関数  $\phi_d(\mathbf{x})$  を消 去することができる. 出力に対して関連度の低い基 底関数を排除し、必要な基底関数のみを残す手続き を特徴選択と呼ぶ.特徴選択をした時のモデルの次 元は wの非ゼロ要素の個数となる. モデルの次元を 正則化項として用いる方法は L0 正則化と呼ばれる. L0 正則化は組み合わせ最適化問題になり、計算が困 難である.そこで L0 正則化を凸関数で近似した L1 正則化と呼ばれる方法が有用であるとされている<sup>15)</sup>. 損失関数が二乗損失の場合,L1正則化を用いた方法 は LASSO 回帰と呼ばれる. LASSO 回帰ではデータ 数 N, 基底関数の数を D とした時, 損失関数 E(w) を

$$E(\boldsymbol{w}) = \sum_{i=1}^{N} \left( y_i - \sum_{j=1}^{D} w_j \phi_j(x_i) \right)^2 + \alpha \sum_{j=1}^{D} \left| w_j \right|$$
(50)

と設定し、これを最小化する w を求める.第一項が 二乗損失の項であり、第二項が重み係数に関する正 則化項である. α は正則化パラメタで、正則化の度 合いを調整するパラメタである.LASSO 回帰による 回帰式は多くの重み係数が0となり、スパースにな りやすい.L1 正則化は重み係数の推定と特徴選択を 同時に行うことができる方法であり、L0 正則化が実 現される.本研究では、断面形状と断面パラメタの 関係性が複雑であり、精度を維持しつつ、設計式と して用いやすいよう、多くの基底関数の候補からで きるだけ少ない基底関数で回帰するには、LASSO 回 帰が最適であると考えてこの手法を採用した.

基底関数の候補は b, h,  $t_f$ ,  $t_w$  の n 乗同士を掛け 合わせた組み合わせとし,整数で  $-2 \le n \le 2$ の範囲 とした.またそれ以外にも、断面パラメタと相関が 強いと判明した基底関数も候補に入れた.その中か

表-2 最尤推定により決定したハイパーパラメタ

	$\theta_1$	$\theta_2$	$\theta_3$
$f_{\rm max}/(K_{\rm seq}/G)$	36	0.80	$1.8 \times 10^{-3}$
$R_2/E$	16	1.1	$3.2 \times 10^{-6}$
$R_3/G$	70	23	$3.3 \times 10^{-4}$

ら関連度の高いものを選び,基底関数の候補は3つ の断面パラメタの推定においてそれぞれ100個以内 とした.式(50)における正則化パラメタαを大きく するほど0になる重み係数が多くなり,基底関数が 減る.LASSO回帰により基底関数を減らすことで性 能低下が起きることを防ぐために,回帰式の決定係 数が0.995を下回らない範囲でαを最大化した.こ こで決定係数は,代表体積要素の有限要素解析から 求めた断面パラメタを*yi*,*yi*の平均を*yi*,LASSO回 帰により得た断面パラメタを*ûi*,としたとき

$$R^{2} = 1 - \frac{\sum_{i=1}^{n} (y_{i} - \hat{y}_{i})^{2}}{\sum_{i=1}^{n} (y_{i} - \bar{y}_{i})^{2}}$$
(51)

と表される.決定係数は1に近いほど推定精度が良い.LASSO 回帰により *f*<sub>max</sub>/*K*<sub>seq</sub>, *R*<sub>2</sub>, *R*<sub>3</sub> の回帰式は

$$\frac{f_{\text{max}}}{K_{\text{seq}}/G} = 0.0358\phi_1 + 0.0153\phi_2 - 0.934\phi_3 + 1.01 \quad (\text{m}^{-1})$$
(52)  
$$(\phi_1 = (b/h)^{1.5}1/t_f, \ \phi_2 = 1/t_w, \ \phi_3 = h/b)$$

$$R_{2}/E = 8.31 \times 10^{-3} \phi_{1} + 3.31 \times 10^{-5} \phi_{2}$$
  
-5.10 × 10<sup>-5</sup> \phi\_{3} + 6.35 × 10<sup>-5</sup> (m<sup>4</sup>)  
(\phi\_{1} = (b^{2.2} h^{0.1} t\_{f}^{-0.5} t\_{w}^{1.3})^{1.3}, \phi\_{2} = b, \phi\_{3} = b/h)  
(53)

$$R_3/G = 1.75\phi_1 + 1.17 \times 10^{-3}\phi_2 + 0.362\phi_3 + 1.85\phi_4$$
$$+2.66 \times 10^{-2}\phi_5 + 2.52 \times 10^{-3} \quad (m^2)$$
$$(\phi_1 = bt_f, \ \phi_2 = b, \ \phi_3 = bt_w, \ \phi_4 = t_f^2, \ \phi_5 = b^2t_f)$$
(54)

と求まった. b, h,  $t_f$ ,  $t_w$  の単位はすべて m である. 3つの断面パラメタに対する式 (52)~(54)の回帰 式を決定する際に用いた a を表-3 に示す. a が結果 に及ぼす影響を示すために、 $f_{\max}/(K_{seq}/G)$ の回帰に おいて用いた  $\alpha = 8.4 \times 10^{-3}$  と,  $\alpha$  を増減させたとき の学習データに対する決定係数と基底関数の個数を **表-4**に示す. **表-4**から *α*を小さくすると正則化項の 影響が小さくなり基底関数は3個から7個に増える が、決定係数は向上していないことがわかる. 逆に αを大きくすると正則化項の影響が大きくなり基底 関数の数は3個から2個に減らせるが、決定係数が 小さくなり精度が低下している. LASSO 回帰は正則 化パラメタ α を小さくして基底関数を増やすと精度 は向上するが,基底関数を一定以上増やすと精度の 向上は頭打ちになる. そのため必要な精度を満たす 範囲でなるべく大きな α を選択することで、スパー スかつ高精度の回帰式が構築できる.

## 4. 推定精度の検証

#### (1) 推定精度の確認方法

学習データとして 99 種類の断面形状とそれに対す る断面パラメタを用意した.また学習データとは別 に 20 種類の検証用データを用意した.検証用データ はランダムに生成した断面形状とそれに対する断面 パラメタである.推定能力の確認に検証用データを 使用するのは過学習が起きていないことを確認する ためである.検証用データにおける断面形状を入力 して断面パラメタを推定し,代表体積要素の有限要 素解析結果によるものと比較することで推定精度を 確認する.

## (2) 断面パラメタの推定精度

検証用データ 20 個について断面パラメタを推定 し,代表体積要素の有限要素解析と比較した時の,決 定係数 *R*<sup>2</sup> を**表**-5 に示す. Gauss 過程回帰も LASSO 回帰も 3 つのパラメタの決定係数はいずれも 0.997 より大きい.

#### (3) 軸方向ひずみの評価

20 個の検証用データについて,推定した断面パラ メタを用いて軸方向ひずみを評価する.道路橋示方 書<sup>2)</sup>と比較するために付録 A の方法で有効幅を決定 し,Euler 梁と同様に軸ひずみを計算した.軸方向ひ ずみは単純梁に等分布荷重を載荷したときに最大と なる,支間中央における上フランジ上面の値である. 対象は図-2 に示す単純梁とし,支間長 ℓ は 15m,等 分布荷重 q は 1kN/m とした.代表体積要素の有限要

**表-3** LASSO 回帰に用いた正則化パラメタ α

$f_{\rm max}/(K_{\rm seq}/G)$	$R_2/E$	$R_3/G$
$8.4 \times 10^{-3}$	$1.1 \times 10^{-5}$	$6.4 \times 10^{-5}$

**表-4** 正則化パラメタαと決定係数 R<sup>2</sup>の関係

α	$R^2$	基底関数の個数
$1.0 \times 10^{-1}$	0.8591	2
$8.4 \times 10^{-3}$	0.9996	3
$1.0 \times 10^{-3}$	0.9996	7

表-5 断面パラメタの回帰における決定係数 R<sup>2</sup>

	Gauss 過程	LASSO 回帰
$f_{\rm max}/(K_{\rm seq}/G)$	0.9991	0.9996
$R_2/E$	0.9996	0.9970
$R_3/G$	0.9999	0.9999



図-8 ウェブ上軸ひずみの相対差の分布

素解析で求めた断面パラメタによる軸ひずみと比較 した時の相対差の分布を図-8に示し、その平均と標 準偏差を表-6に示す.なお相対差  $\epsilon_{\rm R}$ は推定した断 面パラメタから求めた軸ひずみを  $\epsilon_{\rm est}$ 、代表体積要素 の有限要素解析で求めた断面パラメタによる軸ひず みを  $\epsilon_{\rm FEM}$ とすると

$$\varepsilon_{\rm R} = \frac{(\epsilon_{\rm est} - \epsilon_{\rm FEM})}{\epsilon_{\rm FEM}}$$
 (55)

と表される. 図-8 と表-6 より, Gauss 過程回帰, LASSO 回帰はともに,示方書による方法よりも高精 度に軸ひずみを求めることができ,ばらつきも小さ いことが確認できる.また,示方書は軸ひずみを平 均で 5% 程度過大評価していることがわかる.

## 5. おわりに

本研究では、せん断遅れと横せん断による断面変 形を統一的に考慮できる梁理論<sup>12)</sup>で用いる断面パラ メタを、断面形状を表すパラメタを入力として Gauss 過程回帰と LASSO 回帰により推定する方法を提案 した.この方法を、薄肉箱断面に対して適用したと ころ、いずれの手法においても決定係数は 0.997 以 上となり、代表体積要素の有限要素解析をせずに実 用上十分な精度で断面パラメタを得ることができた. 推定したパラメタを用いて軸方向ひずみを算出した 結果、代表体積要素の有限要素解析結果に対する相 対差が平均値 0.02%、標準偏差 0.2% 程度となった.

表-6 ウェブ上軸ひずみの相対差の平均値と標準偏差

	Gauss 過程	LASSO 回帰	示方書
平均值	$5.26 \times 10^{-5}$	$2.07 \times 10^{-4}$	$5.32 \times 10^{-2}$
標準偏差	$1.73 \times 10^{-3}$	$1.42 \times 10^{-3}$	$2.45 \times 10^{-2}$

2 種類の方法のうち, Gauss 過程回帰による方法は基 底関数を選択する必要がないため,汎用性が高いと いうメリットがある.しかし,断面パラメタを求め るために学習データの数と同サイズの行列計算が必 要になる.それに対して LASSO 回帰による方法は 回帰式を明示できるので設計に適用しやすく,簡便 さにおいて Gauss 過程より優れていると考えられる. 本論文では均質な箱断面のみを扱ったが,提案手法 は学習データを作り直せば任意の断面に対して適用 可能なので,今後はT形断面や合成断面に対する有 効性を検討する予定である.

謝辞:本研究の一部は JSPS 科研費 15K14017(代表: 斉木 功), 18K04318(代表:斉木 功)の助成お よび日本鉄鋼連盟鋼構造研究支援助成を受けたもの です.

## 付録 A 道路橋示方書の有効幅

道路橋示方書<sup>2)</sup> では、せん断遅れの影響を考慮す るために有効幅の概念が用いられている.腹板間隔 の 1/2 又は片持部のフランジの突出幅を b(mm),等 価支間長を l(mm) とした時、単純梁のフランジ片側 有効幅  $\lambda(mm)$  は

$$\lambda = b \qquad \left(\frac{b}{l} \le 0.05\right)$$
$$= \left\{1.1 - 2\left(\frac{b}{l}\right)\right\} b \qquad \left(0.05 < \frac{b}{l} < 0.30\right) \qquad (56)$$
$$= 0.15l \qquad \left(0.30 \le \frac{b}{l}\right)$$

と規定されている.

## 付録 B ハイパーパラメタの最尤推定

Gauss 過程回帰において,式 (41) のカーネル関数 のハイパーパラメタ *θi* を最適化する方法を示す.

まずハイパーパラメタ $\theta_1$ , $\theta_2$ , $\theta_3$ をまとめて $\theta$ とおく.カーネル関数は $\theta$ に依存するため,それを明示すると

$$k(\mathbf{x}, \mathbf{x}'|\boldsymbol{\theta}) = \theta_1 \exp\left(-\frac{(\mathbf{x} - \mathbf{x}')^2}{\theta_2}\right) + \theta_3 \delta(\mathbf{x}, \mathbf{x}') \quad (57)$$

と表される.よってkを成分とするカーネル行列も  $\theta$ に依存するので $K_{\theta}$ と表す.この時,学習データの 入力 Xから学習データの出力 yを得る確率は

$$p(\boldsymbol{y} \mid \boldsymbol{X}, \boldsymbol{\theta}) = \mathcal{N}(\boldsymbol{y} \mid \boldsymbol{0}, \boldsymbol{K}_{\boldsymbol{\theta}})$$
(58)

$$= \frac{1}{(2\pi)^{N/2}} \frac{1}{|K_{\theta}|^{1/2}} \exp\left(-\frac{1}{2} \boldsymbol{y}^{T} \boldsymbol{K}_{\theta}^{-1} \boldsymbol{y}\right) (59)$$

となる.  $N(y|0, K_{\theta})$  は平均 0, 共分散行列  $K_{\theta}$  の確 率密度関数における y の確率である. 式 (59) の対数 を取ると

$$\log p \left( \boldsymbol{y} \mid \boldsymbol{X}, \boldsymbol{\theta} \right) = -\frac{N}{2} \log(2\pi) - \frac{1}{2} \log |\boldsymbol{K}_{\boldsymbol{\theta}}| -\frac{1}{2} \boldsymbol{y}^{T} \boldsymbol{K}_{\boldsymbol{\theta}}^{-1} \boldsymbol{y}$$
(60)  
$$\propto -\log |\boldsymbol{K}_{\boldsymbol{\theta}}| - \boldsymbol{y}^{T} \boldsymbol{K}_{\boldsymbol{\theta}}^{-1} \boldsymbol{y}$$

となり,式 (60)の尤度関数を最大化する θ を求め ればよい.本研究ではマルコフ連鎖モンテカルロ (MCMC)法の一手法であるメトロポリス法<sup>16)</sup>を用い てθを決定した.

#### REFERENCES

- 街道浩:面内面外荷重を受ける鋼製ラーメン隅角部の 応力計算について、川田技報、Vol. 9, pp. 140-149, 1990.
   [Kaido, H.: Design of steel rigid frame structures subjected to in-plane and out-plane loads, *technical journal of Kawada*, Vol. 9, pp. 140-149, 1990.]
- 日本道路協会:道路橋示方書・同解説,Ⅱ鋼橋・鋼部 材編,2017. [Japan Road Association: Road Bridge Specification,/Explanation,Ⅱ Steel bridge / steel material edition, 2017. ]
- Kuzmanovic, B. O. and Graham, H. J.: Shear lag in box girders, *J. Struct. Div.*, ASCE, Vol. 107, No. 9, pp. 1701-1712, 1981.
- 奥井義昭,本田卓士, KHAN, Q.-Z., 長井正嗣:連続合成 桁のひび割れ幅算定のための床版有効幅推定式の提案, 土木学会論文集, No. 780/I-70, pp. 155-163, 2005. [Okui, Y., Honda, T., Khan, Q.-Z. and Nagai, M.: Effective width formula of concrete slabs for crack width evaluation in continuous composite bridges, *Journal of JSCE*, No. 780/I-70, pp. 155-163, 2005.]
- 5) 奥村敏恵,石沢成夫:薄板構造ラーメン隅角部の応 力計算について,土木学会論文集,No. 153, pp. 1-18, 1967. [Okumura, T. and Ishizawa, N.: The design of knee joints for rigid steel frames with thin walled section, *Journal* of JSCE, No. 153, pp. 1-18, 1967.]
- Reissner, E. : Analysis of shear lag in box beam by principle of minimum potential energy, *Q. Appl. Math.*, Vol. 4, No. 3, pp. 268-278, 1946.
- 7) 斉木 功, 鑓一彰,山田真幸,瀬戸川敦,岩熊哲夫:非 均質な Timoshenko 梁の平均物性評価,土木学会論文 集 A2, Vol. 68, No. 2, pp. I\_161-I\_169, 2012. [Saiki, I., Yari, K., Yamada, M., Setogawa, A. and Iwakuma, T.: Evaluation of averaged mechanical property of timoshenko beams with microstructures, *Journal of JSCE Ser. A2*, Vol. 15, No. 2, pp. 161-169, 2012.]
- 8) 斉木 功, 西井大樹, 岩熊哲夫:任意断面梁のせん断 遅れ解析のための半解析的手法, 土木学会論文集 A2, Vol. 71, No. 2, pp. I\_11-I\_18, 2015. [Saiki, I., Nishii, D. and Iwakuma, T.: Semi-analytical method for shear lag analysis of beams with arbitrary cross section, *Journal of JSCE Ser*.

A2, Vol. 71, No. 2, pp. I\_11-I\_18, 2015.]

- 9) 斉木 功,西井大樹,岩熊哲夫:任意断面梁のせん断 遅れ解析の高精度化,土木学会論文集 A2, Vol. 72, No.
   2, pp. I\_53-I\_62, 2016. [Saiki, I., Nishii, D. and Iwakuma, T.: Enhancement of accuracy of semi-analytical method for shear lag of beams with arbitrary cross section, *Journal of JSCE Ser. A2*, Vol. 72, No. 2, pp. I\_53-I\_62, 2016.]
- (10) 斉木 功,西井大樹,山本剛大:任意断面梁のせん断遅れ を考慮できる梁要素,日本計算工学会論文集,Vol.2018, p. 20180013, 2018. [Saiki, I., Nishii, D. and Yamamoto, T.: A beam element for shear lag analysis of beams with arbitrary cross section, *Transactions of JSCES*, Vol. 2018, p. 20180013, 2018.]
- 斉木 功,鄭 勲,山本剛大:断面変形を梁のせん断変 形と独立に考慮した梁理論,土木学会論文集 A2, Vol. 75, No. 2, pp. I\_3-I\_12, 2019. [Saiki, I., Zheng, X. and Yamamoto, T.: Shear deformable beam theory with warping independent of shear deformation, *Journal of JSCE Ser. A2*, Vol. 75, No. 2, pp. I\_3-I\_12, 2019.]
- 育木 功, 鄭 勲: せん断遅れと横せん断による断面変形 を統一的に考慮した梁理論,土木学会論文集 A2, Vol. 77, No. 1, pp. 1-11, 2021. [Saiki, I. and Zheng, X.: A beam theory with cross-sectional deformation due to both shear lag

and transverse shear, *Journal of JSCE Ser. A2*, Vol. 77, No. 1, pp. 1-11, 2021.]

- 13) 斉木 功,藤本竜太,山本剛大:非均質断面梁のせん断 剛性評価に用いる断面の回転に関する一考察,土木学 会論文集 A2, Vol. 74, No. 2, pp. L3-L11, 2018. [Saiki, I., Fujimoto, R. and Yamamoto, T: On the rotation of the cross section for the evaluation of the shear stiffness of beams with heterogeneous cross section, *Journal of JSCE Ser. A2*, Vol. 74, No. 2, pp. L3-L11, 2018.]
- 14) 持橋大地,大羽成征:ガウス過程と機械学習,講談社, 2019. [Motihashi, D. and Ooba, S.: *Gaussian Process and Machine Learning*, Kodansha, 2019.]
- 15) 鈴木大慈: 過学習と正則化, 応用数理, 28 巻 2 号, 2018. [Suzuki, D.: Overlearning and regularisation, *Applied mathematics*, Vol. 28, No. 2, 2018.]
- 花田政範,松浦壮:ゼロからできる MCMC,マルコ フ連鎖モンテカルロ法の実践的入門,講談社,2020. [Hanada, M. and Matsuura,S.: MCMC from scratch, A Practical Introduction to Markov Chain Monte Carlo Methods, Kodansha, 2020.]

(Received June 24, 2022) (Accepted November 30, 2022)

## ESTIMATION OF CROSS-SECTIONAL CHARACTERISTICS BY MACHINE LEARNING FOR EVALUATION OF ADDITIONAL STRESS DUE TO SHEAR LAG

## Hiroki AOKI, Isao SAIKI, Yu OTAKE and Ryohei MITSUI

The distribution of bending stress along the direction perpendicular to the bridge axis on the flange of beams with a wide flange is not uniform due to shear lag. In the design of beams, the additional stress due to the shear lag is considered by reducing the bending rigidity by the effective width. However, it has been known that the shear lag is not caused by bending but by cross-sectional deformation associated with shear deformation. In this context, a beam theory with a degree of freedom of cross-sectional deformation due to shear is proposed to evaluate shear lag effect. While the beam theory considering cross-sectional deformative volume of cross-section is required to obtain a couple of additional cross-sectional parameters. In this study, we propose a method to estimate the additional parameters using LASSO regression and Gaussian process regression. The accuracy of the proposed method is confirmed by a set of test data.