

項目	意見	回答
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」(554 ページ) [正誤表対応]	「(4)固有周期の計算 b.鉛直方向」 の計算条件の表記がおかしい。 誤：鉛直方向固有周期については、剛とみなす。 正：鉛直方向については、剛構造とみなす。	ご指摘の件、他の評価方法と同様の記載に修正します。 b. 鉛直方向 鉛直方向については、剛構造とみなす。
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」(560 ページ) [正誤表対応]	「(6)応力の計算 a.胴の応力 d)運転時質量による胴のラグ付け根部の応力」 で文中に引用されているアタッチメントパラメータ記号に添え字が抜けている。 $\beta \rightarrow \beta \ell$	ご指摘の件、下記のとおり修正します。 運転時質量による鉛直方向曲げモーメント M_i により生じる胴の周方向応力及び軸方向応力は、シェルパラメータ γ 及びアタッチメントパラメータ β_i によって、参考文献(附 4.3-2)の表より値を求める(以下、*を付記する。)ことにより次式で求められる。
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」(560 ページ) [正誤表対応]	「(6)応力の計算 a.胴の応力 e)鉛直方向地震力による胴のラグ付け根部の応力」 に示された式(附 5.2.5-70)～(附 5.2.5-74)は、単純に最大値を求める式となっているが、式(附 5.2.5-90)より C_v (鉛直方向設計震度)の値が 1 未満の場合上向き応力の計算結果がマイナスとなるため、絶対値を付加する必要がある。	ご指摘の件、下記のとおり修正します。 一次応力 $\sigma_{\phi 12} = \max [\sigma_{\phi 12D} , \sigma_{\phi 12U}] \quad \dots \dots \dots \quad (\text{附 } 5.2.5-70)$ 二次応力 $\sigma_{x 12} = \max [\sigma_{x 12D} , \sigma_{x 12U}] \quad \dots \dots \dots \quad (\text{附 } 5.2.5-71)$ $\sigma_{2\phi 12} = \max [\sigma_{2\phi 12D} , \sigma_{2\phi 12U}] \quad \dots \dots \dots \quad (\text{附 } 5.2.5-72)$ $\sigma_{2x 12} = \max [\sigma_{2x 12D} , \sigma_{2x 12U}] \quad \dots \dots \dots \quad (\text{附 } 5.2.5-73)$
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」(561 ページ)	(附 5.2.5-76) 式で使用するアタッチメントパラメータに添え字が抜けている。 $\beta \rightarrow \beta \ell$	ご指摘の件、下記のとおり修正します。また、補正係数も小文字に修正します。 ここで、アタッチメントパラメータ β_i は次式で表される。ただし、二次応力を求める場合は更に k_i を乗じた値とする。
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」(561 ページ) [正誤表対応]	(附 5.2.5-83) 式の上にある記号が誤りである。 反力 $R_v \rightarrow$ 反力 R_D	ご指摘の件、下記のとおり修正します。 反力 R_D によるせん断応力は次式で表される。

項目	意見	回答
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」 (567 ページ) [正誤表対応]	計算式(附 5.2.5-127)が、絶対値和と SRSS 法で共通式となっているが、SRSS 法では式が異なる。(式 (附 5.2.5-151) 参照)	ご指摘の件、下記のとおり修正します。
	絶対値和 : $\sigma_{12} = \frac{1}{2} \left\{ \sigma_{\phi z2} + \sigma_{xz2} + \sqrt{(\sigma_{\phi z2} - \sigma_{xz2})^2 + 4(\tau_{l1} + \tau_{l2} + \tau_{l6})^2} \right\}$	<u>【絶対値和】</u> $\sigma_{12} = \frac{1}{2} \left\{ \sigma_{\phi z2} + \sigma_{xz2} + \sqrt{(\sigma_{\phi z2} - \sigma_{xz2})^2 + 4(\tau_{l1} + \tau_{l2} + \tau_{l6})^2} \right\}$ (附 5.2.5-127)
	SRSS 法 : $\sigma_{12} = \frac{1}{2} \left\{ \sigma_{\phi z2} + \sigma_{xz2} + \sqrt{(\sigma_{\phi z2} - \sigma_{xz2})^2 + 4\left(\tau_{l1} + \sqrt{\tau_{l2}^2 + \tau_{l6}^2}\right)^2} \right\}$	$\sigma_{\phi z2} = \sigma_{\phi 1} + \sigma_{\phi 2}$ (附 5.2.5-128)
		$\sigma_{xz2} = \sigma_{x1} + \sigma_{x2} + \sigma_{x4} + \sigma_{x11}$ (附 5.2.5-129)
		<u>【SRSS 法】</u> $\sigma_{12} = \frac{1}{2} \left\{ \sigma_{\phi z2} + \sigma_{xz2} + \sqrt{(\sigma_{\phi z2} - \sigma_{xz2})^2 + 4\left[\tau_{l1} + \sqrt{\tau_{l2}^2 + \tau_{l6}^2}\right]^2} \right\}$ (附 5.2.5-274)
		$\sigma_{\phi z2} = \sigma_{\phi 1} + \sigma_{\phi 2}$ (附 5.2.5-130)
		$\sigma_{xz2} = \sigma_{x1} + \sigma_{x2} + \sqrt{\sigma_{x4}^2 + \sigma_{x11}^2}$ (附 5.2.5-131)
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」 (574 ページ) [正誤表対応]	第 1 及び第 4 ラグの付け根部 第 2 評価点 の SRSS 法応力計算式(附 5.2.5-215)が、SRSS 法となっていない。 誤 : $\sigma_{2\phi x2} = \sigma_{\phi 10} + \sigma_{2\phi 10} + \sigma_{\phi 2}$ 正 : $\sigma_{2\phi x2} = \sqrt{(\sigma_{\phi 10} + \sigma_{2\phi 10})^2 + \sigma_{\phi 2}^2}$	ご指摘の件、下記のとおり修正します。 $\sigma_{2\phi x2} = \sqrt{(\sigma_{\phi 10} + \sigma_{2\phi 10})^2 + \sigma_{\phi 2}^2}$ (附 5.2.5-215)
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」 (575 ページ) [正誤表対応]	「(6)応力の計算 b. ラグの応力 b) 鉛直方向地震力による応力」に示された式(附 5.2.5-231)、(附 5.2.5-232)は、単純に最大値を求める式となっているが、式(附 5.2.5-90)より Cv(鉛直方向設計震度)の値が 1 未満の場合上向き応力の計算結果がマイナスとなるため、絶対値を付加する必要がある。	ご指摘の件、下記のとおり修正します。 $M_{IV} = \max[M_{ID}, M_{IU}]$ (附 5.2.5-231) $R_V = \max[R_D, R_U]$ (附 5.2.5-232)
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」 (580 ページ) [正誤表対応]	(7)強度評価 b. ラグの応力 の項目で、「ラグ」と表記すべきところが「脚」となっている。 (複数箇所)	ご指摘の件、下記のとおり修正します。 b. ラグの応力 (6) b. e)で求めたラグの組合せ応力が許容応力 f_t 以下であること。 附表 5.2.5-2 ラグの許容応力

項目	意見	回答
【附属書 4.3 本文】 「5.2.5 ラグ支持たて置円筒形容器」 (580 ページ) [現状のまま]	ラグ 1 個あたりのボルト本数は、n 変数名で計算式に使用されているが、計算条件に「本評価式は、ラグ 1 つに対し、ボルトが 2 本取り付けられる場合にのみ適用する」(547 ページ計算条件 i) とあることに注意する。	— (ご指摘にもあるように、「(3) 計算条件」に本文事項として記載している。)
【附属書 4.3 本文】 「5.2.6 平底円筒形貯水タンクの座屈設計法」 (589 ページ) [正誤表対応]	(7) 座屈応力の算出 b.せん断座屈 a) 液圧影響を考慮しない場合のせん断座屈応力 (附 5.2.6-14) 式 $\overline{\tau}_{cr} = \frac{\sigma_y}{\sqrt{3}}$ となっているが、以下の誤りである。 $\overline{\tau}_{cr} = \frac{S_y}{\sqrt{3}}$ 同様に、(附 5.2.6-15) 式の最後の項の分子が $\left(\frac{S_y}{E}\right)^{0.81}$ となっているが、以下の誤りであると思われる。 $\left(\frac{\tau_y}{E}\right)^{0.81}$ 正誤表対応	内圧による平均フープ応力 (σ_h) の降伏応力度の基準値 (F) に対する比及び半径壁厚比 (R/t) によって算出されるもので、 F の置換えとしては全て S_y とすべきでした。せん断座屈評価式については、以下の通り修正いたします。 $\frac{R}{t} \leq \frac{0.204 \left(\frac{E}{S_y} \right)^{0.81}}{\left(\frac{L}{R} \right)^{0.4}} : \quad \overline{\tau}_{cr} = \frac{S_y}{\sqrt{3}} \quad \dots \quad (\text{附 5.2.6-14})$ $\frac{0.204 \left(\frac{E}{S_y} \right)^{0.81}}{\left(\frac{L}{R} \right)^{0.4}} \leq \frac{R}{t} \leq \frac{1.446 \left(\frac{E}{S_y} \right)^{0.81}}{\left(\frac{L}{R} \right)^{0.4}} : \quad \overline{\tau}_{cr} = \frac{0.6S_y}{\sqrt{3}} + \frac{0.4S_y}{\sqrt{3}} \left(\frac{1.446 - \frac{R}{t} \left(\frac{L}{R} \right)^{0.4} \left(\frac{S_y}{E} \right)^{0.81}}{1.242} \right) \quad \dots \quad (\text{附 5.2.6-15})$ $\frac{1.446 \left(\frac{E}{S_y} \right)^{0.81}}{\left(\frac{L}{R} \right)^{0.4}} \leq \frac{R}{t} : \quad \overline{\tau}_{cr} = 0.8 \frac{4.83E}{\left(\frac{L}{R} \sqrt{t_m} \right)^2} \frac{t_m}{R} \sqrt{1 + 0.0239 \left(\frac{L}{R} \sqrt{t_m} \right)^3} \quad \dots \quad (\text{附 5.2.6-16})$
【附属書 4.3 本文】 「5.2.7 平底円筒形貯水タンクの座屈設計法」 (590 ページ) [正誤表対応]	(8) 座屈評価 で参照する式は引用する順番が逆になっている。 式 (附 5.2.6-18) 以下の「ここで～」より 2 ～ 3 行目 誤： 液圧を受けない場合の軸圧縮座屈応力の算定式 (附 5.2.6-6) ～ (附 5.2.6-8) から求めた $\overline{\sigma_{c,cr}}$ を、… 正： 液圧を受けない場合の軸圧縮座屈応力の算定式 (附 5.2.6-9) ～ (附 5.2.6-11) から求めた $\overline{\sigma_{c,cr}}$ を、… 同様に 6 ～ 7 行目 誤： 液圧を受けない場合の曲げ座屈応力の算定式 (附 5.2.6-9) ～ (附 5.2.6-11) から求めた $\overline{\sigma_{b,cr}}$ を、… 正： 液圧を受けない場合の曲げ座屈応力の算定式 (附 5.2.6-6) ～ (附 5.2.6-8) から求めた $\overline{\sigma_{b,cr}}$ を、…	ご指摘の件、下記のとおり修正します。 ここで、第 1 項分母の液圧を受ける場合の軸方向座屈応力 $\sigma_{c,cr}$ は、基準座屈応力算定式 (附 5.2.6-3) ～ (附 5.2.6-5) から求めた σ_{crs} と、液圧を受けない場合の軸圧縮座屈応力の算定式 (附 5.2.6-9) ～ (附 5.2.6-11) から求めた $\overline{\sigma_{c,cr}}$ を、それぞれ $\overline{\sigma_{cr}}$ に置き換えたものを式 (附 5.2.6-1) 又は式 (附 5.2.6-2) に代入して求める。 同様に、第 2 項分母の液圧を受ける場合の座屈応力 $\sigma_{b,cr}$ は、基準座屈応力の算定式 (附 5.2.6-3) ～ (附 5.2.6-5) から求めた σ_{crs} と、液圧を受けない場合の曲げ座屈応力の算定式 (附 5.2.6-6) ～ (附 5.2.6-8) から求めた $\overline{\sigma_{b,cr}}$ を、それぞれ $\overline{\sigma_{cr}}$ に置き換えたものを式 (附 5.2.6-1) 又は式 (附 5.2.6-2) に代入して求める。