

○内空寸法 : 内 幅(B) 1200 mm

内 高(H) 800 mm 長 さ(L) 2000 mm

○設計条件: 荷 重 T'荷重 (横断)

土被り H1= 0.200 m H2= 3.000 m

千葉窯業株式会社

- 1 設計条件
- 1.1 一般条件

構造形式 : 一径間ボックスラーメン

内空寸法 : (B) $1200 \times (H) 800 \times (L) 2000 \text{ [mm]}$

土被り : $H1 = 0.200 \sim H2 = 3.000 [m]$

道路舗装厚 : t = 0.200 [m]

路盤厚 : tb = 0.000 [m]

1.2 単位容積重量

舗装材 : $\gamma a = 22.5 [kN/m^3]$ 路盤材(地下水位以上) : $\gamma b = 19.0 [kN/m^3]$ 路盤材(地下水位以下) : $\gamma \text{ bw} = 10.0 \text{ [kN/m}^3]$ 鉄筋コンクリート : $\gamma c = 24.5 [kN/m^3]$ 土 (地下水位以上) : $\gamma s = 18.0 [kN/m^3]$ + (地下水位以下) : $\gamma w = 9.0 [kN/m^3]$

1.3 土圧係数 平) (水 : Ka = 0.500(鉛 直) $\alpha = 1.000$

(上 載) : T'荷重 横断通行 1.4 活荷重

(輪接地幅 a = 0.20m b = 0.50m)

(側 載) : $Q = 10.0 [kN/m^2]$

i = 0.3001.5 衝擊係数

1.6 鉄筋かぶり : 頂 版 底 版 側壁

> (内側) 35 mm 35 mm 35 mm (外側) 35 mm 35 mm 35 mm

1.7 断面力低減係数(土被りH1) : $\beta = 0.9$ (土被りH2) : $\beta = 0.9$

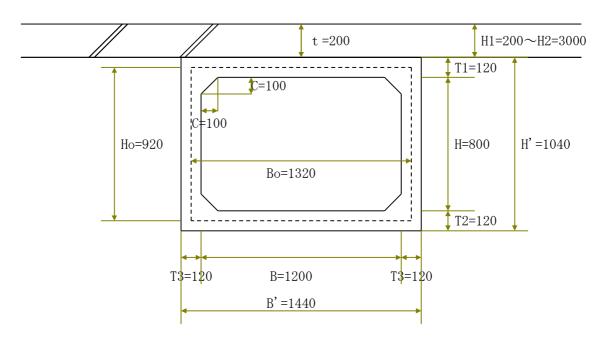
1.8 許容応力度

鉄筋引張応力度 : $\sigma \, \text{sa} = 160 \, [\, \text{N/mm}^2\,]$: $\sigma sy = 295 \left[N/mm^2 \right]$ 鉄筋降伏点応力度

コンクリート

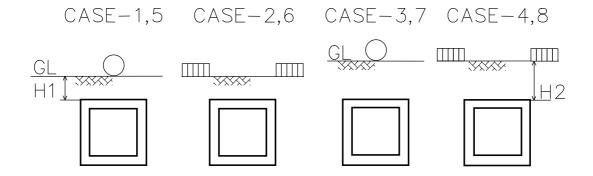
設計基準強度 : $\sigma \, \mathrm{ck} = 40.0 \, [\,\mathrm{N/mm^2}]$ 曲げ圧縮応力度 : $\sigma ca = 14.0 [N/mm^2]$ せん断応力度 $\tau a = 0.270 [N/mm^2]$

1.9 標準断面図



[単位:mm]

1.10 荷重の組合せ



[荷重 CASE]

CASE 1, 3, 5, 7は、荷重がカルバート上載の場合

CASE 2, 4, 6, 8は、荷重がカルバート側載の場合

また

CASE 1, 2, 5, 6は、土被りH1 の場合

CASE 3, 4, 7, 8は、土被りH2 の場合

また

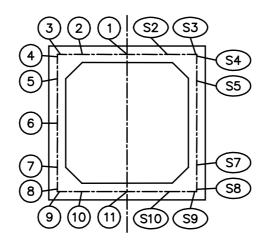
CASE 1, 2, 3, 4は、地下水の影響が無い場合

CASE 5, 6, 7, 8は、地下水の影響が有る場合

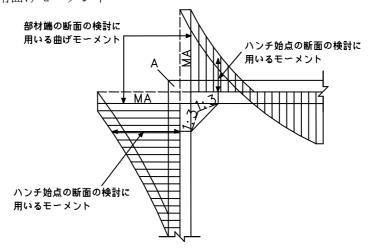
■ 本設計書は、CASE-1, 2, 3, 4 について行う。

2 断面力計算

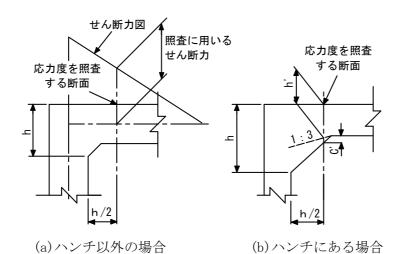
ボックスカルバートの曲げモーメント及びせん断力照査位置 曲げモーメント せん断力



1) 断面検討用曲げモーメント



2) せん断力に対する照査



b) について

ハンチにある場合の部材断面の高さは、ハンチにかかっている部分 ${\cal C}$ の 1/3 まで大きくとります。

h' = T + C'/3

2.1.1 設計荷重 (CASE - 1)

(1) 頂版自重

 $P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 2.940 \text{ kN/m}^2$

- (2) 土圧
 - 鉛直土圧

$$P vd2 = \alpha \times \{ \gamma s \times (H1 - t - t b) + \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$
 = 4.500 kN/m²

② 水平土圧

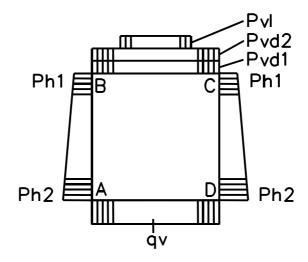
$$Phd1=Ka\times \{\gamma a\times t + \gamma b\times t b + \gamma s\times (H1-t-tb+T1/2)\} = 2.790 \text{ kN/m}^2$$

$$P hd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b + \gamma s \times (H1 - t - t b + T1/2 + Ho) \}$$
 = 11.070 kN/m²

- (3) 活荷重
- ① 輪分布幅 $u = a + 2 \times H1$ = 0.600 m $v = b + 2 \times H1$ = 0.900 m
- ② 活荷重 $P1 = 0.4 \times T \times (1 + i) \times \beta$ = 117.000 kN $Pv1 = 2 \times P1/2.75/u$ = 141.818 kN/m²
- (4) 底版反力

$$q v = P v d1 + P v d2 + \{P v 1 \times u + \gamma c \times (2 \times T 3 \times H_0 + 2 \times C^2)\} / B_0 = 76.372 \text{ kN/m}^2$$

[荷重図]



2.1.2 構 造 解 析 (CASE - 1)

ボックスカルバートの断面力の算定は、ラーメン構造として解析する。 なお、ラーメン解析は、部材節点の剛域を考慮しないたわみ角法 によって行う。

(1) ラーメン計算

① 係 数

$$\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3) = 0.697$$

 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3) = 0.697$
 $\text{N1} = 2 + \alpha = 2.697, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 2.697$

② 荷 重 項

 $CAD = q v \times B o^2 / 12$ = 11.089 kN·m

CBC =
$$\{2 \times (P vd1 + P vd2) \times B o^3 + P v1 \times u \times (3 \times B o^2 - u^2)\} / (24 \times B o)$$
 = 14.153 kN·m

$$CAB = (Ho^2) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 0.547 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 0.430 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

③ たわみ角

$$\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\}$$

$$/(N1 \times N2 - 1) = -6.719 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\}$$

$$-(N1 \times N2 - 1) = 7.580 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

④ 端モーメント

$$MAB = 2 \times \theta A + \theta B - CAB = -6.406 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MAD = \beta \times \theta A + CAD = 6.406 kN \cdot m$$

$$MBA = 2 \times \theta B + \theta A + CBA = 8.870 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MBC = \alpha \times \theta B - CBC = -8.870 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

MAB + MAD = 0

MBA + MBC = 0

2.1.3 各部材の断面力 (CASE - 1)

- (1) 頂版
 - ① せん断力

$$SXBC = \{(Pvd1 + Pvd2) \times Bo + Pv1 \times u\}/2 - (Pvd1 + Pvd2) \times x = 46.191 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$\text{Mmax} = (P \text{ vd1} + P \text{ vd2}) \times B \text{ o}^{2} / 8$$

$$+ P \text{ v1} \times u \times (B \text{ o} / 2 - u / 4) / 2 + MBC$$

$$= 14.448 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 37.422 kN$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = q v \times B o^2 / 8 - MAD = 10.228 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

$$S XAB = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = -0.608 \text{ kN}$$

S XBA =
$$Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

 $-(MAB + MBA)/Ho$
 $-Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho)$ = -4.627 kN

② 曲げモーメント

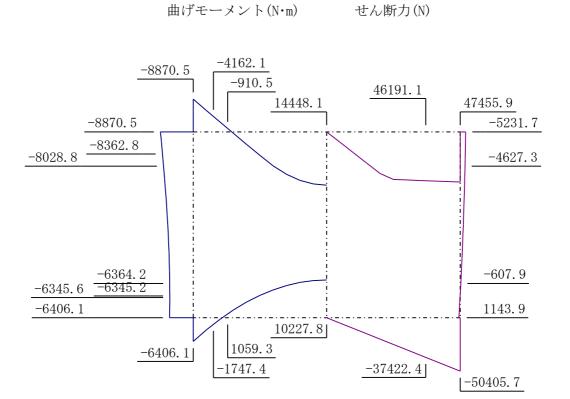
接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

$$Sx = SAB-Phd2 \times x - (Phd1-Phd2) \times x^2 / (2 \times Ho) = 0$$

上式を用いて x を求めると。 x = 0.108 m

$$\begin{array}{lll} \mathsf{Mmax} &=& \mathsf{S}\,\mathsf{AB} \times \mathbf{x} - \mathsf{P}\,\mathsf{hd2} \times \mathbf{x}^{\,2} / 2 \\ &-& (\mathsf{P}\,\mathsf{hd1} - \mathsf{P}\,\mathsf{hd2}) \times \mathbf{x}^{\,3} / \left(6 \times \mathsf{Ho}\right) + \mathsf{MAB} \end{array} \qquad = & -6.345 \; \mathsf{kN} \cdot \mathsf{m} \end{array}$$

		[/単	位長]	
部材 照査点	距離	曲げモーメント	せん断力	軸力
	$_{\mathrm{X}}$ (m)	\mathbf{M} (N*m)	S (N)	N(N)
3, S3 端 部	0.060	-8871	47456	5232
頂版 2 ハンチ始点	0. 160	-4162	*****	5232
S2 τ 点	0. 170	-911	46191	5232
1 中央	0.660	14448	0	5232
 9, S9 端 部	0.060	-6406	50406	1144
底版 10 パチ始点	0. 160	-1747	*****	1144
S10 τ 点	0.170	1059	37422	1144
11 中 央	0.660	10228	0	1144
4, S4 上 端部	0. 860	-8871	-5232	47456
5 上ハンチ点	0.760	-8363	*****	47777
S5 上 τ 点	0.750	-8029	-4627	48001
側壁 6 中 間	0.108	-6345	0	50059
S7 下 τ 点	0. 170	-6364	-608	49861
7 下ハンチ点	0. 160	-6346	*****	50085
8, S8 下 端部	0.060	-6406	1144	50406



- 2.2.1 設計荷重 (CASE 2)
 - (1) 頂版自重

$$P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 2.940 \text{ kN/m}^2$$

- (2) 十圧
 - ① 鉛直土圧

$$P vd2 = \alpha \times \{ \gamma s \times (H1 - t - t b) + \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$
 = 4.500 kN/m²

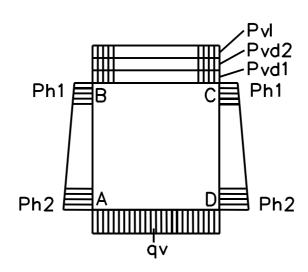
② 水平土圧

$$\begin{array}{lll} P\,hd1\!=\!K\,a\!\times\! & \{\,\gamma\,a\!\times\!t\!+\!\gamma\,b\!\times\!t\,b \\ & +\gamma\,s\!\times\!(H1\!-\!t\!-\!t\,b\!+\!T1/2)\,\} & +P\,q \end{array} \\ = & 7.\,790~k\,N/m^2 \\ P\,hd2\!=\!K\,a\!\times\! & \{\,\gamma\,a\!\times\!t\!+\!\gamma\,b\!\times\!t\,b \\ & +\gamma\,s\!\times\!(H1\!-\!t\!-\!t\,b\!+\!T1/2\!+\!Ho)\,\} & +P\,q \end{array} \\ = & 16.\,070~k\,N/m^2 \end{array}$$

ここに、Pq はカルバート側面に作用する活荷重による水平土圧で $Pq = Ka \times 10.0 = 5.0 \text{ kN/m}^2$ とする。

- (4) 底版反力

 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 11.909 kN/m^2$ [荷重図]



2.2.2 構 造 解 析 (CASE - 2)

ボックスカルバートの断面力の算定は、ラーメン構造として解析する。 なお、ラーメン解析は、部材節点の剛域を考慮しないたわみ角法 によって行う。

(1) ラーメン計算

- ① 係 数
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 0.697 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 0.697 $\text{N1} = 2 + \alpha = 2.697, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 2.697$
- ② 荷 重 項

 $CAD = q v \times B o^2 / 12 \qquad = 1.729 \text{ kN} \cdot \text{m}$

CBC = $\{(Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo^2\}/12$ = 1.080 kN·m

 $CAB = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 0.900 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 0.783 \text{ kN} \cdot \text{m}$

③ たわみ角

 $\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = -0.404 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1) = 0.260 \text{ kN} \cdot \text{m}$

④ 端モーメント

 $MAB = 2 \times \theta A + \theta B - CAB = -1.448 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MAD = \beta \times \theta A + CAD = 1.448 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MBA = 2 \times \theta B + \theta A + CBA = 0.899 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MBC = \alpha \times \theta B - CBC = -0.899 \text{ kN} \cdot \text{m}$

MAB + MAD = 0

MBA + MBC = 0

2.2.3 各部材の断面力 (CASE - 2)

- (1) 頂版
 - ① せん断力

 $SXBC = (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo/2 - (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times x = 3.646 \text{ kN}$

② 曲げモーメント

 $Mmax = (Pvd1 + Pvd2) \times Bo^{2}/8 + Pv1 \times Bo^{2}/8 + MBC = 0.721 \text{ kN} \cdot \text{m}$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$S XAD = q v \times B o / 2 - q v \times x = -2.802 kN$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = q v \times B o^2 / 8 - MAD = 1.146 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

$$S XAB = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho) = 4.117 \text{ kN}$$

$$S XBA = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho) = -2.802 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

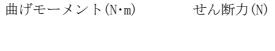
$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^2/(2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 0.484 m

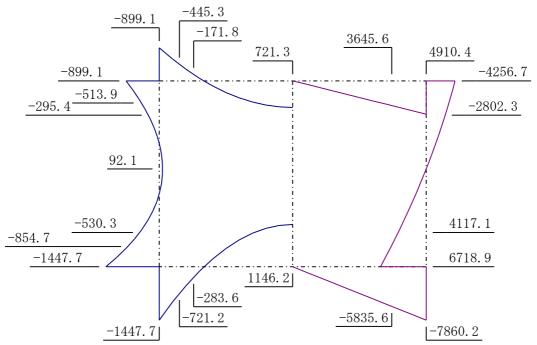
$$M_{\text{max}} = S AB \times x - P hd2 \times x^{2} / 2$$

$$- (P hd1 - P hd2) \times x^{3} / (6 \times Ho) + MAB = 0.092 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

RL429000

部材	照査点	距 離 x (m)	曲げモーメント M (N*m)	せん断力 S (N)	[/単位長] 軸 力 N(N)
頂版	3, S3 端 部	0. 060	-899	4910	4257
	2 ///チ始点	0. 160	-445	******	4257
	S2 τ 点	0. 170	-172	3646	4257
	1 中 央	0. 660	721	0	4257
底版	9, S9 端 部	0. 060	-1448	7860	6719
	10 ハンチ始点	0. 160	-721	******	6719
	S10 τ 点	0. 170	-284	5836	6719
	11 中 央	0. 660	1146	0	6719
側壁	4, S4 上 端部 5 上 ν ۶ 点 S5 上 τ 点 6 中 間 S7 下 τ 点 7 下 ν ۶ 点 8, S8 下 端部	0. 860 0. 760 0. 750 0. 484 0. 170 0. 160 0. 060	-899 -514 -295 92 -530 -855 -1448	-4257 ****** -2802 0 4117 ****** 6719	4910 5231 5456 6308 7315 7540 7860





 $= 36.270 \text{ kN/m}^2$

2.3.1 設計荷重 (CASE - 3)

(1) 頂版自重

 $P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 2.940 \text{ kN/m}^2$

- (2) 土圧
 - ① 鉛直土圧

$$P vd2 = \alpha \times \{ \gamma s \times (H2 - t - t b) + \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$
 = 54.900 kN/m²

② 水平土圧

$$Phd1 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2) \}$$

$$= 27.990 \text{ kN/m}^{2}$$

$$Phd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$

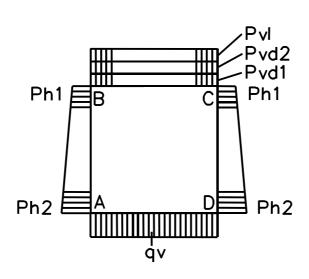
 $+ \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2 + Ho)$

(3) 活荷重

① 輪分布幅
$$u = a + 2 \times H2$$
 $= 6.200 \text{ m}$ $v = b + 2 \times H2$ $= 6.500 \text{ m}$ $= 117.000 \text{ kN}$ $= 13.724 \text{ kN/m}^2$

(4) 底版反力 q v = $P v d1 + P v d2 + P v 1 + \gamma c \times (2 \times T 3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 76.034 kN/m^2$

[荷重図]



2.3.2 構 造 解 析 (CASE - 3)

ボックスカルバートの断面力の算定は、ラーメン構造として解析する。 なお、ラーメン解析は、部材節点の剛域を考慮しないたわみ角法 によって行う。

(1) ラーメン計算

- ① 係 数
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3) = 0.697$ $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3) = 0.697$ $\text{N1} = 2 + \alpha = 2.697, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 2.697$
- ② 荷 重 項

 $CAD = q v \times Bo^{2}/12 = 11.040 \text{ kN} \cdot \text{m}$ $CBC = \{ (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo^{2} \}/12 = 10.391 \text{ kN} \cdot \text{m}$ $CAB = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2)/60 = 2.325 \text{ kN} \cdot \text{m}$ $CBA = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1)/60 = 2.208 \text{ kN} \cdot \text{m}$

③ たわみ角

 $\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = -5.051 \text{ kN} \cdot \text{m}$ $\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1) = 4.907 \text{ kN} \cdot \text{m}$

④ 端モーメント

 $\begin{aligned} \text{MAB} &= 2 \times \theta \, \text{A} + \theta \, \text{B} - \text{CAB} \\ \text{MAD} &= \beta \times \theta \, \text{A} + \text{CAD} \\ \text{MBA} &= 2 \times \theta \, \text{B} + \theta \, \text{A} + \text{CBA} \end{aligned} \qquad \begin{aligned} &= -7.520 \, \, \text{kN} \cdot \text{m} \\ &= 7.520 \, \, \text{kN} \cdot \text{m} \\ &= 6.971 \, \, \text{kN} \cdot \text{m} \\ \text{MBC} &= \alpha \times \theta \, \text{B} - \text{CBC} \end{aligned} \qquad \begin{aligned} &= -6.971 \, \, \text{kN} \cdot \text{m} \end{aligned}$

MAB + MAD = 0

MBA + MBC = 0

= 0.469 m

2.3.3 各部材の断面力 (CASE - 3)

- (1) 頂版
 - ① せん断力

$$SXBC = (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo/2 - (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times x = 35.066 kN$$

② 曲げモーメント

$$M_{\text{max}} = (P_{\text{vd1}} + P_{\text{vd2}}) \times B_{\text{o}}^2 / 8 + P_{\text{v1}} \times B_{\text{o}}^2 / 8 + MBC = 8.616 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 37.257 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$M_{\text{max}} = q_{\text{V}} \times B_{\text{O}}^2 / 8 - M_{\text{AD}}$$
 = 9.040 kN·m

- (3) 側壁
 - ① せん断力

$$S XAB = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 9.975 \text{ kN}$$

S XBA =
$$Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

 $-(MAB+MBA)/Ho$
 $-Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho)$ = -8.660 kN

② 曲げモーメント

接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

上式を用いて x を求めると。 x

$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 0$$

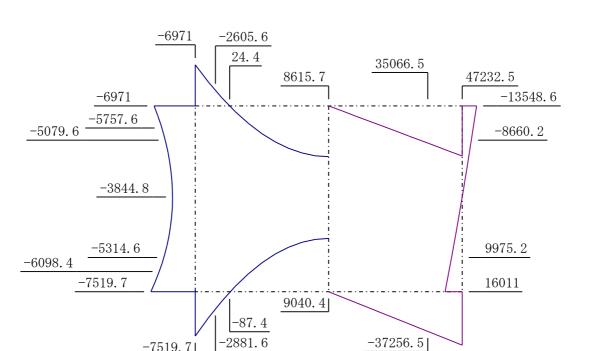
$$Mmax = SAB \times x - Phd2 \times x^{2}/2
- (Phd1 - Phd2) \times x^{3}/(6 \times Ho) + MAB = -3.845 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

RL429000

部材	照査点	距 離 x(m)	曲げモーメント M (N*m)	せん断力 S (N)	[/単位長] 軸 力 N(N)
頂版	3, S3 端 部	0. 060	-6971	47233	13549
	2 ///チ始点	0. 160	-2606	******	13549
	S2 τ 点	0. 170	24	35067	13549
	1 中 央	0. 660	8616	0	13549
底版	9, S9 端 部	0. 060	-7520	50182	16011
	10 ハンチ始点	0. 160	-2882	******	16011
	S10 τ 点	0. 170	-87	37257	16011
	11 中 央	0. 660	9040	0	16011
側壁	4, S4 上 端部 5 上 ν/f 点 S5 上 τ 点 6 中 間 S7 下 τ 点 7 下 ν/f 点 8, S8 下 端部	0. 860 0. 760 0. 750 0. 469 0. 170 0. 160 0. 060	-6971 -5758 -5080 -3845 -5315 -6098 -7520	-13549 ***** -8660 0 9975 ****** 16011	47233 47553 47778 48679 49637 49862 50182

せん断力(N)

|-50182.3



曲げモーメント(N·m)

-7519.7

- 2.4.1 設計荷重 (CASE 4)
- (1) 頂版自重

 $P vd1 = \gamma c \times T1$ = 2.940 kN/m²

- (2) 土圧
 - ① 鉛直土圧

$$P vd2 = \alpha \times \{ \gamma s \times (H2 - t - t b) + \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$
 = 54.900 kN/m²

② 水平土圧

$$Phd1 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2) \} + Pq = 32.990 \text{ kN/m}^{2}$$

$$Phd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$

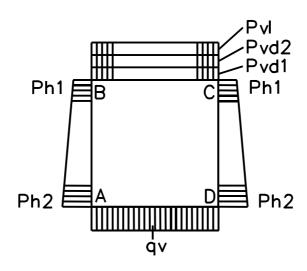
$$+ \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2 + Ho) \} + Pq$$
 = 41.270 kN/m²

ここに、Pq はカルバート側面に作用する活荷重による水平土圧で $Pq = Ka \times 10.0 = 5.0 \text{ kN/m}^2$ とする。

(3) 活荷重 Pvl = 0

(4) 底版反力

 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 62.309 \text{ kN/m}^2$ [荷重図]



2.4.2 構 造 解 析 (CASE - 4)

ボックスカルバートの断面力の算定は、ラーメン構造として解析する。 なお、ラーメン解析は、部材節点の剛域を考慮しないたわみ角法 によって行う。

(1) ラーメン計算

- ① 係 数
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3) = 0.697$ $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3) = 0.697$ $\text{N1} = 2 + \alpha = 2.697, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 2.697$
- ② 荷 重 項

$$CAD = q v \times Bo^{2}/12 = 9.047 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CBC = \{(Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo^{2}\}/12 = 8.398 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CAB = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2)/60 = 2.677 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CBA = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1)/60 = 2.561 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

③ たわみ角

$$\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = -3.669 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1) = 3.525 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

④ 端モーメント

$$\begin{aligned} \mathsf{MAB} &= 2 \times \theta \, \mathsf{A} + \theta \, \mathsf{B} - \mathsf{CAB} \\ \mathsf{MAD} &= \beta \times \theta \, \mathsf{A} + \mathsf{CAD} \\ \mathsf{MBA} &= \beta \times \theta \, \mathsf{A} + \mathsf{CAD} \\ \mathsf{MBA} &= 2 \times \theta \, \mathsf{B} + \theta \, \mathsf{A} + \mathsf{CBA} \\ \mathsf{MBC} &= \alpha \times \theta \, \mathsf{B} - \mathsf{CBC} \\ \mathsf{MAB} + \mathsf{MAD} &= 0 \\ \mathsf{MBA} + \mathsf{MBC} &= 0 \end{aligned}$$

2.4.3 各部材の断面力 (CASE - 4)

- (1) 頂版
 - ① せん断力 SXBC = (Pvd1+Pvd2+Pv1)×Bo/2-(Pvd1+Pvd2+Pv1)×x = 28.342 kN
 - ② 曲げモーメント

$$M_{max} = (P_{vd1} + P_{vd2}) \times B_{o^2}/8 + P_{v1} \times B_{o^2}/8 + MBC = 6.656 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 30.532 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = qv \times Bo^{2}/8 - MAD = 7.081 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

$$S XAB = Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

$$- (MAB + MBA)/Ho$$

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho) = 11.425 \text{ kN}$$

S XBA =
$$Phd1 \times Ho/2 + (Phd2 - Phd1) \times Ho/3$$

 $- (MAB + MBA) / Ho$
 $- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2 / (2 \times Ho)$ = -10.110 kN

② 曲げモーメント

接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^2/(2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 0.468 m

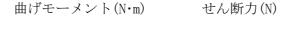
$$\text{Mmax} = \text{SAB} \times \text{x} - \text{Phd2} \times \text{x}^2/2$$

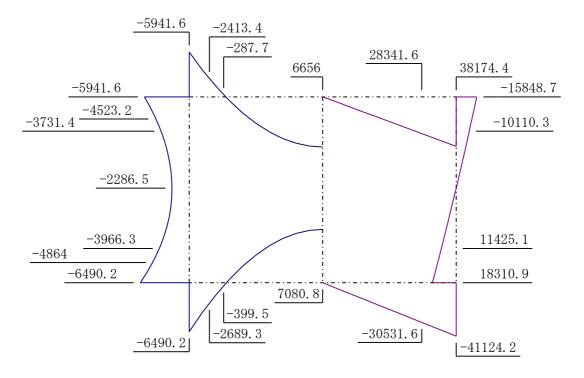
$$- (\text{Phd1} - \text{Phd2}) \times \text{x}^3/(6 \times \text{Ho}) + \text{MAB}$$

$$= -2.287 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

RL429000

部材	照査点	距 離 x(m)	曲げモーメント M (N*m)	せん断力 S(N)	[/単位長] 軸 力 N(N)
頂版	3, S3 端 部	0. 060	-5942	38174	15849
	2 ///f始点	0. 160	-2413	******	15849
	S2 τ 点	0. 170	-288	28342	15849
	1 中 央	0. 660	6656	0	15849
底版	9, S9 端 部	0. 060	-6490	41124	18311
	10 ///f始点	0. 160	-2689	******	18311
	S10 τ 点	0. 170	-400	30532	18311
	11 中 央	0. 660	7081	0	18311
側壁	4, S4 上 端部 5 上ννf点 S5 上 τ点 6 中 間 S7 下 τ点 7 下ννf点 8, S8 下 端部	0. 860 0. 760 0. 750 0. 468 0. 170 0. 160 0. 060	-5942 -4523 -3731 -2287 -3966 -4864 -6490	-15849 ****** -10110 0 11425 ****** 18311	38174 38495 38720 39624 40579 40804 41124





3 断面力集計表

各ケースより断面力の最大値を抽出する。

 M : 部材モーメント
 (kN·m)

 N : 軸 力
 (kN)

 e : M/N 偏位量
 (cm)

 c : 部材中心軸と鉄筋間距離
 (cm)

 Ms : 軸力を考慮した曲げモーメント
 (kN·m)

 $Ms = N \times (e + c) / 100 \quad (kN \cdot m)$

但し、軸力は

項版端部軸力 = 側壁上端部せん断力 底版端部軸力 = 側壁下端部せん断力 側壁上端部軸力 = 頂版端部せん断力 側壁下端部軸力 = 底版端部せん断力

とし、側壁中間点の軸力は側壁自重による軸力を考慮する。

[/単位長]

部材	点	$M \ (k N \cdot m)$	N (kN)	e (cm)	c (cm)	Ms (kN⋅m)	CASE M
	端部	-8.870	5. 232	169. 55	4. 17	9.088	1
頂版	ハンチ始点	-4. 162	5. 232	79. 56	2. 50	4. 293	1
	中 央	14. 448	5. 232	276. 16	2.50	14. 579	1
	端部	-7. 520	16. 011	46. 97	4. 17	8. 187	3
底版	ハンチ始点	-2. 882	16. 011	18.00	2. 50	3. 282	3
	中 央	10. 228	1. 144	894. 12	2.50	10.256	1
	上端部	-8. 870	47. 456	18. 69	4. 17	10.848	1
	上ハンチ点	-8. 363	47. 776	17. 50	2. 50	9. 557	1
側壁	中間	-6. 345	50.059	12.68	2.50	7.597	1
	下心,	-6. 346	50. 085	12. 67	2. 50	7. 598	1
	下端部	-7. 520	50. 182	14. 98	4. 17	9.611	3

注1) CASE のMは、曲げモーメント抽出ケースを示す。

4 必要有効高および必要鉄筋量

4.1 必要有効高

$$k = n \times \sigma \operatorname{ca} / (n \times \sigma \operatorname{ca} + \sigma \operatorname{sa}) = 0.568$$

$$c 1 = \sqrt{[6 / \sigma \operatorname{ca} / (3 - k) / k]} = 0.557$$

$$d = c1 \times \sqrt{Ms/b}$$
 $h = d + d' < T$

4.2 必要鉄筋量

下端部

9.611

鉄筋の曲げ引張応力度が許容値(σsa)に達する場合の必要鉄筋量(As)

$$As = [\sigma c / 2 \times s - N / (b \times da)] / \sigma sa \times b \times da$$

部材 必要部材厚 部材厚 必要鉄筋量 点 Ms 必要有効高 $(k N \cdot m/m)$ d (cm) d+d (cm) T (cm) $As(cm^2/m)$ 端部 9.088 5.31 8.81 15.33 5.020 頂版 ハンチ始点 4.293 3.65 7.15 12.00 3.174 中央 14.579 6.73 10.23 12.00 12.449 端部 8.187 5.04 8.54 15.33 3, 792 底版 心チ始点 6.69 12.00 3.282 3.19 1.644 中央 10.256 5.64 9.14 12.00 8,707 上端部 10.848 5.80 9.30 15.33 3.473 上ハンチ点 9.557 5.45 8.95 12.00 5.158 中間 側壁 7.597 4.86 8.36 12.00 3.256 下ハンチ点 7.598 4.86 8.36 12.00 3, 255

d+d' < T CHECK OK

8. 96 15. 33

5.46

5 配筋及び実応力度

実応力度は、次式により計算する。

5.1 コンクリート及び鉄筋

$$\sigma c = N / \{b \times x / 2 - n \times As / x (c + T / 2 - x)\}$$

$$\sigma s = n \times \sigma c / x \times (c + T / 2 - x)$$

N : 軸力 ここに、 (kN)b : 部材幅 (cm) T : 部材厚 (cm) c : 部材中心軸と鉄筋間距離 (cm) As: 主鉄筋断面積 (cm^2/m) x : 中心軸。次の3次元方程式より求める。 $x^3 - 3 \times (T / 2 - e) \times x^2$ + 6 \times n \times As / b \times (e + c) \times x $-6 \times n \times As / b \times (c + T / 2)$ \times (e + c) = 0

e : 偏位量 (M / N) (cm)

配 筋(製品当り)

 頂版内側
 頂版外側
 底版内側
 底版外側
 側壁内側
 側壁外側

 D 16 - 16
 D 10 - 16
 D 13 - 16
 D 10 - 16
 D -0 - 0
 D 10 - 16

 D 0 - 0
 D 0 - 0
 D 0 - 0
 D 0 - 0
 D 0 - 0
 D 0 - 0

部材	点	部材幅	使用鉄筋量	X	実 応	力	度 (N/mm^2)
		b (cm)	$As(cm^2/m)$	(cm)	σс	σs	σs'
	端部	100.00	5. 706	3.821	4.50	141.7	0.0
頂版	ハンチ始点	100.00	5. 706	3. 168	3.64	91.9	0.0
	中 央	100.00	15.888	4.450	9.34	127.5	0.0
	端部	100.00	5. 706	4.084	3.83	108.9	0.0
底版	ハンチ始点	100.00	5. 706	3.607	2.49	50.7	0.0
	中 央	100.00	10. 136	3.797	7.47	138.7	0.0
	上端部	100.00	5. 706	4.706	4. 49	102.0	0.0
	上ハンチ点	100.00	5. 706	3.624	7. 23	146.0	0.0
側壁	中間	100.00	5. 706	3.881	5. 43	97.0	0.0
	下ハンチ点	100.00	5. 706	3.881	5. 43	97.0	0.0
	下端部	100.00	5. 706	4.995	3. 78	77.7	0.0

 $\sigma c < \sigma ca \ \sigma s < \sigma sa$ CHECK OK

6 せん断力に対する検討

6.1 せん断力照査点の断面力と最大値抽出

部材	断面力	CASE-1	CASE-2	CASE-3	CASE-4	CASE-5	CASE-6	CASE-7	CASE-8
	S	46. 191	3.646	35.066	28. 342				
頂版	M	-0.910							
τ点	N	5. 232							
	最大	0							
	S	37. 422	5.836	37. 257	30. 532				
底版	M	1.059							
τ点	N	1. 144							
	最大	0							
	S	-4. 627	-2.802	-8.660	-10.110				
側壁上	M				-3. 731				
τ点	N				38. 719				
	最大				\circ				
	S	-0.608	4. 117	9. 975	11. 425				
側壁下 τ点	M				-3.966				
	N				40. 579				
	最大				0				

ここに、S: せん断力(kN)、M: モーメント(kN・m)、N: 軸力(kN)を示す。

6.2 せん断応力度の照査

コンクリートのせん断応力度は、平均せん断応力度として算出する。

$$\tau = \frac{S}{b \cdot d} \times 10 < Ce \cdot Cpt \cdot CN \cdot \tau a$$
 ここに、 S : せん断力 (kN) d : 有効高さ (cm) b : 部材幅 (cm)

各せん断応力度照査位置の許容せん断応力度は、以下の補正係数を乗じて求める。

① 部材断面の有効高 d の影響

次表に示す部材断面の有効高さに関する補正係数(Ce)をτaに乗じる。

有効高さ (m)	0.3以下	1. 0	3. 0	5. 0	10.0以上
補正係数(Ce)	1. 4	1. 0	0.7	0.6	0.5

② 軸方向引張鉄筋比の影響

次表に示す軸方向引張鉄筋比に関する補正係数(Cpt) をτa に乗じる。 鉄筋比は中立軸よりも引張側にある軸方向鉄筋の断面積の総和をbd で除して求める。

Г	コロビタサムケ いょ (0/)					1 0 01 1
	引張鉄筋比(%)	0.1	0.2	0.3	0.5	1.0以上
ſ	補正係数(Cpt)	0. 7	0.9	1.0	1.2	1.5

③ 軸方向圧縮力の影響

軸方向圧縮力が大きな部材の場合、次式により計算される軸方向圧縮力による補正係数(Cn) をτaに乗じる。

Cn = 1 + Mo/M $Mo = N/Ac \cdot Ic/y$ $t \in \mathbb{Z}$ $1 \leq Cn \leq 2$

ここに、Cn:軸方向力による補正係数

Mo:軸方向力によりコンクリートの応力度が引張縁で0となる曲げモーメント(kN・m)

M: 断面に作用する曲げモーメント(kN・m) N:断面に作用する軸方向圧縮力(kN)

Ic: 図心軸に関する断面二次モーメント(m4)

Ac: 部材断面積(m2)

y:断面図心より引張縁までの距離(m)

補正係数①、②を求める。

照査位置	部材厚	かぶり	有効高	Се	引張鉄筋		鉄筋比	Cpt
	T	ď'	d		径-本数	As	Pt	
	(m)	(m)	(m)			(cm2)	(%)	
頂版 τ 点	0.120	0.035	0.085000	1.400	D10-8	5. 706	0.671	1.303
底版 τ 点	0.120	0.035	0.085000	1.400	D13-8	10. 136	1. 192	1.500
側壁上 τ 点	0.120	0.035	0.085000	1.400	D10-8	5. 706	0.671	1. 303
側壁下 τ 点	0.120	0.035	0.085000	1.400	D10-8	5. 706	0.671	1.303

補正係数③を求める。

照査位置	M	N	Ac	Ic	У	Мо	Cn
	(kN • m)	(kN)	(m2)	(m4)	(m)	(kN • m)	
頂版τ点	-0.910	5. 232	0.12000	0.000144	0.06000	0. 105	1. 115
底版 τ 点	1.059	1. 144	0.12000	0.000144	0.06000	0.023	1.022
側壁上 τ 点	-3. 731	38. 720	0.12000	0.000144	0.06000	0.774	1. 208
側壁下 τ 点	-3. 966	40. 579	0.12000	0.000144	0.06000	0.812	1. 205

補正した許容せん断応力度

照査位置	τα		補正係数				
		Се	Cpt	Cn	τа		
頂版 τ 点	0. 270	1.400	1. 303	1. 115	0. 549		
底版 τ 点	0.270	1.400	1.500	1.022	0. 579		
側壁上 τ 点	0. 270	1.400	1. 303	1. 208	0. 595		
側壁下 τ 点	0.270	1.400	1.303	1. 205	0. 593		

せん断応力度の照査

_ · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
照査位置	せん断力	応力度	補正	判定
	S	τ	τα	
	(kN)	(N/mm2)	(N/mm2)	
頂版 τ 点	46. 191	0.543	0. 549	OK
底版 τ 点	37. 422	0. 440	0. 579	OK
側壁上 τ 点	10. 110	0. 119	0. 595	OK
側壁下 τ 点	11. 425	0. 134	0. 593	OK

以上