

○内空寸法 : 内 幅(B) 1300 mm

内 高(H) 1000 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) $1300 \times (H) 1000 \times (L) 2000 [mm]$

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

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 : $\gamma c = 24.5 \text{ [kN/m}^3\text{]}$ 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 : T'荷重 横断通行 1.4 活荷重 載)

(輪接地幅 a = 0.20m b = 0.50m)

(側 載) : $Q = 10.0 [kN/m^2]$

1.5 衝擊係数 i = 0.300

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) : $\beta = 0.9$

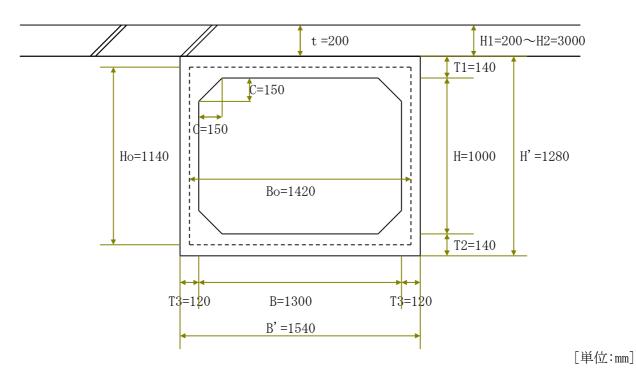
1.8 許容応力度

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

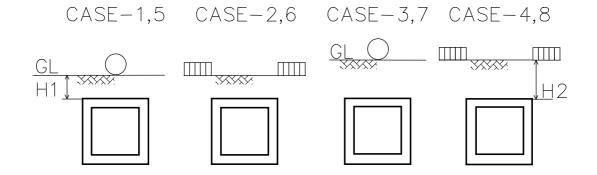
コンクリート

設計基準強度 : $\sigma \, ck = 40.0 \, [N/mm^2]$ 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



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

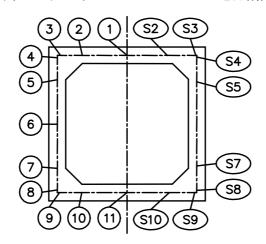
CASE 1, 2, 3, 4は、地下水の影響が無い場合

CASE 5, 6, 7, 8は、地下水の影響が有る場合

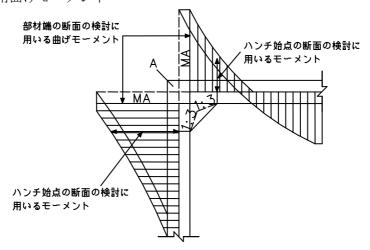
■ 本設計書は、CASE-1, 2, 3, 4 について行う。

2 断面力計算

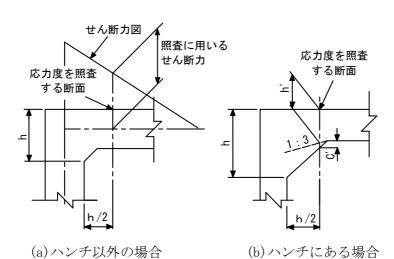
ボックスカルバートの曲げモーメント及びせん断力照査位置 曲げモーメント せん断力



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 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

 $P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 3.430 \text{ kN/m}^2$

- (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

$$Phd1=Ka\times \{\gamma a\times t + \gamma b\times t b + \gamma s\times (H1-t-tb+T1/2)\}$$
 = 2.880 kN/m²

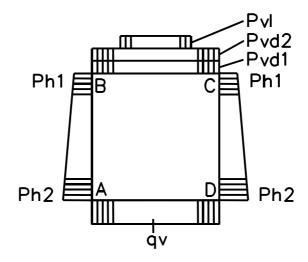
$$P hd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b + \gamma s \times (H1 - t - t b + T1/2 + Ho) \}$$

$$= 13.140 \text{ kN/m}^2$$

- (3) 活荷重
 - ① 輸分布幅 $u = a + 2 \times H1$ = 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

$$q v = P v d1 + P v d2 + \{P v 1 \times u + \gamma c \times (2 \times T 3 \times H_0 + 2 \times C^2)\} / B_0 = 73.350 \text{ kN/m}^2$$

[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

$$\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$$
 = 1.275
 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.275
 $\text{N1} = 2 + \alpha = 3.275, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 3.275$

② 荷 重 項

 $CAD = q v \times B o^2 / 12$ = 12.325 kN·m

CBC =
$$\{2 \times (P \text{ vd1} + P \text{ vd2}) \times B \text{ o}^3 + P \text{ v1} \times u \times (3 \times B \text{ o}^2 - u^2)\} / (24 \times B \text{ o})$$
 = 15.537 kN·m

$$CAB = (Ho^2) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 0.979 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 0.756 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

③ たわみ角

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

$$/(N1 \times N2 - 1) = -5.341 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

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

$$/(N1 \times N2 - 1) = 6.144 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

④ 端モーメント

$$MAB = 2 \times \theta A + \theta B - CAB = -5.516 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MAD = \beta \times \theta A + CAD = 5.516 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MBA = 2 \times \theta B + \theta A + CBA = 7.704 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MBC = \alpha \times \theta B - CBC = -7.704 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

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

$$SXBC = \{(Pvd1 + Pvd2) \times Bo + Pv1 \times u\}/2 - (Pvd1 + Pvd2) \times x = 46.550 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = (Pvd1 + Pvd2) \times Bo^{2}/8$$

$$+ Pv1 \times u \times (Bo/2 - u/4)/2 + MBC = 18.120 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 37.042 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = qv \times Bo^2/8 - MAD = 12.972 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 1.117 kN$$

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

 $-(MAB + MBA)/Ho$
 $-Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho)$ = -4.731 kN

② 曲げモーメント

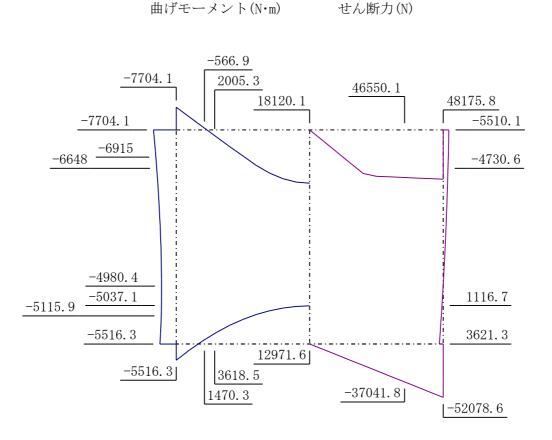
接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

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

上式を用いて x を求めると。 x = 0.308 m

$$\begin{aligned} \mathsf{Mmax} &= \mathsf{S}\,\mathsf{AB} \times \mathbf{x} - \mathsf{P}\,\mathsf{hd2} \times \mathbf{x}^{\,2} / 2 \\ &- (\mathsf{P}\,\mathsf{hd1} - \mathsf{P}\,\mathsf{hd2}) \times \mathbf{x}^{\,3} / (6 \times \mathsf{Ho}) + \mathsf{MAB} \end{aligned} \qquad = -4.980 \ \mathsf{kN} \cdot \mathsf{m}$$

		[/単	位長]	
部材 照査点	距離	曲げモーメント	せん断力	軸力
	x (m)	M (N*m)	S (N)	N (N)
3,S3 端 部	0.060	-7704	48176	5510
頂版 2 パチ始点	0.210	-567	*****	5510
S2 τ 点	0.205	2005	46550	5510
1 中 央	0.710	18120	0	5510
 9, S9 端 部	0.060	-5516	52079	3621
底版 10 パチ始点	0.210	1470	*****	3621
S10 τ 点	0.205	3619	37042	3621
11 中 央	0.710	12972	0	3621
 4, S4 上 端部	1. 070	-7704	-5510	48176
5 上ハンチ点	0.920	-6915	*****	48689
S5 上 τ点	0.935	-6648	-4731	48878
側壁6 中 間	0.308	-4980	0	51024
S7 下 τ 点	0.205	-5037	1117	51377
7 下ハンチ点	0.220	-5116	*****	51565
8, S8 下 端部	0.070	-5516	3621	52079



- 2.2.1 設計荷重 (CASE 2)
 - (1) 頂版自重

$$P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 3.430 \text{ kN/m}^2$$

- (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

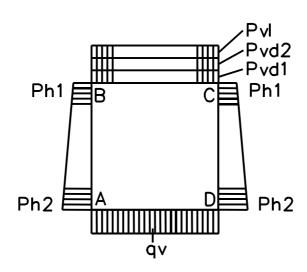
$$\begin{array}{lll} P\,hd1\!=\!K\,a\!\times\! & \{\,\gamma\,a\!\times\!t\!+\!\gamma\,b\!\times\!t\,b \\ & +\gamma\,s\!\times\!(H1\!-\!t\!-\!t\,b\!+\!T1/2)\,\} \,+\!P\,q & = & 7.\,880\,\,k\,N/m^2 \end{array}$$

$$P\,hd2\!=\!K\,a\!\times\! & \{\,\gamma\,a\!\times\!t\!+\!\gamma\,b\!\times\!t\,b \\ & +\gamma\,s\!\times\!(H1\!-\!t\!-\!t\,b\!+\!T1/2\!+\!Ho)\,\} \,+\!P\,q & = & 18.\,140\,\,k\,N/m^2 \end{array}$$

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

 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 13.427 \text{ kN/m}^2$ [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
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1. 275 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1. 275 $\text{N1} = 2 + \alpha = 3.275, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 3.275$
- ② 荷 重 項

 $CAD = q v \times B o^2 / 12 \qquad = 2.256 \text{ kN} \cdot \text{m}$

CBC = $\{(Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo^2\} / 12$ = 1.333 kN·m

 $CAB = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 1.520 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 1.298 \text{ kN} \cdot \text{m}$

③ たわみ角

 $\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = -0.251 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1) = 0.087 \text{ kN} \cdot \text{m}$

④ 端モーメント

 $MAB = 2 \times \theta A + \theta B - CAB = -1.936 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MAD = \beta \times \theta A + CAD = 1.936 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MBA = 2 \times \theta B + \theta A + CBA = 1.221 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MBC = \alpha \times \theta B - CBC = -1.221 \text{ kN} \cdot \text{m}$

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

 $SXBC = (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo/2 - (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times x = 4.005 \text{ kN}$

② 曲げモーメント

 $Mmax = (Pvd1 + Pvd2) \times Bo^{2}/8 + Pv1 \times Bo^{2}/8 + MBC = 0.778 \text{ kN} \cdot \text{m}$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$S XAD = q v \times B o / 2 - q v \times x = -4.010 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = qv \times Bo^{2}/8 - MAD = 1.449 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 5.488 \text{ kN}$$

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = -4.010 \text{ kN}$$

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。

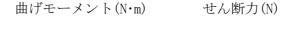
$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^2/(2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 0.581 m

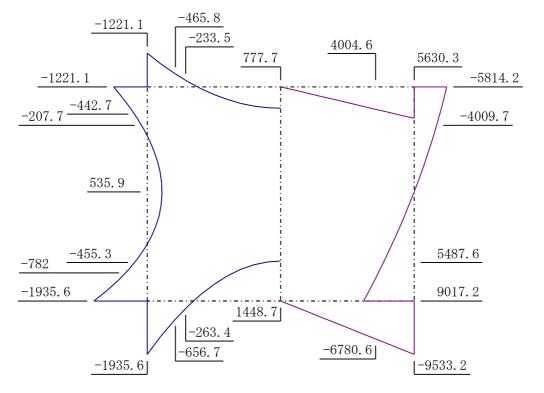
$$M_{\text{max}} = S AB \times x - P hd2 \times x^{2} / 2$$

$$- (P hd1 - P hd2) \times x^{3} / (6 \times Ho) + MAB = 0.536 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

RL438000

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	-1221	5630	5814
	2 ///チ始点	0. 210	-466	******	5814
	S2 τ 点	0. 205	-234	4005	5814
	1 中 央	0. 710	778	0	5814
底版	9, S9 端 部	0. 060	-1936	9533	9017
	10 ///f始点	0. 210	-657	******	9017
	S10 τ 点	0. 205	-263	6781	9017
	11 中 央	0. 710	1449	0	9017
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	1. 070 0. 920 0. 935 0. 581 0. 205 0. 220 0. 070	-1221 -443 -208 536 -455 -782 -1936	-5814 ***** -4010 0 5488 ******	5630 6144 6332 7544 8831 9020 9533





 $= 38.340 \text{ kN/m}^2$

2.3.1 設計荷重 (CASE - 3)

(1) 頂版自重

 $P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 3.430 \text{ kN/m}^2$

- (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

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

$$= 28.080 \text{ kN/m}^{2}$$

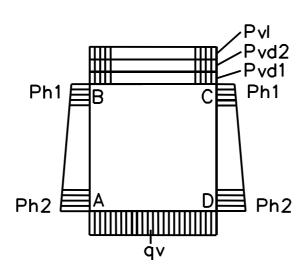
$$Phd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \}$$

- (3) 活荷重
 - ① 輪分布幅 $u = a + 2 \times H2$ = 6.200 m $v = b + 2 \times H2$ = 6.500 m

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

- ② 活荷重 $P1 = 0.4 \times T \times (1 + i) \times \beta$ = 117.000 kN $Pv1 = 2 \times P1/2.75/u$ = 13.724 kN/m²
- (4) 底版反力 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 77.551 kN/m^2$

[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
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.275 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.275 $\text{N1} = 2 + \alpha = 3.275, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 3.275$
- ② 荷 重 項

 $CAD = q v \times B o^2 / 12$ = 13.031 kN·m

CBC = $\{(Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo^2\} / 12$ = 12.108 kN·m

 $CAB = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 3.708 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 3.486 \text{ kN} \cdot \text{m}$

③ たわみ角

 $\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = -4.026 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\}/(N1 \times N2 - 1) = 3.862 \text{ kN} \cdot \text{m}$

④ 端モーメント

 $MAB = 2 \times \theta A + \theta B - CAB = -7.898 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MAD = \beta \times \theta A + CAD = 7.898 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MBA = 2 \times \theta B + \theta A + CBA = 7.184 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $MBC = \alpha \times \theta B - CBC = -7.184 \text{ kN} \cdot \text{m}$

MAB + MAD = 0

MBA + MBC = 0

2.3.3 各部材の断面力 (CASE - 3)

- (1) 頂版
 - ① せん断力

 $SXBC = (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo/2 - (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times x = 36.387 \text{ kN}$

② 曲げモーメント

 $M_{max} = (P_{vd1} + P_{vd2}) \times B_{o^2}/8 + P_{v1} \times B_{o^2}/8 + MBC$ = 10.978 kN·m

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 39.163 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = qv \times Bo^{2}/8 - MAD = 11.649 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho) = 12.861 \text{ kN}$$

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho) = -11.383 kN$$

② 曲げモーメント

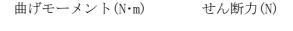
接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

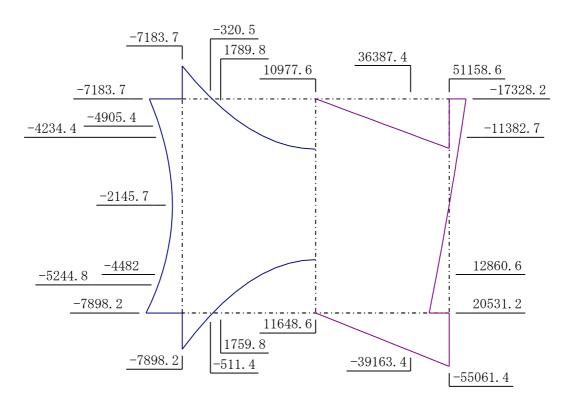
$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^2/(2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 0.574 m

$$\begin{aligned} \mathsf{M}\mathsf{m}\mathsf{a}\mathsf{x} &= \mathsf{S}\mathsf{A}\mathsf{B}\times\mathsf{x} - \mathsf{P}\mathsf{h}\mathsf{d}2\times\mathsf{x}^2/2 \\ &- (\mathsf{P}\mathsf{h}\mathsf{d}1 - \mathsf{P}\mathsf{h}\mathsf{d}2)\times\mathsf{x}^3/(6\times\mathsf{Ho}) + \mathsf{M}\mathsf{A}\mathsf{B} \end{aligned} = -2.146 \ \mathsf{k}\mathsf{N}\cdot\mathsf{m}$$

RL438000

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	-7184	51159	17328
	2 ///f始点	0. 210	-321	******	17328
	S2 τ 点	0. 205	1790	36387	17328
	1 中 央	0. 710	10978	0	17328
底版	9, S9 端 部	0. 060	-7898	55061	20531
	10 ///f始点	0. 210	-511	******	20531
	S10 τ 点	0. 205	1760	39163	20531
	11 中 央	0. 710	11649	0	20531
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	1. 070 0. 920 0. 935 0. 574 0. 205 0. 220 0. 070	-7184 -4905 -4234 -2146 -4482 -5245 -7898	-17328 ****** -11383 0 12861 ****** 20531	51159 51672 51860 53096 54360 54548 55061





- 2.4.1 設計荷重 (CASE 4)
- (1) 頂版自重

$$P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 3.430 \text{ kN/m}^2$$

- (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

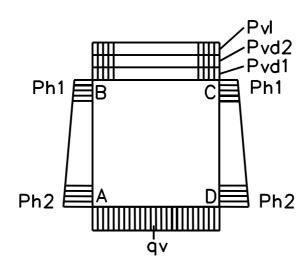
$$Phd1 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2) \} + Pq = 33.080 \text{ kN/m}^{2}$$

$$Phd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2 + Ho) \} + Pq = 43.340 \text{ kN/m}^{2}$$

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

 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 63.827 \text{ kN/m}^2$ [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

$$\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$$
 = 1.275
 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 1.275
 $\text{N1} = 2 + \alpha = 3.275, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 3.275$

② 荷 重 項

 $CAD = q v \times Bo^{2}/12 = 10.725 \text{ kN} \cdot \text{m}$ $CBC = \{(Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo^{2}\}/12 = 9.801 \text{ kN} \cdot \text{m}$ $CAB = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2)/60 = 4.249 \text{ kN} \cdot \text{m}$ $CBA = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1)/60 = 4.027 \text{ kN} \cdot \text{m}$

③ たわみ角

$$\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = -2.775 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1) = 2.610 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

④ 端モーメント

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

2.4.3 各部材の断面力 (CASE - 4)

- (1) 頂版
 - ① せん断力 $SXBC = (Pvd1+Pvd2+Pv1) \times Bo/2-(Pvd1+Pvd2+Pv1) \times x = 29.457 kN$
 - ② 曲げモーメント

$$M_{max} = (P_{vd1} + P_{vd2}) \times B_{o^2}/8 + P_{v1} \times B_{o^2}/8 + MBC = 8.229 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 32.233 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = qv \times Bo^2/8 - MAD = 8.900 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho) = 14.686 kN$$

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = -13.208 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

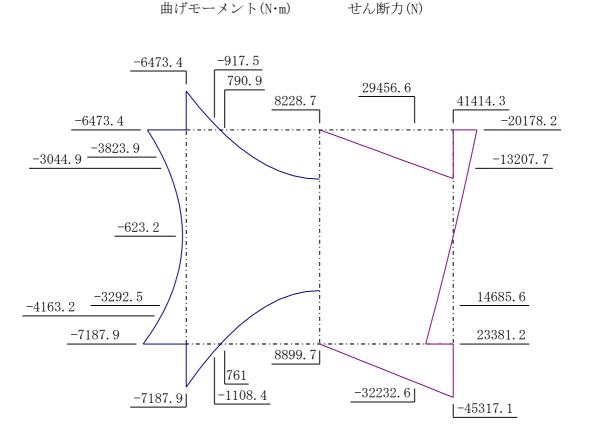
接点間の極値は、せん断力が0となる地点に生じる。

$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^2/(2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 0.574 m

$$\begin{aligned} \mathsf{M}\mathsf{m}\mathsf{a}\mathsf{x} &= \mathsf{S}\mathsf{A}\mathsf{B}\times\mathsf{x} - \mathsf{P}\mathsf{h}\mathsf{d}2\times\mathsf{x}^2/2 \\ &- (\mathsf{P}\mathsf{h}\mathsf{d}1 - \mathsf{P}\mathsf{h}\mathsf{d}2)\times\mathsf{x}^3/(6\times\mathsf{H}\mathsf{o}) + \mathsf{M}\mathsf{A}\mathsf{B} \end{aligned} = -0.623 \ \mathsf{k}\mathsf{N}\cdot\mathsf{m}$$

RL438000

部材	照査点	距 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 2 ///////////////////////////////////	0. 060 0. 210 0. 205 0. 710	-6473 -918 791 8229	41414 ****** 29457 0	20178 20178 20178 20178
底版	9, S9 端 部 10 ////////////////////////////////////	0. 060 0. 210 0. 205 0. 710	-7188 -1108 761 8900	45317 ****** 32233 0	23381 23381 23381 23381
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	1. 070 0. 920 0. 935 0. 574 0. 205 0. 220 0. 070	-6473 -3824 -3045 -623 -3293 -4163 -7188	-20178 ****** -13208 0 14686 ****** 23381	41414 41928 42116 43352 44615 44804 45317



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 $(kN \cdot m)$	N (kN)	e (cm)	c (cm)	Ms (kN⋅m)	CASE M
	端部	-7. 704	5. 510	139. 82	6.00	8. 035	1
頂版	ハンチ始点	-0. 567	5. 510	10. 29	3.50	0.760	1
	中 央	18. 120	5. 510	328.85	3. 50	18. 313	1
	端部	-7. 898	20. 531	38. 47	6.00	9. 130	3
底版	ハンチ始点	1. 470	3. 621	40.60	3.50	1. 597	1
	中 央	12.972	3. 621	358. 20	3. 50	13.098	1
	上端部	-7. 704	48. 176	15. 99	5.00	10. 113	1
	上ハンチ点	-6. 915	48. 689	14. 20	2. 50	8. 132	1
側壁	中間	-4. 980	51. 024	9. 76	2.50	6. 256	1
	下ハンチ点	-5. 116	51. 565	9. 92	2. 50	6. 405	1
	下端部	-7.898	55. 061	14. 34	5.00	10.651	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

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

 ここに、 M : 軸力を考慮した曲げモーメント
 (kN·m/m)

 b : 単位長
 (cm)

 d' : 鉄筋かぶり
 (cm)

 h : 必要部材厚
 (cm)

 n : ヤング係数比
 (15)

4.2 必要鉄筋量

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	点	Ms	必要有効高	必要部材厚	部材厚	必要鉄筋量
		$(kN \cdot m/m)$	d (cm)	d+d' (cm)	T (cm)	$As(cm^2/m)$
\ <u></u>	端部	8. 035	4. 99	8. 49	19. 00	3. 163
頂版	ハンチ始点	0.760	1.54	5. 04	14. 00	0. 125
	中 央	18. 313	7.54	11.04	14.00	12.476
	端部	9. 130	5. 32	8.82	19. 00	2.722
底版	ハンチ始点	1. 597	2. 23	5. 73	14. 00	0.776
	中央	13. 098	6. 38	9.88	14. 00	8. 750
	上端部	10. 113	5. 60	9. 10	17.00	2. 165
	上ハンチ点	8. 132	5. 02	8. 52	12.00	3. 819
側壁	中間	6. 256	4.41	7. 91	12.00	2.011
	下ハンチ点	6. 405	4. 46	7. 96	12.00	2. 108
	下端部	10. 651	5. 75	9. 25	17. 00	2. 024

d+d' < T CHECK OK

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 - 14
 D 10 - 14
 D 16 - 7
 D 10 - 14
 D -0 - 0
 D 10 - 14

 D 0 - 0
 D 0 - 0
 D 13 - 7
 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	σ s'
頂版	端部	100.00	4. 993	4. 308	2.65	103. 4	0.0
	ハンチ始点	100.00	4. 993	4.867	0.35	6. 1	0.0
	中 央	100.00	13.902	4.899	8.43	144.6	0.0
	端部	100.00	4. 993	4.823	2.73	90. 5	0.0
底版	ハンチ始点	100.00	11. 385	4.895	0.74	12.6	0.0
	中 央	100.00	11. 385	4.561	6.40	124. 9	0.0
	上端部	100.00	4. 993	5. 284	3. 26	76. 1	0.0
	上ハンチ点	100.00	4. 993	3.608	6. 18	125.7	0.0
側壁	中間	100.00	4. 993	4.018	4.35	72.8	0.0
	下ハンチ点	100.00	4. 993	3.995	4.47	75. 7	0.0
	下端部	100.00	4. 993	5.496	3.32	72.6	0.0

 $\sigma c < \sigma ca \quad \sigma s < \sigma sa$ 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. 550	4. 005	36. 387	29. 457				
頂版	M	2.005							
τ点	N	5. 510							
	最大	0							
	S	37. 042	6. 781	39. 163	32. 233				
底版	M			1.760					
τ点	N			20. 531					
	最大			0					
	S	-4. 731	-4.010	-11.383	-13. 208				
側壁上	M				-3. 045				
τ点	N				42. 116				
	最大				0				
	S	1. 117	5. 488	12.861	14. 686				
側壁下	M				-3. 292				
τ点	N				44. 615				
	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 τ a に乗じる。

Cn = 1 + Mo/M $Mo = N/Ac \cdot Ic/y$ $fttl, 1 \le Cn \le 2$

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	0.140	0.035	0. 106667	1.400	D16-7	13. 902	1. 303	1.500				
底版 τ 点	0.140	0.035	0. 106667	1.400	D16-3.5	11. 385	1.067	1.500				
					D13-3.5							
側壁上τ点	0. 125	0.035	0.090000	1.400	D10-7	4. 993	0.555	1. 233				
側壁下 τ 点	0. 125	0.035	0.090000	1.400	D10-7	4. 993	0.555	1. 233				

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)	$(kN \cdot m)$	
頂版 τ 点	2.005	5. 510	0.14000	0.000229	0.07000	0. 129	1.064
底版 τ 点	1.760	20. 531	0.14000	0.000229	0.07000	0.480	1. 273
側壁上 τ 点	-3. 045	42. 116	0. 12500	0.000163	0.06250	0.879	1. 289
側壁下 τ 点	-3. 292	44. 615	0. 12500	0.000163	0.06250	0. 931	1. 283

補正した許容せん断応力度

照査位置	τа	補正係数			補正
		Се	Cpt	Cn	τа
頂版 τ 点	0. 270	1.400	1.500	1.064	0. 603
底版 τ 点	0. 270	1.400	1.500	1. 273	0.722
側壁上 τ 点	0. 270	1.400	1. 233	1. 289	0.601
側壁下 τ 点	0.270	1.400	1. 233	1. 283	0.598

せん断応力度の照査

照査位置	照査位置 せん断力		補正	判定
	S	τ	τα	
	(kN)	(N/mm2)	(N/mm2)	
頂版 τ 点	46. 550	0.436	0.603	OK
底版 τ 点	39. 163	0.367	0. 722	OK
側壁上 τ 点	13. 208	0. 147	0.601	OK
側壁下τ点	14. 686	0. 163	0. 598	OK

以上