

○内空寸法 : 内 幅(B) 2500 mm

内 高(H) 1800 mm 長 さ(L) 1500 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) $2500 \times (H) 1800 \times (L) 1500 [mm]$

: $H1 = 0.200 \sim H2 = 3.000 [m]$ 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 : $\gamma c = 24.5 [kN/m^3]$ 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 : 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) : $\beta = 0.9$

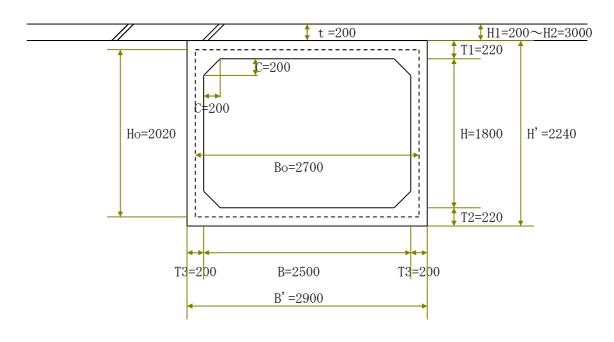
1.8 許容応力度

鉄筋引張応力度 : σ sa = 160 [N/mm²] : $\sigma sy = 295 \left[N/mm^2 \right]$ 鉄筋降伏点応力度

コンクリート

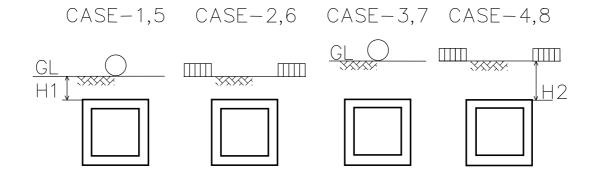
設計基準強度 : $\sigma \, \mathrm{ck} = 35.0 \, [\,\mathrm{N/mm^2}]$ 曲げ圧縮応力度 : $\sigma ca = 11.7 [N/mm^2]$ $\tau a = 0.260 [N/mm^2]$ せん断応力度

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

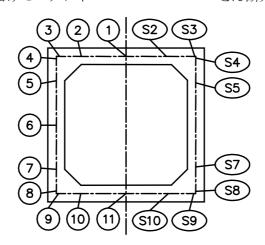
CASE 1, 2, 3, 4は、地下水の影響が無い場合

CASE 5, 6, 7, 8は、地下水の影響が有る場合

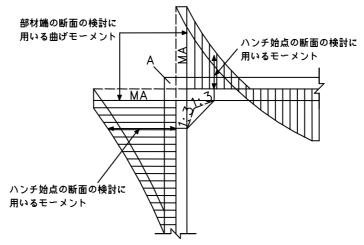
■ 本設計書は、CASE-1, 2, 3, 4 について行う。

2 断面力計算

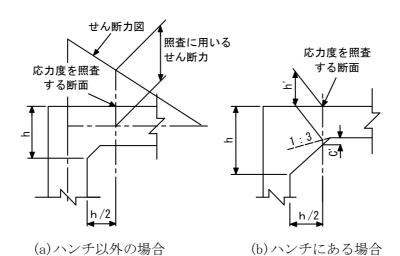
ボックスカルバートの曲げモーメント及びせん断力照査位置 曲げモーメント せん断力



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 C0 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

 $P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 5.390 \text{ kN/m}^2$

- (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

$$Phd1=Ka\times \{\gamma a\times t + \gamma b\times t b + \gamma s\times (H1-t-tb+T1/2)\} = 3.240 \text{ kN/m}^2$$

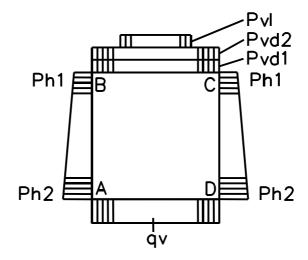
$$P hd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b + \gamma s \times (H1 - t - t b + T1/2 + Ho) \}$$

$$= 21.420 \text{ kN/m}^2$$

- (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

$$\begin{array}{lll} q\,v &= P\,vd1 + P\,vd2 + \{\,P\,v1 \times u + \gamma\ c \\ &\times (2 \times T\,3 \times H\,o + 2 \times C^{\,2})\,\} \,/\,B\,o \end{array} \qquad = 49.\,463\ kN/m^2 \end{array}$$

[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

$$\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$$
 = 0.996
 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 0.996
 $\text{N1} = 2 + \alpha = 2.996, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 2.996$

② 荷 重 項

 $CAD = q v \times B o^2 / 12$ = 30.049 kN·m

CBC =
$$\{2 \times (P \text{ vd1} + P \text{ vd2}) \times B \text{ o}^3 + P \text{ v1} \times u \times (3 \times B \text{ o}^2 - u^2)\} / (24 \times B \text{ o})$$
 = 34.254 kN·m

$$CAB = (Ho^2) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60 = 4.811 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60 = 3.574 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

③ たわみ角

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

$$/(N1 \times N2 - 1) = -13.328 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

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

$$/(N1 \times N2 - 1) = 14.690 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

④ 端モーメント

$$MAB = 2 \times \theta A + \theta B - CAB = -16.777 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MAD = \beta \times \theta A + CAD = 16.777 kN \cdot m$$

$$MBA = 2 \times \theta B + \theta A + CBA = 19.626 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$MBC = \alpha \times \theta B - CBC$$
 = -19.626 kN·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

$$SXBC = \{(Pvd1 + Pvd2) \times Bo + Pv1 \times u\} / 2 - (Pvd1 + Pvd2) \times x = 52.831 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

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

$$+ Pv1 \times u \times (Bo/2 - u/4)/2 + MBC = 40.441 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 51.441 kN$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = q v \times B o^2 / 8 - MAD = 28.296 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 7.896 kN$$

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

 $-(MAB + MBA)/Ho$
 $-Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho)$ = -9.367 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。

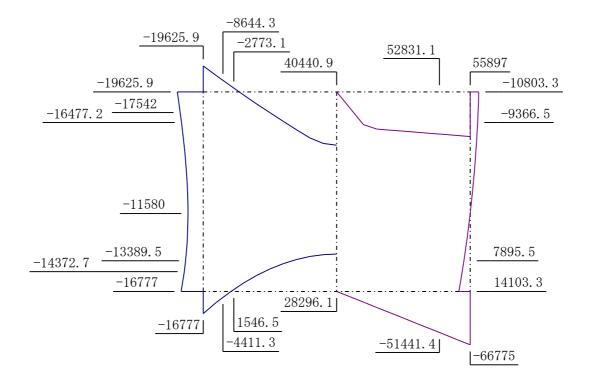
$$Sx = SAB-Phd2 \times x - (Phd1-Phd2) \times x^2 / (2 \times Ho) = 0$$

上式を用いて x を求めると。 x = 0.789 m

$$\begin{aligned} \mathsf{Mmax} &= \mathsf{S}\,\mathsf{AB} \times \mathbf{x} - \mathsf{P}\,\mathsf{hd2} \times \mathbf{x}^{\,2} / 2 \\ &- (\mathsf{P}\,\mathsf{hd1} - \mathsf{P}\,\mathsf{hd2}) \times \mathbf{x}^{\,3} / (6 \times \mathsf{Ho}) + \mathsf{MAB} \end{aligned} \qquad = -11.580 \; \mathsf{kN} \cdot \mathsf{m}$$

		[/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. 100	-19626	55897	10803
頂版 2 パチ始点	0.300	-8644	*****	10803
S2 τ 点	0.310	-2773	52831	10803
1 中 央	1. 350	40441	0	10803
 9, S9 端 部	0. 100	-16777	 66775	14103
底版 10 パチ始点	0.300	-4411	*****	14103
S10 τ 点	0.310	1547	51441	14103
11 中 央	1. 350	28296	0	14103
4, S4 上 端部	1. 910	-19626	-10803	55897
5 上ハンチ点	1.710	-17542	*****	56974
S5 上 τ 点	1.710	-16477	-9367	57566
側壁6 中 間	0.789	-11580	0	62526
S7 下 τ 点	0.310	-13390	7896	65106
7 下ハンチ点	0.310	-14373	*****	65698
8,S8 下 端部	0. 110	-16777	14103	66775





- 2.2.1 設計荷重 (CASE 2)
 - (1) 頂版自重

$$P vd1 = \gamma c \times T1$$
 = 5.390 kN/m²

- (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

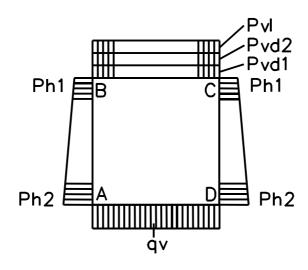
② 水平土圧

$$\begin{array}{lll} P\,hd1\!=\!K\,a\!\times\! & \{\,\gamma\,a\!\times\!t\!+\!\gamma\,b\!\times\!t\,b \\ & +\gamma\,s\!\times\!(H1\!-\!t\!-\!t\,b\!+\!T1/2)\,\} & +P\,q \end{array} \\ = & 8.\,240\ kN/m^2 \\ P\,hd2\!=\!K\,a\!\times\! & \{\,\gamma\,a\!\times\!t\!+\!\gamma\,b\!\times\!t\,b \\ & +\gamma\,s\!\times\!(H1\!-\!t\!-\!t\,b\!+\!T1/2\!+\!Ho)\,\} & +P\,q \end{array} \\ = & 26.\,420\ kN/m^2 \end{array}$$

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

 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 17.948 \text{ kN/m}^2$ [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
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 0.996 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 0.996 $\text{N1} = 2 + \alpha = 2.996, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 2.996$
- ② 荷 重 項

$CAD = q v \times B o^2 / 12$	=	10.903 kN·m
$CBC = \{(Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo^2\} / 12$	=	6.008 kN·m
$CAB = (Ho^2) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2) / 60$	=	6.511 kN·m
$CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60$	=	5.275 kN·m

③ たわみ角

$$\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1) = -1.742 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1) = 0.826 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

④ 端モーメント

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

MBA + MBC = 0

2.2.3 各部材の断面力 (CASE - 2)

- (1) 頂版
 - ① せん断力

 $SXBC = (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo/2 - (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times x = 10.286 \text{ kN}$

② 曲げモーメント

 $Mmax = (Pvd1 + Pvd2) \times Bo^{2}/8 + Pv1 \times Bo^{2}/8 + MBC = 3.827 \text{ kN} \cdot \text{m}$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$S XAD = q v \times B o / 2 - q v \times x = -9.484 kN$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = q v \times B o^{2}/8 - MAD = 7.186 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 14.778 \text{ kN}$$

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2} / (2 \times Ho) = -9.484 \text{ kN}$$

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 = 1.036 m

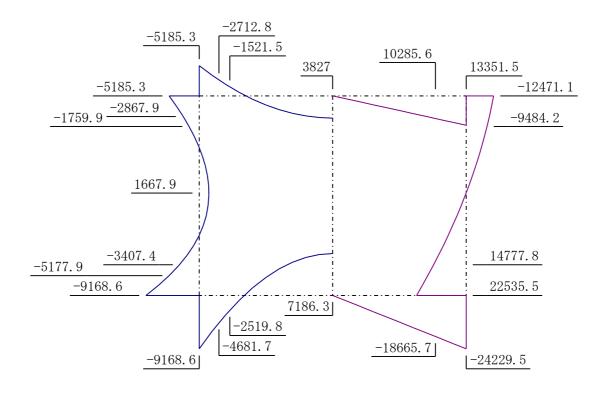
$$M_{\text{max}} = S_{\text{AB}} \times x - P_{\text{hd2}} \times x^{2}/2$$

$$- (P_{\text{hd1}} - P_{\text{hd2}}) \times x^{3}/(6 \times H_{\text{o}}) + M_{\text{AB}}$$
= 1.668 kN·m

SM408000

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	0. 100	-5185	13352	12471
	2 //νf始点	0. 300	-2713	******	12471
	S2 τ 点	0. 310	-1522	10286	12471
	1 中 央	1. 350	3827	0	12471
底版	9, S9 端 部	0. 100	-9169	24230	22536
	10 ///f始点	0. 300	-4682	******	22536
	S10 τ 点	0. 310	-2520	18666	22536
	11 中 央	1. 350	7186	0	22536
側壁	4, S4 上 端部	1. 910	-5185	-12471	13352
	5 上/ンチ点	1. 710	-2868	******	14429
	S5 上 τ 点	1. 710	-1760	-9484	15021
	6 中 間	1. 036	1668	0	18651
	S7 下 τ 点	0. 310	-3407	14778	22560
	7 下/ンチ点	0. 310	-5178	******	23153
	8, S8 下 端部	0. 110	-9169	22536	24230





2.3.1 設計荷重 (CASE - 3)

(1) 頂版自重

 $P vd1 = \gamma c \times T1 \qquad = 5.390 \text{ kN/m}^2$

- (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

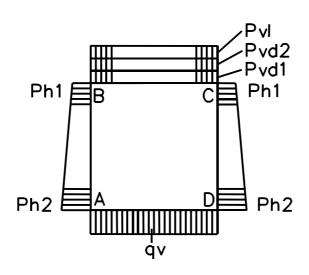
$$Phd1 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2) \} = 28.440 \text{ kN/m}^{2}$$

$$Phd2 = Ka \times \{ \gamma a \times t + \gamma b \times t b \\ + \gamma s \times (H2 - t - t b + T1/2 + Ho) \} = 46.620 \text{ kN/m}^{2}$$

(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 = 117.000 kN $= 13.724 \text{ kN/m}^2$
- (4) 底版反力 $q \, v = P \, v d1 + P \, v d2 + P \, v 1 + \gamma \, c \times (2 \times T \, 3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo \qquad = 82.072 \, \, kN/m^2$

[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
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 0.996 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 0.996 $\text{N1} = 2 + \alpha = 2.996, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 2.996$
- ② 荷 重 項

$$CAD = q v \times B o^{2} / 12 = 49.859 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CBC = \{ (P vd1 + P vd2 + P v1) \times B o^{2} \} / 12 = 44.964 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CAB = (Ho^{2}) \times (2 \times P hd1 + 3 \times P hd2) / 60 = 13.380 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$CBA = (Ho^{2}) \times (2 \times P hd2 + 3 \times P hd1) / 60 = 12.143 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

③ たわみ角

$$\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1)$$
 = -17.819 kN·m
 $\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1)$ = 16.904 kN·m

④ 端モーメント

MBA + MBC = 0

$$\begin{aligned} \text{MAB} &= 2 \times \theta \, \text{A} + \theta \, \text{B} - \text{CAB} \\ \text{MAD} &= \beta \times \theta \, \text{A} + \text{CAD} \\ \text{MBA} &= 2 \times \theta \, \text{B} + \theta \, \text{A} + \text{CBA} \end{aligned} \qquad = 32.115 \, \, \text{kN} \cdot \text{m} \\ \text{MBA} &= 2 \times \theta \, \text{B} + \theta \, \text{A} + \text{CBA} \\ \text{MBC} &= \alpha \times \theta \, \text{B} - \text{CBC} \\ \text{MAB} + \text{MAD} &= 0 \end{aligned}$$

2.3.3 各部材の断面力 (CASE - 3)

- (1) 頂版
 - ① せん断力

$$SXBC = (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo/2 - (Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times x = 76.975 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$M_{max} = (P_{vd1} + P_{vd2}) \times B_0^2 / 8 + P_{v1} \times B_0^2 / 8 + MBC = 39.314 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 85.355 kN$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = qv \times Bo^2/8 - MAD = 42.674 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^{2}/(2 \times Ho) = 28.918 \text{ kN}$$

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

 $- (MAB + MBA)/Ho$
 $- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho)$ = -23.624 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。

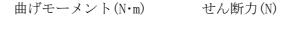
$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^2/(2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 1.022 m

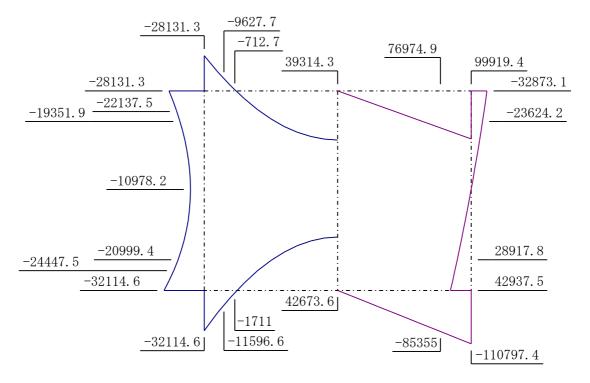
$$M_{\text{max}} = S AB \times x - P hd2 \times x^{2}/2$$

$$- (P hd1 - P hd2) \times x^{3}/(6 \times H_{0}) + MAB = -10.978 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

SM408000

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 2 ハンチ始点	0. 100 0. 300	-28131 -9628	99919 *****	32873 32873
J.J.I.I.X	S2 τ 点	0. 300	-9628 -713	76975	32873
	1 中央	1. 350	39314	0	32873
	9, S9 端 部	0. 100	-32115	110797	42938
底版	10 ハンチ始点	0.300	-11597	*****	42938
	S10 τ 点	0.310	-1711	85355	42938
	11 中 央	1.350	42674	0	42938
	4, S4 上 端部	1. 910	-28131	-32873	99919
	5 上ハンチ点	1.710	-22138	*****	100996
	S5 上 τ点	1.710	-19352	-23624	101589
側壁	6 中 間	1.022	-10978	0	105294
	S7 下 τ 点	0.310	-20999	28918	109128
	7 下ハンチ点	0.310	-24448	*****	109720
	8,88 下端部	0.110	-32115 	42938	110797





- 2.4.1 設計荷重 (CASE 4)
- (1) 頂版自重

$$P vd1 = \gamma c \times T1$$
 = 5.390 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

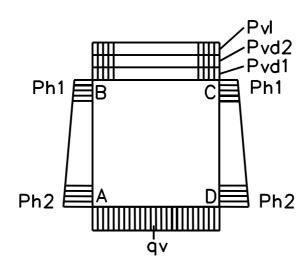
② 水平土圧

$$\begin{aligned} \text{Phd1} &= \text{Ka} \times \ \{ \ \gamma \ \text{a} \times \ \text{t} + \gamma \ \text{b} \times \ \text{t} \ \text{b} \\ &+ \gamma \ \text{s} \times (\text{H2} - \ \text{t} - \ \text{t} \ \text{b} + \text{T1} / 2) \} \ + \text{Pq} \end{aligned} \qquad = 33.440 \ \text{kN/m}^2 \\ \text{Phd2} &= \text{Ka} \times \ \{ \ \gamma \ \text{a} \times \ \text{t} + \gamma \ \text{b} \times \ \text{t} \ \text{b} \\ &+ \gamma \ \text{s} \times (\text{H2} - \ \text{t} - \ \text{t} \ \text{b} + \text{T1} / 2 + \text{Ho}) \} \ + \text{Pq} \end{aligned} \qquad = 51.620 \ \text{kN/m}^2 \end{aligned}$$

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

 $qv = Pvd1 + Pvd2 + Pv1 + \gamma c \times (2 \times T3 \times Ho + 2 \times C^2) / Bo = 68.348 \text{ kN/m}^2$ [荷重図]



 $= 13.843 \text{ kN} \cdot \text{m}$

 $= -24.802 \text{ kN} \cdot \text{m}$

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
 - $\alpha = (\text{Ho} \times \text{T1}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 0.996 $\beta = (\text{Ho} \times \text{T2}^3) / (\text{Bo} \times \text{T3}^3)$ = 0.996 $\text{N1} = 2 + \alpha = 2.996, \quad \text{N2} = 2 + \beta = 2.996$
- ② 荷 重 項

 $CAD = q v \times Bo^{2}/12 = 41.521 \text{ kN} \cdot \text{m}$ $CBC = \{(Pvd1 + Pvd2 + Pv1) \times Bo^{2}\}/12 = 36.626 \text{ kN} \cdot \text{m}$ $CAB = (Ho^{2}) \times (2 \times Phd1 + 3 \times Phd2)/60 = 15.080 \text{ kN} \cdot \text{m}$

③ たわみ角

 $\theta A = \{N1 \times (CAB - CAD) - (CBC - CBA)\} / (N1 \times N2 - 1)$ = -12.790 kN·m $\theta B = \{N2 \times (CBC - CBA) - (CAB - CAD)\} / (N1 \times N2 - 1)$ = 11.874 kN·m

④ 端モーメント

MAB + MAD = 0

 $MBC = \alpha \times \theta B - CBC$

 $CBA = (Ho^2) \times (2 \times Phd2 + 3 \times Phd1) / 60$

MBA + MBC = 0

2.4.3 各部材の断面力 (CASE - 4)

- (1) 頂版
 - ① せん断力 $SXBC = (Pvd1+Pvd2+Pv1) \times Bo/2-(Pvd1+Pvd2+Pv1) \times x = 62.702 kN$
 - ② 曲げモーメント

$$M_{\text{max}} = (P_{\text{vd1}} + P_{\text{vd2}}) \times B_{\text{o}^2} / 8 + P_{\text{v1}} \times B_{\text{o}^2} / 8 + MBC = 30.137 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

- (2) 底 版
 - ① せん断力

$$SXAD = qv \times Bo/2 - qv \times x = 71.082 \text{ kN}$$

② 曲げモーメント

$$Mmax = qv \times Bo^2/8 - MAD = 33.497 kN \cdot m$$

- (3) 側壁
 - ① せん断力

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

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

$$- Phd2 \times x + (Phd2 - Phd1) \times x^2/(2 \times Ho) = 32.418 \text{ kN}$$

S XBA =
$$P hd1 \times Ho/2 + (P hd2 - P hd1) \times Ho/3$$

 $-(MAB + MBA)/Ho$
 $-P hd2 \times x + (P hd2 - P hd1) \times x^2/(2 \times Ho)$ = -27.124 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。

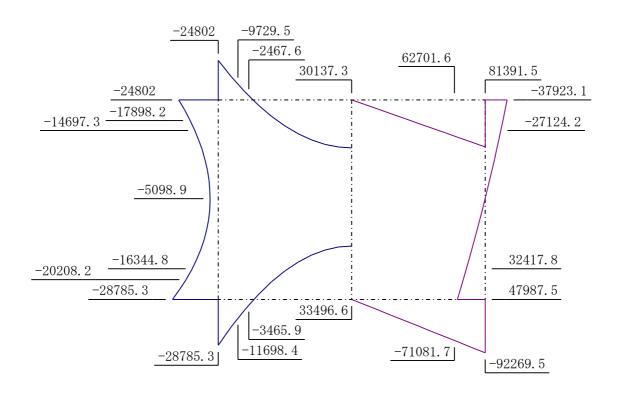
$$Sx = SAB - Phd2 \times x - (Phd1 - Phd2) \times x^2/(2 \times Ho)$$
 = 0
上式を用いて x を求めると。 x = 1.020 m

$$\begin{aligned} \mathsf{M}\mathsf{m}\mathsf{a}\mathsf{x} &= \mathsf{S}\,\mathsf{A}\mathsf{B}\times\mathsf{x} - \mathsf{P}\,\mathsf{h}\mathsf{d}2\times\mathsf{x}^{\,2}/2 \\ &- (\mathsf{P}\,\mathsf{h}\mathsf{d}1 - \mathsf{P}\,\mathsf{h}\mathsf{d}2)\times\mathsf{x}^{\,3}/(6\times\mathsf{H}\mathsf{o}) + \mathsf{M}\mathsf{A}\mathsf{B} \end{aligned} \qquad = \quad -5.\;099\;\;\mathsf{k}\,\mathsf{N}\cdot\mathsf{m}$$

SM408000

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)
*******	3, S3 端 部	0. 100	-24802	81392	37923
頂版	2 ハンチ始点	0.300	-9730	*****	37923
	S2 τ 点	0.310	-2468	62702	37923
	1 中央	1. 350	30137	0	37923
底版	9, S9 端 部 10 パチ始点 S10 τ 点 11 中 央	0. 100 0. 300 0. 310 1. 350	-28785 -11698 -3466 33497	92270 ****** 71082 0	47988 47988 47988 47988
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. 910 1. 710 1. 710 1. 020 0. 310 0. 310 0. 110	-24802 -17898 -14697 -5099 -16345 -20208 -28785	-37923 ****** -27124 0 32418 ****** 47988	81392 82469 83061 86777 90600 91193 92270





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	-28. 131	32. 873	85. 58	10.83	31. 693	3
頂版	ハンチ始点	-8. 644	10. 803	80. 02	7. 50	9. 455	1
	中 央	40. 441	10.803	374. 34	7. 50	41. 251	1
	端部	-32. 115	42. 938	74. 79	10.83	36. 766	3
底版	ハンチ始点	-11. 597	42. 938	27. 01	7. 50	14.817	3
	中 央	42.674	42. 938	99. 39	7.50	45.894	3
	上端部	-28. 131	99. 919	28. 15	9.83	37. 957	3
	上ハンチ点	-22. 137	100. 996	21. 92	6. 50	28. 702	3
側壁	中間	-11.580	62. 526	18. 52	6. 50	15.644	1
	下心疗点	-24. 448	109. 720	22. 28	6. 50	31. 579	3
	下端部	-32.115	110. 797	28. 98		43.010	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

$$k = n \times \sigma ca / (n \times \sigma ca + \sigma sa) = 0.523$$

 $c1 = \sqrt{[6 / \sigma ca / (3 - k) / k]} = 0.629$

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

 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)

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

$$\sigma c^3 + [3 \times \sigma sa / (2 \times n) - 3 \times N \times (e + c) / (b \times da^2)] \times \sigma c^2$$
 $- 6 \times N \times (e + c) / (n \times b \times da^2) \times \sigma sa \times \sigma c$
 $- 3 \times N \times (e + c) / (N2 \times b \times da^2) \times \sigma sa^2 = 0$
上式を解いて σc を求める。また $da = T - d'$ とする。

 $:: s = n \times \sigma c / (n \times \sigma c \times \sigma sa)$

部材	点	Ms	Ms 必要有効高		部材厚	必要鉄筋量
		$(kN \cdot m/m)$	d (cm)	d+d' (cm)	T (cm)	$As(cm^2/m)$
	端部	31. 693	11. 20	14. 70	28. 67	6. 607
頂版	ハンチ始点	9. 455	6. 12	9. 62	22. 00	2.759
	中 央	41. 251	12.78	16. 28	22.00	15. 383
	端部	36. 766	12.06	15. 56	28. 67	7. 432
底版	ハンチ始点	14. 817	7. 66	11. 16	22. 00	2. 791
	中 央	45.894	13.48	16. 98	22.00	15. 300
	上端部	37. 957	12. 26	15.76	26.67	5. 209
	上ハンチ点	28. 702	10.66	14. 16	20.00	6. 116
側壁	中間	15.644	7.87	11.37	20.00	2.654
	下心チ点	31. 579	11. 18	14. 68	20.00	6. 894
	下端部	43. 010	13. 05	16. 55	26. 67	6. 138
				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

$$\begin{array}{l} \sigma\,c \,=\, N \,\,/\,\, \{b \,\,\times\,\, x \,\,/\,\, 2 \,-\,\, n \,\,\times\,\, As \,\,/\,\, x \,\,(\,c \,\,+\,\, T \,\,/\,\, 2 \,-\,\, x)\}\\ \sigma\,s \,=\, n \,\,\times\,\, \sigma\,c \,\,/\,\, x \,\,\times\,\, (\,c \,\,+\,\, T \,\,/\,\, 2 \,\,-\,\, x) \end{array}$$

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 - 12
 D 13 - 12
 D 16 - 12
 D 13 - 12
 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	σ s'
	端部	100.00	10. 136	8.200	3.45	106. 9	0.0
頂版	ハンチ始点	100.00	10. 136	6.653	1.75	46.6	0.0
	中 央	100.00	15.888	7.423	6.94	155. 2	0.0
	端部	100.00	10. 136	8. 327	3.94	119.6	0.0
底版	ハンチ始点	100.00	10. 136	7.777	2.40	49.5	0.0
	中 央	100.00	15.888	7.757	7.44	154. 5	0.0
	上端部	100.00	10. 136	9.408	4.03	88.4	0.0
	上ハンチ点	100.00	10. 136	7.396	5.53	102. 1	0.0
側壁	中間	100.00	10. 136	7.746	2.90	49.2	0.0
	下ハンチ点	100.00	10. 136	7.365	6.11	113.6	0.0
	下端部	100.00	10. 136	9.330	4.60	102.3	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	52.831	10. 286	76. 975	62. 702				
頂版	M			-0.713					
τ点	N			32.873					
	最大			0					
	S	51. 441	18.666	85. 355	71. 082				
底版	M			-1.711					
τ点	N			42. 938					
	最大			0					
	S	-9. 367	-9.484	-23.624	-27. 124				
側壁上	M				-14. 697				
τ 点	N				83.061				
	最大				0				
	S	7.896	14. 778	28. 918	32. 418				
側壁下	M				-16. 345				
τ点	N				90.600				
	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。

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. 220	0.035	0. 185000	1.400	D13-8	10. 136	0.548	1. 229
底版 τ 点	0. 220	0.035	0. 185000	1.400	D13-8	10. 136	0.548	1. 229
側壁上 τ 点	0. 200	0.035	0. 165000	1.400	D13-8	10. 136	0.614	1. 268
側壁下 τ 点	0.200	0.035	0. 165000	1.400	D13-8	10. 136	0.614	1.268

補正係数③を求める。

照査位置	M	N	Ac	Ic	У	Mo	Cn
	(kN • m)	(kN)	(m2)	(m4)	(m)	$(kN \cdot m)$	
頂版τ点	-0.713	32. 873	0. 22000	0.000887	0.11000	1. 205	2.000
底版 τ 点	-1.711	42. 938	0. 22000	0.000887	0.11000	1. 574	1.920
側壁上 τ 点	-14. 697	83. 061	0.20000	0.000667	0.10000	2.770	1. 188
側壁下 τ 点	-16. 345	90.600	0.20000	0.000667	0.10000	3. 022	1. 185

補正した許容せん断応力度

照査位置	τα		補正		
		Се	Cpt	Cn	τа
頂版τ点	0. 260	1.400	1. 229	2.000	0.895
底版 τ 点	0.260	1.400	1. 229	1. 920	0.859
側壁上 τ 点	0. 260	1.400	1. 268	1. 188	0. 549
側壁下 τ 点	0.260	1.400	1. 268	1. 185	0. 547

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	76. 975	0.416	0.895	OK			
底版 τ 点	85. 355	0. 461	0.859	OK			
側壁上 τ 点	27. 124	0. 164	0. 549	OK			
側壁下 τ 点	32. 418	0. 196	0. 547	OK			

以上